HOVEDOPPGAVE

STABILITETSANALYSE AV PARALLELL KRAFT/POSISJONSSTYRING FOR MANIPULATORER

Jan Tommy Gravdahl



Universitetet i Trondheim NORGES TEKNISKE HØGSKOLE Institutt for teknisk kybernetikk

> TRONDHEIM Januar 1994

Eiendomsrett

Denne hovedoppgaven er Norges Tekniske Høgskoles eiendom og kan av Høgskolen benyttes til undervisning og forskningsformål. Arbeidet kan ikke utnyttes til andre formål, for eksempel økonomiske, uten etter avtale mellom de interesserte parter.

Erklæring

Jeg erklærer herved at hovedoppgaven er utført selvstendig og i samsvar med eksamensreglementet ved Norges Tekniske Høgskole.

Trondheim 14. januar 1993

Jan Tommy Gravdahl

Forord

Denne hovedoppgaven ble gitt ved Institutt for Teknisk Kybernetikk, NTH, høsten 1993, og faglærer under arbeidet har vært Professor Olav Egeland.

Arbeidet med oppgaven har vært interessant og har gitt meg innblikk i kraftstyring og stabilitetsanalyse av ulineære systemer. Jeg har også lært en god del ny matematikk.

Til slutt vil jeg takke Olav Egeland for veiledning og gutta på rom B-109 for godt arbeidsmiljø.

Trondheim 14. januar 1993

Jan Tommy Gravdahl

Sammendrag

Denne hovedoppgaven tar for seg kraftstyring av robotmanipulatorer. Dette er et problem det har blitt gitt mange løsninger på, og en av de siste er presentert i [Chiaverini og Siciliano 1991] og er kalt "Parallell kraft/posisjonsstyring"

Denne kraftstyringsmetoden er utviklet for å styre posisjon og kontaktkraft for en manipulator med tre frihetsgrader. Det var ønskelig å utvide denne metoden til også å kunne bli brukt på manipulatorer med seks frihetsgrader, slik at også orientering og kontaktmoment kan tas hensyn til og reguleres.

I denne hovedoppgaven presenterer vi matematiske hjelpemideler som gjør en slik utvidelse mulig. Reguleringen foretas i robotens oppgaverom og i den forbindelelse anvendes skruer for å beskrive hastigheter, forflytninger og krefter. Robotens kinematikk beskrives på den spesielle euklidske gruppe, SE(3), og robotgriperens orientering parametriseres med Eulerparametre. Regulatoren er av PID-type med PD-virkning på posisjon og PI-virkning på kraft.

Robotens dynamiske ligninger, modell av kontaktkreftene, regulator og robotkinematikken kobles så sammen til en kompakt modell etter samme mønster som modellen i tre frihetsgrader.

Til slutt foreslås en Lyapunovfunksjonskandidat for å analysere stabiliteten til systemet. Vi viser at denne Lyapunovfunksjonskandidaten er en Lyapunovfunksjon for kraftstyringssystemet og ved hjelp av LaSalles teorem beviser vi at systemet er asymptotisk stabilt.

Innhold

Forord								
Sammendrag								
1	Innledning							
	1.1	Bakgr	unn	1				
	1.2	Relate	ert arbeid	2				
	1.3	Organ	nisering av hovedoppgaven	2				
2	Teo	retisk	grunnlag	4				
	2.1	Den s	pesielle Euklidske gruppe, $SE(3)$	4				
		2.1.1	Definisjon av $SE(3)$	4				
		2.1.2	Tangentrommet $se(3)$	10				
		2.1.3	Det duale tangentrommet $se^*(3)$	12				
		2.1.4	Skruer	13				
2.2 Eulerparametre		Euler	parametre	15				
		2.2.1	Parametrisering av $SO(3)$	15				
		2.2.2	Sammensatte rotasjoner	16				
		2.2.3	Kinematiske differerensialligninger for eulerparametre	16				
	2.3	Konta	uktkrefter	18				
		2.3.1	Stivhetsmatriser	18				
		2.3.2	Spesifisering av kontaktkonfigurasjon	20				
		2.3.3	Stivhetsmetrikk og invarians	22				
		2.3.4	Dekomponering av hastighet	24				

	2.4	Dynamisk modell for robotmanipulator	7							
	2.5	Oppgavekoordinater	9							
2.6		Lyapunovteori								
	2.7	Lyapunovfunksjoner med kryssledd	2							
	2.8	Regulering og stabilitetsanalyse på $SE(3)$	4							
		2.8.1 Posisjonsdelen	5							
		2.8.2 Rotasjonsdelen	6							
		2.8.3 Konklusjon	7							
3	Par	Parallell Kraft/posisjonsstyring i 3 DOF 3								
	3.1	Dynamisk robotmodell	8							
	3.2	Modell av kontaktkraft	8							
	3.3	Parallell regulering i 3 DOF	2							
		3.3.1 PID-regulator	2							
		3.3.2 Stasjonære tilstander	2							
	3.4	Totalmodell for manipulator/regulator	4							
4	Stal	Stabilitetsanalyse i 3 DOF 4								
	4.1	Valg av LFK	7							
	4.2	Beregning og begrensning av V	7							
	4.3	Beregning og begrensning av \dot{V}	8							
	4.4	Konklusjon	9							
5	Par	arallell Kraft/posisjonsstyring i 6 DOF 51								
	5.1	1 Dynamisk robotmodell								
	5.2	Modell av kontaktkraft	2							
	5.3	Regulator	3							
		5.3.1 PID-regulator	3							
		5.3.2 Stasjonære tilstander	4							
	5.4	Totalmodell for manipulator/regulator	8							

6	Stabilitetsanalyse i 6 DOF				
	6.1 Valg av LFK		62		
	6.2 Beregning og begrensning av V				
		6.2.1 Beregning og begrensning av V med full vektmatrise $\ldots \ldots$	63		
		6.2.2 Be regning og begrensning av V med diagonal vekt matrise	65		
	6.3	Beregning av \dot{V}	67		
	6.4 Begrensning av \dot{V}				
	6.5	Diskusjon og Konklusjon	75		
7	Kon	ıklusjon	78		
\mathbf{A}	Beregning av E				
в	Matrisen PF				
\mathbf{C}	Begrensning av produkter C				

Kapittel 1

Innledning

1.1 Bakgrunn

Kraftstyring av robotmanipulatorer omfatter styring av den kraft manipulatoren utøver på sine omgivelser samt styring av robot-griperens posisjon.

Dette problemet er omtalt i en mengde artikler og lærebøker og mange forskjellige løsninger er blitt presentert. En oversikt over forskjellige metoder er presentert i [Whitney 1987].

Et grunnleggende problem med kraftstyring er at det, som regel, ikke er fysisk mulig å kunne styre både kontaktkraft og posisjon til ønsket verdi samtidig. En av de mest utbredte metodene, hybrid kraftstyring, benytter seg av såkalte utvelgelsesmatriser for å styre kraft og posisjon hver for seg. Et problem med dette er at man må ha eksakt kunskap om geometrien til omgivelsene for å kunne spesifisere utvelgelsesmatrisene. Dette vanskeliggjør styring i tilfeller der roboten støter inn i uforutsette hindringer.

En konseptuell ny metode for kraftstyring kalt parallell kraft/posisjonsstyring ble presentert i [Chiaverini og Siciliano 1991] og [Chiaverini, Siciliano og Villani 1992]. Her brukes ingen utvelgelsesmatriser og kraft og posisjonspådrag adderes i regulatoren slik at vi får en paralell struktur. Denne regulatorstrukturen er også benyttet til overflatefølging i [Chiaverini og Sciavicco 1992] og i [Siciliano og Villani 1992] er en adaptiv versjon er presentert og analysert.

Felles for modelleringen i [Chiaverini og Siciliano 1991], [Chiaverini, Siciliano og Villani 1992], [Chiaverini og Sciavicco 1992] og [Siciliano og Villani 1992] er at manipulatoren som reguleres og analyseres har tre frihetsgrader og det er posisjon og kontaktkraft som styres.

I denne hovedoppgaven skal vi utvikle og bevise stabilitet av en parallell regulatorstruktur for å styre robotgriperens posisjon/orientering og kontaktkraft/moment for en robotmanipulator med seks frihetsgrader.

I denne forbindelse beskrives griperens hastighet med en *hastighetsskrue* (eng.:twist) og kontaktkraften/momentet med en *kraftskrue* (eng.:wrench), mens kinematikken beskrives

på den spesielle euklidske gruppe, SE(3) og orienteringen parametriseres med Euler-parametre.

Et stort problem med hybrid-regulering har vært den feilaktige bruken av ortogonalitet i forbindelse med twister og wrencher [Duffy 1990]. Vi vil i denne hovedoppgaven bygge opp et matematisk grunnlag for modelleringen av systemet bestående av manipulator, kontaktwrench, konfigurasjon i SE(3) og parallell regulator, og vi vil bruke begrepet \mathcal{K} ortogonalitet som definert i [DeShutter og Bruyninckx 1992] for å unngå feilene beskrevet i [Duffy 1990].

1.2 Relatert arbeid

Under arbeidet med hovedoppgaven skrev undertegnede og professor Olav Egeland i samarbeid med Stefano Chiaverini og Bruno Siciliano en artikkel,

[Gravdahl, Egeland, Chiaverini og Siciliano], som er innsendt til Symposium on Robot Control, (SY.RO.CO.'94), Capri i Italia, 19.–21. september 1994. Artikkelen har tittelen "Stability analysis in 6 DOF of force/position control of robot manipulators".

1.3 Organisering av hovedoppgaven

Hovedoppgaven er organisert på følgende måte:

• Kapittel 2

Her presenteres og definers en mengde matematiske begreper som skal brukes i modelleringen av kraftstyringssystemet og den påfølgende stabilitetsanalysen. Noen sentrale emner er SE(3), tangentrommmene se(3) og $se^*(3)$, skruer, Eulerparametere, kontaktkrefter, Lyapunovstabilitet og Lyapunovfunksjoner med kryssledd.

• Kapittel 3

Den parallelle kraft/posisjons
regulatoren fra $[{\rm Chiaverini~og~Siciliano~1991}]$ presenteres.

• Kapittel 4

Lyapunovs metode brukes for å analysere stabiliteten til den parallelle kraft/posisjonsstyringsregulatoren fra kapittel 3.

• Kapittel 5

Ved bruk av teorien fra kapittel 2 utvides systemet i kapittel 3 til et kraftstyringssystem som også omfatter styring av orientering og kontaktmoment.

• Kapittel 6

Det foreslås en Lyapunovfunksjonskandidat for stabilitetsanalyse av kraftstyringen fra kapittel 5 og asymptotisk stabilitet påvises.

- Kapittel 7 Konklusjon
- Appendix A,B og C Her finnes en del utregninger som brukes under stabilitetsanalysen i kapittel 6

Kapittel 2

Teoretisk grunnlag

2.1 Den spesielle Euklidske gruppe, SE(3)

2.1.1 Definisjon av SE(3)

Vi vil først definere begrepet rotasjonsmatrise som gjort i [Egeland 1993]. Et koordinatsystem I kan beskrives med tre ortogonale enhetsvektorer \vec{i}_I , \vec{j}_I og \vec{k}_I langs x-, y- og z-aksen til I. Disse vektorene er beskrevet koordinatfritt, det vil si basisuavhengig, ved retning og lengde.

På samme måte beskrives et koordinatsystem B med de ortogaonale enhetsvektorene \vec{i}_B , \vec{j}_B og \vec{k}_B .

En vektor \vec{v} kan nå beskrives som en lineær kombinasjon av \vec{i}_I , \vec{j}_I og \vec{k}_I i system I:

$$\vec{v} = v_{Ii}\vec{i}_I + v_{Ij}\vec{j}_I + v_{Ik}\vec{k}_I \tag{2.1}$$

 der

$$v_{Ii} = \vec{v} \cdot \vec{i}_I, v_{Ij} = \vec{v} \cdot \vec{j}_I, v_{Ik} = \vec{v} \cdot \vec{k}_I$$
(2.2)

Tilsvarende har vi i system B:

$$\vec{v} = v_{Bi}\vec{i}_B + v_{Bj}\vec{j}_B + v_{Bk}\vec{k}_B$$
(2.3)

 der

$$v_{Bi} = \vec{v} \cdot \vec{i}_B, v_{Bj} = \vec{v} \cdot \vec{j}_B, v_{Bk} = \vec{v} \cdot \vec{k}_B$$
 (2.4)

 v_{Ii}, v_{Ij} og v_{Ik} kalles \vec{v} 's koordinater i system I og v_{Bi}, v_{Bj} og v_{Bk} kalles \vec{v} 's koordinater i system B.

Vektoren \vec{v} kan nå beskrives entydig med vektorens koordinater. I system I får vi:

$${}^{I}\boldsymbol{v} = \begin{bmatrix} v_{Ii} \\ v_{Ij} \\ v_{Ik} \end{bmatrix}$$
(2.5)



Figur 2.1: Rotasjon fra I til B

og i system B:

$${}^{B}\boldsymbol{v} = \begin{bmatrix} v_{Bi} \\ v_{Bj} \\ v_{Bk} \end{bmatrix}$$
(2.6)

Dette er illustert i figur 2.1.

Vi vil nå finne en sammenheng mellom ${}^{I}\boldsymbol{v}$ og ${}^{B}\boldsymbol{v}$. Dette gjøres på følgende måte:

$$v_{Ii} = \vec{v} \cdot \vec{i}_I = (v_{Bi}\vec{i}_B + v_{Bj}\vec{j}_B + v_{Bk}\vec{k}_B) \cdot \vec{i}_I$$
(2.7)

$$v_{Ii} = v_{Bi}\vec{i}_B \cdot \vec{i}_I + v_{Bj}\vec{j}_B \cdot \vec{i}_I + v_{Bk}\vec{k}_B \cdot \vec{i}_I$$
(2.8)

Tilsvarende får vi for v_{Ij} og v_{Ik} :

$$v_{Ij} = v_{Bi}\vec{i}_B \cdot \vec{j}_I + v_{Bj}\vec{j}_B \cdot \vec{j}_I + v_{Bk}\vec{k}_B \cdot \vec{j}_I$$
(2.9)

$$v_{Ik} = v_{Bi}\vec{i}_B \cdot \vec{k}_I + v_{Bj}\vec{j}_B \cdot \vec{k}_I + v_{Bk}\vec{k}_B \cdot \vec{k}_I$$
(2.10)

På matriseform kan vi nå skrive:

$${}^{I}\boldsymbol{v} = \boldsymbol{R}_{I}^{BB}\boldsymbol{v}, \ der \ \boldsymbol{R}_{I}^{B} = \begin{bmatrix} \vec{i}_{B} \cdot \vec{i}_{I} & \vec{j}_{B} \cdot \vec{i}_{I} & \vec{k}_{B} \cdot \vec{i}_{I} \\ \vec{i}_{B} \cdot \vec{j}_{I} & \vec{j}_{B} \cdot \vec{j}_{I} & \vec{k}_{B} \cdot \vec{j}_{I} \\ \vec{i}_{B} \cdot \vec{k}_{I} & \vec{j}_{B} \cdot \vec{k}_{I} & \vec{k}_{B} \cdot \vec{k}_{I} \end{bmatrix}$$
(2.11)

 \mathbf{R}_{I}^{B} kalles rotasjonsmatrisen fra I til B. Denne matrisen transformerer en koordinatvektor fra system B til system I og kalles defor også koordinattransforasjonsmatrisen fra B til I. På samme måte som over kan vi finne:

$$\boldsymbol{R}_B^I = (\boldsymbol{R}_I^B)^{\mathrm{T}} \tag{2.12}$$

For alle ${}^{B}\boldsymbol{B}$ gjelder:

$${}^{B}\boldsymbol{v} = \boldsymbol{R}_{B}^{I\ I}\boldsymbol{v} = \boldsymbol{R}_{B}^{I}\boldsymbol{R}_{I}^{B\ B}\boldsymbol{v}$$
(2.13)

dette gir

$$\boldsymbol{R}_{B}^{I}\boldsymbol{R}_{I}^{B} = \boldsymbol{I} \iff \boldsymbol{R}_{I}^{B} = (\boldsymbol{R}_{B}^{I})^{-1}$$
(2.14)

Ligningene (2.12) og (2.14) gir nå :

$$(\boldsymbol{R}_{I}^{B})^{-1} = (\boldsymbol{R}_{I}^{B})^{\mathrm{T}}$$

$$(2.15)$$

som betyr at \mathbf{R}_{I}^{B} er en ortogonal matrise. Hvis vi definerer koordinatsystemene I og B til å være høyrehåndssystemer kan det vises at [Egeland 1993]:

$$\det \boldsymbol{R}_{I}^{B} = 1 \tag{2.16}$$

Vi definerer nå :

$$SO(3) \stackrel{\triangle}{=} \{ \boldsymbol{R} \in \mathbb{R}^{3 \times 3} | \boldsymbol{R}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{R} = \boldsymbol{I} \text{ og det}(\boldsymbol{R}) = 1 \}$$
 (2.17)

Vi skal vise at SO(3) har strukturen av en gruppe, og trenger derfor definisjonen på en gruppe [Curtis 1979]:

Definisjon 2.1 En gruppe G er en mengde G sammen med en binær avbildning

$$\phi: G \times G \to G \tag{2.18}$$

Vi skriver $\phi(a, b) = ab \ \forall a, b \in G$ ϕ må oppfylle følgende aksiomer:

- ϕ er assosiativ: $(ab)c = a(bc) \ \forall a, b, c \in G$
- Det eksisterer en identitet: $\exists e \in G \mid ea = ae = a \ \forall a \in G$
- Det eksisterer en invers: $\forall a \in G \exists a^{-1} \in G \mid aa^{-1} = a^{-1}a = e$

Påstand 2.1 SO(3) er en gruppe.

Bevis:

Avbildningen ϕ er definert ved :

$$\phi(\boldsymbol{R}_1, \boldsymbol{R}_2) = \boldsymbol{R}_1 \boldsymbol{R}_2 \; \forall \boldsymbol{R}_1, \boldsymbol{R}_2 \in SO(3)$$

Det følger da at:

$$\left. \begin{array}{l} \phi(\boldsymbol{R}_1, \boldsymbol{R}_2)^{\mathrm{T}} \phi(\boldsymbol{R}_1, \boldsymbol{R}_2) = \boldsymbol{R}_2^{\mathrm{T}} \boldsymbol{R}_1^{\mathrm{T}} \boldsymbol{R}_1 \boldsymbol{R}_2 = \boldsymbol{I} \\ \det(\phi(\boldsymbol{R}_1, \boldsymbol{R}_2)) = \det(\boldsymbol{R}_1) \det(\boldsymbol{R}_2) = 1 \end{array} \right\} \Rightarrow \phi(\boldsymbol{R}_1, \boldsymbol{R}_2) \in SO(3)$$

For ϕ gjelder:

- Assosiativitet: $(\mathbf{R}_1\mathbf{R}_2)\mathbf{R}_3 = \mathbf{R}_1(\mathbf{R}_2\mathbf{R}_3)$. Dette følger av vanlig matrisemultiplikasjon.
- Identitet: $I_{3\times 3}R = RI_{3\times 3} = R \forall R \in SO(3) \text{ der } I_{3\times 3} = \text{diag}(1,1,1)$
- Invers: $\mathbf{R}^{-1}\mathbf{R} = \mathbf{R}\mathbf{R}^{-1} = \mathbf{I}_{3\times 3} \text{ der } \mathbf{R}^{-1} = \mathbf{R}^{\mathrm{T}} \text{ da } \mathbf{R} \text{ er ortogonal}$

SO(3) kalles den spesielle ortogonale gruppe og er mengden av alle rotasjonsmatriser. Vi skal nå se på det tilfellet at system B er rotert og translatert i forhold til utgangspunk-



Figur 2.2: Transformasjon fra I til B

tet, system I. La ${}^{I}\boldsymbol{p}_{I}^{B}$ være posisjonen til origo i system B, O_{B} , i forhold til origo i system I, O_{I} , gitt i I-koordinater. (Se figur 2.2)

Koordinatene til punktet q dekomponert i system I blir da:

$${}^{I}\boldsymbol{q} = {}^{I}\boldsymbol{R}_{I}^{BB}\boldsymbol{q} + {}^{I}\boldsymbol{p}_{I}^{B}$$

$$(2.19)$$

der ${}^{I}\mathbf{R}_{I}^{B}$ er rotasjonsmatrisen fra I til B uttrykt i system I. For å uttrykke denne type transformasjoner som en matrisemulitiplikasjon innfører vi homogene koordinater:

$${}^{I}\boldsymbol{Q} \stackrel{\Delta}{=} \left[\begin{array}{c} {}^{I}\boldsymbol{q} \\ 1 \end{array} \right] \tag{2.20}$$

Vi ser at ligning (2.19) kan skrives

$${}^{I}\boldsymbol{Q} = \boldsymbol{T}_{I}^{BB}\boldsymbol{Q} \operatorname{der} \boldsymbol{T}_{I}^{B} = \begin{bmatrix} {}^{I}\boldsymbol{R}_{I}^{B} & {}^{I}\boldsymbol{p}_{I}^{B} \\ \boldsymbol{0}^{\mathrm{T}} & 1 \end{bmatrix}$$
(2.21)

 $\boldsymbol{T}^B_{\scriptscriptstyle I}$ kalles en homogen transformasjons
matrise. Vi definerer:

$$SE(3) \stackrel{\triangle}{=} \{ \boldsymbol{T} \in \mathbb{R}^{4 \times 4} | \boldsymbol{T} = \begin{bmatrix} \boldsymbol{R} & \boldsymbol{p} \\ \boldsymbol{0}^{\mathrm{T}} & 1 \end{bmatrix}, \ \boldsymbol{R} \in SO(3), \boldsymbol{p} \in \mathbb{R}^{3} \}$$
 (2.22)

Påstand 2.2 SE(3) er en gruppe.

Bevis:

 $\begin{aligned} \phi(\boldsymbol{T}_1, \boldsymbol{T}_2) &= \boldsymbol{T}_1 \boldsymbol{T}_2 \; \forall \boldsymbol{T}_1, \boldsymbol{T}_2 \in SE(3) \\ \text{Vi har at } \phi(\boldsymbol{T}_1, \boldsymbol{T}_2) &= \begin{bmatrix} \boldsymbol{R}_1 \boldsymbol{R}_2 & \boldsymbol{p}_1 + \boldsymbol{R}_1 \boldsymbol{p}_2 \\ \boldsymbol{0}^{\mathrm{T}} & 1 \end{bmatrix} \in SE(3) \text{ siden } \boldsymbol{R}_1 \boldsymbol{R}_2 \in SO(3) \text{ Dette betyr} \\ \text{at } \phi(\boldsymbol{T}_1, \boldsymbol{T}_2) \in SE(3) \\ \text{For } \phi \text{ gjelder:} \end{aligned}$

- Assosiativitet: $(T_1T_2)T_3 = T_1(T_2T_3)$. Dette følger av vanlig matrisemultiplikasjon.
- Identitet: $I_{4\times 4}T = TI_{4\times 4} = T \ \forall T \in SE(3) \ \text{der} \ I_{4\times 4} = \text{diag}(1, 1, 1, 1)$
- Invers: $\mathbf{T}^{-1}\mathbf{T} = \mathbf{T}\mathbf{T}^{-1} = \mathbf{I}_{4\times 4} \operatorname{der} \mathbf{T}^{-1} = \begin{bmatrix} \mathbf{R}^{-1} & -\mathbf{R}^{-1}\mathbf{p} \\ \mathbf{0}^{\mathrm{T}} & 1 \end{bmatrix} \in SE(3)$ siden $\mathbf{R}^{-1} \in SO(3)$.

SE(3) kalles den spesielle Euklidske gruppe av 3. orden. Vi vil nå innføre begreped deriverbar (eller glatt) manifold som definert i [Perko 1991]. Vi trenger først begrepet *homeomorfi*:

Definisjon 2.2 La X være et metrisk rom og la U og V være underrom i X. En homeomorfi fra U til V er en kontinuerlig en-til-en avbildning av U på V, $h: U \to V$ slik at $h^{-1}: V \to U$ er kontinuerlig.

Rommene U og V sies å være homeomorfe eller topologisk ekvivalente hvis en slik hfinnes.

Definisjon 2.3 En avbildning h fra U til V sies å være av klasse C^k hvis den har kontinuerlige partiellderiverte på U av alle ordener mindre eller lik k.

Definisjon 2.4 En n-dimensional deriverbar manifold, M (oså kalt glatt manifold eller manifold av klasse C^k), er et sammenhengende metrisk rom med en åpen dekning $\{U_{\alpha}\}$. Det vil si:

$$M = \bigcup_{\alpha} U_{\alpha} \tag{2.23}$$

slik at:

1. For alle α er U_{α} homeomorf med den åpne enhetskula i \mathbb{R}^n ,

$$B = \{ \boldsymbol{x} \in \mathbb{R}^n \mid \|\boldsymbol{x}\| = 1 \}.$$

Det vil si $\forall \alpha \exists \mathbf{h}_{\alpha} : U_{\alpha} \to B$

2. Hvis $U_{\alpha} \cap U_{\beta} \neq \emptyset$ og $\mathbf{h}_{\alpha} : U_{\alpha} \to B, \mathbf{h}_{\beta} : U_{\beta} \to B$ er homeomorfier så er $\mathbf{h}_{\alpha}(U_{\alpha} \cap U_{\beta})$ og $\mathbf{h}_{\beta}(U_{\alpha} \cap U_{\beta})$ underrom av \mathbb{R}^{n} og avbildningen

$$\boldsymbol{h} = \boldsymbol{h}_{\alpha} \circ \boldsymbol{h}_{\beta}^{-1} : \boldsymbol{h}_{\beta}(U_{\alpha} \cap U_{\beta}) \to \boldsymbol{h}_{\alpha}(U_{\alpha} \cap U_{\beta})$$

er deriverbar (eller av klasse C^k), og for alle $\boldsymbol{x} \in \boldsymbol{h}_{\beta}(U_{\alpha} \cap U_{\beta})$ er

$$\det \frac{\partial \boldsymbol{h}(\boldsymbol{x})}{\partial \boldsymbol{x}} = \det \mathrm{D} \boldsymbol{h}(\boldsymbol{x}) \neq 0$$

Det kan vises at SO(3) er en 3-dimensjonal manifold ([Samson 1991] s.22) og at SE(3) er en 6-dimensjonal manifold ([Samson 1991] s.47).

Det kan også vises at SO(3) og SE(3) er reelle Lie-grupper. En Lie-gruppe er definert på følgende måte:[Curtis 1979]

Definisjon 2.5 En reell Lie-Gruppe, G, er en reell manifold som også er en gruppe der gruppeoperasjonene:

$$\mu: G \times G \to G \quad \text{der} \quad \mu: (a, b) \mapsto ab$$
$$\iota: G \to G \quad \text{der} \quad \iota: a \mapsto a^{-1}$$

er deriverbare (glatte)

Påstand 2.3 SO(3) er en reell Lie-gruppe.

Bevis:

Siden SO(3) er en gruppe der $\mu(\mathbf{R}_1, \mathbf{R}_2) \mapsto \mathbf{R}_1 \mathbf{R}_2$ er kontinuerlig og $\imath(\mathbf{R}) \mapsto \mathbf{R}^{-1}$ er kontinuerlig og SO(3) er en reell manifold, er SO(3) en reell Lie-gruppe.

Påstand 2.4 SE(3) er en reell Lie-gruppe.

Bevis:

Siden SE(3) er en gruppe der $\mu(\mathbf{T}_1, \mathbf{T}_2) \mapsto \mathbf{T}_1 \mathbf{T}_2$ er kontinuerlig og $\imath(\mathbf{T}) \mapsto \mathbf{T}^{-1}$ er kontinuerlig og SE(3) er en reell manifold, er SE(3) en reell Lie-gruppe.

2.1.2 Tangentrommet se(3)

Vi vil først definere hva som menes med tangentrommet til en n-dimensjonal glatt manifold.

Hvis M er en n-dimensjonal glatt manifold i \mathbb{R}^k har vi for hvert punkt $\boldsymbol{x} \in M$ et ndimensjonalt tangentrom $T_x M$. Dette er illustert i figur 2.3. Vektorene i $T_x M$ kalles



Figur 2.3: Tangentrommet til M

tangentvektorene til M i \boldsymbol{x} . For å finne tangentrommet til SE(3), vil vi først se på tangentrommet til SO(3).

so(3) er tangentrommet til SO(3) i gruppeidentiteten $e \stackrel{\triangle}{=} \mathbf{I}_{3\times 3}$. Det er vist i [Samson 1991] at so(3) er gitt ved:

$$so(3) = T_e SO(3) = \{ \boldsymbol{A} \in \mathbb{R}^{3 \times 3} \mid \boldsymbol{A}^{\mathrm{T}} + \boldsymbol{A} = \boldsymbol{0}_{3 \times 3} \}$$
(2.24)

so(3) kalles også Lie-algebraen til SO(3). Som vi ser er \boldsymbol{A} en skjevsymmetrisk matrise.

$$so(3) = \{ \boldsymbol{S}(\boldsymbol{\omega}) \mid \boldsymbol{\omega} \in \mathbb{R}^3 \}$$
 (2.25)

 der

$$\boldsymbol{\omega} = \begin{bmatrix} \omega_x \\ \omega_y \\ \omega_z \end{bmatrix} \Rightarrow \boldsymbol{S}(\boldsymbol{\omega}) = \begin{bmatrix} 0 & -\omega_z & \omega_y \\ \omega_z & 0 & -\omega_x \\ -\omega_y & \omega_x & 0 \end{bmatrix}$$
(2.26)

Det er vist i [Egeland 1993] at en rotasjonsmatrise ${}^{I}\mathbf{R}_{I}^{B} \in SO(3)$ oppfyller de kinematiske differensialligningene:

$${}^{I}\boldsymbol{R}_{I}^{B} = \boldsymbol{S}({}^{I}\boldsymbol{\omega}_{B/I}){}^{I}\boldsymbol{R}_{I}^{B}$$

$$(2.27)$$

$${}^{I}\boldsymbol{R}_{I}^{B} = {}^{I}\boldsymbol{R}_{I}^{B}\boldsymbol{S}({}^{B}\boldsymbol{\omega}_{B/I})$$

$$(2.28)$$

der ${}^{I}\omega_{B/I}$ og ${}^{B}\omega_{B/I}$ er vinkelhastigheten til system B i forhold til system I dekomponert i henholdsvis system I og B. Vi sier da at:

$$\dot{\boldsymbol{R}} \stackrel{\triangle}{=} {}^{I} \boldsymbol{R}_{I}^{B} \Longrightarrow \dot{\boldsymbol{R}} \in T_{R}SO(3)$$
 (2.29)

og

$$\boldsymbol{S}({}^{I}\boldsymbol{\omega}_{B/I}), \boldsymbol{S}({}^{B}\boldsymbol{\omega}_{B/I}) \in T_{e}SO(3) = so(3)$$
(2.30)

Vi ser nå på translasjonskomponenten til SE(3), $\boldsymbol{p} \in \mathbb{R}^3$. \boldsymbol{p} oppfyller ligningen:

$${}^{I}\dot{\boldsymbol{p}}_{I}^{B} = {}^{I}\boldsymbol{R}_{I}^{B}\,{}^{B}\boldsymbol{v}_{B} \tag{2.31}$$

der ${}^{I}\boldsymbol{p}_{I}^{B}$ er posisjonen til system B i forhold til system I gitt i I's koordinater og ${}^{B}\boldsymbol{v}_{B}$ er hastigheten til B dekomponert i system B.

Vi har nå for
$$\boldsymbol{T} = \begin{bmatrix} \boldsymbol{R} & \boldsymbol{p} \\ \boldsymbol{0}^{\mathrm{T}} & 1 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} {}^{I}\boldsymbol{R}_{I}^{B} & {}^{I}\boldsymbol{p}_{I}^{B} \\ \boldsymbol{0}^{\mathrm{T}} & 1 \end{bmatrix} \in SE(3):$$

$$\dot{\boldsymbol{T}} = \begin{bmatrix} \dot{\boldsymbol{R}} & \dot{\boldsymbol{p}} \\ \boldsymbol{0}^{\mathrm{T}} & 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \boldsymbol{RS}(\boldsymbol{\omega}) & \boldsymbol{Rv} \\ \boldsymbol{0}^{\mathrm{T}} & 0 \end{bmatrix}$$
(2.32)

$$\dot{\boldsymbol{T}} = \boldsymbol{T} \begin{bmatrix} \boldsymbol{S}(\boldsymbol{\omega}) & \boldsymbol{v} \\ \boldsymbol{0}^{\mathrm{T}} & \boldsymbol{0} \end{bmatrix}$$
(2.33)

Vi sier nå at $\dot{T} \in T_T SE(3)$, det vil si at \dot{T} ligger i tangentrommet til SE(3) for konfigurasjonen T og at:

$$\begin{bmatrix} \mathbf{S}(\boldsymbol{\omega}) & \mathbf{v} \\ \mathbf{0}^{\mathrm{T}} & 0 \end{bmatrix} \in T_e SE(3) = se(3)$$
(2.34)

Tangentrommet se(3) er derfor gitt ved:

$$se(3) = \{ \boldsymbol{A} \in \mathbb{R}^{4 \times 4} \mid \boldsymbol{A} = \begin{bmatrix} \boldsymbol{S}(\boldsymbol{\omega}) & \boldsymbol{v} \\ \boldsymbol{0}^{\mathrm{T}} & \boldsymbol{0} \end{bmatrix}, \boldsymbol{\omega}, \boldsymbol{v} \in \mathbb{R}^{3} \}$$
 (2.35)

se(3) kalles også for Lie-algebraen til SE(3).

Dette er en generalisering av hastighetsbegrepet for en glatt kurve i \mathbb{R}^n . Hvis en kurve $\phi(t) \in \mathbb{R}^n$ betegner en posisjon i \mathbb{R}^n , vil kurvens hastighet være gitt ved tangentvektoren $T_t \phi(t)$ ved tidspunktet t.

Hastigheten til en transformasjon $T \in SE(3)$ vil på tilsvarende måte ligge i tangentrommet se(3).

2.1.3 Det duale tangentrommet $se^*(3)$

Vi trenger først begrepet algebraiske former som definert i [Arnold 1989].

Definisjon 2.6 En algebraisk form av 1. grad (eller en 1-form) er en lineær funksjon

$$\omega: \mathbb{R}^n \to \mathbb{R} \tag{2.36}$$

Det vil si:

$$\omega(\lambda_1 \boldsymbol{\xi}_1 + \lambda_2 \boldsymbol{\xi}_2) = \lambda_1 \omega(\boldsymbol{\xi}_1) + \lambda_2 \omega(\boldsymbol{\xi}_2) \ \forall \lambda_1, \lambda_2 \in \mathbb{R}, \boldsymbol{\xi}_1, \boldsymbol{\xi}_2 \in \mathbb{R}^n$$
(2.37)

Mengden av alle 1-former blir et reelt vektorrom hvis vi definerer summen av to 1-former som:

$$(\omega_1 + \omega_2)(\boldsymbol{\xi}) \stackrel{\triangle}{=} \omega_1(\boldsymbol{\xi}) + \omega_2(\boldsymbol{\xi})$$
(2.38)

og skalar multiplikasjon som

$$(\lambda\omega)(\boldsymbol{\xi}) \stackrel{\triangle}{=} \lambda\omega(\boldsymbol{\xi}) \tag{2.39}$$

Definisjon 2.7 Rommet av 1-former på \mathbb{R}^n er n-dimensionalt og kalles det duale rommet $(\mathbb{R}^n)^*$

Vi vil nå definere det duale tangentrommet til en manifold.

Definisjon 2.8 La M være en n-dimensional manifold av klasse C^k , og la $T_x M$ være tangentrommet til M i \mathbf{x} . En 1-form på $T_x M$ er da definert som en lineær funksjon

$$\Omega: T_x M \to \mathbb{R} \tag{2.40}$$

det vil si:

$$\Omega(\lambda_1 \boldsymbol{x}_1 + \lambda_2 \boldsymbol{x}_2) = \lambda_1 \Omega(\boldsymbol{x}_1) + \lambda_2 \Omega(\boldsymbol{x}_2) \,\forall \lambda_1, \lambda_2 \in \mathbb{R}, \, \, \boldsymbol{x}_1, \boldsymbol{x}_2 \in T_x M$$
(2.41)

Mengden av alle 1-former på $T_x M$ blir et reelt vektorrom hvis vi definerer $(\Omega_1 + \Omega_2)$ og $(\lambda \Omega)$ som i (2.38) og (2.39).

Definisjon 2.9 Rommet av 1-former på $T_x M$ er n-dimensjonalt og kalles det duale tangentrommet $T_x^* M$. Dette rommet kalles også cotangentrommet til M i \mathbf{x} og inneholder cotangentvektorene til M i \mathbf{x} .

Siden SE(3) er en 6-dimensional manifold kan vi definere:

Definisjon 2.10 Rommet av 1-former på $T_xSE(3)$ er 6-dimensionalt og kalles det duale tangentrommet $T_x^*SE(3)$

Definisjon 2.11 I identiteten definerer vi

$$se^*(3) \stackrel{\Delta}{=} T^*_e SE(3) \quad \text{der} \ e = I_{3 \times 3}$$
 (2.42)

 $se^*(3)$ er det duale tangentrommet til SE(3) i identiten. $se^*(3)$ kalles også den duale Lie-algebraen til SE(3)

2.1.4 Skruer

En skrue er en generalisering av en linje. Skruen beskriver en linje i et 3-dimensjonalt vektorrom U og en vektor som er parallell til denne linja. Denne definisjonen er hentet fra [DeShutter og Bruyninckx 1992].

Når origo i U er bestemt kan en skrue representeres som et ordnet par av to tredimensjonale vektorer. Vi skriver dette:

$$s \stackrel{\Delta}{=} (\vec{l}, \vec{f}) \tag{2.43}$$

Der \vec{l} er en linjevektor som angir retningen til en linje i U, kalt skrueaksen, og \vec{f} er en fri vektor. Den er summen av:

- 1. Momentet $\vec{r} \times \vec{l}$ av skrueaksen om origo. \vec{r} er et tilfeldig punkt på skrueaksen.
- 2. En vektor som er paralell til skrueaksen.

Vi skal bruke skruer til å beskrive generaliserte hastigheter og krefter. Vi bruker da følgende definisjoner.

Definisjon 2.12 En hastighetsskrue, eller twist, er en skrue der vinkelhastigheten, $\vec{\omega}$ er linjevektoren, og translasjonshastigheten, \vec{v} er den frie vektoren. Vi bruker notasjonen:

$$\nu \stackrel{\Delta}{=} (\vec{\omega}, \vec{v}) \tag{2.44}$$

Definisjon 2.13 En kraftskrue, eller wrench, er en skrue der translasjonskraften, \vec{f} er linjevektoren, og dreiemomentet, \vec{m} er den frie vektoren. Vi bruker notasjonen:

$$w \stackrel{\triangle}{=} (\vec{f}, \vec{m}) \tag{2.45}$$

Hvis ikke bare origo i U er valgt, men også et koordinatsystem I, så kan vi uttrykke en skrue på koordinatform. Hver skrue kan da representeres med seks reelle tall. For twister og wrencher skriver vi da:

$${}^{I}\boldsymbol{\nu} \stackrel{\Delta}{=} \begin{bmatrix} {}^{I}\boldsymbol{\omega} \\ {}^{I}\boldsymbol{v} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \omega_{x} \\ \omega_{y} \\ \omega_{z} \\ v_{x} \\ v_{y} \\ v_{z} \end{bmatrix} \text{ og } {}^{I}\boldsymbol{w} \stackrel{\Delta}{=} \begin{bmatrix} {}^{I}\boldsymbol{f} \\ {}^{I}\boldsymbol{m} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} f_{x} \\ f_{y} \\ f_{z} \\ m_{x} \\ m_{y} \\ m_{z} \end{bmatrix}$$
(2.46)

 (ω_x, \ldots, v_z) kalles de seks Plückerkoordinatene til twisten ν og tilsvarende kalles (f_x, \ldots, m_z)

de seks Plückerkoordinatene til wrenchen w. I det følgende vil vi uttrykke et element $\begin{bmatrix} \mathbf{S}^{(I}\boldsymbol{\omega}) & {}^{I}\boldsymbol{v} \\ \mathbf{0}^{\mathrm{T}} & 0 \end{bmatrix} \in se(3)$ som en twist på koordinatform,

$${}^{I}\boldsymbol{\nu} \stackrel{\Delta}{=} \begin{bmatrix} {}^{I}\boldsymbol{\omega} \\ {}^{I}\boldsymbol{v} \end{bmatrix}, \qquad (2.47)$$

og vi sier da:

$${}^{I}\boldsymbol{\nu} \in se(3). \tag{2.48}$$

Tilsvarende uttrykker vi et element $\Gamma \in se^*(3)$ som en wrench på koordinatform,

$${}^{I}\boldsymbol{w} \stackrel{\Delta}{=} \left[{}^{I}\boldsymbol{f} \\ {}^{I}\boldsymbol{m} \right]$$
(2.49)

og skriver:

$${}^{I}\boldsymbol{w}\in se^{*}(3) \tag{2.50}$$

Vi vil senere, i forbindelse med fjæring få bruk for små forflytningsskruer i se(3). Notasjonen som da brukes er:

$$x_{\Delta} = (\vec{\delta}, \vec{d}) \tag{2.51}$$

der $\vec{\delta}$ representerer en liten rotasjon og \vec{d} en liten translasjon. På koordinatform skriver vi: г я п

$${}^{I}\boldsymbol{x}_{\Delta} = \begin{bmatrix} {}^{I}\boldsymbol{\delta} \\ {}^{I}\boldsymbol{d} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} {}^{o_{x}} \\ \delta_{y} \\ \delta_{z} \\ d_{x} \\ d_{y} \\ d_{z} \end{bmatrix} \in se(3)$$
(2.52)

der (δ_x, \ldots, d_z) er de seks Plückerkoordinatene til twisten x_{Δ} .

2.2 Eulerparametre

2.2.1 Parametrisering av SO(3)

En rotasjonsmatrise $\mathbf{R}_{I}^{B} \in SO(3)$ kan alltid parametriseres ved en rotasjon gitt ved en vinkel θ om en enhetsvektor \vec{k} [Spong og Vidyasagar 1989]. Vi skriver da:

$$\boldsymbol{R}_{I}^{B} = \boldsymbol{R}_{k,\theta} \tag{2.53}$$

der $\mathbf{k} \stackrel{\triangle}{=} {}^{I}\mathbf{k}$ er \vec{k} dekomponert i system *I*. $\mathbf{R}_{k,\theta}$ kan da uttrykkes ved \mathbf{k} og θ som:

$$\boldsymbol{R}_{k,\theta} \stackrel{\Delta}{=} \cos \theta \boldsymbol{I}_{3\times 3} + \boldsymbol{S}(\boldsymbol{k}) \sin \theta + \boldsymbol{k} \boldsymbol{k}^{\mathrm{T}} (1 - \cos \theta)$$
(2.54)

Definisjon 2.14 For en rotasjonsmatrise beskrevet ved en vinkel θ og en enhetsvektor \mathbf{k} er eulerparametrene definert ved

$$\eta = \cos \frac{\theta}{2} \in \mathbb{R}$$

$$\boldsymbol{\epsilon} = \boldsymbol{k} \sin \frac{\theta}{2} \in \mathbb{R}^{3}$$
(2.55)

Påstand 2.5

$$\eta^2 + \boldsymbol{\epsilon}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{\epsilon} = 1 \tag{2.56}$$

Bevis:

$$\cos^2\frac{\theta}{2} + \boldsymbol{k}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{k}\sin^2\frac{\theta}{2} = \cos^2\frac{\theta}{2} + \sin^2\frac{\theta}{2} = 1$$

da $\boldsymbol{k}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{k} = 1$

Påstand 2.6 $R_{k,\theta}$ kan uttrykkes ved η og ϵ på følgende måte:

$$\boldsymbol{R}_{k,\theta} = \boldsymbol{R}_{\eta,\epsilon} = (2\eta^2 - 1)\boldsymbol{I}_{3\times 3} + 2\boldsymbol{\epsilon}\boldsymbol{\epsilon}^{\mathrm{T}} + 2\eta\boldsymbol{S}(\boldsymbol{\epsilon})$$
(2.57)

Bevis:

Vi får bruk for sammenhengene:

$$\sin \theta = 2 \sin \frac{\theta}{2} \cos \frac{\theta}{2}$$
$$\cos \theta = 2 \cos^2 \frac{\theta}{2} - 1$$
(2.58)

Vi setter inn (2.58) i (2.54) og får:

$$\boldsymbol{R}_{k,\theta} = \cos^{2} \frac{\theta}{2} \boldsymbol{I}_{3\times3} - \boldsymbol{I}_{3\times3} + 2\boldsymbol{S}(\boldsymbol{k}) \sin \frac{\theta}{2} \cos \frac{\theta}{2} + \boldsymbol{k} \boldsymbol{k}^{\mathrm{T}} (2 - 2\cos^{2} \frac{\theta}{2})$$

$$= 2\eta^{2} \boldsymbol{I}_{3\times3} - \boldsymbol{I}_{3\times3} + 2\eta \boldsymbol{S}(\boldsymbol{\epsilon}) + 2\boldsymbol{k} \boldsymbol{k}^{\mathrm{T}} \sin^{2} \frac{\theta}{2}$$

$$\boldsymbol{R}_{\eta,\boldsymbol{\epsilon}} = (2\eta^{2} - 1) \boldsymbol{I}_{3\times3} + 2\boldsymbol{\epsilon} \boldsymbol{\epsilon}^{\mathrm{T}} + 2\eta \boldsymbol{S}(\boldsymbol{\epsilon}) \qquad (2.59)$$

Av ligning (2.59) ser vi at:

$$\boldsymbol{R}_{\eta,\epsilon}^{\mathrm{T}} = \boldsymbol{R}_{\eta,-\epsilon} \tag{2.60}$$

Eulerparametrene er en global og singulæritetsfri parametrisering av en rotasjonsmatrise $\mathbf{R} \in SO(3)$.

2.2.2 Sammensatte rotasjoner

Vi skal nå finne uttrykk for eulerparametrene (η, ϵ) til en sammensatt rotasjon

$$\boldsymbol{R}_{\eta,\epsilon} = \boldsymbol{R}_{\eta_1,\epsilon_1} \boldsymbol{R}_{\eta_2,\epsilon_2} \in SO(3)$$

uttrykt ved $(\eta_1, \boldsymbol{\epsilon}_1)$ og $(\eta_2, \boldsymbol{\epsilon}_2)$.

Påstand 2.7

$$\eta = \eta_1 \eta_2 - \boldsymbol{\epsilon}_1^{\mathrm{T}} \boldsymbol{\epsilon}_2$$

$$\boldsymbol{\epsilon} = \eta_1 \boldsymbol{\epsilon}_2 + \eta_2 \boldsymbol{\epsilon}_1 + \boldsymbol{S}(\boldsymbol{\epsilon}_1) \boldsymbol{\epsilon}_2 \qquad (2.61)$$

Bevis:

Dette kan bevises ved bruk av kvaternionproduktet, se [Egeland 1993]

2.2.3 Kinematiske differerensialligninger for eulerparametre

Det er vist i [Egeland 1993] at rotasjonsmatrisen $\mathbf{R} \stackrel{\triangle}{=} \mathbf{R}_{I}^{B}$ oppfyller de kinematiske differensialligninge:

$$\dot{\boldsymbol{R}} = \boldsymbol{R}\boldsymbol{S} \begin{pmatrix} {}^{B}\boldsymbol{\omega}_{B/I} \end{pmatrix}$$
(2.62)

$$\dot{\boldsymbol{R}} = \boldsymbol{S} \left({}^{I} \boldsymbol{\omega}_{B/I} \right) \boldsymbol{R}$$
(2.63)

Der ${}^{B}\boldsymbol{\omega}_{B/I}$ og ${}^{I}\boldsymbol{\omega}_{B/I}$ er vinkelhastigheten til system B i forhold til system I dekomponert i henholdsvis system B og system I.

Teorem 2.1 Eulerparametrene (η, ϵ) til **R** oppfyller de kinematiske differensialligningene:

$$\dot{\eta} = -\frac{1}{2} \boldsymbol{\epsilon}^{\mathrm{T}B} \boldsymbol{\omega}_{B/I}$$

$$\dot{\boldsymbol{\epsilon}} = \frac{1}{2} (\eta \boldsymbol{I}_{3\times 3} + \boldsymbol{S}(\boldsymbol{\epsilon}))^{B} \boldsymbol{\omega}_{B/I}$$
(2.64)

i system B, og de kinematiske differensialligningene:

$$\dot{\eta} = -\frac{1}{2} \boldsymbol{\epsilon}^{\mathrm{T}I} \boldsymbol{\omega}_{B/I}$$

$$\dot{\boldsymbol{\epsilon}} = \frac{1}{2} (\eta \boldsymbol{I}_{3\times 3} - \boldsymbol{S}(\boldsymbol{\epsilon}))^{I} \boldsymbol{\omega}_{B/I}$$
(2.65)

i system I

Bevis: Se [Egeland 1993]

Vi vil senere få bruk for de kinematiske differensialligningene for eulerparametrene til en sammensatt rotasjon, og presenterer derfor følgende påstand:

Påstand 2.8 Eulerparametrene $(\hat{\eta}, \hat{\epsilon})$ til den sammensatte rotasjonen gitt ved

$$\hat{\boldsymbol{R}} = \boldsymbol{R}_{\infty}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{R} \tag{2.66}$$

der $\mathbf{R}_{\infty} \in SO(3)$ er <u>konstant</u>, oppfyller de kinematiske differensialligningene

$$\dot{\hat{\eta}} = -\frac{1}{2} \hat{\boldsymbol{\epsilon}}^{\mathrm{T}B} \boldsymbol{\omega}_{B/I} \dot{\hat{\boldsymbol{\epsilon}}} = \frac{1}{2} \left(\hat{\eta} \boldsymbol{I}_{3\times 3} + \boldsymbol{S}(\hat{\boldsymbol{\epsilon}}) \right)^{B} \boldsymbol{\omega}_{B/I}$$

$$(2.67)$$

 $i \ system \ B, \ og$

$$\dot{\hat{\eta}} = -\frac{1}{2} \hat{\boldsymbol{\epsilon}}^{\mathrm{T}I} \boldsymbol{\omega}_{B/I}$$

$$\dot{\hat{\boldsymbol{\epsilon}}} = \frac{1}{2} (\hat{\eta} \boldsymbol{I}_{3\times 3} - \boldsymbol{S}(\hat{\boldsymbol{\epsilon}}))^{I} \boldsymbol{\omega}_{B/I}$$
(2.68)

i system I.

Bevis:

Utfra definisjonen $\hat{\boldsymbol{R}} = \boldsymbol{R}_{\infty}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{R}$ kan vi sette opp diagrammet i figur 2.4 som viser sammenhengen mellom rotasjoner og vinkelhastigheter. Siden \boldsymbol{R}_{∞} er konstant og følgelig $\boldsymbol{\omega}_{\infty} = \boldsymbol{0}$ har vi:

$$\boldsymbol{\omega}_{B/I} = \hat{\boldsymbol{\omega}} \tag{2.69}$$



Figur 2.4: Sammenheng mellom rotasjonsmatriser

som vil gjelde i både system I og B. Vi har da sammenhengene

$$\dot{\eta} = -\frac{1}{2} \hat{\boldsymbol{\epsilon}}^{\mathrm{T}B} \hat{\boldsymbol{\omega}} = -\frac{1}{2} \hat{\boldsymbol{\epsilon}}^{\mathrm{T}B} \boldsymbol{\omega}_{B/I}$$

$$\dot{\boldsymbol{\epsilon}} = \frac{1}{2} \left(\hat{\eta} \boldsymbol{I}_{3\times3} + \boldsymbol{S}(\hat{\boldsymbol{\epsilon}}) \right)^B \hat{\boldsymbol{\omega}} = \frac{1}{2} \left(\hat{\eta} \boldsymbol{I}_{3\times3} + \boldsymbol{S}(\hat{\boldsymbol{\epsilon}}) \right)^B \boldsymbol{\omega}_{B/I}$$
(2.70)

og

$$\dot{\hat{\eta}} = -\frac{1}{2} \hat{\boldsymbol{\epsilon}}^{\mathrm{T}I} \hat{\boldsymbol{\omega}} = -\frac{1}{2} \hat{\boldsymbol{\epsilon}}^{\mathrm{T}I} \boldsymbol{\omega}_{B/I}
\dot{\hat{\boldsymbol{\epsilon}}} = \frac{1}{2} (\hat{\eta} \boldsymbol{I}_{3\times3} - \boldsymbol{S}(\hat{\boldsymbol{\epsilon}}))^{I} \hat{\boldsymbol{\omega}} = \frac{1}{2} (\hat{\eta} \boldsymbol{I}_{3\times3} - \boldsymbol{S}(\hat{\boldsymbol{\epsilon}}))^{I} \boldsymbol{\omega}_{B/I}$$
(2.71)

og Påstand 2.8 er dermed bevist.

2.3 Kontaktkrefter

2.3.1 Stivhetsmatriser

Vi skal her se hvordan vi skal modellere kontaktkrefter ved hjelp av fjærkrefter. Vi antar hele tiden at kontakten skjer på en glatt overflate, S, og vi ser bort fra effekter av friksjon.

Vi vil få bruk for en definisjon av differensielle former:

Definisjon 2.15 La $g: M \to \mathbb{R}$ være en deriverbar 1-form på manifolden M. Differensialet $dg|_x$ av g i x er da en linær avbildning

$$dg|_x: T_x M \to \mathbb{R} \tag{2.72}$$

fra tangentrommet til de reelle tall.

g vil da være et element i det duale tangentrommet. Det vil si:

$$g|_x \in T^*_x M \tag{2.73}$$

Siden differensialet $dg(\mathbf{x}) : M \to T_x^*M$ er en avbildning fra M til det duale tangentrommet vi den Hessiske [Lončarić 1987] $d^2g \mid_x$ være en avbildning fra T_xM til T_x^*M . Det vil si:

$$d^2g|_x: T_xM \to T_x^*M \tag{2.74}$$

Vi skal nå utvide dette til å gjelde for forflytninger som ligger i tangentrommet se(3).

Definisjon 2.16 En generalisert fjær er matematisk definert ved en potensialfunksjon V definert på SE(3) [Lončarić 1987]. V er en 1-form på SE(3):

$$V: SE(3) \to \mathbb{R} \tag{2.75}$$

Differensialet til V i $e \stackrel{\triangle}{=} I_{4 \times 4} \in SE(3)$ er den lineære avbildningen:

$$dV|_e: se(3) \to \mathbb{R} \tag{2.76}$$

som er et element i $se^*(3)$. Det vil si

$$dV|_e \in se^*(3) \tag{2.77}$$

Kraften¹ som fjæren V påvirker omgivelsene med er gitt av:

$$\Gamma = dV|_e \tag{2.78}$$

Det vil si at fjærkraften ligger i det duale tangentrommet. Γ kan uttrykkes koordinatfritt som en skrue (\vec{f}, \vec{m}) .

Den Hessiske d^2V uttrykker stivheten til fjæra, og er en lineær avbildning fra se(3) til $se^*(3)$ i identiteten:

$$d^2 V|_e : se(3) \to se^*(3)$$
 (2.79)

Vi definerer nå :

$$\mathbf{I}\mathbf{K} \stackrel{\Delta}{=} d^2 V \tag{2.80}$$

Det bemerkes at \mathbb{K} er en dyade. På koordinatform kan \mathbb{K} representeres med en symmetrisk matrise $\Delta^{I} \mathbf{K} \in \mathbb{R}^{6 \times 6}$ der:

$${}^{I}\boldsymbol{K} \stackrel{\Delta}{=} \left[\begin{array}{cc} \boldsymbol{A} & \boldsymbol{G} \\ \boldsymbol{G}^{\mathrm{T}} & \boldsymbol{B} \end{array} \right]$$
(2.81)

og

$$\boldsymbol{\Delta} \stackrel{\triangle}{=} \begin{bmatrix} \mathbf{0}_{3\times3} & \boldsymbol{I}_{3\times3} \\ \boldsymbol{I}_{3\times3} & \mathbf{0}_{3\times3} \end{bmatrix}$$
(2.82)

¹Dette er en kraft i generalisert betydning. Den har både krefter om momenter som komponenter.

der $\boldsymbol{A} = \boldsymbol{A}^{\mathrm{T}}, \boldsymbol{B} = \boldsymbol{B}^{\mathrm{T}}, \boldsymbol{G} \in \mathbb{R}^{3 \times 3}$

K kalles nå en stivhetsmatrise og Δ kalles resiprokoperatoren. Indeksen I betyr at K er dekomponert i koordinatsystem I. K er konstant, men er avhengig av hvilket koordinatsystem den dekomponeres i. For enkelhets skyld vil denne indeksen sløyfes i det følgende.

Elementene $\gamma \in se(3)$ kan uttrykkes koordinatfritt som skruer $(\vec{\delta}, \vec{d})$. Hvis vi uttrykker skruene Γ og γ som koordinatvektorer i \mathbb{R}^6 kan vi sette opp sammenhengen:

$$\begin{bmatrix} f \\ m \end{bmatrix} = \Delta K \begin{bmatrix} \delta \\ d \end{bmatrix}$$
(2.83)

Det finnes et unikt koordinatsystem som gir den enkleste formen på K. Denne formen kalles normalformen [Lončarić 1987], og gir maksimal dekobling mellom rotasjons- og translasjons-komponenetene.

2.3.2 Spesifisering av kontaktkonfigurasjon

Vi skal nå se på hvordan vi skal beskrive kontaktkonfigurasjonen mellom to legemer. Det ene legemet vil være griperen på en robotmanipulator, og det andre legemet en uspesifisert flate i rommet, S, som roboten er i kontakt med. S antas å være glatt, fjærende og friksjonsfri. Hastigheten til griperen beskrives med en twist, ν , dekomponert i et koordinatsystem, B, fast i griperen.

Kontaktkreftene beskrives av en wrench, w, dekomponert i det samme koordinatsystemet. Avhengig av kontaktens art, det vil si punkt, linje eller flate, stilles det forskjellige krav til hvoran ν og w tillates å variere.

Vi kaller det vektorromme som ν er i for \mathcal{T} og vektorrommet som w er i for \mathcal{W} . Det er klar at for hver bevegelsesbegrensning vil:[DeShutter og Bruyninckx 1992]

$$\mathcal{T} \subset se(3) \tag{2.84}$$

og

$$\mathcal{W} \subset se^*(3) \tag{2.85}$$

Vi betegner antall frihetsgrader ν har som n_{ν} , og antall frihetsgrader til w som n_w . Siden de "retninger" som ν har ikke kan variere fritt på grunn av kontakten med S vil mappes til kontaktwrencher av stivheten IK, har vil $n_w = 6 - n_{\nu}$. Vi skriver da:

$$\dim \mathcal{T} = n_{\nu} \le 6$$
$$\dim \mathcal{W} = n_w = 6 - n_{\nu} \tag{2.86}$$

 \mathcal{T} spennes ut av n_{ν} lineært uavhengige twister og \mathcal{W} spennes ut av n_w lineært uavhengige wrencher:

$$\mathcal{T} = \operatorname{span}\{\nu_1, \dots, \nu_{n_\nu}\}$$
$$\mathcal{W} = \operatorname{span}\{w_1, \dots, w_{n_w}\}$$
(2.87)

Vi kan derfor dekomponere en twist som: $\sum_{i=1}^{n_{\nu}} \tau_i \nu_i$ eller på koordinatform i koordinatsystem *B*:

$${}^{B}\boldsymbol{\nu} = \sum_{i=1}^{n_{\nu}} \tau_{i}{}^{B}\boldsymbol{\nu}_{i}$$
(2.88)

der ${}^{B}\boldsymbol{\nu}$ inneholder de 6 Plückerkoordinatene og de $n_{\nu} \tau_{i}$ kalles twistsystemkoordinatene til twisten $\boldsymbol{\nu} \in \mathcal{T}$ med hensyn på den valgte basis av ${}^{B}\boldsymbol{\nu}_{i}$ i \mathcal{T} . På matriseform kan vi skrive dette:

$$\forall^{B}\boldsymbol{\nu}\in\mathcal{T}\;\exists\boldsymbol{\tau}\in\mathbb{R}^{n_{\boldsymbol{\nu}}}:{}^{B}\boldsymbol{\nu}={}^{B}\boldsymbol{J}\boldsymbol{\tau}$$
(2.89)

 der

$${}^{B}\boldsymbol{J} \stackrel{\triangle}{=} \begin{bmatrix} {}^{B}\boldsymbol{\nu}_{1}, \dots, {}^{B}\boldsymbol{\nu}_{n_{\nu}} \end{bmatrix}.$$
(2.90)

Det vil si

$$\dim{}^{B}\boldsymbol{J} = 6 \times n_{\nu} \tag{2.91}$$

 ${}^{B}\boldsymbol{J}$ kalles twistjacobimatrisen til $\mathcal{T}.$

På tilsvarende måte kan også en wrenchjacobimatrise, ${}^{B}\boldsymbol{G}$ for \mathcal{W} utledes, men det vil ikke bli gjort her. Det bemerkes at utedningen av twistjacobimatrisen like gjerne kunne vært foretatt i koordinatsystem I og hadde da naturlig nok gitt et uttrykk for ${}^{I}\boldsymbol{J}$. Eksempel:

Et eksempel på bruk av twistjacobimatrisen er punktkontakt mellom griperen og S. Koordinatsystemet B er lagt i kontaktpunktet som vist i figur 2.5. Vi ser at den eneste



Figur 2.5: Eksempel på punktkontakt

retning griperen ikke kan bevege seg fritt i er translasjon i z-retning. Dette betyr at $n_{\nu} = 5$, og at et mulig uttrykk for ^B**J** er:

$${}^{B}\boldsymbol{J} = \begin{bmatrix} \boldsymbol{i} & \boldsymbol{j} & \boldsymbol{k} & \boldsymbol{0} & \boldsymbol{0} \\ \boldsymbol{0} & \boldsymbol{0} & \boldsymbol{0} & \boldsymbol{i} & \boldsymbol{j} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 1 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$
(2.92)

Kontaktkraft vil genereres i z-retning.

2.3.3 Stivhetsmetrikk og invarians

Vi ser først på definisjonen av norm og metrikk på et vektorrom V.

Definisjon 2.17 La V være et vektorrom.

$$\|\cdot\|^V: V \to \mathbb{R} \tag{2.93}$$

er en norm på V hvis:

1. $\|\cdot\|^{V}$ er positiv definitt. Det vil si $\|\boldsymbol{x}\|^{V} > 0 \iff \boldsymbol{x} \neq \boldsymbol{0} \ \forall \boldsymbol{x} \in V$ 2. $\|\boldsymbol{x} + \boldsymbol{y}\|^{V} \leq \|\boldsymbol{x}\|^{V} + \|\boldsymbol{y}\|^{V} \ \forall \boldsymbol{x}, \boldsymbol{y} \in V$ (trekantulikheten) 3. $\|\lambda \boldsymbol{x}\|^{V} = |\lambda| \cdot \|\boldsymbol{x}\|^{V} \ \forall \ \boldsymbol{x} \in V, \ \forall \lambda \in \mathbb{R}$

Definisjon 2.18 En Euklidsk metrikk, g, er en kvadratisk form på V. Det vil si:

$$g: V \times V \to \mathbb{R} \tag{2.94}$$

g har følgende egenskaper:

- 1. $g er av klasse C^2$.
- 2. g er bilineær: $g(\boldsymbol{x}, \alpha \boldsymbol{y} + \beta \boldsymbol{z}) = \alpha g(\boldsymbol{x}, \boldsymbol{y}) + \beta g(\boldsymbol{x}, \boldsymbol{z})$
- 3. g er symmetrisk: $g(\boldsymbol{x}, \boldsymbol{y}) = g(\boldsymbol{y}, \boldsymbol{x})$
- 4. g er posistiv definitt: g(x, x) > 0 hvis $x \neq 0$, og g(x, x) = 0 hvis x = 0
- 5. g degenererer ikke. Det vil si: Det eksisterer ikke $\mathbf{y} \neq \mathbf{0} \in V$ slik at $\forall \mathbf{x} \in V$: $g(\mathbf{x}, \mathbf{y}) = 0$

Hvis en Euklidsk metrikk g fins, fins en Euklidsk norm, eller 2-norm på V defineret ved:

$$\|\boldsymbol{x}\|_{2}^{V} \stackrel{\Delta}{=} \sqrt{g(\boldsymbol{x}, \boldsymbol{x})} \tag{2.95}$$

Enhver metrikk g har en metrikk tensor, $[g_{ij}]$ som beskriver g's virkning på en basis $\{e_1, \ldots, e_p\}$ i V.

$$g_{ij} \stackrel{\Delta}{=} g(\boldsymbol{e}_i, \boldsymbol{e}_j)$$
 (2.96)

Dermed får vi:

$$\forall \boldsymbol{x}, \boldsymbol{y} \in V \ g(\boldsymbol{x}, \boldsymbol{y}) = \sum_{i,j} g_{ij} x_i y_j = \boldsymbol{x}^{\mathrm{T}}[g_{ij}] \boldsymbol{y}$$
(2.97)

For den Euklidske metrikk på \mathbb{R}^n vil $[g_{ij}] = \mathbf{I}_{n \times n}$.

Hvis V ikke bare er et vektorrom, men også en Lie-gruppe (se kap. 2.1.1), som SE(3), definerer vi begrepet invariant metrikk på følgende måte:

Definisjon 2.19 Metrikken g er invariant hvis:

- 1. $[g_{ij}]$ ikke endres når basisen den er definert på blir transformert av en gruppetransformasjon T
- 2. $[g_{ij}]$ ikke endres når lengdeskalaen endres.

Følgende viktige toerem er hentet fra [Lončarić 1987]:

Teorem 2.2 Det eksisterer ingen positiv definitt invariant metrikk for Lie-gruppen SE(3). ■

Dette betyr at ingen invariant Euklidsk metrikk eller norm finnes for twister eller wrencher siden Euklidsk metrikk er positiv definitt. Vi må derfor ha et annet lengdemål på SE(3)enn den Euklidske norm. Vi skal nå se på en slik metrikk, nemlig *stivhetsmetriken*. Som vi har sett mapper en stivhetsoperator IK en forflytningsskrue x_{Δ} til en wrench w. Vi definerer nå en kvadratisk form \mathcal{K} slik at:

$$\mathcal{K}(x_{\Delta}, x_{\Delta}') = ({}^{I}\boldsymbol{x}_{\Delta}')^{\mathrm{T}\ I}\boldsymbol{K} {}^{I}\boldsymbol{x}_{\Delta}$$
(2.98)

der ${}^{I}\boldsymbol{K} = [k_{ij}]$ representerer den metriske tensoren til \mathcal{K} og ${}^{I}\boldsymbol{x}_{\Delta}', {}^{I}\boldsymbol{x}_{\Delta} \in se(3)$. \mathcal{K} er en metrikk ifølge definisjon 2.18 ([DeShutter og Bruyninckx 1992] s. 53). \mathcal{K} er ikke invariant fordi \boldsymbol{K} er avhengig av koordinatsystem.

Vi skal nå se på hvordan et begrep som ortogonalitet kan brukes i forbindelse med \mathcal{K} normen. I \mathbb{R}^n sier vi at to vektorer \boldsymbol{x} og \boldsymbol{y} er ortogonale hvis $\boldsymbol{x}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{y} = 0$. Mer generelt er det å skrive:

Definisjon 2.20

$$\boldsymbol{x} \text{ og } \boldsymbol{y} \text{ er ortogonale hvis } \boldsymbol{x}^{\mathrm{T}}[g_{ij}]\boldsymbol{y} = 0 \text{ der } \boldsymbol{x}, \boldsymbol{y} \in \mathbb{R}^{n}$$
 (2.99)

der $[g_{ij}]$ er den metriske tensoren til den Euklidske metrikken som er lik $\mathbf{I}_{n \times n}$ i et ndimensjonalt ortogonalt koordinatsystem.

På samme måte sies to twister ν_1 og ν_2 å være \mathcal{K} -ortogonale hvis

Definisjon 2.21

$$\nu_1 \text{ og } \nu_2 \text{ er } \mathcal{K} - \text{ortogonale hvis } \mathcal{K}(\nu_1, \nu_2) = \boldsymbol{\nu}_1^{\mathrm{T}}[k_{ij}]\boldsymbol{\nu}_2 = 0$$
 (2.100)

der $[k_{ij}]$ er den metriske tensoren til \mathcal{K} .

Vi skal se på hvordan \mathcal{K} -normen kan brukes i forbindelse med løsning av lineære ligningssett. Anta at vi har et lineært ligningssett i \mathbb{R}^n :

$$\boldsymbol{A}\boldsymbol{x} = \boldsymbol{b} \tag{2.101}$$

Hvis \boldsymbol{A} ikke er inverterbar, det vil si rang $\boldsymbol{A} < n$, vil pseudoinversløsningen [Strang 1988], \boldsymbol{x}^{\dagger} være gitt ved:

$$\boldsymbol{x}^{\dagger} = \boldsymbol{A}^{\dagger} \boldsymbol{b} \tag{2.102}$$

der A^{\dagger} er den pseudoinverse til A. x^{\dagger} er den løsning som er "best" i henhold til 2normen, det vil si en minste kvadraters løsning. Men hvis ligningssettet er definert i et twistsystem, \mathcal{T} , følger det av teorem 2.2 at vi ikke kan bruke 2-norm. Vi vil derfor bruke \mathcal{K} -normen til dette.

Hvis vi erstatter den Euklidske normen med 2-normen basert på stivhets-metrikken \mathcal{K} får vi den \mathcal{K} -vektede pseudoinversløsningen $\boldsymbol{x}_{K}^{\dagger}$.

Vi har følgende definisjon på $\boldsymbol{x}_{K}^{\dagger}$:

Definisjon 2.22 $\boldsymbol{x}_{K}^{\dagger}$ er en 2-norm løsning til $\boldsymbol{A}\boldsymbol{x} = \boldsymbol{b}$, med 2-normen basert på stivhetsmetrikken \mathcal{K} hvis og bare hvis $\boldsymbol{x}_{K}^{\dagger}$ er en løsning på optimaliseringsproblemet

$$\min_{\boldsymbol{x}} J = (\boldsymbol{A}\boldsymbol{x} - \boldsymbol{b})^{\mathrm{T}} \boldsymbol{K} (\boldsymbol{A}\boldsymbol{x} - \boldsymbol{b})$$
(2.103)

Vi ser at dette er en utvidelse av optimaliseringskriteriet for pseudoinvers-løsningen. Formelt vil $\boldsymbol{x}_{K}^{\dagger}$ kunne finnes ved hjelp av den \mathcal{K} -vektede pseudoinverse $\boldsymbol{A}_{K}^{\dagger}$. Hvis \boldsymbol{A} har full kolonnerang og har flere rader enn kolonner, kan en sluttet løsning for $\boldsymbol{A}_{K}^{\dagger}$ finnes:

$$\boldsymbol{A}_{K}^{\dagger} = (\boldsymbol{A}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{K}\boldsymbol{A})^{-1}\boldsymbol{A}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{K}$$
(2.104)

og $oldsymbol{x}_{K}^{\dagger}$ finnes ved:

$$\boldsymbol{x}_{K}^{\dagger} = \boldsymbol{A}_{K}^{\dagger} \boldsymbol{b}$$
 (2.105)

Metoder for numerisk beregning av $\boldsymbol{x}_{K}^{\dagger}$ og $\boldsymbol{A}_{K}^{\dagger}$ finnes i [Golub og Van Loan 1989].

2.3.4 Dekomponering av hastighet

Vi skal i dette kapittelet se hvordan vi kan dekomponere robotgriperens hastighetsskrue i en fri komponent og en komponent assosiert med kontakten med et annet legeme. Vi antar at det er et "fjærende element" med stivhet IK mellom griperen og kontaktflaten.

Vi antar at roboten og kraftsensoren er ideelt stive og all fjæring er samlet i IK. Det vil si vi modellerer kontaktkraftskruen som fjærkrefter. I og med at kontaktflaten er antatt fjærende har griperen fortsatt 6 frihetsgrader i hastighet.

Noen av hastighetskomponentene gir opphav til deformering av kontaktflaten. Disse komponentene mappes til en kontaktwrench av IK. Derfor er twisten til griperen alltid en sum av en fri komponent og en komponent assosiert med kontakten. Dette skriver vi:

$$\nu = \nu_{fri} + \nu_{comp} \tag{2.106}$$

der indeksen *comp* står for compliance. Disse komponentene ligger i hvert sitt twistsystem og vi skriver:

$$\begin{array}{rcl}
\nu_{fri} & \in & \mathcal{T}_{fri} \\
\nu_{comp} & \in & \mathcal{T}_{comp}
\end{array} \tag{2.107}$$

Vi skal nå finne uttrykk for ${}^{I}\boldsymbol{\nu}_{fri}$ og ${}^{I}\boldsymbol{\nu}_{comp}$ og til dette trenger vi en projeksjonsoperator.

Definisjon 2.23 I det Euklidske rommet \mathbb{R}^n vil projeksjonen

$$\boldsymbol{P}_{\mathcal{R}(A)} \stackrel{\triangle}{=} \boldsymbol{A} \boldsymbol{A}^{\dagger} \tag{2.108}$$

projisere en vektor $\boldsymbol{x} \in \mathbb{R}^n$ ned på kolonnerommet til \boldsymbol{A} , $\mathcal{R}(\boldsymbol{A})$ [Strang 1988]. Det vil si :

$$\boldsymbol{P}_{\mathcal{R}(A)}\boldsymbol{x} \in \mathcal{R}(\boldsymbol{A}). \tag{2.109}$$

Projeksjonen vil minimalisere feilen i minste kvadraters forstand, det vil si en minimalisering av 2-normen til differansen mellom vektoren og projeksjonen av vektoren.

Dette kan ikke brukes i SE(3) da den Euklidske normen ikke eksisterer her. Istedet brukes 2-normen basert på \mathcal{K} -metrikken.

Definisjon 2.24 I twist-systemet T vil prosjeksjonen

$$\boldsymbol{P}_{\mathcal{R}(A)} = \boldsymbol{A} \boldsymbol{A}_{K}^{\dagger} \tag{2.110}$$

projisere en twist $\boldsymbol{\nu} \in \mathcal{T} \mathcal{K}$ -ortogonalt ned på kolonnerommet til \boldsymbol{A} . Projeksjonen vil minimalisere 2-normen basert på \mathcal{K} -metrikken av differasen mellom twisten og projeksjonen av twisten.

Anta at $\boldsymbol{J} = [\boldsymbol{\nu}_1, \dots, \boldsymbol{\nu}_{n_{\boldsymbol{\nu}}}]$ er twistjacobimatrisen til twistsystemet \mathcal{T} . Altså er:

$$\mathcal{T} = \operatorname{span} \left\{ \nu_1, \dots, \nu_{n_\nu} \right\}$$
(2.111)

Anta også at \mathcal{T} er inneholdt i twistsystemet \mathcal{T}' . Det vil si

$$\mathcal{T} \subset \mathcal{T}' \tag{2.112}$$

Definisjon 2.25 I twistsytemet T' vil projektsonen

$$\boldsymbol{P}_{\mathcal{R}(J)} = \boldsymbol{J} \boldsymbol{J}_{K}^{\dagger}, \qquad (2.113)$$

der \mathbf{J} er twistjacobimatrisen som definert i ligning (2.90), projisere en twist $\nu \in \mathcal{T}'$ \mathcal{K} -ortogonalt ned på kolonnerommet til \mathbf{J} . Ifølge (2.111) er:

$$\mathcal{R}(oldsymbol{J}) = ext{span} \left\{
u_1, \dots,
u_{n_
u}
ight\} = \mathcal{T}$$

Vi definerer derfor

$$\boldsymbol{P}_T \stackrel{\triangle}{=} \boldsymbol{P}_{\mathcal{R}(J)} = \boldsymbol{J} \boldsymbol{J}_K^{\dagger}$$
(2.114)

 \boldsymbol{P}_T vil projisere en twist $\nu \in \mathcal{T}'$ \mathcal{K} -ortogonalt ned på \mathcal{T}

En geometrisk tolkning av dette vil være: $\mathbf{P}_T \boldsymbol{\nu} \in \mathcal{T}$ er den twisten som er nærmest den målte twisten $\boldsymbol{\nu} \in \mathcal{T}'$ ifølge \mathcal{K} -normen. [DeShutter og Bruyninckx 1992] \mathbf{P}_T er en type kinestatisk filter og kalles et twist-filter [Doty, Melchiorri og Bonivento 1993]. $\mathcal{R}\{\mathbf{P}_T\}$ definerer mulige retninger griperen kan ha hastighet uten å deformere kontaktflaten, \mathcal{S} . Vi får derfor følgende uttrykk for $\boldsymbol{\nu}_{fri}$ (twist of freedom):

$$\boldsymbol{\nu}_{fri} \stackrel{\triangle}{=} \boldsymbol{P}_T \boldsymbol{\nu} \in \mathcal{R} \{ \boldsymbol{P}_T \}$$
(2.115)

Det følger da at twist-filteret $(I_{6\times 6} - P_T)$ bestemmer de twistene som deformerer S, og vi får følgende uttrykk for ν_{comp} (twist of compliance):

$$\boldsymbol{\nu}_{comp} = (\boldsymbol{I}_{6\times 6} - \boldsymbol{P}_T) \boldsymbol{\nu} \in \mathcal{R}\{\boldsymbol{P}_T\}^{\perp}$$
(2.116)

Ifølge [Doty, Melchiorri og Bonivento 1993] har vi at $\mathcal{R}\{P_T\} = \mathcal{R}\{JJ_K^{\dagger}\} = \mathcal{R}\{J\}$ hvilket vil si at ν_{fri} avhenger bare av J og er invariant i forhold til stivhetsmatrisen K. Vi har også at $\mathcal{R}\{P_T\}^{\perp} = \mathcal{R}\{JJ_K^{\dagger}\}^{\perp} = \mathcal{R}\{J_K^{\dagger}\}^{\perp}$ som betyr at ν_{comp} avhenger av stivhetsmatrisen K.

Påstand 2.9 \mathcal{T}_{fri} og \mathcal{T}_{comp} er \mathcal{K} -ortogonale rom

Bevis:

$$\begin{aligned} \mathcal{K}(\nu_{fri},\nu_{comp}) &= \boldsymbol{\nu}_{fri}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{K}\boldsymbol{\nu}_{comp} \\ &= \boldsymbol{\nu}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{P}_{T}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{K}(\boldsymbol{I}_{6\times 6}-\boldsymbol{P}_{T})\boldsymbol{\nu} \\ &= \boldsymbol{\nu}^{\mathrm{T}}(\boldsymbol{P}_{T}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{K}-\boldsymbol{P}_{T}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{K}\boldsymbol{P}_{T})\boldsymbol{\nu} \end{aligned}$$

Setter inn ligning (2.114):

$$\mathcal{K}(\nu_{fri},\nu_{comp}) = \boldsymbol{\nu}^{\mathrm{T}} \left\{ (\boldsymbol{J}_{K}^{\dagger})^{\mathrm{T}} \boldsymbol{J}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{K} - (\boldsymbol{J}_{K}^{\dagger})^{\mathrm{T}} \boldsymbol{J}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{K} \boldsymbol{J} \boldsymbol{J}_{K}^{\dagger} \right\} \boldsymbol{\nu}$$

Vi setter inn sammenhengene:

$$J_K^{\dagger} = (J^{\mathrm{T}} K J)^{-1} J^{\mathrm{T}} K$$

 $(J_K^{\dagger})^{\mathrm{T}} = K J (J^{\mathrm{T}} K J)^{-1} \text{ da } J^{\mathrm{T}} K J \text{ er symmetrisk}$

og får:

$$\mathcal{K}(\nu_{fri},\nu_{comp}) = \boldsymbol{\nu}^{\mathrm{T}} \left\{ \boldsymbol{K} \boldsymbol{J} (\boldsymbol{J}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{K} \boldsymbol{J})^{-1} \boldsymbol{J}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{K} - \boldsymbol{K} \boldsymbol{J} (\boldsymbol{J}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{K} \boldsymbol{J})^{-1} \boldsymbol{J}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{K} \boldsymbol{J} (\boldsymbol{J}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{K} \boldsymbol{J})^{-1} \boldsymbol{J}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{K} \right\} \boldsymbol{\nu}$$

$$\mathcal{K}(\nu_{fri},\nu_{comp}) = \boldsymbol{\nu}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{K} \boldsymbol{J} \left\{ (\boldsymbol{J}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{K} \boldsymbol{J})^{-1} - (\boldsymbol{J}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{K} \boldsymbol{J})^{-1} \boldsymbol{J}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{K} \boldsymbol{J} (\boldsymbol{J}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{K} \boldsymbol{J})^{-1} \right\} \boldsymbol{J}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{K} \boldsymbol{\nu}$$

Vi definerer den symmetriske matrisen $\boldsymbol{Q} \stackrel{\triangle}{=} (\boldsymbol{J}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{K} \boldsymbol{J})$. \boldsymbol{Q} er inverterbar da \boldsymbol{J} har full kolonnerang. Dette gir oss:

$$\begin{aligned} \mathcal{K}(\nu_{fri},\nu_{comp}) &= \boldsymbol{\nu}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{K}\boldsymbol{J}\left\{\boldsymbol{Q}^{-1}-\boldsymbol{Q}^{-1}\boldsymbol{Q}\boldsymbol{Q}^{-1}\right\}\boldsymbol{J}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{K}\boldsymbol{\nu} \\ &= \boldsymbol{\nu}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{K}\boldsymbol{J}\,\boldsymbol{0}_{6\times 6}\,\boldsymbol{J}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{K}\boldsymbol{\nu} \end{aligned}$$

Dette gir oss følgende resultat:

$$\mathcal{K}(\nu_{fri}, \nu_{comp}) = 0 \Leftrightarrow \mathcal{T}_{fri} \text{ og } \mathcal{T}_{comp} \text{ er } \mathcal{K} ext{-ortogonale}$$

2.4 Dynamisk modell for robotmanipulator

Anvendelse av Euler-Lagrange ligningen gir en dynamisk modell for en n-leddet robotmanipulator på formen [Spong og Vidyasagar 1989]:

$$\boldsymbol{D}(\boldsymbol{q})\ddot{\boldsymbol{q}} + \boldsymbol{C}(\boldsymbol{q}, \dot{\boldsymbol{q}})\dot{\boldsymbol{q}} + \boldsymbol{g}(\boldsymbol{q}) = \boldsymbol{\tau}$$
(2.117)

 der

• $\boldsymbol{q} = [q_1, \dots, q_n]^{\mathrm{T}}$ er en vektor av leddvariable, dim $\{\boldsymbol{q}\} = (n \times 1)$

- D(q) er manipulatorens treghetsmatrise, dim $\{D\}$ =(n × n)
- $C(q, \dot{q})\dot{q}$ er en vektor av coriolis/sentrifugal-krefter, dim{C}=(n × n)
- g(q) er en vektor av tyngdekrefer/momenter, dim $\{g\} = (n \times 1)$
- τ er en vektor av leddmomenter, dim $\{\tau\} = (n \times 1)$

Hvis manipulatorens griper er i kontakt med omgivelsene får modellen formen:

$$D(\boldsymbol{q})\ddot{\boldsymbol{q}} + C(\boldsymbol{q}, \dot{\boldsymbol{q}})\dot{\boldsymbol{q}} + \boldsymbol{g}(\boldsymbol{q}) = \boldsymbol{\tau} - \boldsymbol{J}(\boldsymbol{q})\boldsymbol{f}$$
(2.118)

 der

- $\boldsymbol{J}(\boldsymbol{q})$ er maniplulatorens jacobi
matrise
- f er kontaktkraften

En viktig egenskap ved disse modellene som vi skal få bruk for senere er

Teorem 2.3 Matrisen $\dot{D}(q) - 2C(q, \dot{q})$ er skjevsymmetrisk.

Bevis:

Se for eksempel [Spong og Vidyasagar 1989]. En annen egenskap med modellen som vi vil få bruk for i stabilitetsbevis er:

Påstand 2.10

$$\dot{\boldsymbol{D}} = \boldsymbol{C} + \boldsymbol{C}^{\mathrm{T}} \tag{2.119}$$

Bevis:

$$\dot{\boldsymbol{D}} - 2\boldsymbol{C} = -\dot{\boldsymbol{D}} + 2\boldsymbol{C}^{\mathrm{T}} \text{ da } \boldsymbol{D} \text{ er symmetrisk}$$

$$2\dot{\boldsymbol{D}} = 2\boldsymbol{C} + 2\boldsymbol{C}^{\mathrm{T}}$$

$$\dot{\boldsymbol{D}} = \boldsymbol{C} + \boldsymbol{C}^{\mathrm{T}} \text{ q.e.d.}$$
(2.120)

Vi vil også få bruk for å kunne finne en begrensning på matrisen C.

Teorem 2.4 $\|C(q, \dot{q})\|$ er lineær i $\|\dot{q}\|$ og begrenset, det vil si:

$$\|\boldsymbol{C}(\boldsymbol{q}, \dot{\boldsymbol{q}})\| \le k_C \|\dot{\boldsymbol{q}}\| \tag{2.121}$$

Bevis:

Uttrykket for $C(q, \dot{q}) = \{c_{ij}(q, \dot{q})\}$ er gitt ved [Spong og Vidyasagar 1989]:

$$c_{ij} = \sum_{k=1}^{n} \frac{1}{2} \left\{ \frac{\partial d_{ij}}{\partial q_k} + \frac{\partial d_{ik}}{\partial q_j} - \frac{\partial d_{kj}}{\partial q_i} \right\} \dot{q_k}$$
(2.122)

der $D(q) = \{d_{ij}\}$ og i, j = 1, ..., n og c_{ij} er de såkalte Christoffel symbolene. Siden D er manipulatorens treghetsmatrise er den begrenset i q og det er også matrisen $\frac{\partial D}{\partial q}$. Vi ser da av ligning (2.122) at c_{ij} er begrenset i q og lineær i \dot{q} . Det følger da at det eksisterer en konstant k_C slik at $\|C(q, \dot{q})\| \leq k_C \|\dot{q}\|$

2.5 Oppgavekoordinater

Når manipulatoren er i kontakt med omgivelsene, som er tilfellet i kraftstyring, er det mer hensiktsmessig å beskrive dynamikken i oppgaverommet [Khatib 1987]. Manipulatorens tilstand blir nå beskrevet av en vektor \boldsymbol{x} som inneholder griperens konfigurasjon. Vi trenger en sammenheng mellom \boldsymbol{q} og \boldsymbol{x} :

$$\boldsymbol{x} = \boldsymbol{f}(\boldsymbol{q}) \tag{2.123}$$

der $f(\cdot)$ beskriver manipulatorens foroverkinematikk. Vi har videre sammenhengen:

$$\dot{\boldsymbol{x}} = \frac{\partial \boldsymbol{f}(\boldsymbol{q})}{\partial \boldsymbol{q}} \dot{\boldsymbol{q}} = \boldsymbol{J}(\boldsymbol{q}) \dot{\boldsymbol{q}}$$
(2.124)

$$\ddot{\boldsymbol{x}} = \dot{\boldsymbol{J}}(\boldsymbol{q})\dot{\boldsymbol{q}} + \boldsymbol{J}(\boldsymbol{q})\ddot{\boldsymbol{q}}$$
(2.125)

Der J(q) er manipulatorens geometriske Jacobimatrise. Denne må ikke forveksles med twistjaboimatrisen, J, definert i ligning (2.90). Vi har nå følgende uttrykk for \dot{q} og \ddot{q} :

$$\dot{\boldsymbol{q}} = \boldsymbol{J}^{-1}(\boldsymbol{q})\dot{\boldsymbol{x}} \tag{2.126}$$

$$\ddot{\boldsymbol{q}} = \boldsymbol{J}^{-1}(\boldsymbol{q})\ddot{\boldsymbol{x}} - \boldsymbol{J}^{-1}(\boldsymbol{q})\dot{\boldsymbol{J}}(\boldsymbol{q})\boldsymbol{J}^{-1}(\boldsymbol{q})\dot{\boldsymbol{x}}$$
(2.127)

Setter så inn ligningene (2.126) og (2.127) i modellen (2.118).

$$\boldsymbol{D}(\boldsymbol{q})\boldsymbol{J}^{-1}\ddot{\boldsymbol{x}} - \boldsymbol{D}(\boldsymbol{q})\boldsymbol{J}^{-1}\dot{\boldsymbol{J}}\boldsymbol{J}^{-1}\dot{\boldsymbol{x}} + \boldsymbol{C}(\boldsymbol{q},\dot{\boldsymbol{q}})\boldsymbol{J}^{-1}\dot{\boldsymbol{x}} + \boldsymbol{g}(\boldsymbol{q}) = \boldsymbol{\tau} - \boldsymbol{J}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{f}$$
(2.128)

Vi innfører nå notasjonen

•
$$D(x) = J^{-T}(q)D(q)J^{-1}(q)$$

• $C(x, \dot{x}) = J^{-T}(q)C(q, \dot{q})J^{-1}(q) - \underbrace{J^{-T}(q)D(q)J^{-1}(q)}_{D(x)}\dot{J}(q)J^{-1}(q)$

• $\boldsymbol{g}(\boldsymbol{x}) = \boldsymbol{J}^{-T}(\boldsymbol{q})\boldsymbol{g}(\boldsymbol{q})$

•
$$\boldsymbol{u} = \boldsymbol{J}^{-T}(\boldsymbol{q})\boldsymbol{\tau}$$

Dette gir oss følgende dynamiske modell :

$$\boldsymbol{D}(\boldsymbol{x})\ddot{\boldsymbol{x}} + \boldsymbol{C}(\boldsymbol{x}, \dot{\boldsymbol{x}})\dot{\boldsymbol{x}} + \boldsymbol{g}(\boldsymbol{x}) = \boldsymbol{u} - \boldsymbol{f}$$
(2.129)

Denne modellen vil vi bruke for å beskrive en manipulator med kun tre translasjonsledd, slik at \boldsymbol{x} er griperens posisjon i \mathbb{R}^3 . For en manipulator med 6DOF vil vi bruke modellen:

$$\boldsymbol{D}(\boldsymbol{T})\dot{\boldsymbol{\nu}} + \boldsymbol{C}(\boldsymbol{T},\boldsymbol{\nu})\boldsymbol{\nu} + \boldsymbol{g}(\boldsymbol{T}) = \boldsymbol{u} - \boldsymbol{w}$$
(2.130)

Der $T \in SE(3)$ beskriver griperens posisjon og orientering, og $\nu \in se(3)$ er en hastighetsskrue som beskriver griperens vinkel- og translasjonshastighet. Merk at den samme notasjonen D brukes for de *forskjellige* matrisene D(x), D(q) og D(T). Det samme gjelder for C og g.
Teorem 2.5 Egenskapen i teorem (2.3) gjelder også når den dynamiske modellen er uttrykt i oppgavekoordinater.

Bevis:

Vi deriverer $\boldsymbol{D}(\boldsymbol{x})$ etter produktregelen:

$$\dot{\boldsymbol{D}}(\boldsymbol{x}) = \dot{\boldsymbol{J}}^{-T} \boldsymbol{D}(\boldsymbol{q}) \boldsymbol{J}^{-1} + \boldsymbol{J}^{-T} \dot{\boldsymbol{D}}(\boldsymbol{q}) \boldsymbol{J}^{-1} + \boldsymbol{J}^{-T} \boldsymbol{D}(\boldsymbol{q}) \dot{\boldsymbol{J}}^{-1}$$
(2.131)

Trekker fra uttrykket for $2\boldsymbol{C}(\boldsymbol{x}, \dot{\boldsymbol{x}})$ og får:

$$\dot{\boldsymbol{D}}(\boldsymbol{x}) - 2\boldsymbol{C}(\boldsymbol{x}, \dot{\boldsymbol{x}}) = \dot{\boldsymbol{J}}^{-T} \boldsymbol{D}(\boldsymbol{q}) \boldsymbol{J}^{-1} + \boldsymbol{J}^{-T} \boldsymbol{D}(\boldsymbol{q}) \dot{\boldsymbol{J}}^{-1} + 2\boldsymbol{J}^{-T} \boldsymbol{D}(\boldsymbol{q}) \boldsymbol{J}^{-1} \dot{\boldsymbol{J}} \boldsymbol{J}^{-1} + \boldsymbol{J}^{-T} \left(\dot{\boldsymbol{D}}(\boldsymbol{q}) - 2\boldsymbol{C}(\boldsymbol{q}, \dot{\boldsymbol{q}}) \right) \boldsymbol{J}^{-1}$$
(2.132)

For å rydde opp i dette trenger vi sammenhengen $J^{-1}J = I_{n \times n}$ Derivasjon av dette gir $\dot{J}^{-1}J + J^{-1}\dot{J} = \mathbf{0}_{n \times n}$ og vi får følgende uttrykk for \dot{J} :

$$\dot{\boldsymbol{J}} = -\boldsymbol{J}\dot{\boldsymbol{J}}^{-1}\boldsymbol{J}$$
(2.133)

(2.132) kan nå forenkles til:

$$\dot{\boldsymbol{D}}(\boldsymbol{x}) - 2\boldsymbol{C}(\boldsymbol{x}, \dot{\boldsymbol{x}}) = \dot{\boldsymbol{J}}^{-T} \boldsymbol{D}(\boldsymbol{q}) \boldsymbol{J}^{-1} - \boldsymbol{J}^{-T} \boldsymbol{D}(\boldsymbol{q}) \dot{\boldsymbol{J}}^{-1} + \boldsymbol{J}^{-T} (\dot{\boldsymbol{D}}(\boldsymbol{q}) - 2\boldsymbol{C}(\boldsymbol{q}, \dot{\boldsymbol{q}})) \boldsymbol{J}^{-1}$$
(2.134)

Transponerer (2.134) og får

$$\left(\dot{\boldsymbol{D}}(\boldsymbol{x}) - 2\boldsymbol{C}(\boldsymbol{x}, \dot{\boldsymbol{x}})\right)^{\mathrm{T}} = \boldsymbol{J}^{-T}\boldsymbol{D}(\boldsymbol{q})\dot{\boldsymbol{J}}^{-1} - \boldsymbol{J}^{-T}\boldsymbol{D}(\boldsymbol{q})\dot{\boldsymbol{J}}^{-1} + \boldsymbol{J}^{-T}\left(\dot{\boldsymbol{D}}(\boldsymbol{q}) - 2\boldsymbol{C}(\boldsymbol{q}, \dot{\boldsymbol{q}})\right)\boldsymbol{J}^{-1}$$
(2.135)

Hvis vi sammenligner ligningene (2.134) og (2.135) ser vi :

$$\dot{\boldsymbol{D}}(\boldsymbol{x}) - 2\boldsymbol{C}(\boldsymbol{x}, \dot{\boldsymbol{x}}) = -\left(\dot{\boldsymbol{D}}(\boldsymbol{x}) - 2\boldsymbol{C}(\boldsymbol{x}, \dot{\boldsymbol{x}})\right)^{\mathrm{T}}$$
(2.136)

Det følger åpenbart at sammenhengen (2.119) også gjelder i oppgavekoordinater. I stabilitetsbevisene vil vi få bruk for å finne øvre begrensninger på leddene i den dynamiske modellen, og vi vil derfor utlede hvordan vi kan finne en begrensning på coriolismatrisen.

Teorem 2.6 For en dynamisk robotmodell i oppgavekoordinaterfor der \boldsymbol{x} betegner griperposisjon i \mathbb{R}^3 vil $\|\boldsymbol{C}(\boldsymbol{x}, \dot{\boldsymbol{x}})\|$ være lineær i $\|\dot{\boldsymbol{x}}\|$ og begrenset. Det vil si:

$$\|\boldsymbol{C}(\boldsymbol{x}, \dot{\boldsymbol{x}})\| \le k_C' \|\dot{\boldsymbol{x}}\|$$
(2.137)

Bevis:

Fra ligningen for $\boldsymbol{C}(\boldsymbol{x}, \dot{\boldsymbol{x}})$ har vi:

$$\|\boldsymbol{C}(\boldsymbol{x}, \dot{\boldsymbol{x}})\| \leq \|\boldsymbol{J}^{-1}(\boldsymbol{q})\|^2 \left(\|\boldsymbol{C}(\boldsymbol{q}, \dot{\boldsymbol{q}})\| + \|\boldsymbol{J}^{-1}(\boldsymbol{q})\| \|\boldsymbol{D}(\boldsymbol{q})\| \|\dot{\boldsymbol{J}}(\boldsymbol{q})\|\right)$$
(2.138)

Hvis vi antar at manipulatoren er i en ikke-singulær konfigurasjon har vi følgende begrensning på $\|J^{-1}(q)\|$:

$$0 < \left\| \boldsymbol{J}^{-1}(\boldsymbol{q}) \right\| = \sigma_1 < \infty \tag{2.139}$$

der σ_1 er nedre singulærverdi til J(q) Vi setter inn (2.121) og (2.139) i (2.138) og får:

$$\|\boldsymbol{C}(\boldsymbol{x}, \dot{\boldsymbol{x}})\| \leq \sigma_1^2 \left(k_c \| \dot{\boldsymbol{q}} \| + \sigma_1 \| \boldsymbol{D}(\boldsymbol{q}) \| \left\| \dot{\boldsymbol{J}}(\boldsymbol{q}) \right\| \right)$$
(2.140)

D(q) er begrenset i q og $\dot{J}(q)$ er begrenset i q og lineær i \dot{q} . Det vil si:

$$\|\boldsymbol{D}(\boldsymbol{q})\| \le M \text{ og } \|\dot{\boldsymbol{J}}(\boldsymbol{q})\| \le N \|\dot{\boldsymbol{q}}\|$$
 (2.141)

Vi får dermed

$$\|\boldsymbol{C}(\boldsymbol{x}, \dot{\boldsymbol{x}})\| \leq \sigma_1^2 \left(k_C \| \boldsymbol{J}^{-1}(\boldsymbol{q}) \| \| \dot{\boldsymbol{x}} \| + \sigma_1 M N \| \boldsymbol{J}^{-1}(\boldsymbol{q}) \| \| \dot{\boldsymbol{x}} \| \right)$$
(2.142)

som kan skrives

$$|\boldsymbol{C}(\boldsymbol{x}, \dot{\boldsymbol{x}})|| \le k_C' ||\dot{\boldsymbol{x}}|| \quad \text{der} \quad k_C' \stackrel{\Delta}{=} \sigma_1^3 k_C + \sigma_1^4 M N \tag{2.143}$$

Når robotmodellen er gitt som i ligning (2.130) vil vi også ha en slik begrensning:

Teorem 2.7 For en dynamisk robotmodell i 6DOF vil coriolis-matrisen være øvre begrenset.

Bevis:

$$\boldsymbol{C}(\boldsymbol{T},\boldsymbol{\nu}) = \boldsymbol{J}^{-T}(\boldsymbol{q})\boldsymbol{C}(\boldsymbol{q},\dot{\boldsymbol{q}})\boldsymbol{J}^{-1}(\boldsymbol{q}) - \boldsymbol{J}^{-T}(\boldsymbol{q})\boldsymbol{D}(\boldsymbol{q})\boldsymbol{J}^{-1}\dot{\boldsymbol{J}}(\boldsymbol{q})\boldsymbol{J}^{-1}(\boldsymbol{q})$$
(2.144)

Siden den euklidske norm av $\boldsymbol{\nu}$ ikke eksisterer, finner vi en begrensning i $\dot{\boldsymbol{q}}$:

$$\|\boldsymbol{C}(\boldsymbol{T},\boldsymbol{\nu})\| \le C_{\max} \quad \text{der} \quad C_{\max} = \left(\sigma_1^2 k_C + \sigma_1^3 M N\right) \max\left\{\|\boldsymbol{\dot{q}}\|\right\}$$
(2.145)

2.6 Lyapunovteori

Vi vil her gi en kort innføring i Lyapunovstabilitet for ulineære systemer. Referanser for dette kapittelet er [Spong og Vidyasagar 1989] og [Vidyasagar 1993]. Anta at vi har et ulineært system på \mathbb{R}^n gitt ved:

$$\dot{\boldsymbol{x}} = \boldsymbol{f}(\boldsymbol{x}) \tag{2.146}$$

og at dette systemet har et singulært punkt i origo slik at f(0) = 0. Hvis det aktuelle systemet ikke har et singulært punkt i origo, men et singulært punkt \boldsymbol{x}_0 , kan det alltid utføres et koordinatskifte på \mathbb{R}^n slik at origo blir det singulære punkt.

Definisjon 2.26 Origo er et stabilt singulært punkt hvis

$$\forall \varepsilon > 0 \; \exists \delta(\varepsilon, t_0) \, | \, \| \boldsymbol{x}(t_0) \| < \delta(\varepsilon, t_0) \Rightarrow \| \boldsymbol{x} \| < \varepsilon \; \forall t > t_0$$

Definisjon 2.27 Origo er et asymptotisk singulært punkt hvis det er stabilt og i tillegg:

$$\lim_{t\to\infty} \|\boldsymbol{x}(t)\| = \mathbf{0}$$

Definisjon 2.28 La $V(\boldsymbol{x}) : \mathbb{R}^n \to \mathbb{R}$ være en funksjon av klasse C^1 som er definert i en omegn av origo. Hvis V er positiv definitt, det vil si

$$V(\boldsymbol{x}) > 0 \ \forall \boldsymbol{x} \neq \boldsymbol{0} \ \text{og} \ V(\boldsymbol{0}) = 0$$

er $V(\mathbf{x})$ en Lyapunovsfunksjonskandidat (LFK) for systemet (2.146).

Teorem 2.8 Hvis det eksisterer en LFK for systemet (2.146) slik at

$$\dot{V}(\boldsymbol{x}) < 0 \ \forall \boldsymbol{x} \neq \boldsymbol{0},$$

det vil si den tidsderiverte av $V(\mathbf{x})$ langs systemets løsningstrajektorer er negativ for alle $\mathbf{x} \neq \mathbf{0}$, er origo et asymptotisk stabilt singulært punkt.

Det kan være vanskelig å finne en LFK som oppfyller $\dot{V}(\boldsymbol{x}) < 0 \ \forall \boldsymbol{x}$. Istedet vil det ofte være mulig å finne en LFK der $\dot{V}(\boldsymbol{x}) \leq 0 \ \forall \boldsymbol{x}$. Asymptotisk stabilitet kan allikevel vises hvis $V(\boldsymbol{x})$ oppfyller LaSalles teorem som lyder:

Teorem 2.9 Hvis det eksisterer en LFK for systemet (2.146) og $\dot{V}(\boldsymbol{x}) \leq 0 \ \forall \boldsymbol{x}$ så er origo et asymptotisk stabilt singulært punkt hvis $\boldsymbol{x} \equiv \boldsymbol{0}$ er den eneste løsningen til $\dot{V} \equiv 0$

2.7 Lyapunovfunksjoner med kryssledd

For stabilitetsanalyse av et dynamisk system vil en energibasert LFK, V, typisk ha en derivert, \dot{V} , som er negativ semidefinitt. For å omgå dette kan man bruke en vektmatrise \boldsymbol{P} som inneholder ikkediagonale elementer, heretter kalt kryssledd (se for eksempel

[Koditschek 1988] og [Arimoto og Miyazaki 1984]). Bruk av kryssledd i en energibasert LFK kan føre til at V blir negativ definitt i en omegn om origo, og ikke bare seminegativ definitt [Koditschek 1988]. Dette gjør at vi unngår bruk av LaSalles teorem. Vi skal nå se på sammenhengen mellom kryssledd i en energibasert LFK og en variabel av typen

$$\boldsymbol{m} = \boldsymbol{x} + \rho \dot{\boldsymbol{x}} \tag{2.147}$$

Vi betrakter en LFK av typen

$$V = \frac{1}{2} \boldsymbol{z}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{P} \boldsymbol{z}$$
(2.148)

 der

$$oldsymbol{z} = \left[egin{array}{c} \dot{oldsymbol{x}}\ oldsymbol{x}\ oldsymbol{s}\end{array}
ight] egin{array}{c} \mathbf{og} & oldsymbol{P} = \left[egin{array}{cc} oldsymbol{D} & oldsymbol{
ho} oldsymbol{D} & oldsymbol{K}_P + oldsymbol{
ho} oldsymbol{K}_D & oldsymbol{K}_I \ oldsymbol{0} & oldsymbol{K}_I & lpha oldsymbol{K}_I \ oldsymbol{0} & oldsymbol{K}_I & lpha oldsymbol{K}_I \end{array}
ight]$$

som er brukt i [Arimoto og Miyazaki 1984] for å studere stabilitet av PID-regulering av robotmanipulator med kontaktkraft. En lignende LFK brukes også i [Chiaverini og Siciliano 1991] og [Chiaverini, Siciliano og Villani 1992]. Vi ser at (2.148) kan skrives på formen:

$$V = \frac{1}{2} \begin{bmatrix} \dot{\boldsymbol{x}} \\ \boldsymbol{x} \end{bmatrix}^{\mathrm{T}} \begin{bmatrix} \boldsymbol{D} & \rho \boldsymbol{D} \\ \rho \boldsymbol{D} & \rho \boldsymbol{K}_{D} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \dot{\boldsymbol{x}} \\ \boldsymbol{x} \end{bmatrix} + \frac{1}{2} \begin{bmatrix} \boldsymbol{x} \\ \boldsymbol{s} \end{bmatrix}^{\mathrm{T}} \begin{bmatrix} \boldsymbol{K}_{P} & \boldsymbol{K}_{I} \\ \boldsymbol{K}_{I} & \alpha \boldsymbol{K}_{I} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \boldsymbol{x} \\ \boldsymbol{s} \end{bmatrix}$$
(2.149)

Vi utfører nå en similaritetstransformasjon på vektmatrisene i (2.149) slik at disse blir diagonale. Dette gir oss:

$$V = \frac{1}{2} \begin{bmatrix} \dot{\boldsymbol{x}} + \rho \boldsymbol{x} \\ \boldsymbol{x} \end{bmatrix}^{\mathrm{T}} \begin{bmatrix} \boldsymbol{D} & \boldsymbol{0} \\ \boldsymbol{0} & \rho \boldsymbol{K}_{D} - \rho^{2} \boldsymbol{D} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \dot{\boldsymbol{x}} + \rho \boldsymbol{x} \\ \boldsymbol{x} \end{bmatrix}$$

$$+ \frac{1}{2} \begin{bmatrix} \boldsymbol{x} + \boldsymbol{K}_{P}^{-1} \boldsymbol{K}_{I} \boldsymbol{s} \\ \boldsymbol{s} \end{bmatrix}^{\mathrm{T}} \begin{bmatrix} \boldsymbol{K}_{P} & \boldsymbol{0} \\ \boldsymbol{0} & \alpha \boldsymbol{K}_{I} - \boldsymbol{K}_{I} \boldsymbol{K}_{P}^{-1} \boldsymbol{K}_{I} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \boldsymbol{x} + \boldsymbol{K}_{P}^{-1} \boldsymbol{K}_{I} \boldsymbol{s} \\ \boldsymbol{s} \end{bmatrix}$$

$$(2.150)$$

Som vi ser har vi nå omformet V til en sum av to kvadratiske former i variabler av typen \boldsymbol{m} . Det er tydlig at slike variabler fremkommer når vi diagonaliserer en LFK med kryssledd.

Kravet om at V skal være positiv definitt gir oss nå enkelt:

1.

$$D\left(\rho \boldsymbol{K}_{D} - \rho^{2} \boldsymbol{D}\right) > \boldsymbol{0}$$

$$\Downarrow \quad \boldsymbol{D} > \boldsymbol{0}, \rho > \boldsymbol{0}$$

$$\boldsymbol{K}_{D} > \rho \boldsymbol{D} \qquad (2.151)$$

2.

$$\begin{aligned} \boldsymbol{K}_{P} \left(\alpha \boldsymbol{K}_{I} - \boldsymbol{K}_{I} \boldsymbol{K}_{P}^{-1} \boldsymbol{K}_{I} \right) &> \boldsymbol{0} \\ & \downarrow \quad \boldsymbol{K}_{I}, \boldsymbol{K}_{P} > \boldsymbol{0} \\ & \alpha \boldsymbol{I}_{6 \times 6} &> \quad \boldsymbol{K}_{I} \boldsymbol{K}_{P}^{-1} \\ & \boldsymbol{K}_{I} &< \quad \alpha \boldsymbol{K}_{P} \end{aligned}$$
(2.152)

Hvis \mathbf{K}_P , \mathbf{K}_I og \mathbf{K}_D er regulatorparametrefor en PID-regulator ser vi at vi har fått krav som må stilles til disse for at systemet skal være stabilt. I tillegg kommer naturligvis kravet $\dot{V} < 0$ som vil være avhengig av systemet vi analyserer.

2.8 Regulering og stabilitetsanalyse på SE(3)

Vi skal i dette kapittelet se på en metode for å analysere stabiliteten til dynamiske systemer definert på SE(3). I vårt tilfelle er det konfigurasjonen til griperen på en robotmanipulator som skal analyseres. Robotens dynamiske modell er gitt ved:

$$\boldsymbol{D}(\boldsymbol{T})^{B} \dot{\boldsymbol{\nu}} + \boldsymbol{C}(\boldsymbol{T}, {}^{B}\boldsymbol{\nu})^{B}\boldsymbol{\nu} + {}^{B}\boldsymbol{g}(\boldsymbol{T}) = {}^{B}\boldsymbol{u} - {}^{B}\boldsymbol{w}$$
(2.153)

 der

- $\nu \in se(3)$ er griperens hastighetsskrue (twist).
- $T = \begin{bmatrix} {}^{I}R_{I}^{B} & {}^{I}p_{I}^{B} \\ 0^{T} & 1 \end{bmatrix} \in SE(3)$ beskriver griperens orientering og posisjon.
- $D(T) \in \mathbb{R}^{6 \times 6}$ er manipulatorens treghetsmatrise.
- $C(T, {}^{B}\nu) \in \mathbb{R}^{6 \times 6}$ er en matrise av sentripetal- og coriolis-ledd.
- ${}^{B}\boldsymbol{g}(\boldsymbol{T}) \in \mathbb{R}^{6}$ er en vektor av tyngde-krefter og -momenter.
- ${}^{B}\boldsymbol{w} \in se^{*}(3)$ er en vektor av ytre momenter og krefter.
- ${}^{B}\boldsymbol{u} \in \mathbb{R}^{6}$ er pådrag fra regulatoren.

For å få et enkelt system å analysere bruker vi her en ulineær regulator gitt ved:

$$\boldsymbol{u} = \boldsymbol{D}(\boldsymbol{T})\boldsymbol{M}_{d}^{-1}\tilde{\boldsymbol{u}} + \boldsymbol{C}(\boldsymbol{T},\boldsymbol{\nu}) + \boldsymbol{g}(\boldsymbol{T}) + \boldsymbol{w}$$
(2.154)

der M_d er en ønsket treghetsmatrise og \tilde{u} er et nytt pådrag. Regulatoren (2.154) reduserer dynamikken (2.153) til:

$$\boldsymbol{M}_d \dot{\boldsymbol{\nu}} = \tilde{\boldsymbol{u}} \tag{2.155}$$

Hvis vi velger $M_d = I_{6 \times 6}$ får vi det dekoblede systemet:

$$\begin{bmatrix} \dot{\boldsymbol{\omega}} \\ \dot{\boldsymbol{v}} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \tilde{\boldsymbol{u}}_R \\ \tilde{\boldsymbol{u}}_P \end{bmatrix}$$
(2.156)

der indeksene R og P står for henholdsvis rotasjon og posisjon. Målet er å styre griperens konfigurasjon, $T \in SE(3)$ til en konstant referanseverdi gitt ved:

$$\boldsymbol{T}_{d} = \begin{bmatrix} \boldsymbol{R}_{d} & \boldsymbol{p}_{d} \\ \boldsymbol{0}_{3}^{\mathrm{T}} & 1 \end{bmatrix} \in SE(3)$$
(2.157)

slik at denne tilstanden er stabil. Vi vil nå se på rotasjonsdelen og posisjonsdelen av systemet hver for seg.

2.8.1 Posisjonsdelen

For posisjonen har vi den kinematiske ligningen

$$\dot{\boldsymbol{p}} = \boldsymbol{v} \tag{2.158}$$

der $\boldsymbol{p} \stackrel{\triangle}{=} {}^{B}\boldsymbol{p}$ og $\boldsymbol{v} \stackrel{\triangle}{=} {}^{B}\boldsymbol{v}$. Dynamikken er gitt ved:

$$\dot{\boldsymbol{v}} = \tilde{\boldsymbol{u}}_P \tag{2.159}$$

som følger av ligning (2.156). Vi definerer reguleringsavviket $\tilde{\boldsymbol{p}} = \boldsymbol{p}_d - \boldsymbol{p}$ slik at $\dot{\tilde{\boldsymbol{p}}} = -\dot{\boldsymbol{p}}$ og $\ddot{\tilde{\boldsymbol{p}}} = -\ddot{\boldsymbol{p}}$. Vi velger å regulere med en regulator med PD-struktur. Regulatoren er gitt ved:

$$\tilde{\boldsymbol{u}}_{P} = \boldsymbol{K}_{DP} \tilde{\boldsymbol{p}} + \boldsymbol{K}_{PP} \tilde{\boldsymbol{p}}
 \tilde{\boldsymbol{u}}_{P} = -\boldsymbol{K}_{DP} \dot{\boldsymbol{p}} + \boldsymbol{K}_{PP} \tilde{\boldsymbol{p}}$$
(2.160)

der regulatorparameterene er gitt ved:

I lukket sløyfe får vi nå feildynamikken:

$$\ddot{\tilde{\boldsymbol{p}}} + k_{DP}\tilde{\tilde{\boldsymbol{p}}} + k_{PP}\tilde{\boldsymbol{p}} = \boldsymbol{0}_3$$
(2.161)

Vi ser at k_{DP} og k_{PP} kan velges slik at $\tilde{\boldsymbol{p}} = \boldsymbol{0}_3$ er en stabil likevekttilstand. Vi skal også påvise stabilitet ved å bruke Lyapunovs metode med en kvadratisk form med kryssledd som LFK som beskrevet i kapittel 2.7. Vi velger en energibasert LFK på formen:

$$V_{P} = \frac{1}{2} \begin{bmatrix} \dot{\tilde{p}} \\ \tilde{p} \end{bmatrix}^{\mathrm{T}} \begin{bmatrix} \mathbf{I}_{3\times3} & \rho \mathbf{I}_{3\times3} \\ \rho \mathbf{I}_{3\times3} & \mathbf{K}_{PP} + \rho \mathbf{K}_{DP} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \dot{\tilde{p}} \\ \tilde{p} \end{bmatrix}$$
(2.162)

Der ρ er en positiv skalar. Diagonalisering av vektmatrisen gir:

$$V_{P} = \frac{1}{2} \begin{bmatrix} \dot{\tilde{\boldsymbol{p}}} + \rho \tilde{\boldsymbol{p}} \\ \tilde{\boldsymbol{p}} \end{bmatrix}^{\mathrm{T}} \begin{bmatrix} \boldsymbol{I}_{3\times3} & \boldsymbol{0}_{3\times3} \\ \boldsymbol{0}_{3\times3} & \boldsymbol{K}_{PR} + \rho \boldsymbol{K}_{DR} - \rho \boldsymbol{I}_{3\times3} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \dot{\tilde{\boldsymbol{p}}} + \rho \tilde{\boldsymbol{p}} \\ \tilde{\boldsymbol{p}} \end{bmatrix}$$
(2.163)

Vi ser at for at V skal være positiv definitt kreves:

$$\boldsymbol{K}_{PP} > \rho^2 \boldsymbol{I}_{3\times 3} - \rho \boldsymbol{K}_{DP} \tag{2.164}$$

Utregning av $\dot{V_P}$ gir oss:

$$\dot{V}_{P} = -\dot{\tilde{\boldsymbol{p}}}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{K}_{DP}\dot{\tilde{\boldsymbol{p}}} - \dot{\tilde{\boldsymbol{p}}}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{K}_{PP}\tilde{\boldsymbol{p}} + \rho\dot{\tilde{\boldsymbol{p}}}^{\mathrm{T}}\dot{\tilde{\boldsymbol{p}}} - \rho\tilde{\boldsymbol{p}}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{K}_{DP}\dot{\tilde{\boldsymbol{p}}} -\rho\tilde{\boldsymbol{p}}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{K}_{PP}\tilde{\boldsymbol{p}} + \tilde{\boldsymbol{p}}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{K}_{PP}\dot{\tilde{\boldsymbol{p}}} + \rho\tilde{\boldsymbol{p}}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{K}_{DP}\dot{\tilde{\boldsymbol{p}}}$$
(2.165)

som kan forenkles til

$$\dot{V}_{P} = -\dot{\tilde{\boldsymbol{p}}}^{\mathrm{T}} \left(\boldsymbol{K}_{DP} - \rho \boldsymbol{I}_{3\times3} \right) \dot{\tilde{\boldsymbol{p}}} - \rho \tilde{\boldsymbol{p}}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{K}_{PP} \tilde{\boldsymbol{p}}$$
(2.166)

For at \dot{V} skal være negativ definitt kreves nå

$$\boldsymbol{K}_{DP} > \rho \boldsymbol{I}_{3\times 3} \quad \text{og} \quad \boldsymbol{K}_{PP} > \boldsymbol{0}_{3\times 3} \tag{2.167}$$

siden ρ ikke inngår i regulatoren kan denne velges fritt, og kravene (2.164) og (2.167) kan oppfylles og posisjonsdelen av systemet er dermed lokalt asymptotisk stabilt.

2.8.2 Rotasjonsdelen

For orienteringen til griperen har vi følgende kinematiske differensialligning:

$$\dot{\boldsymbol{R}} = \boldsymbol{R}\boldsymbol{S}(\boldsymbol{\omega}) \tag{2.168}$$

der $\boldsymbol{R} \stackrel{\triangle}{=} {}^{I}\boldsymbol{R}_{I}^{B}$ og $\boldsymbol{\omega} \stackrel{\triangle}{=} {}^{B}\boldsymbol{\omega}_{B/I}$. Dynamikken er gitt ved:

$$\dot{\boldsymbol{\omega}} = \tilde{\boldsymbol{u}}_R \tag{2.169}$$

som følger av ligning (2.156). For enkelhets skyld setter vi orienteringsreferansen $\mathbf{R}_d = \mathbf{I}_{3\times 3}$. Vi definerer $\tilde{\boldsymbol{\omega}} = \boldsymbol{\omega}_d - \boldsymbol{\omega}$ og $\boldsymbol{\omega}_d = \mathbf{0}_3$ slik at $\tilde{\boldsymbol{\omega}} = -\boldsymbol{\omega}$ og $\dot{\tilde{\boldsymbol{\omega}}} = -\boldsymbol{\omega}$. Vi parametriserer $\mathbf{R} \in SO(3)$ med eulerparametrene som beskrevet i kapittel 2.2.1. Det vil si $\mathbf{R} = \mathbf{R}_{\eta,\epsilon}$ der η og $\boldsymbol{\epsilon}$ oppfyller de kinematiske differensialligningene gitt i (2.1). Vi velger også her en regulator med en PD-struktur:

$$\tilde{\boldsymbol{u}}_{R} = \boldsymbol{K}_{DR}\tilde{\boldsymbol{\omega}} - \boldsymbol{K}_{PR}\boldsymbol{\epsilon}$$
$$\tilde{\boldsymbol{u}}_{R} = -\boldsymbol{K}_{DR}\boldsymbol{\omega} - \boldsymbol{K}_{PR}\boldsymbol{\epsilon}$$
(2.170)

der regulatorparameterene er gitt av

I lukket sløyfe får vi dynamikken:

$$\tilde{\boldsymbol{\omega}} + \boldsymbol{K}_{DR}\tilde{\boldsymbol{\omega}} - \boldsymbol{K}_{PR}\boldsymbol{\epsilon} = \boldsymbol{0}_3 \tag{2.171}$$

For å vise stabilitet av rotasjonsdelen av systemet bruker vi en LFK foreslått i [Wen og Kreutz 1991]:

$$V_{R} = \frac{1}{2}\boldsymbol{\omega}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{\omega} + \beta\boldsymbol{\epsilon}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{\omega} + (k_{PR} + \beta k_{DR})\left(\boldsymbol{\epsilon}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{\epsilon} + (\eta - 1)^{2}\right)$$
(2.172)

Der β er en positiv skalar som kan velges fritt. V_R kan skrives på matriseform:

$$V_{R} = \frac{1}{2} \begin{bmatrix} \boldsymbol{\omega} \\ \boldsymbol{\epsilon} \\ 1-\eta \end{bmatrix}^{T} \begin{bmatrix} \boldsymbol{I}_{3\times3} & \beta \boldsymbol{I}_{3\times3} & \boldsymbol{0}_{3} \\ \beta \boldsymbol{I}_{3\times3} & 2(k_{PR} + \beta k_{DR}) \boldsymbol{I}_{3\times3} & \boldsymbol{0}_{3} \\ \boldsymbol{0}_{3}^{T} & \boldsymbol{0}_{3}^{T} & 2(k_{PR} + \beta k_{DR}) \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \boldsymbol{\omega} \\ \boldsymbol{\epsilon} \\ 1-\eta \end{bmatrix}$$
(2.173)

Vi ser at V_R er positiv definitt for alle k_{PR} og k_{DR} forutsatt at β velges slik at

$$\beta < 2k_{DR} + \frac{2k_{PR}}{\beta} \tag{2.174}$$

Den deriverte av denne LFK langs systemets løsningstrajektorer blir:

$$\dot{V}_{R} = \boldsymbol{\omega}^{\mathrm{T}} \dot{\boldsymbol{\omega}} + \beta \dot{\boldsymbol{\epsilon}}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{\omega} + \beta \boldsymbol{\epsilon}^{\mathrm{T}} \dot{\boldsymbol{\omega}} + 2(k_{PR} + \beta k_{D}) \left(\boldsymbol{\epsilon}^{\mathrm{T}} \dot{\boldsymbol{\epsilon}} + (\eta - 1) \dot{\eta} \right)$$

$$\dot{V}_{R} = -k_{DR} \boldsymbol{\omega}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{\omega} - k_{PR} \boldsymbol{\omega}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{\epsilon} - k_{DR} \boldsymbol{\epsilon}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{\omega} - k_{PR} \beta \boldsymbol{\epsilon}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{\epsilon} + \frac{\beta}{2} \eta \boldsymbol{\omega}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{\omega} + (k_{PR} + \beta k_{DR}) \eta \boldsymbol{\epsilon}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{\omega}$$

$$-(k_{PR} + \beta k_{DR}) \eta \boldsymbol{\epsilon}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{\omega} + (k_{PR} + \beta k_{DR}) \eta^{\mathrm{T}} \boldsymbol{\omega}$$
(2.175)

Vi finner av dette en øvre begrensning på \dot{V} ved:

$$\dot{V}_R \leq -\left(k_{DR} - \frac{\beta}{2}\right) \boldsymbol{\omega}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{\omega} - k_{PR} \beta \boldsymbol{\epsilon}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{\epsilon}$$
 (2.176)

Vi ser at \dot{V} er negativ definitt for alle k_{PR} og k_{DR} hvis β velges slik at:

$$\beta < 2k_{DR} \tag{2.177}$$

Av ligningene (2.174) og (2.177) ser vi at (2.177) impliserer (2.174). Rotasjonsdelen av systemet er dermed lokalt asymptotisk stabil forutsatt at (2.177) er oppfylt.

Det er i litteraturen foreslått andre mulige regulatorer for å styre rotasjonsdelen av systemet. Se for eksempel [Wen og Kreutz 1991] og [Egeland 1993]. Disse regulatorene innbærer blant annet tilbakekobling fra eulerrotasjonen og Euler-Rodriguez-parameteren. Stabiliteten av disse regulatorene kan analyseres på tilsvarende måte som ovenfor.

2.8.3 Konklusjon

Utfra resultatene i kapittlene 2.8.1 og 2.8.2 konkluderer vi med at stabilitet på SE(3) kan analyseres ved hjelp av Lyapunovs metode når $\mathbf{R} \in SO(3)$ parametriseres med Eulerparameterene (η, ϵ) .

Bruken av kryssledd i Lyapunovfunksjonskandidatene (2.162) og (2.173) medfører at vi kan påvise lokal asymptotisk stabilitet. Det vil si

$$\begin{bmatrix} \mathbf{R} & \mathbf{p} \\ \mathbf{0}_{3}^{\mathrm{T}} & 1 \end{bmatrix} \in SE(3) \longrightarrow \begin{bmatrix} \mathbf{R}_{d} & \mathbf{p}_{d} \\ \mathbf{0}_{3}^{\mathrm{T}} & 1 \end{bmatrix} \in SE(3) \text{ asymptotisk}$$
(2.178)

Det må nevnes her at siden $\mathbf{R} = \mathbf{R}_d \Leftrightarrow \eta = \pm 1$, $\boldsymbol{\epsilon} = \mathbf{0}_3$ vil vi få to likevektspunkter der $\eta = -1$ vil representere et ustabilt likevektspunkt og $\eta = 1$ vil representere et stabilt likevektspunkt. En nærmere analyse av denne stabiliteten er foretatt i [Egeland 1993].

Kapittel 3

Parallell Kraft/posisjonsstyring i 3 DOF

Vi vil her prestentere den parallelle kraft/posisjon styringen som er utviklet i [Chiaverini og Siciliano 1991] og [Chiaverini, Siciliano og Villani 1992]. Først vil vi utlede en total modell for robotmanipulator, regulator og kontaktkraft, og så vil vi ved hjelp av Lyapunovs metode finne krav til regulatorparametrene for at systemet skal være asymptotisk stabilt. Vi definerer følgende koordinatsystemer:

- Basesystem: I
- Gripersystem: B

3.1 Dynamisk robotmodell

Vi betrakter nå en robotmanipulator med tre ledd og med en dynamisk modell gitt i oppgavekoordinater, I, (se kap 2.5) ved:

$$\boldsymbol{D}(\boldsymbol{x})\ddot{\boldsymbol{x}} + \boldsymbol{C}(\boldsymbol{x}, \dot{\boldsymbol{x}})\dot{\boldsymbol{x}} + \boldsymbol{g}(\boldsymbol{x}) = \boldsymbol{u} - \boldsymbol{f}$$
(3.1)

der \boldsymbol{x} betegner griperens posisjon i rommet. \boldsymbol{u} er pådrag fra regulatoren og \boldsymbol{f} er kontaktkraft som følge av interaksjon med omgivelsene. Alle disse vektorenne er dekomponert i I.

3.2 Modell av kontaktkraft

Vi antar at (3.1) er den dynamiske modellen til en ikke-redundant manipulator uten singulariteter. Kraften fra manipulatoren på omgivelsene modelleres som en fjærkraft:

$$\boldsymbol{f} = \boldsymbol{K}(\boldsymbol{x} - \boldsymbol{x}_0) \tag{3.2}$$

- K er en konstant $\{3 \times 3\}$ symmetrisk stivhets-matrise som kan se
es på som en lineær mapping mellom x og f
- \boldsymbol{x} er koordinatene til kontaktpunktet
- \boldsymbol{x}_0 er et punkt i kontakt
planet som er i ro



Figur 3.1: Kontaktkraft

Vi har at kontaktkraften er ortogonal til kontaktplanet, S, for enhver vektor $(x - x_0)$. Dette er illustrert i figur 3.1. Dette betyr at

$$\operatorname{rang}(\boldsymbol{K}) = r = 1 \tag{3.3}$$

som impliserer at

$$\dim\{\mathcal{R}(\boldsymbol{K})\} = 1 \tag{3.4}$$

der $\mathcal{R}(\mathbf{K})$ er kolonnerommet til \mathbf{K} . Videre er en basis for $\mathcal{R}(\mathbf{K})$ gitt av \mathbf{n} som er en enhetsnormal til \mathcal{S} . Det vil si:

$$\mathcal{R}(\mathbf{K}) = \operatorname{span}\{\mathbf{n}\} \tag{3.5}$$

Dimensionen til $\mathcal{R}(\mathbf{K})^{\perp}$ er gitt som

$$\dim\{\mathcal{R}(\mathbf{K})^{\perp}\} = 3 - r = 2 \tag{3.6}$$

og en basis for $\mathcal{R}(\mathbf{K})^{\perp}$ er gitt av enhetsvektorene \mathbf{p}_1 og \mathbf{p}_2 som er lineært uavhengige og tangenter til \mathcal{S} . Det vil si:

$$\mathcal{R}(\boldsymbol{K})^{\perp} = \operatorname{span}\{\boldsymbol{p}_1, \boldsymbol{p}_2\}$$
(3.7)

Matrisen \boldsymbol{K} kan nå skrives som

$$\boldsymbol{K} = k\boldsymbol{n}\boldsymbol{n}^{\mathrm{T}} \tag{3.8}$$

der k er stivhetskoeffisienten i retningen gitt av n. Siden K er symmetrisk, det vil si $K = K^{T}$ har vi følgende sammenhenger som gjelder for nullrommet til K:

$$\mathcal{R}(\mathbf{K}^{\mathrm{T}}) = \mathcal{N}(\mathbf{K})^{\perp} = \mathcal{R}(\mathbf{K})$$
(3.9)

og

$$\mathcal{N}(\boldsymbol{K}^{\mathrm{T}}) = \mathcal{R}(\boldsymbol{K})^{\perp} = \mathcal{N}(\boldsymbol{K})$$
(3.10)

Av dette følger:

$$\mathcal{R}(\mathbf{K})^{\perp} = \mathcal{N}(\mathbf{K}). \tag{3.11}$$

Det vil si $\mathcal{R}(\mathbf{K})$ og $\mathcal{N}(\mathbf{K})$ er ortogonale komplementer og følgelig er

$$\mathcal{R}(\mathbf{K}) \oplus \mathcal{N}(\mathbf{K}) = \mathbb{R}^3 \tag{3.12}$$

slik at

$$\operatorname{span}\left\{\boldsymbol{p}_{1},\boldsymbol{p}_{2},\boldsymbol{n}\right\} = \mathbb{R}^{3}.$$
(3.13)

På grunn av denne symmetrien vil vi i det følgende ikke skille mellom $\mathcal{R}(\mathbf{K}), \mathcal{R}(\mathbf{K}^{\mathrm{T}})$ og $\mathcal{N}(\mathbf{K}), \mathcal{N}(\mathbf{K}^{\mathrm{T}}).$

Siden K er av rang 1 eksisterer ikke den inverse. Istedet vil vi bruke en generalisert invers. Vi henter følgende definisjoner fra [Samson 1991]:

Definisjon 3.1 Matrisen A^- er en generalisert invers til A hvis

$$\boldsymbol{A}\boldsymbol{A}^{-}\boldsymbol{A} = \boldsymbol{A} \tag{3.14}$$

Definisjon 3.2 En matrise A^- en refleksiv generalisert invers til A hvis den er en generalisert invers og

$$\boldsymbol{A}^{-}\boldsymbol{A}\boldsymbol{A}^{-} = \boldsymbol{A}^{-} \tag{3.15}$$

Påstand 3.1 K^- er en refleksiv generalisert invers til K og er gitt ved:

$$\boldsymbol{K}^{-} = \frac{1}{k} \boldsymbol{n} \boldsymbol{n}^{\mathrm{T}}$$
(3.16)

Bevis:

Vi ser at $\mathbf{K}\mathbf{K}^{-}\mathbf{K} = k\mathbf{n}\mathbf{n}^{\mathrm{T}}\mathbf{n}\mathbf{n}^{\mathrm{T}} = k\mathbf{n}\mathbf{n}^{\mathrm{T}} = \mathbf{K}$. Dermed har vi at \mathbf{K}^{-} er en generalisert invers. Videre har vi at $\mathbf{K}^{-}\mathbf{K}\mathbf{K}^{-} = \frac{1}{k}\mathbf{n}\mathbf{n}^{\mathrm{T}}\mathbf{n}\mathbf{n}^{\mathrm{T}} = \frac{1}{k}\mathbf{n}\mathbf{n}^{\mathrm{T}} = \mathbf{K}^{-}$. \mathbf{K}^{-} er dermed en refleksiv generalisert invers til \mathbf{K} , q.e.d.

Vi ser at

$$\boldsymbol{K}\boldsymbol{K}^{-} = \boldsymbol{K}^{-}\boldsymbol{K} = \boldsymbol{n}\boldsymbol{n}^{\mathrm{T}}$$
(3.17)

Påstand 3.2 Gitt vektorene $\boldsymbol{a} \in \mathcal{R}(\boldsymbol{K})$ og $\boldsymbol{b} \in \mathcal{R}(\boldsymbol{K})^{\perp}$ der $\mathcal{R}(\boldsymbol{K})^{\perp} = \mathcal{N}(\boldsymbol{K})$. For matrisen $\boldsymbol{nn}^{\mathrm{T}}$ gjelder da:

$$\boldsymbol{n}\boldsymbol{n}^{\mathrm{T}}(\boldsymbol{a}+\boldsymbol{b}) = \boldsymbol{a} \tag{3.18}$$

Bevis:

$$egin{array}{lll} m{a} \in \mathcal{R}(m{K}) &\Rightarrow& m{a} = c_1 m{n} \;,\; c_1 \in \mathbb{R} \ m{b} \in \mathcal{N}(m{K}) &\Rightarrow& m{b} = c_2 m{p}_1 + c_3 m{p}_2 \;,\; c_2, c_3 \in \mathbb{R} \end{array}$$

Vi har da at

$$\boldsymbol{n}\boldsymbol{n}^{\mathrm{T}}(\boldsymbol{a}+\boldsymbol{b}) = \boldsymbol{n}\boldsymbol{n}^{\mathrm{T}}(c_{1}\boldsymbol{n}+c_{2}\boldsymbol{p}_{1}+c_{3}\boldsymbol{p}_{2})$$
$$= c_{1}\boldsymbol{n}\boldsymbol{n}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{n}+c_{2}\boldsymbol{n}\boldsymbol{n}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{p}_{1}+c_{3}\boldsymbol{n}\boldsymbol{n}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{p}_{2}$$
$$= c_{1}\boldsymbol{n}$$
$$= \boldsymbol{a}$$

siden $\boldsymbol{n}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{n} = 1$ og $\boldsymbol{n}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{p}_{1} = \boldsymbol{n}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{p}_{2} = 0$ fordi $\boldsymbol{n} \perp \boldsymbol{p}_{1} \perp \boldsymbol{p}_{2}$. Påstanden er dermed bevist.

Siden $(\boldsymbol{K}\boldsymbol{K}\boldsymbol{K}^{-})^{\mathrm{T}} = \boldsymbol{K} = \boldsymbol{K}\boldsymbol{K}\boldsymbol{K}^{-}$ og $(\boldsymbol{K}\boldsymbol{K}^{-}\boldsymbol{K}) = \boldsymbol{K} = \boldsymbol{K}\boldsymbol{K}^{-}\boldsymbol{K}$ og \boldsymbol{K}^{-} er den refleksive generaliserte inverse til \boldsymbol{K} har vi ifølge ligning 31-34 i [Doty, Melchiorri og Bonivento 1993] at \boldsymbol{K}^{-} også er den \mathcal{K} -vektede pseudoinverse til \boldsymbol{K} som definert i ligning (2.104). Det vil si:

$$\boldsymbol{K}^{-} = \boldsymbol{K}_{K}^{\dagger} \tag{3.19}$$

Matrisen $\boldsymbol{K}\boldsymbol{K}_{K}^{\dagger} = \boldsymbol{n}\boldsymbol{n}^{\mathrm{T}}$ kalles i følge [Doty, Melchiorri og Bonivento 1993] et filter fordi:

$$\boldsymbol{K}\boldsymbol{K}_{K}^{\dagger}(\boldsymbol{a}+\boldsymbol{b}) = \boldsymbol{a}, \ \forall \ \boldsymbol{a} \in \mathcal{R}(\boldsymbol{K}), \ \boldsymbol{b} \in \mathcal{R}(\boldsymbol{K})^{\perp} = \mathcal{N}(\boldsymbol{K})$$
(3.20)

3.3 Parallell regulering i 3 DOF

3.3.1 PID-regulator

Vi skal nå presentere en regulator for systemet (3.1). De *konstante* referansene manipulatoren skal følge er gitt ved:

$$egin{array}{rcl} ext{Posisjon} & : & oldsymbol{x}_d \in \mathbb{R}^3 \ ext{Kraft} & : & oldsymbol{f}_d \in \mathbb{R}^3 \end{array}$$

Reguleringsavvikene defineres ved:

• Posisjon:

$$\Delta \boldsymbol{x} = \boldsymbol{x}_d - \boldsymbol{x} \tag{3.21}$$

• Kraft:

$$\Delta \boldsymbol{f} = \boldsymbol{f}_d - \boldsymbol{f} \tag{3.22}$$

For å regulere systemet (3.1) foreslåes det i [Chiaverini og Siciliano 1991] og [Chiaverini, Siciliano og Villani 1992] en regulator med PD-virkning på posisjon, PI-virkning på kraft, tyngdekraftskompensasjon og foroverkobling fra kraftreferanse. Dette gir oss følgende regulatorstruktur:

$$\boldsymbol{u} = -\boldsymbol{K}_D \dot{\boldsymbol{x}} + \boldsymbol{K}_p \Delta \boldsymbol{x} + \boldsymbol{g}(\boldsymbol{x}) + \boldsymbol{f}_d + \boldsymbol{K}_F \Delta \boldsymbol{f} + \boldsymbol{K}_I \int_0^T \Delta \boldsymbol{f} d\sigma \qquad (3.23)$$

Det er viktig å legge merke til at regulatoren ikke krever noe kjennskap til stivheten, k. Regulatorparameterene er av formen :

- $\boldsymbol{K}_D = k_D \boldsymbol{I}_{3 \times 3} \in \mathbb{R}^{6 \times 6}$
- $\boldsymbol{K}_P = k_P \boldsymbol{I}_{3 \times 3} \in \mathbb{R}^{6 \times 6}$
- $\boldsymbol{K}_F = k_F \boldsymbol{I}_{3 \times 3} \in \mathbb{R}^{6 \times 6}$
- $\boldsymbol{K}_I = k_I \boldsymbol{I}_{3 \times 3} \in \mathbb{R}^{6 \times 6}$

3.3.2 Stasjonære tilstander

Ettersom \boldsymbol{K} er en projeksjon inn i $\mathcal{R}(\boldsymbol{K})$ vil kontaktkraften, \boldsymbol{f} , alltid ligge i $\mathcal{R}(\boldsymbol{K})$. Den eneste muligheten for å få null avvik i kraft er derfor å velge $\boldsymbol{f}_d \in \mathcal{R}(\boldsymbol{K})$.

Vi skjønner nå at vi kan ha null avvik i posisjon kun i planet utspent av \boldsymbol{p}_1 og \boldsymbol{p}_2 , mens komponenten i retningen \boldsymbol{n} brukes til å oppnå ønsket kraft. Det er derfor ikke mulig å ha null avvik i både kraft og posisjon, såfremt ikke $\boldsymbol{x}_d \in \mathcal{N}(\boldsymbol{K})$ og $\boldsymbol{f}_d = \boldsymbol{0}$. **Påstand 3.3** De stasjonære tilstandene for system (3.1) med regulator (3.23) blir:

$$\boldsymbol{f}_{\infty} = \boldsymbol{K}(\boldsymbol{x}_{\infty} - \boldsymbol{x}_{0}) = \boldsymbol{f}_{d}$$
(3.24)

$$\boldsymbol{x}_{\infty} = \boldsymbol{K}^{-} (\boldsymbol{f}_{d} + \boldsymbol{K} \boldsymbol{x}_{0}) + (\boldsymbol{I} - \boldsymbol{K}^{-} \boldsymbol{K}) \boldsymbol{x}_{d}$$
(3.25)

Som vi ser betyr dette at vi får et stasjonært avvik i posisjon, mens vi får perfekt regulering *i kraft*.

Bevis:

Stasjonært har vi at

$$\int_0^{t=\infty} \Delta \boldsymbol{f} d\sigma$$

er konstant. Dette betyr at

$$\Delta \boldsymbol{f}_{\infty} = \boldsymbol{f}_{d} - \boldsymbol{f}_{\infty} = \boldsymbol{0} \; \Rightarrow \; \boldsymbol{f}_{\infty} = \boldsymbol{f}_{d} \tag{3.26}$$

som beviser ligning (3.24).

Vi har nå :

$$\boldsymbol{f}_{d} = \boldsymbol{K}(\boldsymbol{x}_{\infty} - \boldsymbol{x}_{0})$$

$$\boldsymbol{K}\boldsymbol{x}_{\infty} = \boldsymbol{f}_{d} + \boldsymbol{K}\boldsymbol{x}_{0}$$

$$(3.27)$$

Premulitiplikasjon med K^- gir

$$\boldsymbol{K}^{-}\boldsymbol{K}\boldsymbol{x}_{\infty} = \boldsymbol{K}^{-}(\boldsymbol{f}_{d} + \boldsymbol{K}\boldsymbol{x}_{0})$$
(3.28)

Ifølge påstand 3.2 har vi:

$$\boldsymbol{K}^{-}\boldsymbol{K}\boldsymbol{x}_{\infty}\in\mathcal{R}(\boldsymbol{K})$$
 (3.29)

Vi ser nå på modellen (3.1) med regulatoren (3.23) under stasjonære forhold, det vil si

$$\boldsymbol{D}(\boldsymbol{x}_{\infty})\ddot{\boldsymbol{x}}_{\infty} + \boldsymbol{C}(\boldsymbol{x}_{\infty}, \dot{\boldsymbol{x}}_{\infty})\dot{\boldsymbol{x}}_{\infty} + \boldsymbol{g}(\boldsymbol{x}_{\infty}) = \boldsymbol{K}_{P}\Delta\boldsymbol{x}_{\infty} + \boldsymbol{g}(\boldsymbol{x}_{\infty}) + \boldsymbol{K}_{F}^{\prime}\Delta\boldsymbol{f}_{\infty} + \boldsymbol{K}_{I}\int_{0}^{\infty}\Delta\boldsymbol{f}_{\infty}d\sigma$$
(3.30)

der $\mathbf{K}'_F = \mathbf{K}_F + \mathbf{I}_{3\times 3}$ og $\dot{\mathbf{x}}_{\infty} = \ddot{\mathbf{x}}_{\infty} = \mathbf{0}$. Vi setter inn (3.26) i (3.30), kanselerer tyngden og får:

$$\boldsymbol{K}_{P}\Delta\boldsymbol{x}_{\infty} + \boldsymbol{K}k_{I}\int_{0}^{\infty}(\boldsymbol{x}_{\infty} - \boldsymbol{x}_{0})d\sigma = \boldsymbol{0}$$
(3.31)

Premultipliserer så (3.31) med $(I - K^- K)$ og får:

$$(\boldsymbol{I} - \boldsymbol{K}^{-} \boldsymbol{K}) \boldsymbol{K}_{P} \Delta \boldsymbol{x}_{\infty} = \boldsymbol{0}$$
(3.32)

 siden

$$(\boldsymbol{I} - \boldsymbol{K}^{-}\boldsymbol{K})\boldsymbol{K}k_{I}\int_{0}^{\infty}(\boldsymbol{x}_{\infty} - \boldsymbol{x}_{0})d\sigma = \boldsymbol{0}_{3\times3}.$$
(3.33)

Forkorting av \mathbf{K}_{P} i ligning (3.32) gir oss

$$(\boldsymbol{I} - \boldsymbol{K}^{-}\boldsymbol{K})\boldsymbol{x}_{\infty} = (\boldsymbol{I} - \boldsymbol{K}^{-}\boldsymbol{K})\boldsymbol{x}_{d}.$$
(3.34)

Ifølge påstand 3.2 har vi

$$(\boldsymbol{I} - \boldsymbol{K}^{-}\boldsymbol{K})\boldsymbol{x}_{\infty} = (\boldsymbol{I} - \boldsymbol{K}^{-}\boldsymbol{K})\boldsymbol{x}_{d} \in \mathcal{R}(\boldsymbol{K})^{\perp} = \mathcal{N}(\boldsymbol{K})$$
(3.35)

Vi adderer (3.28) og (3.34) og får:

$$\boldsymbol{K}^{-}\boldsymbol{K}\boldsymbol{x}_{\infty} + (\boldsymbol{I} - \boldsymbol{K}^{-}\boldsymbol{K})\boldsymbol{x}_{\infty} = \boldsymbol{K}^{-}(\boldsymbol{f}_{d} + \boldsymbol{K}\boldsymbol{x}_{0}) + (\boldsymbol{I} - \boldsymbol{K}^{-}\boldsymbol{K})\boldsymbol{x}_{d}$$
(3.36)

Vi stryker like ledd og får til slutt

$$\boldsymbol{x}_{\infty} = \boldsymbol{K}^{-}(\boldsymbol{f}_{d} + \boldsymbol{K}\boldsymbol{x}_{0}) + (\boldsymbol{I} - \boldsymbol{K}^{-}\boldsymbol{K})\boldsymbol{x}_{d} \in \mathcal{R}(\boldsymbol{K}) \oplus \mathcal{N}(\boldsymbol{K}) = \mathbb{R}^{3}$$
(3.37)

og ligning (3.25) er dermed bevist.

3.4 Totalmodell for manipulator/regulator

Vi vil nå bringe systemet bestående av manipulatormodellen (3.1) og regulatoren (3.23) på formen $\dot{z} = Fz$ for å analysere stbiliteten.

Vi definerer nå størrelsen:

$$\boldsymbol{e} = \boldsymbol{x}_{\infty} - \boldsymbol{x} \tag{3.38}$$

Siden \boldsymbol{x}_{∞} er konstant har vi

$$\dot{\boldsymbol{e}} = -\dot{\boldsymbol{x}} \tag{3.39}$$

Vi trenger nå en del sammenhenger mellom \boldsymbol{e} og de andre størrelsene for å bygge opp tilstandsrommodellen.

Hvis vi setter (3.25) inn i (3.38) får vi:

$$\boldsymbol{e} = \boldsymbol{K}^{-}(\boldsymbol{f}_{d} + \boldsymbol{K}\boldsymbol{x}_{0}) + (\boldsymbol{I} - \boldsymbol{K}^{-}\boldsymbol{K})\boldsymbol{x}_{d} - \boldsymbol{x}$$
(3.40)

Dette kan omformes til:

$$\boldsymbol{e} = \boldsymbol{K}^{-}\boldsymbol{f}_{d} - \boldsymbol{K}^{-}\boldsymbol{f} + (\boldsymbol{K}^{-}\boldsymbol{K} - \boldsymbol{I})\boldsymbol{x} + (\boldsymbol{I} - \boldsymbol{K}^{-}\boldsymbol{K})\boldsymbol{x}_{d}$$
(3.41)

som gir:

$$\boldsymbol{e} = (\boldsymbol{I} - \boldsymbol{K}^{-} \boldsymbol{K}) \Delta \boldsymbol{x} + \boldsymbol{K}^{-} \Delta \boldsymbol{f}$$
(3.42)

Dette uttrykket kan vi omforme videre:

$$e = \Delta x - K^{-} K \Delta x + K^{-} \Delta f$$

$$e = \Delta x + K^{-} (\Delta f - K \Delta x)$$

$$e = \Delta x + K^{-} (-K x_{d} + K x + f_{d} - K x + K x_{0})$$

$$e = \Delta x + K^{-} (f_{d} + K (x_{0} - x_{d}))$$

$$e = \Delta x + K_{P}^{-1} d$$
(3.43)

 der

$$\boldsymbol{d} = \boldsymbol{K}_{P}\boldsymbol{K}^{-}(\boldsymbol{f}_{d} + \boldsymbol{K}(\boldsymbol{x}_{0} - \boldsymbol{x}_{d}))$$
(3.44)

Hvis vi ganger ligning (3.42) med K^-K får vi følgende sammenheng mellom e og Δf :

$$\boldsymbol{K}^{-}\boldsymbol{K}\boldsymbol{e} = \boldsymbol{K}^{-}\boldsymbol{K}(\boldsymbol{I} - \boldsymbol{K}^{-}\boldsymbol{K})\Delta\boldsymbol{x} + \boldsymbol{K}^{-}\Delta\boldsymbol{f}$$
(3.45)

der $K^-K(I - K^-K) = 0$ fordi K^- er en refleksiv generalisert invers. (Se definisjon3.2) Dermed har vi:

$$\boldsymbol{K}^{-}\boldsymbol{K}\boldsymbol{e} = \boldsymbol{K}^{-}\Delta\boldsymbol{f} \tag{3.46}$$

Vi setter nå regulatoren (3.23) inn i modellen (3.1) og får ligningen:

$$\ddot{\boldsymbol{x}} = \boldsymbol{D}^{-1} \left[-(\boldsymbol{C} + \boldsymbol{K}_D) \dot{\boldsymbol{x}} + \boldsymbol{K}_F \Delta \boldsymbol{f} + \boldsymbol{K}_P \Delta \boldsymbol{x} + \boldsymbol{f}_d - \boldsymbol{f} + \boldsymbol{K}_I \int_0^T \Delta \boldsymbol{f} d\sigma \right]$$
(3.47)

Vi benytter nå

$$\boldsymbol{f}_d - \boldsymbol{f} = \boldsymbol{K}\boldsymbol{x}_\infty - \boldsymbol{K}\boldsymbol{x}_0 - \boldsymbol{K}\boldsymbol{x} + \boldsymbol{K}\boldsymbol{x}_0 = \boldsymbol{K}\boldsymbol{e}$$
(3.48)

og ligning (3.43) og får:

$$\ddot{\boldsymbol{x}} = \boldsymbol{D}^{-1}[-(\boldsymbol{C} + \boldsymbol{K}_{D})\dot{\boldsymbol{x}} + \boldsymbol{K}_{F}\Delta\boldsymbol{f} + \boldsymbol{K}_{P}\Delta\boldsymbol{x} + \boldsymbol{K}\Delta\boldsymbol{x} \\ + \boldsymbol{K}\boldsymbol{K}_{P}^{-1}\boldsymbol{d} + \boldsymbol{K}_{I}\int_{0}^{T}\Delta\boldsymbol{f}d\sigma] \\ \ddot{\boldsymbol{x}} = \boldsymbol{D}^{-1}[-(\boldsymbol{C} + \boldsymbol{K}_{D})\dot{\boldsymbol{x}} + \boldsymbol{K}_{F}\boldsymbol{K}(\boldsymbol{x}_{\infty} - \boldsymbol{x}_{0}) - \boldsymbol{K}_{F}\boldsymbol{K}(\boldsymbol{x}_{\infty} - \boldsymbol{x}) \\ + \boldsymbol{K}_{p}\boldsymbol{x}_{d} - \boldsymbol{K}_{p}\boldsymbol{x} + \boldsymbol{K}\boldsymbol{x}_{d} - \boldsymbol{K}\boldsymbol{x} + \boldsymbol{K}\boldsymbol{K}_{P}^{-1}\boldsymbol{d} + \boldsymbol{K}_{I}\int_{0}^{T}\Delta\boldsymbol{f}d\sigma] \\ \ddot{\boldsymbol{x}} = \boldsymbol{D}^{-1}[-(\boldsymbol{C} + \boldsymbol{K}_{D})\dot{\boldsymbol{x}} + \boldsymbol{K}_{F}\boldsymbol{K}\boldsymbol{e} + \boldsymbol{K}_{P}\boldsymbol{e} - \boldsymbol{K}_{P}\boldsymbol{x}_{\infty} + \boldsymbol{K}_{P}\boldsymbol{x}_{d} \\ + \boldsymbol{K}\boldsymbol{x}_{d} - \boldsymbol{K}\boldsymbol{x} + \boldsymbol{K}\boldsymbol{K}_{P}^{-1}\boldsymbol{d} + \boldsymbol{K}_{I}\int_{0}^{T}\Delta\boldsymbol{f}d\sigma] \qquad (3.49)$$

Vi legger nå til og trekker fra Ke og benytter lign (3.43) igjen.

$$\ddot{\boldsymbol{x}} = \boldsymbol{D}^{-1}[-(\boldsymbol{C} + \boldsymbol{K}_{D})\dot{\boldsymbol{x}} + (\boldsymbol{k}_{F}^{'}\boldsymbol{K} + \boldsymbol{K}_{P})\boldsymbol{e} - \boldsymbol{K}\boldsymbol{x}_{d} + \boldsymbol{K}\boldsymbol{x} - \boldsymbol{K}\boldsymbol{K}_{P}^{-1}\boldsymbol{d} - \boldsymbol{K}_{P}\boldsymbol{x}_{\infty} + \boldsymbol{K}_{P}\boldsymbol{x}_{d} + \boldsymbol{K}\boldsymbol{x}_{d} - \boldsymbol{K}\boldsymbol{x} + \boldsymbol{K}\boldsymbol{K}_{P}^{-1}\boldsymbol{d} + \boldsymbol{K}_{I}\int_{0}^{\mathrm{T}}\Delta\boldsymbol{f}d\sigma] \ddot{\boldsymbol{x}} = \boldsymbol{D}^{-1}[-(\boldsymbol{C} + \boldsymbol{K}_{D})\dot{\boldsymbol{x}} + (\boldsymbol{k}_{F}^{'}\boldsymbol{K} + \boldsymbol{K}_{P})\boldsymbol{e} + \boldsymbol{K}_{P}(\boldsymbol{x}_{d} - \boldsymbol{x}_{\infty}) + \boldsymbol{K}_{I}\int_{0}^{\mathrm{T}}\Delta\boldsymbol{f}d\sigma]$$
(3.50)

Der

$$k_F' \stackrel{\Delta}{=} k_F + 1 \tag{3.51}$$

Vi ser nå litt nærmere på leddet $\boldsymbol{K}_P(\boldsymbol{x}_d - \boldsymbol{x}_\infty)$:

$$\begin{aligned} \boldsymbol{K}_{P}(\boldsymbol{x}_{d}-\boldsymbol{x}_{\infty}) &= \boldsymbol{K}_{P}(\boldsymbol{x}_{d}-\boldsymbol{K}^{-}(\boldsymbol{f}_{d}+\boldsymbol{K}\boldsymbol{x}_{0})-(\boldsymbol{I}-\boldsymbol{K}^{-}\boldsymbol{K})\boldsymbol{x}_{d}) \\ &= \boldsymbol{K}_{P}(-\boldsymbol{K}^{-}(\boldsymbol{f}_{d}+\boldsymbol{K}\boldsymbol{x}_{0})+\boldsymbol{K}^{-}\boldsymbol{K}\boldsymbol{x}_{d}) \\ &= -\boldsymbol{K}_{P}\boldsymbol{K}^{-}(\boldsymbol{f}_{d}+\boldsymbol{K}\boldsymbol{x}_{0}-\boldsymbol{K}\boldsymbol{x}_{d}) \\ &= -\boldsymbol{K}_{P}\boldsymbol{K}^{-}(\boldsymbol{f}_{d}+\boldsymbol{K}(\boldsymbol{x}_{0}-\boldsymbol{x}_{d})) \\ &= -\boldsymbol{d} \end{aligned}$$
(3.52)

Vi har altså fått en ny ligning for d:

$$\boldsymbol{d} = -\boldsymbol{K}_P(\boldsymbol{x}_d - \boldsymbol{x}_\infty) \tag{3.53}$$

Vi ser av ligning (3.44) at $\boldsymbol{d} \in \mathcal{R}(\boldsymbol{K})$ og vi kan derfor skrive :

$$\boldsymbol{d} = \boldsymbol{n}\boldsymbol{n}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{d} = \boldsymbol{K}\boldsymbol{K}^{-}\boldsymbol{d} \tag{3.54}$$

som følger av påstand 3.2. Ved hjelp av samme resonnement har vi:

$$\Delta \boldsymbol{f} = \boldsymbol{K} \boldsymbol{K}^{-} \Delta \boldsymbol{f} \tag{3.55}$$

Vi setter så inn dette i lign (3.50) og får:

$$\ddot{\boldsymbol{x}} = \boldsymbol{D}^{-1} \left[-(\boldsymbol{C} + \boldsymbol{K}_D) \dot{\boldsymbol{x}} + (k_F' \boldsymbol{K} + \boldsymbol{K}_P) \boldsymbol{e} - \boldsymbol{K} \boldsymbol{K}^{-} \boldsymbol{d} + \boldsymbol{K}_I \int_0^{\mathrm{T}} \boldsymbol{K} \boldsymbol{K}^{-} \Delta \boldsymbol{f} d\sigma \right] \quad (3.56)$$

Vi definerer nå en ny skalar tilstand s som inneholder integraldelen av regulatoren:

$$s = \boldsymbol{n}^{\mathrm{T}} \left(\int_{0}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{K}^{-} \Delta \boldsymbol{f} d\sigma - \boldsymbol{K}_{I}^{-1} \boldsymbol{K}^{-} \boldsymbol{d} \right)$$
(3.57)

$$\dot{s} = \boldsymbol{n}^{\mathrm{T}}(\boldsymbol{K}^{-}\Delta\boldsymbol{f}) = \boldsymbol{n}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{K}^{-}\Delta\boldsymbol{f} = \boldsymbol{n}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{K}^{-}\boldsymbol{K}\boldsymbol{e} = \boldsymbol{n}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{e}$$
 (3.58)

Ligningene (3.39), (3.56) og (3.58) beskriver nå det totale systemet:

$$\ddot{\boldsymbol{x}} = -\boldsymbol{D}^{-1}(\boldsymbol{C} + k_D \boldsymbol{I})\dot{\boldsymbol{x}} + \boldsymbol{D}^{-1}(k_P \boldsymbol{I} + k'_F k \boldsymbol{n} \boldsymbol{n}^{\mathrm{T}})\boldsymbol{e} + k_I \boldsymbol{D}^{-1} k \boldsymbol{n} s$$

$$\dot{\boldsymbol{e}} = -\dot{\boldsymbol{x}}$$

$$\dot{\boldsymbol{s}} = \boldsymbol{n}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{e}$$
(3.59)

Vi definerer nå den 7-dimensjonale tilstadsvektoren \boldsymbol{z} :

$$\boldsymbol{z} = \begin{bmatrix} \boldsymbol{\dot{x}} \\ \boldsymbol{e} \\ \boldsymbol{s} \end{bmatrix}$$
(3.60)

slik at systemet kan skrives på formen:

$$\begin{bmatrix} \ddot{\boldsymbol{x}} \\ \dot{\boldsymbol{e}} \\ \dot{\boldsymbol{s}} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -\boldsymbol{D}^{-1}(\boldsymbol{C} + k_D \boldsymbol{I}) & \boldsymbol{D}^{-1}(k_P \boldsymbol{I} + k'_F k \boldsymbol{n} \boldsymbol{n}^{\mathrm{T}}) & k_I \boldsymbol{D}^{-1} k \boldsymbol{n} \\ -\boldsymbol{I}_{3\times3} & \boldsymbol{0}_{3\times3} & \boldsymbol{0} \\ \boldsymbol{0}^{\mathrm{T}} & \boldsymbol{0}^{\mathrm{T}} & \boldsymbol{0} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \dot{\boldsymbol{x}} \\ \boldsymbol{e} \\ \boldsymbol{s} \end{bmatrix}$$
(3.61)

$$\dot{\boldsymbol{z}} = \boldsymbol{F}\boldsymbol{z} \tag{3.62}$$

Dette systemet skal vi studere stabiliteten av i kapittel 4.

Kapittel 4

Stabilitetsanalyse i 3 DOF

4.1 Valg av LFK

For å vise asymptotisk stabilitet av system (3.62) bruker vi Lyapunovs metode. [Chiaverini og Siciliano 1991] foreslår en energibasert Lyapunovfunksjonskandidat (LFK) av formen:

$$V = \frac{1}{2} \boldsymbol{z}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{P} \boldsymbol{z}$$
(4.1)

hvor

$$\boldsymbol{P} = \begin{bmatrix} \boldsymbol{D} & -\rho \boldsymbol{D} & \boldsymbol{0}_{3} \\ -\rho \boldsymbol{D} & (k_{P} + \rho k_{D}) \boldsymbol{I} + k_{F}^{\prime} k \boldsymbol{n} \boldsymbol{n}^{\mathrm{T}} & k_{I} k \boldsymbol{n} \\ \boldsymbol{0}_{3}^{\mathrm{T}} & k_{I} k \boldsymbol{n}^{\mathrm{T}} & \rho k_{I} k \end{bmatrix} \text{ og } \boldsymbol{z} = \begin{bmatrix} \boldsymbol{\dot{x}} \\ \boldsymbol{e} \\ \boldsymbol{s} \end{bmatrix}$$
(4.2)

 ρ er her en vilkårlig positiv konstant.

4.2 Beregning og begrensning av V

Vi vil her finne krav som må stilles til regulatorparametrene for at V skal være positiv definitt. Vi spalter opp den kvadratiske formen (4.1) i tre kvadratiske former slik at:

$$V = \frac{1}{2} \left\{ \begin{bmatrix} \dot{\boldsymbol{x}} \\ \boldsymbol{e} \end{bmatrix}^{\mathrm{T}} \begin{bmatrix} \boldsymbol{D} & -\rho \boldsymbol{D} \\ -\rho \boldsymbol{D} & \rho \boldsymbol{K}_{D} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \dot{\boldsymbol{x}} \\ \boldsymbol{e} \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \boldsymbol{e} \\ s \end{bmatrix}^{\mathrm{T}} \begin{bmatrix} \boldsymbol{K}_{F}^{\prime} \boldsymbol{K} & k_{I} k \boldsymbol{n} \\ k_{I} k \boldsymbol{n}^{\mathrm{T}} & \rho k_{I} k \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \boldsymbol{e} \\ s \end{bmatrix} + \boldsymbol{e}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{K}_{P} \boldsymbol{e} \right\}$$
(4.3)

Vi gjør nytte av sammenhengen (3.58) og metoden med diagonalisering av vektmatrisene fra kapittel 2.7 og transformerer (4.3) til:

$$V = \frac{1}{2} \begin{bmatrix} \dot{\boldsymbol{x}} - \rho \boldsymbol{e} \\ \boldsymbol{e} \end{bmatrix}^{\mathrm{T}} \underbrace{\begin{bmatrix} \boldsymbol{D} & \boldsymbol{0}_{3\times 3} \\ \boldsymbol{0}_{3\times 3} & \rho \boldsymbol{K}_{D} - \rho^{2} \boldsymbol{D} \end{bmatrix}}_{\boldsymbol{A}_{i}} \begin{bmatrix} \dot{\boldsymbol{x}} - \rho \boldsymbol{e} \\ \boldsymbol{e} \end{bmatrix}$$

$$+\frac{k}{2}\begin{bmatrix}\dot{s}+\frac{k_{I}}{k_{F}^{\prime}}s\\s\end{bmatrix}^{\mathrm{T}}\underbrace{\begin{bmatrix}k_{F}^{\prime}&0\\0&\rho k_{I}-\frac{k_{I}^{2}}{k_{F}^{\prime}}\end{bmatrix}}_{\boldsymbol{A}_{ii}}\begin{bmatrix}\dot{s}+\frac{k_{I}}{k_{F}^{\prime}}s\\s\end{bmatrix}+\frac{1}{2}\boldsymbol{e}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{K}_{P}\boldsymbol{e} \qquad (4.4)$$

For at V skal være positiv definitt må de tre koeffisientmatrisene i (4.4) være positiv definitte. Dette gir oss følgende krav til regulatorparametrene:

• Matrisen A_i

$$\boldsymbol{D} \left(\rho \boldsymbol{K}_D - \rho^2 \boldsymbol{D} \right) > 0$$

$$\boldsymbol{K}_D > \rho \boldsymbol{D}$$

$$(4.5)$$

• Matrisen A_{ii}

$$k'_{F}\left(\rho k_{I} - \frac{k_{I}^{2}}{k'_{F}}\right) > 0$$

$$k'_{F} > \frac{1}{\rho}k_{I}$$

$$(4.6)$$

• Matrisen K_P

$$\boldsymbol{K}_P > \boldsymbol{0} \tag{4.7}$$

4.3 Beregning og begrensning av \dot{V}

Vi trenger å se på den tidsderiverte av (6.1) langs løsningstrajektorer av (3.62).

$$\dot{V} = \boldsymbol{z}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{P} \dot{\boldsymbol{z}} + \frac{1}{2} \boldsymbol{z}^{\mathrm{T}} \dot{\boldsymbol{P}} \boldsymbol{z} = \boldsymbol{z}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{P} \boldsymbol{F} \boldsymbol{z} + \frac{1}{2} \boldsymbol{z}^{\mathrm{T}} \dot{\boldsymbol{P}} \boldsymbol{z}$$
 (4.8)

 der

$$\boldsymbol{PF} = \begin{bmatrix} -(\boldsymbol{C} + k_D \boldsymbol{I}) + \rho \boldsymbol{D} & k_P \boldsymbol{I} + k'_F k \boldsymbol{n} \boldsymbol{n}^{\mathrm{T}} & k_I k \boldsymbol{n} \\ \rho(\boldsymbol{C} + k_D \boldsymbol{I}) - (k_P + \rho k_D) \boldsymbol{I} - k'_F k \boldsymbol{n} \boldsymbol{n}^{\mathrm{T}} & -\rho(k_P \boldsymbol{I} + k'_F k \boldsymbol{n} \boldsymbol{n}^{\mathrm{T}}) + k_I k \boldsymbol{n} \boldsymbol{n}^{\mathrm{T}} & -\rho k_I k \boldsymbol{n} \\ -k_I k \boldsymbol{n}^{\mathrm{T}} & \rho k_I k \boldsymbol{n}^{\mathrm{T}} & 0 \end{bmatrix}$$
(4.9)

og

$$\dot{\boldsymbol{P}} = \begin{bmatrix} \dot{\boldsymbol{D}} & -\rho\dot{\boldsymbol{D}} & \mathbf{0}_{3} \\ -\rho\dot{\boldsymbol{D}} & \mathbf{0}_{3\times3} & \mathbf{0}_{3} \\ \mathbf{0}_{3}^{\mathrm{T}} & \mathbf{0}_{3}^{\mathrm{T}} & \mathbf{0} \end{bmatrix}$$
(4.10)

Ved bruk av påstandene 2.3 og 2.10 kan (4.8) forenkles til:

$$\dot{V} = -\dot{\boldsymbol{x}}^{\mathrm{T}} (k_D \boldsymbol{I} - \rho \boldsymbol{D}) \dot{\boldsymbol{x}} - \rho \boldsymbol{e}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{C}^{\mathrm{T}} \dot{\boldsymbol{x}} - \boldsymbol{e}^{\mathrm{T}} (\rho k_P \boldsymbol{I} + (\rho k_F' - k_I) k \boldsymbol{n} \boldsymbol{n}^{\mathrm{T}}) \boldsymbol{e}$$
(4.11)

For at vi skal kunne bestemme krav til regulatorparametrene slik at \dot{V} skal bli negativ definitt, må vi beregne en øvre begrensning for \dot{V} . Vi antar at initialverdien til feilen e er øvre begrenset. Altså :

$$\|\boldsymbol{e}(0)\| \le \Phi < \infty \tag{4.12}$$

Dessuten benytter vi teorem 2.6, ligning (3.58) og $\lambda_m I_{3\times 3} \leq D \leq \lambda_M I_{3\times 3}$. Dette gir oss:

$$\dot{V} \leq -\underbrace{(k_D - \rho\lambda_M - \rho\Phi k_C)}_{a_i} \|\dot{\boldsymbol{x}}\|^2 - \rho k_D \|\boldsymbol{e}\|^2 - \underbrace{(\rho k'_F - k_I)}_{a_{ii}} (\dot{s})^2 \tag{4.13}$$

For at \dot{V} skal være negativ semidefinitt, må regulatorparametrene oppfykke følgende krav:

• Koeffisienten a_i

$$k_D - \rho \lambda_M - \rho \Phi k_C > 0$$

$$k_D > \rho \lambda_M - \rho \Phi k_C \qquad (4.14)$$

• Koeffisienten a_{ii}

$$\rho k_F' > k_I \tag{4.15}$$

• Koeffisienten ρk_D $k_D > 0$ (4.16)

4.4 Konklusjon

Ved sammenligning av (4.15) og (4.2) ser vi at kravet (4.2) er overflødig. Dessuten er (4.7) og (4.16) oppfyllt per antagelse. Vi har også at (4.14) impliserer (4.5). Kravene på regulatorparametrene for at V > 0 og $\dot{V} \leq 0$ blir da:

$$k_D > \rho \lambda_M - \rho \Phi$$

$$\rho k'_F > k_I \qquad (4.17)$$

Vi må nå ta hensyn til at ligning (4.13) tillater at \dot{V} kan bli lik null. Vi vil nå bruke LaSalles teorem for å vise at systemet allikevel er asymptotisk stabilt. Vi ser av uttrykket for \dot{V} , lign(4.8) at :

$$V \equiv 0 \Rightarrow \dot{\boldsymbol{x}} \equiv \boldsymbol{e} \equiv \boldsymbol{0}, \dot{\boldsymbol{s}} \equiv \boldsymbol{0} \tag{4.18}$$

Og dessuten :

$$\dot{\boldsymbol{x}} \equiv \boldsymbol{0} \Rightarrow \ddot{\boldsymbol{x}} \equiv \boldsymbol{0} \tag{4.19}$$

Vi setter dette inn i ligningen:

$$\ddot{\boldsymbol{x}} = -\boldsymbol{D}^{-1}(\boldsymbol{C} + k_D \boldsymbol{I})\dot{\boldsymbol{x}} + \boldsymbol{D}^{-1}(k_P \boldsymbol{I} + k'_F k \boldsymbol{n} \boldsymbol{n}^{\mathrm{T}})\boldsymbol{e} + k_I \boldsymbol{D}^{-1} k \boldsymbol{n} s \qquad (4.20)$$

og får:

$$s \equiv 0 \tag{4.21}$$

Totalt gir dette:

$$\dot{V} \equiv 0 \Rightarrow \boldsymbol{z} \equiv \boldsymbol{0} \tag{4.22}$$

Vi har nå at

$$\dot{V} < 0 \quad \forall \boldsymbol{z} \neq \boldsymbol{0}$$
 (4.23)

Konklusjonen blir da at systemet er asymptotisk stabilt under betingelsen
e(4.17)ifølge LaSalles teorem.

Kapittel 5

Parallell Kraft/posisjonsstyring i 6 DOF

5.1 Dynamisk robotmodell

Manipulatoren som skal studeres her er av generell type med seks ledd. Vi gjør ingen antagelser om robotens struktur, det vil si antall rotasjonsledd eller translasjonsledd. Vi definerer følgende koordinatsystemer:

- Basesystem: I
- Gripersystem: B

Vi trasformerer robotens dynamiske modell i leddkoordinater (se for eksempel [Spong og Vidyasagar 1989]) til oppgavekoordinater ved hjelp av metoden i kapittel 2.5. Manipulatorens dynamiske modell gitt i oppgavekoordinater (system I) er da gitt av følgende ligning:

$$\boldsymbol{D}(\boldsymbol{T})^{I} \dot{\boldsymbol{\nu}} + \boldsymbol{C}(\boldsymbol{T}, {}^{I}\boldsymbol{\nu})^{I} \boldsymbol{\nu} + {}^{I}\boldsymbol{g}(\boldsymbol{T}) = {}^{I}\boldsymbol{u} - {}^{I}\boldsymbol{w}$$
(5.1)

 der

- $\boldsymbol{T} = \begin{bmatrix} {}^{I}\boldsymbol{R}_{I}^{B} & {}^{I}\boldsymbol{p}_{I}^{B} \\ \boldsymbol{0}^{\mathrm{T}} & 1 \end{bmatrix} \in SE(3)$ beskriver griperens orientering og posisjon.
- $D(T) \in \mathbb{R}^{6 \times 6}$ er manipulatorens treghetsmatrise.
- $C(T, {}^{I}\nu) \in \mathbb{R}^{6 \times 6}$ er en matrise av sentripetal- og coriolis-ledd.
- ${}^{I}\boldsymbol{g}(\boldsymbol{T}) \in \mathbb{R}^{6}$ er en vektor av tyngde-krefter og -momenter.
- ${}^{I}\boldsymbol{w} \in se^{*}(3)$ er kontektwrenchen.
- ${}^{I}\boldsymbol{u} \in \mathbb{R}^{6}$ er pådrag fra regulatoren.

 ${}^{I}\boldsymbol{\nu}$ er gitt av:

$$\dot{\boldsymbol{T}} = \begin{bmatrix} \boldsymbol{S} \begin{pmatrix} {}^{I}\boldsymbol{\omega}_{B/I} \end{pmatrix} & {}^{I}\boldsymbol{v}_{B} \\ \boldsymbol{0}^{\mathrm{T}} & \boldsymbol{0} \end{bmatrix} \boldsymbol{T}$$
$${}^{I}\boldsymbol{\nu} = \begin{bmatrix} {}^{I}\boldsymbol{\omega}_{B/I} \\ {}^{I}\boldsymbol{v}_{B} \end{bmatrix} \in se(3)$$

Vi gjør følgende forenklinger i notasjon:

•
$$\boldsymbol{R} \stackrel{\triangle}{=} {}^{I}\boldsymbol{R}_{I}^{B}$$

- $\boldsymbol{p} \stackrel{\triangle}{=} {}^{I}\boldsymbol{p}_{I}^{B}$
- $\boldsymbol{\omega} \stackrel{ riangle}{=} {}^{I} \boldsymbol{\omega}_{B/I}$
- $\boldsymbol{v} \stackrel{\triangle}{=} {}^{I}\boldsymbol{v}_{B}$
- $\boldsymbol{\nu} \stackrel{\triangle}{=} {}^{I}\boldsymbol{\nu}$

5.2 Modell av kontaktkraft

Som vist i kapittel 2.3.4 deler vi griperens hastighetsskrue i en fri del og en kontakt-del:

$$\boldsymbol{\nu} = \boldsymbol{\nu}_{fri} + \boldsymbol{\nu}_{comp} \tag{5.2}$$

der $\boldsymbol{\nu}_{fri}$ og $\boldsymbol{\nu}_{comp}$ er som gitt i ligning (2.115).

Vi definerer så en inkrementell forflytning av griperen ved skruen x_{Δ} . På koordinatform får vi:

$$\boldsymbol{x}_{\Delta} \stackrel{\Delta}{=} {}^{I}\boldsymbol{x}_{\Delta} = \left[{}^{I}\boldsymbol{\delta} \\ {}^{I}\boldsymbol{d} \end{array} \right] \in se(3)$$

På samme måte som for hastighetsskruen deler vi \boldsymbol{x}_{Δ} i to komponenter:

$$\boldsymbol{x}_{\Delta} = \boldsymbol{x}_{\Delta,fri} + \boldsymbol{x}_{\Delta,comp} \tag{5.3}$$

Der $\boldsymbol{x}_{\Delta,comp}$ antas å ligge i se(3). Vi har nå ifølge [DeShutter og Bruyninckx 1992] at

$$\dot{\boldsymbol{x}}_{\Delta} = \boldsymbol{
u} - \boldsymbol{
u}_{omg}$$

der ν_{omg} er twisten til omgivelsene. Vi antar som i [DeShutter og Bruyninckx 1992] at

$$\boldsymbol{\nu}_{omg} \equiv \mathbf{0}_6. \tag{5.4}$$

Dette gir oss:

$$\dot{\boldsymbol{x}}_{\Delta} = \boldsymbol{\nu} = \boldsymbol{\nu}_{fri} + \boldsymbol{\nu}_{comp} = \dot{\boldsymbol{x}}_{\Delta,fri} + \dot{\boldsymbol{x}}_{\Delta,comp}$$
(5.5)

Ifølge teorien i kapittel 2.3.1 mappes kontakt
twisten $x_{\Delta,com}$ til en kontaktwrench av stivhetsoperatoren. Eller på koordinat
form:

$$\boldsymbol{w} = \boldsymbol{\Delta} \boldsymbol{K} \boldsymbol{x}_{\Delta,comp}$$
 (5.6)

der $\boldsymbol{\Delta}$ og \boldsymbol{K} er definert i kapittel 2.3.1

5.3 Regulator

5.3.1 PID-regulator

Vi vil nå foreslå en regulator for systemet (5.1) etter mønster av regulatoren for et tilsvarende system i tre frihetsgrader presentert i [Chiaverini og Siciliano 1991] og [Chiaverini, Siciliano og Villani 1992]. Referansene systemet skal følge er:

Konfigurasjon :
$$\boldsymbol{T}_{d} = \begin{bmatrix} {}^{I}\boldsymbol{R}_{I,d}^{B} & {}^{I}\boldsymbol{p}_{I,d}^{B} \\ \boldsymbol{0}^{\mathrm{T}} & 1 \end{bmatrix} \in SE(3)$$

Wrench : $\boldsymbol{w}_{d} = \begin{bmatrix} {}^{I}\boldsymbol{f}_{d} \\ {}^{I}\boldsymbol{m}_{d} \end{bmatrix} \in se^{*}(3)$

Det vil si at manipulatoren skal følge konstante referanser for griper-posisjon og -orientering og konstante referanser for kontakt-kraft og -moment. Forenkling av notasjon:

$$\boldsymbol{R}_{d} \stackrel{ riangle}{=} {}^{I}\boldsymbol{R}_{I,d}^{B}, \quad \boldsymbol{p}_{d} \stackrel{ riangle}{=} {}^{I}\boldsymbol{p}_{I,d}^{B}, \quad \boldsymbol{f}_{d} \stackrel{ riangle}{=} {}^{I}\boldsymbol{f}_{d}, \quad \boldsymbol{m}_{d} \stackrel{ riangle}{=} {}^{I}\boldsymbol{m}_{d}$$

Vi definerer følgende reguleringsavvik:

• Posisjon:

$$\tilde{\boldsymbol{p}} \stackrel{\Delta}{=} \boldsymbol{p}_d - \boldsymbol{p}$$
 (5.7)

• Orientering:

$$\tilde{\boldsymbol{R}} \stackrel{\triangle}{=} \boldsymbol{R}_d^{\mathrm{T}} \boldsymbol{R} \tag{5.8}$$

• Wrench:

$$\tilde{\boldsymbol{w}} \stackrel{\triangle}{=} \boldsymbol{w}_d - \boldsymbol{w} \tag{5.9}$$

Når det gjelder orienteringsavviket ser vi at $\mathbf{R}_d = \mathbf{R} \Rightarrow \tilde{\mathbf{R}} = \mathbf{I}_{3\times 3}$. Vi trenger en parametrisering av orienteringsavviket for bruk i en tilbakekobling i regulatoren og velger da å parametrisere med Eulerparametre (se kap 2.2.1):

$$\boldsymbol{R} = \boldsymbol{R}_{\eta,\epsilon} \quad og \quad \boldsymbol{R}_d = \boldsymbol{R}_{\eta_d,\epsilon_d} \tag{5.10}$$

Orienteringsavviket, $\tilde{\boldsymbol{R}}$, kan da parametriseres som:

$$\tilde{\boldsymbol{R}} = \boldsymbol{R}_d^{\mathrm{T}} \boldsymbol{R} = \boldsymbol{R}_{\eta_d, -\epsilon_d} \, \boldsymbol{R}_{\eta, \epsilon} = \boldsymbol{R}_{\tilde{\eta}, \tilde{\epsilon}}$$
(5.11)

Vi bruker formelen for sammensatte rotasjoner, se kapittel 2.2.2, og får følgende uttrykk for $\tilde{\eta}$ og $\tilde{\epsilon}$:

$$\tilde{\eta} = \eta_d \eta + \boldsymbol{\epsilon}_d^{\mathrm{T}} \boldsymbol{\epsilon} \tag{5.12}$$

$$\tilde{\boldsymbol{\epsilon}} = \eta_d \boldsymbol{\epsilon} - \eta \boldsymbol{\epsilon}_d - \boldsymbol{S}(\boldsymbol{\epsilon}_d) \boldsymbol{\epsilon}$$
(5.13)

Vi trenger nå et mål på avviket i konfigurasjon¹ og velger å definere dette som:

$$\boldsymbol{d}_T \stackrel{\triangle}{=} \left[\begin{array}{c} -\tilde{\boldsymbol{\epsilon}} \\ \tilde{\boldsymbol{p}} \end{array} \right] \tag{5.14}$$

Der de forskjellige fortegnene har sitt opphav i regulatorene for posisjon og orientering i henholdsvis kapittel 2.8.1 og kapittel 2.8.2. Regulatoren er av type parallell wrench/ konfigurasjon med PD-virkning på konfigurasjon og PI-virkning på wrench. Dessuten benytter vi foroverkobling fra wrenchreferanse og antatt perfekt tyngdekraftkompensasjon. Regulatoren har følgende form:

$$\boldsymbol{u} = -\boldsymbol{K}_{D}\boldsymbol{\nu} + \boldsymbol{K}_{P}\boldsymbol{d}_{T} + \boldsymbol{w}_{d} + \boldsymbol{g}(\boldsymbol{T}) + \boldsymbol{K}_{F}\tilde{\boldsymbol{w}} + \boldsymbol{K}_{I}\int_{0}^{t}\tilde{\boldsymbol{w}}(\sigma)d\sigma \qquad (5.15)$$

der regulatorparameterene er gitt på følgende form:

•
$$\boldsymbol{K}_D \in \mathbb{R}^{6 \times 6}$$
, $\boldsymbol{K}_D = \text{diag}\{\boldsymbol{K}_{DR}, \boldsymbol{K}_{DP}\}$
 $\boldsymbol{K}_{DR}, \boldsymbol{K}_{DP} \in \mathbb{R}^{3 \times 3}$, der $\boldsymbol{K}_{DR} = k_{DR} \boldsymbol{I}_{3 \times 3}, \boldsymbol{K}_{DP} = k_{DP} \boldsymbol{I}_{3 \times 3}$

•
$$\boldsymbol{K}_P \in \mathbb{R}^{6 \times 6}$$
, $\boldsymbol{K}_P = \text{diag}\{\boldsymbol{K}_{PR}, \boldsymbol{K}_{PP}\}$
 $\boldsymbol{K}_{PR}, \boldsymbol{K}_{PP} \in \mathbb{R}^{3 \times 3}$, der $\boldsymbol{K}_{PR} = k_{PR}\boldsymbol{I}_{3 \times 3}, \boldsymbol{K}_{PP} = k_{PP}\boldsymbol{I}_{3 \times 3}$

•
$$\boldsymbol{K}_F \in \mathbb{R}^{6 \times 6}$$
, $\boldsymbol{K}_F = \text{diag}\{\boldsymbol{K}_{FR}, \boldsymbol{K}_{FP}\}$
 $\boldsymbol{K}_{FR}, \boldsymbol{K}_{FP} \in \mathbb{R}^{3 \times 3}$, der $\boldsymbol{K}_{FR} = k_{FR}\boldsymbol{I}_{3 \times 3}, \boldsymbol{K}_{FP} = k_{FP}\boldsymbol{I}_{3 \times 3}$

•
$$\boldsymbol{K}_{I} \in \mathbb{R}^{6 \times 6}$$
, $\boldsymbol{K}_{I} = \text{diag}\{\boldsymbol{K}_{IR}, \boldsymbol{K}_{IP}\}$
 $\boldsymbol{K}_{IR}, \boldsymbol{K}_{IP} \in \mathbb{R}^{3 \times 3}$, der $\boldsymbol{K}_{IR} = k_{IR}\boldsymbol{I}_{3 \times 3}, \boldsymbol{K}_{IP} = k_{IP}\boldsymbol{I}_{3 \times 3}$
(5.16)

Det er viktig å legge merke til at regulatoren (5.15) ikke krever noe eksakt kunskap om stivhetsmatrisen, K, og heller ingen informasjon om typen (punkt, linje eller flate) av kontakt, det vil si twistjacobimatrisen J. Dette er meget gunstige egenskaper ved regulatoren hvis manipulatoren skulle støte inn i uforutsette og ukjente hindringer.

5.3.2 Stasjonære tilstander

I likevekt vil systemet (5.1) med regulator (5.15) nå en stasjonær konfigurasjon $T_{\infty} \neq T_d$ slik som tilfellet er med posisjonen i parallell kraft/posisjonsstyring i 3 frihetsgrader. I likevekt har vi at

$$\int_0^\infty \tilde{\boldsymbol{w}}(\sigma)_\infty d\sigma \tag{5.17}$$

er konstant. Dette gir

$$\tilde{\boldsymbol{w}}_{\infty} = \boldsymbol{0}_{6} \quad \Rightarrow \quad \boldsymbol{w}_{\infty} = \boldsymbol{w}_{d}$$
 (5.18)

¹posisjon og orientering

som betyr at vi ikke får avvik i wrench. I likevekt vil systemet (5.1) med regulator (5.15) oppfylle

$$\boldsymbol{D}(\boldsymbol{T}_{\infty})\dot{\boldsymbol{\nu}}_{\infty} + \boldsymbol{C}(\boldsymbol{T}_{\infty}, \boldsymbol{\nu}_{\infty})\boldsymbol{\nu}_{\infty} + \boldsymbol{g}(\boldsymbol{T}_{\infty}) = \boldsymbol{K}_{P}\boldsymbol{d}_{T,\infty} + \boldsymbol{K}_{F}'\tilde{\boldsymbol{w}}_{\infty} + \boldsymbol{K}_{I}\int_{0}^{\infty}\tilde{\boldsymbol{w}}(\sigma)_{\infty}d\sigma + \boldsymbol{g}(\boldsymbol{T}_{\infty})$$
(5.19)

der $\mathbf{K}'_F = \mathbf{K}_F + \mathbf{I}_{6\times 6}$ og $\dot{\boldsymbol{\nu}}_{\infty} = \boldsymbol{\nu}_{\infty} = \mathbf{0}_6$. Bruk av ligning (5.18) gir oss

$$\begin{aligned} \boldsymbol{K}_{P}\boldsymbol{d}_{T,\infty} &= -\boldsymbol{K}_{I}\int_{0}^{\infty} \tilde{\boldsymbol{w}}(\sigma)d\sigma \\ & \downarrow \\ \begin{bmatrix} -\tilde{\boldsymbol{\epsilon}}_{\infty} \\ \tilde{\boldsymbol{p}}_{\infty} \end{bmatrix} &= -\boldsymbol{K}_{P}^{-1}\boldsymbol{K}_{I}\boldsymbol{\Delta}\boldsymbol{K}\int_{0}^{\infty}\boldsymbol{e}(\sigma)d\sigma \end{aligned} \tag{5.20}$$

 der

 $\tilde{\boldsymbol{\epsilon}}_{\infty}$ er Eulerparametervektoren til rotasjonsmatrisen $\boldsymbol{R}_{d}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{R}_{\infty}$ (5.21)

og

$$\tilde{\boldsymbol{p}}_{\infty} = \boldsymbol{p}_d - \boldsymbol{p}_{\infty}.$$
(5.22)

Vi har at

$$(\boldsymbol{\Delta}\boldsymbol{K})_{K}^{\dagger}(\boldsymbol{\Delta}\boldsymbol{K})\boldsymbol{x} \in \mathcal{R}(\boldsymbol{\Delta}\boldsymbol{K}) \ \forall \boldsymbol{x} \in \mathbb{R}^{6}$$
(5.23)

$$\left(\boldsymbol{I}_{6\times 6} - (\boldsymbol{\Delta}\boldsymbol{K})_{K}^{\dagger}(\boldsymbol{\Delta}\boldsymbol{K})\right)\boldsymbol{x} \in \mathcal{N}(\boldsymbol{\Delta}\boldsymbol{K}) \;\forall \boldsymbol{x} \in \mathbb{R}^{6}$$
(5.24)

der $\mathcal{N}(\boldsymbol{\Delta K}) = \mathcal{R}(\boldsymbol{\Delta K})^{\perp}$ fordi $\boldsymbol{\Delta K}$ er symmetrisk. Ved å formultiplisere (5.20) med $\left(\boldsymbol{I}_{6\times 6} - (\boldsymbol{\Delta K})_{K}^{\dagger}(\boldsymbol{\Delta K})\right)$ får vi

$$\left(\boldsymbol{I}_{6\times 6} - \left(\boldsymbol{\Delta}\boldsymbol{K}\right)_{K}^{\dagger}\left(\boldsymbol{\Delta}\boldsymbol{K}\right)\right)\boldsymbol{K}_{P}\left[\begin{array}{c}-\tilde{\boldsymbol{\epsilon}}_{\infty}\\\tilde{\boldsymbol{p}}_{\infty}\end{array}\right] = \boldsymbol{0}_{6}$$
(5.25)

siden $\left(\boldsymbol{I}_{6\times 6} - (\boldsymbol{\Delta}\boldsymbol{K})_{K}^{\dagger}(\boldsymbol{\Delta}\boldsymbol{K})\right)\boldsymbol{\Delta}\boldsymbol{K} = \boldsymbol{0}_{6\times 6}$. Dette gir oss

$$\left(\boldsymbol{I}_{6\times 6} - (\boldsymbol{\Delta}\boldsymbol{K})_{K}^{\dagger}(\boldsymbol{\Delta}\boldsymbol{K})\right) \begin{bmatrix} -\tilde{\boldsymbol{\epsilon}}_{\infty} \\ \tilde{\boldsymbol{p}}_{\infty} \end{bmatrix} = \left(\boldsymbol{I}_{6\times 6} - (\boldsymbol{\Delta}\boldsymbol{K})_{K}^{\dagger}(\boldsymbol{\Delta}\boldsymbol{K})\right) \begin{bmatrix} \boldsymbol{0}_{6} \\ \boldsymbol{p}_{d} \end{bmatrix}$$
(5.26)

som betyr at vi som i 3DOF får null avvik i posisjon i $\mathcal{N}(\boldsymbol{\Delta K})$, men at vi må regne med et avvik i posisjon i $\mathcal{N}(\boldsymbol{\Delta K})$.

Vi legger merke til at avviket (5.20) er invers proporsjonalt med \mathbf{K}_P som betyr at høyere proporsjonalforsterkning gir mindre avvik i konfigurasjon. Vi definerer nå :

$$\boldsymbol{T}_{\infty} \stackrel{\triangle}{=} \left[\begin{array}{cc} \boldsymbol{R}_{\infty} & \boldsymbol{p}_{\infty} \\ \boldsymbol{0}^{\mathrm{T}} & 1 \end{array} \right]$$
(5.27)

som er den stasjonære konfigurasjonen manipulatoren vil oppnå.

Avvikene fra den stasjonære konfigurasjonene definerer vi som:

$$\hat{\boldsymbol{R}} \stackrel{\Delta}{=} \boldsymbol{R}_{\infty}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{R}$$
 (5.28)

$$\hat{\boldsymbol{p}} \stackrel{\triangle}{=} \boldsymbol{p}_{\infty} - \boldsymbol{p} \tag{5.29}$$

Som for $\tilde{\boldsymbol{R}}$ vil vi nå parametrisere $\hat{\boldsymbol{R}}$:

$$\hat{\boldsymbol{R}} = \boldsymbol{R}_{\infty}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{R} = \boldsymbol{R}_{\eta_{\infty}, -\epsilon_{\infty}} \boldsymbol{R}_{\eta, \epsilon} = \boldsymbol{R}_{\hat{\eta}, \hat{\epsilon}}$$
(5.30)

 der

$$\hat{\eta} = \eta_{\infty} \eta + \boldsymbol{\epsilon}_{\infty}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{\epsilon}$$
(5.31)

$$\hat{\boldsymbol{\epsilon}} = \eta_{\infty} \boldsymbol{\epsilon} - \eta \boldsymbol{\epsilon}_{\infty} - \boldsymbol{S}(\boldsymbol{\epsilon}_{\infty}) \boldsymbol{\epsilon}$$
(5.32)

Siden vi i regulatoren (5.15) kobler tilbake fra $\tilde{\boldsymbol{\epsilon}}$, ønsker vi å uttrykke $\tilde{\boldsymbol{\epsilon}}$ ved $\hat{\boldsymbol{\epsilon}}$ og konstantene η_d , η_∞ , $\boldsymbol{\epsilon}_d$ og $\boldsymbol{\epsilon}_\infty$.

Teorem 5.1 $\tilde{\boldsymbol{\epsilon}}$ kan skrives som en lineær kombinasjon av $\hat{\boldsymbol{\epsilon}}$ og $\hat{\eta}$ på formen

$$\tilde{\boldsymbol{\epsilon}} = \boldsymbol{E}\hat{\boldsymbol{\epsilon}} + \boldsymbol{h}\hat{\boldsymbol{\eta}} \tag{5.33}$$

der

$$E = E(\eta_d, \eta_\infty, \epsilon_d, \epsilon_\infty) \in \mathbb{R}^{3 \times 3}$$

$$h = h(\eta_d, \eta_\infty, \epsilon_d, \epsilon_\infty) \in \mathbb{R}^3$$
(5.34)

Bevis:

Vi kombinerer ligning (5.11) og (5.30) og får:

$$\tilde{\boldsymbol{R}} = \boldsymbol{R}_d^{\mathrm{T}} \boldsymbol{R}_{\infty} \hat{\boldsymbol{R}}$$
(5.35)

Vi vil nå bruke formelen for sammensatte rotasjoner to ganger for å utlede et nytt uttrykk for $\tilde{\pmb{\epsilon}}:$

Innfører en hjelpestørelse, \boldsymbol{R}_1 , definert ved:

$$oldsymbol{R}_1 \stackrel{ riangle}{=} oldsymbol{R}_d^{ ext{T}} oldsymbol{R}_\infty = oldsymbol{R}_{\eta_1,\epsilon_1} \Longrightarrow oldsymbol{ ilde{R}} = oldsymbol{R}_1 oldsymbol{ ilde{R}}_{\eta_d,-\epsilon_d} oldsymbol{R}_{\eta_\infty,\epsilon_\infty}$$

Vi får følgende uttrykk for η_1 og ϵ_1 :

$$\eta_1 = \eta_d \eta_\infty + \boldsymbol{\epsilon}_d^{\mathrm{T}} \boldsymbol{\epsilon}_\infty \tag{5.36}$$

$$\boldsymbol{\epsilon}_1 = \eta_d \boldsymbol{\epsilon}_\infty - \eta_\infty \boldsymbol{\epsilon}_d - \boldsymbol{S}(\boldsymbol{\epsilon}_d) \boldsymbol{\epsilon}_\infty \tag{5.37}$$

Bruk av formelen for sammensatte rotasjoner en gang til gir:

$$\tilde{\boldsymbol{R}} = \boldsymbol{R}_1 \hat{\boldsymbol{R}} \Longrightarrow \tilde{\boldsymbol{\epsilon}} = \eta_1 \hat{\boldsymbol{\epsilon}} + \hat{\eta} \boldsymbol{\epsilon}_1 + \boldsymbol{S}(\boldsymbol{\epsilon}_1) \hat{\boldsymbol{\epsilon}}$$

Faktoriserer:

$$\tilde{\boldsymbol{\epsilon}} = [\eta_1 \boldsymbol{I}_{3\times 3} + \boldsymbol{S}(\boldsymbol{\epsilon}_1)]\hat{\boldsymbol{\epsilon}} + \boldsymbol{\epsilon}_1\hat{\eta}$$
(5.38)

Vi setter nå inn (5.36) og (5.37) i (5.38) og får:

$$\tilde{\boldsymbol{\epsilon}} = [\eta_d \eta_\infty \boldsymbol{I}_{3\times 3} + \boldsymbol{\epsilon}_d^{\mathrm{T}} \boldsymbol{\epsilon}_\infty \boldsymbol{I}_{3\times 3} + \eta_d \boldsymbol{S}(\boldsymbol{\epsilon}_\infty) - \eta_\infty \boldsymbol{S}(\boldsymbol{\epsilon}_d) - \boldsymbol{S}(\boldsymbol{S}(\boldsymbol{\epsilon}_d)\boldsymbol{\epsilon}_\infty)] \hat{\boldsymbol{\epsilon}} + [\eta_d \boldsymbol{\epsilon}_\infty - \eta_\infty \boldsymbol{\epsilon}_d - \boldsymbol{S}(\boldsymbol{\epsilon}_d)\boldsymbol{\epsilon}_\infty] \hat{\eta}$$

Bruker så sammenhengen: $\boldsymbol{S}(\boldsymbol{S}(\boldsymbol{a})\boldsymbol{b}) = \boldsymbol{b}\boldsymbol{a}^{\mathrm{T}} - \boldsymbol{a}\boldsymbol{b}^{\mathrm{T}} \ \forall \boldsymbol{a}, \boldsymbol{b} \in \mathbb{R}^{3}$ og får:

$$\tilde{\boldsymbol{\epsilon}} = [\eta_d \eta_\infty \boldsymbol{I}_{3 \times 3} + \boldsymbol{\epsilon}_d^{\mathrm{T}} \boldsymbol{\epsilon}_\infty \boldsymbol{I}_{3 \times 3} + \eta_d \boldsymbol{S}(\boldsymbol{\epsilon}_\infty) - \eta_\infty \boldsymbol{S}(\boldsymbol{\epsilon}_d) - \boldsymbol{\epsilon}_\infty \boldsymbol{\epsilon}_d^{\mathrm{T}} + \boldsymbol{\epsilon}_d \boldsymbol{\epsilon}_\infty^{\mathrm{T}}] \hat{\boldsymbol{\epsilon}} + [\eta_d \boldsymbol{\epsilon}_\infty - \eta_\infty \boldsymbol{\epsilon}_d - \boldsymbol{S}(\boldsymbol{\epsilon}_d) \boldsymbol{\epsilon}_\infty] \hat{\eta}$$

Bruker $\boldsymbol{S}(\boldsymbol{a})\boldsymbol{S}(\boldsymbol{b}) = \boldsymbol{b}\boldsymbol{a}^{\mathrm{T}} - \boldsymbol{a}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{b}\boldsymbol{I}_{3\times 3} \ \forall \boldsymbol{a}, \boldsymbol{b} \in \mathbb{R}^{3}$

$$\begin{split} \tilde{\boldsymbol{\epsilon}} &= [\eta_d \eta_\infty \boldsymbol{I}_{3\times 3} + \eta_d \boldsymbol{S}(\boldsymbol{\epsilon}_\infty) - \eta_\infty \boldsymbol{S}(\boldsymbol{\epsilon}_d) + \boldsymbol{\epsilon}_d \boldsymbol{\epsilon}_\infty^{\mathrm{T}} - \boldsymbol{S}(\boldsymbol{\epsilon}_d) \boldsymbol{S}(\boldsymbol{\epsilon}_\infty)] \hat{\boldsymbol{\epsilon}} \\ &+ [\eta_d \boldsymbol{\epsilon}_\infty - \eta_\infty \boldsymbol{\epsilon}_d - \boldsymbol{S}(\boldsymbol{\epsilon}_d) \boldsymbol{\epsilon}_\infty] \hat{\eta} \\ \tilde{\boldsymbol{\epsilon}} &= [\eta_d \eta_\infty \boldsymbol{I}_{3\times 3} + \eta_d \boldsymbol{S}(\boldsymbol{\epsilon}_\infty) - \eta_\infty \boldsymbol{S}(\boldsymbol{\epsilon}_d) + \boldsymbol{\epsilon}_d^{\mathrm{T}} \boldsymbol{\epsilon}_\infty \boldsymbol{I}_{3\times 3}] \hat{\boldsymbol{\epsilon}} \\ &+ [\eta_d \boldsymbol{\epsilon}_\infty - \eta_\infty \boldsymbol{\epsilon}_d - \boldsymbol{S}(\boldsymbol{\epsilon}_d) \boldsymbol{\epsilon}_\infty] \hat{\eta} \end{split}$$

Vi definerer nå de konstante størrelsene $\boldsymbol{E} \in \mathbb{R}^{3 \times 3}$ og $\boldsymbol{h} \in \mathbb{R}^3$:

$$\boldsymbol{E} \stackrel{\triangle}{=} \eta_d \eta_\infty \boldsymbol{I}_{3\times 3} + \eta_d \boldsymbol{S}(\boldsymbol{\epsilon}_\infty) - \eta_\infty \boldsymbol{S}(\boldsymbol{\epsilon}_d) + \boldsymbol{\epsilon}_d^{\mathrm{T}} \boldsymbol{\epsilon}_\infty \boldsymbol{I}_{3\times 3}$$
(5.39)

$$\boldsymbol{h} \stackrel{\Delta}{=} \eta_d \boldsymbol{\epsilon}_{\infty} - \eta_{\infty} \boldsymbol{\epsilon}_d - \boldsymbol{S}(\boldsymbol{\epsilon}_d) \boldsymbol{\epsilon}_{\infty}$$
(5.40)

slik at vi kan skrive:

$$\tilde{\boldsymbol{\epsilon}} = \boldsymbol{E}\hat{\boldsymbol{\epsilon}} + \boldsymbol{h}\hat{\boldsymbol{\eta}} \tag{5.41}$$

Vi legger her merke til at ligningen for h er identisk med ligningen for en sammensatt rotasjon (se kapittel 2.2.2). h er derfor en eulerparametervektor, og dette gir:

$$\|\boldsymbol{h}\| \le 1 \tag{5.42}$$

Beregning av $\|\boldsymbol{E}\|$ er gjort i Appendix A. Disse størelsene vil bli brukt i stabilitetsbevis senere. Ved perfekt regulering i orientering, det vil si $\boldsymbol{R}_{\infty} = \boldsymbol{R}_d$, får vi $\eta_d = \eta_{\infty}$ og $\boldsymbol{\epsilon}_d = \boldsymbol{\epsilon}_{\infty}$ og vi ser av ligningene (5.39) og (5.40) at

$$\boldsymbol{R}_{\infty} = \boldsymbol{R}_d \iff \boldsymbol{E} = \boldsymbol{I}_{3 \times 3} \text{ og } \boldsymbol{h} = \boldsymbol{0}_3$$
 (5.43)

slik at

$$\tilde{\boldsymbol{\epsilon}} = \hat{\boldsymbol{\epsilon}}.\tag{5.44}$$

Vi vil nå også uttrykke \tilde{p} ved \hat{p} og konstantene p_{∞} og p_d . Kombinasjon av ligningene (5.7) og (5.29) gir:

$$\tilde{\boldsymbol{p}} = \boldsymbol{p}_d - \boldsymbol{p}_\infty + \hat{\boldsymbol{p}} \tag{5.45}$$

Vi får nå et nytt uttrykk for d_T :

$$\boldsymbol{d}_{T} = \begin{bmatrix} -\tilde{\boldsymbol{\epsilon}} \\ \tilde{\boldsymbol{p}} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -\boldsymbol{E}\hat{\boldsymbol{\epsilon}} - \boldsymbol{h}\hat{\boldsymbol{\eta}} \\ \boldsymbol{p}_{d} - \boldsymbol{p}_{\infty} + \hat{\boldsymbol{p}} \end{bmatrix}$$
(5.46)

5.4 Totalmodell for manipulator/regulator

Vi vil nå bringe systemet bestående av manipulatormodellen (5.1) og regultaroen (5.15) på formen $\dot{z} = Fz$ som i kapittel 3, med henblikk på stabilitetsanalyse. Vi innfører notasjonen:

• $\mathbf{0}_{n \times m} \stackrel{\triangle}{=} \text{nullmatrise} \in \mathbb{R}^{n \times m}$

•
$$\mathbf{0}_n \stackrel{\triangle}{=} \text{nullvektor} \in \mathbb{R}^n$$
.

Vi setter inn (5.15) i (5.1) og får:

$$oldsymbol{D}\dot{oldsymbol{
u}}+oldsymbol{C}oldsymbol{
u}+oldsymbol{g}=-oldsymbol{K}_Doldsymbol{
u}+oldsymbol{K}_Poldsymbol{d}_T+oldsymbol{w}_d+oldsymbol{g}+oldsymbol{K}_F ilde{oldsymbol{w}}+oldsymbol{K}_I\int_0^t ilde{oldsymbol{w}}d\sigma-oldsymbol{w}$$

D er positiv definitt og kan derfor inverteres. Tyngden g kanseleres og vi får:

$$\dot{\boldsymbol{\nu}} = \boldsymbol{D}^{-1} \left\{ -(\boldsymbol{C} + \boldsymbol{K}_D)\boldsymbol{\nu} + \boldsymbol{K}_P \boldsymbol{d}_T + \boldsymbol{K}_F \tilde{\boldsymbol{w}} + (\boldsymbol{w}_d - \boldsymbol{w}) + \boldsymbol{K}_I \int_0^t \tilde{\boldsymbol{w}} d\sigma \right\}$$
(5.47)

Vi bruker (5.46) og regner ut leddet $\boldsymbol{K}_{P}\boldsymbol{d}_{T}$:

$$\mathbf{K}_{P}\mathbf{d}_{T} = \begin{bmatrix} -\mathbf{K}_{PR}(\mathbf{E}\hat{\boldsymbol{\epsilon}} + \mathbf{h}\hat{\eta}) \\ \mathbf{K}_{PP}(\mathbf{p}_{d} - \mathbf{p}_{\infty} + \hat{\mathbf{p}}) \end{bmatrix}$$

$$\mathbf{K}_{P}\mathbf{d}_{T} = \begin{bmatrix} -\mathbf{K}_{PR}\mathbf{E} \\ \mathbf{0}_{3\times3} \end{bmatrix} \hat{\boldsymbol{\epsilon}} + \begin{bmatrix} -\mathbf{K}_{PR}\mathbf{h} \\ \mathbf{0}_{3} \end{bmatrix} \hat{\boldsymbol{\eta}} + \begin{bmatrix} \mathbf{0}_{3\times3} \\ \mathbf{K}_{PP} \end{bmatrix} \hat{\boldsymbol{p}} + \begin{bmatrix} \mathbf{0}_{3} \\ \mathbf{K}_{PP}(\mathbf{p}_{d} - \mathbf{p}_{\infty}) \end{bmatrix}$$

$$(5.48)$$

Vi definerer:

$$\boldsymbol{K}_{F}^{\prime} \stackrel{\Delta}{=} \boldsymbol{K}_{F} + \boldsymbol{I}_{6\times6} \tag{5.49}$$

og setter inn (5.48) i (5.47) som gir:

$$\dot{\boldsymbol{\nu}} = \boldsymbol{D}^{-1} \left\{ -(\boldsymbol{C} + \boldsymbol{K}_D) \boldsymbol{\nu} + \begin{bmatrix} -\boldsymbol{K}_{PR} \boldsymbol{E} \\ \boldsymbol{0}_{3\times3} \end{bmatrix} \hat{\boldsymbol{\epsilon}} + \begin{bmatrix} -\boldsymbol{K}_{PR} \boldsymbol{h} \\ \boldsymbol{0}_3 \end{bmatrix} \hat{\boldsymbol{\eta}} + \begin{bmatrix} \boldsymbol{0}_{3\times3} \\ \boldsymbol{K}_{PP} \end{bmatrix} \hat{\boldsymbol{p}} + \begin{bmatrix} \boldsymbol{0}_3 \\ \boldsymbol{K}_{PP} (\boldsymbol{p}_d - \boldsymbol{p}_\infty) \end{bmatrix} + \boldsymbol{K}'_F \tilde{\boldsymbol{w}} + \boldsymbol{K}_I \int_0^t \tilde{\boldsymbol{w}} d\sigma \right\}$$
(5.50)

Vi ønsker nå å bringe dette systemet på en form $\dot{z} = Fz$ slik at vi kan studere likevekten om origo, $z = \mathbf{0}$. Vi velger fortegnet på $\hat{\eta}$ slik at:

$$\boldsymbol{R} = \boldsymbol{R}_{\infty} \Rightarrow \hat{\eta} = 1, \hat{\boldsymbol{\epsilon}} = \boldsymbol{0}_3 \tag{5.51}$$

Vi definerer nå vektoren $\boldsymbol{d}(\hat{\eta}) \in \mathbb{R}^6$ ved:

$$\boldsymbol{d}(\hat{\eta}) \stackrel{\triangle}{=} - \begin{bmatrix} -\boldsymbol{K}_{PR}\boldsymbol{h}\hat{\eta} \\ \boldsymbol{K}_{PP}(\boldsymbol{p}_d - \boldsymbol{p}_{\infty}) \end{bmatrix}$$
(5.52)

som er en generalisering av den samme størrelsen i det tredimensjonale tilfellet, se ligning (3.53). Denne vektoren er knyttet til avviket fra ønsket konfigurasjon. Vi definerer også den inkrementelle forflytningsskruen e ved sammenhengen:

$$\tilde{\boldsymbol{w}} \stackrel{\Delta}{=} \boldsymbol{\Delta} \boldsymbol{K} \boldsymbol{e} \ , \boldsymbol{e} \in se(3) \Rightarrow \tilde{\boldsymbol{w}} \in se^*(3)$$
 (5.53)

e er altså den forflytningen som avbildes til avviket i wrench. e er gitt av:

$$\boldsymbol{e} = \boldsymbol{x}_{\Delta,comp}^d - \boldsymbol{x}_{\Delta,comp} \tag{5.54}$$

der $\boldsymbol{x}_{\Delta,comp}^d \in se(3)$ er en konstant forflytningsskrue definert ved sammenhengen:

$$\boldsymbol{w}_d = \boldsymbol{\Delta} \boldsymbol{K} \boldsymbol{x}^d_{\Delta,comp}$$
 (5.55)

 $\boldsymbol{x}_{\Delta,comp}^d$ er altså den forflytningsskruen som avbildes til wrenchreferansen. Vi setter inn (5.52) og (5.53) i (5.50) og får:

$$\dot{\boldsymbol{\nu}} = \boldsymbol{D}^{-1} \left\{ -(\boldsymbol{C} + \boldsymbol{K}_D) \boldsymbol{\nu} + \begin{bmatrix} -\boldsymbol{K}_{PR} \boldsymbol{E} \\ \boldsymbol{0}_{3\times 3} \end{bmatrix} \hat{\boldsymbol{\epsilon}} - \boldsymbol{d}(\hat{\eta}) + \begin{bmatrix} \boldsymbol{0}_{3\times 3} \\ \boldsymbol{K}_{PP} \end{bmatrix} \hat{\boldsymbol{p}} + \boldsymbol{K}_I \int_0^t \tilde{\boldsymbol{w}} d\sigma + \boldsymbol{K}'_F \tilde{\boldsymbol{w}} \right\}$$
(5.56)

Vi innfører nok en variabel. Denne gang for å ta hånd om integralvirkningen:

$$\boldsymbol{s} \stackrel{\Delta}{=} \int_0^t \tilde{\boldsymbol{w}} d\sigma - \boldsymbol{K}_I^{-1} \boldsymbol{d}(\hat{\eta}) \in \mathbb{R}^6$$
(5.57)

Vi legger merke til at (5.57) er en utvidelse av (3.57), men siden vi ikke har en så enkel struktur på K her som i Kapittel 3 blir s en vektor og ikke en skalar. Ligning (5.57) forenkler (5.56) til:

$$\dot{\boldsymbol{\nu}} = \boldsymbol{D}^{-1} \left\{ -(\boldsymbol{C} + \boldsymbol{K}_D) \boldsymbol{\nu} + \begin{bmatrix} -\boldsymbol{K}_{PR} \boldsymbol{E} \\ \boldsymbol{0}_{3\times3} \end{bmatrix} \hat{\boldsymbol{\epsilon}} + \begin{bmatrix} \boldsymbol{0}_{3\times3} \\ \boldsymbol{K}_{PP} \end{bmatrix} \hat{\boldsymbol{p}} + \boldsymbol{K}_I \boldsymbol{s} + \boldsymbol{K}'_F \tilde{\boldsymbol{w}} \right\}$$
(5.58)

Vi trenger nå uttrykk for de deriverte av tilstandene $\hat{\boldsymbol{\epsilon}}$, $\hat{\boldsymbol{p}}$, \boldsymbol{s} og $\tilde{\boldsymbol{w}}$. Ifølge kapittel 2.2.3 oppfyller $\hat{\boldsymbol{\epsilon}}$ den kinematiske differensialligningen:

$$\dot{\hat{\boldsymbol{\epsilon}}} = \frac{1}{2} [\hat{\eta} \boldsymbol{I}_{3\times 3} - \boldsymbol{S}(\hat{\boldsymbol{\epsilon}})]^{I} \boldsymbol{\omega}_{B/I} \operatorname{der} \boldsymbol{\omega}_{B/I} = \boldsymbol{\omega}$$
(5.59)

Når det gjelder \hat{p} , så følger også denne tilstanden en kinematisk differensialligning gitt ved:

$$\dot{\hat{\boldsymbol{T}}} = \begin{bmatrix} \boldsymbol{S}(\hat{\boldsymbol{\omega}}) & \hat{\boldsymbol{v}} \\ \boldsymbol{0}_{3}^{\mathrm{T}} & 0 \end{bmatrix} \hat{\boldsymbol{T}} \operatorname{der} \hat{\boldsymbol{T}} \stackrel{\triangle}{=} \begin{bmatrix} \hat{\boldsymbol{R}} & \hat{\boldsymbol{p}} \\ \boldsymbol{0}_{3}^{\mathrm{T}} & 1 \end{bmatrix}$$
(5.60)

Siden R_{∞} og p_{∞} er konstante og $\hat{p} = p_{\infty} - p$ har vi:

$$\hat{\boldsymbol{\omega}} = \boldsymbol{\omega} \tag{5.61}$$

som gitt i ligning (2.69), og

$$\hat{\boldsymbol{v}} = -\boldsymbol{v}.\tag{5.62}$$

Dette gir oss følgende kinematiske differensialligning for \hat{p} :

$$\dot{\hat{\boldsymbol{p}}} = \boldsymbol{S}(\boldsymbol{\omega})\hat{\boldsymbol{p}} - \boldsymbol{v} \tag{5.63}$$

For a finne \dot{s} deriverer vi ligning (5.57):

$$\dot{\boldsymbol{s}} = \frac{d}{dt} \int_{0}^{t} \tilde{\boldsymbol{w}} d\sigma - \boldsymbol{K}_{I}^{-1} \dot{\boldsymbol{d}}(\hat{\eta})$$

$$\dot{\boldsymbol{s}} = \tilde{\boldsymbol{w}} + \boldsymbol{K}_{I}^{-1} \begin{bmatrix} -\boldsymbol{K}_{PR} \boldsymbol{h} \hat{\eta} \\ \boldsymbol{0}_{3} \end{bmatrix}$$

$$\dot{\boldsymbol{s}} = \tilde{\boldsymbol{w}} + \frac{k_{PR}}{2k_{IR}} \begin{bmatrix} \boldsymbol{h} \hat{\boldsymbol{\epsilon}}^{\mathrm{T}} \\ \boldsymbol{0}_{3\times3} \end{bmatrix} \boldsymbol{\omega}$$

$$\dot{\boldsymbol{s}} = \tilde{\boldsymbol{w}} + \frac{k_{PR}}{2k_{IR}} \boldsymbol{H}(\hat{\boldsymbol{\epsilon}}) \boldsymbol{\nu} \quad \text{der} \quad \boldsymbol{H}(\hat{\boldsymbol{\epsilon}}) \triangleq \begin{bmatrix} \boldsymbol{h} \hat{\boldsymbol{\epsilon}}^{\mathrm{T}} & \boldsymbol{0}_{3\times3} \\ \boldsymbol{0}_{3\times3} & \boldsymbol{0}_{3\times3} \end{bmatrix}$$
(5.64)

 \dot{e} finnes ved derivasjon av ligning (5.54):

$$\dot{e} = \nu_{d,comp} - \nu_{comp}$$

Der $\boldsymbol{\nu}_{d,comp} = \mathbf{0}_6$ siden $\boldsymbol{x}^d_{\Delta,comp}$ er konstant. Dette gir

$$\dot{e} = -\nu_{comp}$$
.

Vi har fra ligning (2.116) at

$$\dot{\boldsymbol{e}} = -\boldsymbol{\nu}_{comp} = -(\boldsymbol{I}_{6\times 6} - \boldsymbol{P}_T)\boldsymbol{\nu}$$
(5.65)

og dermed

$$\dot{\tilde{\boldsymbol{w}}} = -\boldsymbol{\Delta}\boldsymbol{K}(\boldsymbol{I}_{6\times 6} - \boldsymbol{P}_T)\boldsymbol{\nu}$$
(5.66)

siden ΔK er konstant.

Ligningene (5.58), (5.59), (5.63), (5.64) og (5.65) utgjør nå det totale systemet:

$$\dot{\boldsymbol{\nu}} = \boldsymbol{D}^{-1} \left\{ -(\boldsymbol{C} + \boldsymbol{K}_D)\boldsymbol{\nu} - \begin{bmatrix} \boldsymbol{K}_{PR}\boldsymbol{E} \\ \boldsymbol{0}_{3\times3} \end{bmatrix} \hat{\boldsymbol{\epsilon}} + \begin{bmatrix} \boldsymbol{0}_{3\times3} \\ \boldsymbol{K}_{PP} \end{bmatrix} \hat{\boldsymbol{p}} + \boldsymbol{K}_I \boldsymbol{s} + \boldsymbol{K}'_F \tilde{\boldsymbol{w}} \right\}$$

$$\dot{\hat{\boldsymbol{\epsilon}}} = \frac{1}{2} [\hat{\eta} \boldsymbol{I}_{3\times3} + \boldsymbol{S}(\hat{\boldsymbol{\epsilon}})] \boldsymbol{\omega}$$

$$\dot{\hat{\boldsymbol{p}}} = \boldsymbol{S}(\boldsymbol{\omega}) \hat{\boldsymbol{p}} - \boldsymbol{v}$$

$$\dot{\boldsymbol{s}} = \frac{k_{PR}}{2k_{IR}} \boldsymbol{H}(\hat{\boldsymbol{\epsilon}}) + \tilde{\boldsymbol{w}}$$

$$\dot{\tilde{\boldsymbol{w}}} = -\boldsymbol{\Delta} \boldsymbol{K} (\boldsymbol{I}_{6\times6} - \boldsymbol{P}_T) \boldsymbol{\nu}$$
(5.67)

Systemet kan nå enkelt og greit skrives på matriseform:

$$\dot{\boldsymbol{z}} = \boldsymbol{F}(\boldsymbol{z})\boldsymbol{z} \tag{5.68}$$

$$\boldsymbol{z} \stackrel{\triangle}{=} \begin{bmatrix} \boldsymbol{\nu}^{\mathrm{T}} & \hat{\boldsymbol{\epsilon}}^{\mathrm{T}} & \hat{\boldsymbol{p}}^{\mathrm{T}} & \boldsymbol{s}^{\mathrm{T}} & \tilde{\boldsymbol{w}}^{\mathrm{T}} \end{bmatrix}^{\mathrm{T}} \in \mathbb{R}^{24}$$
(5.69)

og

$$\boldsymbol{F}(\boldsymbol{z}) = \begin{bmatrix} -D^{-1}(C+K_D) & -D^{-1} \begin{bmatrix} K_{PR}E \\ 0_{3\times3} \end{bmatrix} & D^{-1} \begin{bmatrix} 0_{3\times3} \\ K_{PP} \end{bmatrix} & D^{-1}K_I & D^{-1}K'_F \\ \frac{1}{2} [\hat{\eta}I_{3\times3} + S(\hat{\epsilon}) & 0_{3\times3}] & 0_{3\times3} & 0_{3\times3} & 0_{3\times6} & 0_{3\times6} \\ \begin{bmatrix} 0_{3\times3} & -I_{3\times3} \end{bmatrix} & 0_{3\times3} & S(\omega) & 0_{3\times6} & 0_{3\times6} \\ \frac{k_{PR}}{2k_{IR}}H(\hat{\epsilon}) & 0_{6\times3} & 0_{6\times3} & 0_{6\times6} & I_{6\times6} \\ -\Delta K(I_{6\times6} - P_T) & 0_{6\times3} & 0_{6\times3} & 0_{6\times6} & 0_{6\times6} \end{bmatrix} \in \mathbb{R}^{24\times24} \quad (5.70)$$

Vi vil fremover bruke notasjonen

$$\boldsymbol{F} \stackrel{\Delta}{=} \boldsymbol{F}(\boldsymbol{z})$$
 (5.71)

Dette systemet skal vi studere stabiliteten av i kapittel 6.

Kapittel 6

Stabilitetsanalyse i 6 DOF

6.1 Valg av LFK

For å studere stabiliteten av systemet (5.70) vil vi bruke Lyapunovs metode, og vi må derfor velge en passende Lyapunovfunksjonskandidat (LFK). Vi bruker en energibasert kvadratisk form med kryssledd som beskrevet i kapittel 2.7.

Valget av LFK bygger i utgangspunktet på den LFK som er brukt til å vise asymptotisk stabilitet i [Chiaverini, Siciliano og Villani 1992]. Denne er utvidet for å få med de nye tilstandenee vi har innført i forbindelse med utvidelsen til 6 DOF. Dette innebærer blant annet en LFK for Eulerparameterene, se kapittel 2.8.

De ikkediagonale leddene er framkommet ved at vi har søkt å lage negativt definitte kvadratiske ledd i uttrykket for den tidsderiverte av LFK'en.

Utfra disse hensyn har vi kommet frem til at følgende LFK har vist seg nyttig:

$$V = \frac{1}{2} \boldsymbol{z}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{P} \boldsymbol{z} + (2k_{PR} + \beta k_{DR}) \|\boldsymbol{E}\| (\hat{\eta} - 1)^2$$
(6.1)

 der

$$\boldsymbol{z} \stackrel{\Delta}{=} \begin{bmatrix} \boldsymbol{\nu}^{\mathrm{T}} & \hat{\boldsymbol{\epsilon}}^{\mathrm{T}} & \hat{\boldsymbol{p}}^{\mathrm{T}} & \boldsymbol{s}^{\mathrm{T}} & \tilde{\boldsymbol{w}}^{\mathrm{T}} \end{bmatrix}^{\mathrm{T}} \in \mathbb{R}^{24}$$
(6.2)

og

$$\boldsymbol{P} = \begin{bmatrix} 2D & \beta D \begin{bmatrix} E \\ 0_{3\times3} \end{bmatrix} & -\rho D \begin{bmatrix} 0_{3\times3} \\ I_{3\times3} \end{bmatrix} & -\delta D K_I & 0_{6\times6} \\ \beta \begin{bmatrix} E^{\mathrm{T}} & 0_{3\times3} \end{bmatrix} D & 2 (2K_{PR} + \beta K_{DR}) \|E\| & 0_{3\times6} & 0_{6\times6} & 0_{6\times3} \\ -\rho \begin{bmatrix} 0_{3\times3} & I_{3\times3} \end{bmatrix} D & 0_{3\times3} & 2K_{PP} + \rho K_{DP} & 0_{6\times3} & 0_{6\times3} \\ & -\delta K_I D & 0_{3\times6} & 0_{3\times6} & 2\Lambda K_I & -\gamma K_I \\ & 0_{6\times6} & 0_{3\times6} & 0_{3\times6} & -\gamma K_I & \gamma^2 K_F \end{bmatrix} \in \mathbb{R}^{24\times24}$$

$$(6.3)$$

Der

$$\beta, \gamma, \delta, \rho \in \mathbb{R}^+ \tag{6.4}$$

er fritt valgte og

$$\boldsymbol{\Lambda} \stackrel{\triangle}{=} \operatorname{diag}\{\rho \boldsymbol{I}_{3\times 3}, \beta \boldsymbol{I}_{3\times 3}\} \in \mathbb{R}^{6\times 6}.$$
(6.5)

Faktoren 2 i elementene 2D og $2\rho K_I$ er innført for å forenkle oppdelingen av V i kapittel 6.2.2. 2-tallene har sitt opphav i antall koblinger mellom de aktuelle tilstandene i Lyapunovfunksjonskandidaten.

6.2 Beregning og begrensning av V

Vi vil beregne V på to forskjellige måter. Først etter samme mønster som i [Chiaverini og Siciliano 1991] og [Chiaverini, Siciliano og Villani 1992] og deretter med metoden med diagonalisering av vektmatrisenen fra kapittel 2.7.

6.2.1 Beregning og begrensning av V med full vektmatrise

Vi ønsker nå å finne krav til regulatorparameterne for at V skal være positiv definitt. Det vil si $V > 0 \forall z \neq 0_{24}$ Ved å regne ut den kvadratiske formen (6.1) og bruke (5.53) får vi følgende uttrykk:

$$V = \boldsymbol{\nu}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{D} \boldsymbol{\nu} - \rho \boldsymbol{\nu}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{D} \begin{bmatrix} \mathbf{0}_{3} \\ \hat{\boldsymbol{p}} \end{bmatrix} + \hat{\boldsymbol{\epsilon}}^{\mathrm{T}} (2\boldsymbol{K}_{PR} + \beta \boldsymbol{K}_{DR}) \|\boldsymbol{E}\| \hat{\boldsymbol{\epsilon}} + \frac{1}{2} \hat{\boldsymbol{p}}^{\mathrm{T}} (2\boldsymbol{K}_{PP} + \rho \boldsymbol{K}_{DP}) \hat{\boldsymbol{p}} \\ + \boldsymbol{s}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{\Lambda} \boldsymbol{K}_{I} \boldsymbol{s} + \frac{\gamma^{2}}{2} \tilde{\boldsymbol{w}} \boldsymbol{K}_{F} \tilde{\boldsymbol{w}} - \beta \boldsymbol{\nu}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{D} \begin{bmatrix} \boldsymbol{E} \hat{\boldsymbol{\epsilon}} \\ \mathbf{0}_{3} \end{bmatrix} - \delta \boldsymbol{\nu}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{D} \boldsymbol{K}_{I} \boldsymbol{s} - \gamma \boldsymbol{s}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{K}_{I} \tilde{\boldsymbol{w}} \\ + (2k_{PR} + \beta k_{DR}) \|\boldsymbol{E}\| (\hat{\boldsymbol{\eta}} - 1)^{2}$$

$$(6.6)$$

Vi benytter oss nå av følgende egenskap ved treghetsmatrisen D:

$$\lambda_m \boldsymbol{I}_{6\times 6} \le \boldsymbol{D} \le \lambda_M \boldsymbol{I}_{6\times 6} \tag{6.7}$$

(6.7) gir oss to andre ulikheter som vi skal bruke i utstrakt grad utover i stabilitetsbeviset:

$$\boldsymbol{D} \ge \frac{\boldsymbol{D}\boldsymbol{D}}{\lambda_M} \quad \text{og} \quad -\boldsymbol{D} \le -\lambda_m \boldsymbol{I}_{6 \times 6}$$
 (6.8)

der λ_m og λ_M er henholdsvis minste og største egenverdi til D. Vi kan nå dele opp og nedrebegrense V ved:

$$V \geq \frac{1}{2\lambda_{M}} \boldsymbol{\nu}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{D} \boldsymbol{D} \boldsymbol{\nu} - \rho \boldsymbol{\nu}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{D} \begin{bmatrix} \mathbf{0}_{3} \\ \hat{\boldsymbol{p}} \end{bmatrix} + \frac{1}{2} \hat{\boldsymbol{p}}^{\mathrm{T}} (2k_{PP} + \rho k_{DP}) \hat{\boldsymbol{p}} \\ + \frac{1}{4\lambda_{M}} \boldsymbol{\nu}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{D} \boldsymbol{D} \boldsymbol{\nu} - \beta \boldsymbol{\nu}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{D} \begin{bmatrix} \boldsymbol{E} \hat{\boldsymbol{\epsilon}} \\ \mathbf{0}_{3} \end{bmatrix} + \hat{\boldsymbol{\epsilon}}^{\mathrm{T}} (2k_{PR} + \beta k_{DR}) \hat{\boldsymbol{\epsilon}}$$

$$+\frac{1}{4\lambda_{M}}\boldsymbol{\nu}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{D}\boldsymbol{D}\boldsymbol{\nu} - \delta\boldsymbol{\nu}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{D}\boldsymbol{K}_{I}\boldsymbol{s} + \frac{1}{2}\boldsymbol{s}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{\Lambda}\boldsymbol{K}_{I}\boldsymbol{s} +\frac{\gamma^{2}}{2}\tilde{\boldsymbol{w}}\boldsymbol{K}_{F}\tilde{\boldsymbol{w}} - \gamma\boldsymbol{s}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{K}_{I}\tilde{\boldsymbol{w}} + \frac{1}{2}\boldsymbol{s}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{\Lambda}\boldsymbol{K}_{I}\boldsymbol{s} + (2k_{PR} + \beta k_{DR})\|\boldsymbol{E}\|(\hat{\eta} - 1)^{2} \quad (6.9)$$

Der oppdelingen av $\frac{1}{2\lambda_M} \boldsymbol{\nu}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{D} \boldsymbol{D} \boldsymbol{\nu}$ er gjort med henblikk på faktorisering. Dette gjelder også $\frac{1}{2} \boldsymbol{s}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{K}_I \boldsymbol{s}$. Vi faktoriserer (6.9) til kvadratiske former:

$$V \geq \frac{1}{2} \left\{ \begin{bmatrix} \boldsymbol{\nu}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{D} \quad \hat{\boldsymbol{p}}^{\mathrm{T}} \end{bmatrix} \underbrace{\begin{bmatrix} I_{6\times 6} & \begin{bmatrix} \mathbf{0}_{3\times 3} \\ -\rho I_{3\times 3} \end{bmatrix}}_{\left[\mathbf{0}_{3\times 3} -\rho I_{3\times 3}\right]} \begin{bmatrix} \mathbf{D}\boldsymbol{\nu} \\ \hat{\boldsymbol{p}} \end{bmatrix} \\ + \begin{bmatrix} \boldsymbol{\nu}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{D} \quad \hat{\boldsymbol{\epsilon}}^{\mathrm{T}} \end{bmatrix} \underbrace{\begin{bmatrix} I_{6\times 6} & -\beta \begin{bmatrix} \mathbf{E} \\ \mathbf{0}_{3\times 3} \end{bmatrix}}_{-\beta \begin{bmatrix} \mathbf{E} & \mathbf{0}_{3\times 3} \end{bmatrix}} \begin{bmatrix} \mathbf{D}\boldsymbol{\nu} \\ \hat{\boldsymbol{\epsilon}} \end{bmatrix} \\ + \begin{bmatrix} \boldsymbol{\nu}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{D} \quad \hat{\boldsymbol{\epsilon}}^{\mathrm{T}} \end{bmatrix} \underbrace{\begin{bmatrix} I_{6\times 6} & -\delta \mathbf{K}_{I} \\ -\delta \mathbf{K}_{I} & A\mathbf{K}_{I} \end{bmatrix}}_{A_{ii}} \begin{bmatrix} \mathbf{D}\boldsymbol{\nu} \\ \hat{\boldsymbol{s}} \end{bmatrix} \\ + \begin{bmatrix} \mathbf{v}^{\mathrm{T}} \mathbf{D} \quad \mathbf{s}^{\mathrm{T}} \end{bmatrix} \underbrace{\begin{bmatrix} I_{6\times 6} & -\delta \mathbf{K}_{I} \\ -\delta \mathbf{K}_{I} & A\mathbf{K}_{I} \end{bmatrix}}_{A_{iii}} \begin{bmatrix} \mathbf{D}\boldsymbol{\nu} \\ \hat{\boldsymbol{s}} \end{bmatrix} \\ + \begin{bmatrix} \mathbf{s}^{\mathrm{T}} \quad \tilde{\boldsymbol{w}}^{\mathrm{T}} \end{bmatrix} \underbrace{\begin{bmatrix} A\mathbf{K}_{I} & -\gamma\mathbf{K}_{I} \\ -\gamma\mathbf{K}_{I} & \gamma^{2}\mathbf{K}_{F} \end{bmatrix}}_{A_{iv}} \begin{bmatrix} \hat{\boldsymbol{s}} \\ \tilde{\boldsymbol{w}} \end{bmatrix} \right\} \\ + (2k_{PR} + \beta k_{DR}) \|\mathbf{E}\| (\hat{\eta} - 1)^{2} \end{cases}$$
(6.10)

For at V skal være positiv definitt må nå alle koeffisientmatrisene $A_i \dots A_{iv}$ i (6.10) være positiv definitte. Dessuten må $(2k_{PR} + \beta k_{DR})$ være positiv, men dette er oppfylt per antagelse. Dette gir oss følgende krav til regulatorparameterene og de fritt valgte parameterne i P:

• Matrise A_i

• Matrise A_{ii}

$$\left(\frac{1}{2\lambda_M}\right)^2 \left(2k_{PR} + \beta k_{DR}\right) \|\boldsymbol{E}\| \boldsymbol{I}_{3\times 3} - \frac{\beta^2}{4\lambda_M} \boldsymbol{E} \boldsymbol{E}^{\mathrm{T}} > \boldsymbol{0}_{3\times 3}$$

$$2(k_{PR} + \beta k_{DR}) \|\boldsymbol{E}\| > 2\lambda_M \beta^2 \|\boldsymbol{E}\boldsymbol{E}^{\mathrm{T}}\|$$

$$\downarrow$$

$$2k_{PR} + \beta k_{DR} > 4\lambda_M \beta^2 \qquad (6.12)$$

Den siste overgangen følger av at $\|\boldsymbol{E}\| \leq 2$ (Se Appendix A).

• Matrise A_{iii}

• Matrise A_{iv}

6.2.2 Beregning og begrensning av V med diagonal vektmatrise

Vi skal nå utlede krav til regulatorparameterene for at V skal være positiv definitt når vi bruker metoden med diagonalisering av vektmatrisene. V kan skrives som en sum av 5 kvadratiske former påfølgende måte:

$$V = \frac{1}{2} \begin{bmatrix} \boldsymbol{\nu} \\ \hat{\boldsymbol{\epsilon}} \\ \hat{\boldsymbol{p}} \end{bmatrix}^{\mathrm{T}} \begin{bmatrix} \boldsymbol{D} & -\beta \boldsymbol{D} \begin{bmatrix} \boldsymbol{E} \\ \boldsymbol{0}_{3\times3} \end{bmatrix} -\rho \boldsymbol{D} \begin{bmatrix} \boldsymbol{0}_{3\times3} \\ \boldsymbol{I}_{3\times3} \end{bmatrix} \\ -\beta \begin{bmatrix} \boldsymbol{E}^{\mathrm{T}} & \boldsymbol{0}_{3\times3} \end{bmatrix} \boldsymbol{D} & 2\beta \boldsymbol{K}_{DR} \|\boldsymbol{E}\| & \boldsymbol{0}_{3\times3} \\ -\rho \begin{bmatrix} \boldsymbol{0}_{3\times3} & \boldsymbol{I}_{3\times3} \end{bmatrix} \boldsymbol{D} & \boldsymbol{0}_{3\times3} & \rho \boldsymbol{K}_{DP} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \boldsymbol{\nu} \\ \hat{\boldsymbol{\epsilon}} \\ \hat{\boldsymbol{p}} \end{bmatrix} \\ + \frac{1}{2} \begin{bmatrix} \boldsymbol{\nu} \\ \boldsymbol{s} \end{bmatrix}^{\mathrm{T}} \begin{bmatrix} \boldsymbol{D} & -\delta \boldsymbol{D} \boldsymbol{K}_{I} \\ -\delta \boldsymbol{K}_{I} \boldsymbol{D} & \boldsymbol{A} \boldsymbol{K}_{I} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \boldsymbol{\nu} \\ \boldsymbol{s} \end{bmatrix} + 2 \|\boldsymbol{E}\| \hat{\boldsymbol{\epsilon}}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{K}_{PR} \hat{\boldsymbol{\epsilon}} + (2k_{PR} + \beta k_{DR}) \|\boldsymbol{E}\| (\hat{\eta} - 1)^{2} \\ + \frac{1}{2} \begin{bmatrix} \boldsymbol{s} \\ \tilde{\boldsymbol{w}} \end{bmatrix}^{\mathrm{T}} \begin{bmatrix} \boldsymbol{A} \boldsymbol{K}_{I} & -\gamma \boldsymbol{K}_{I} \\ -\gamma \boldsymbol{K}_{I} & \gamma^{2} \boldsymbol{K}_{F} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \boldsymbol{s} \\ \tilde{\boldsymbol{w}} \end{bmatrix} + 2 \hat{\boldsymbol{p}}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{K}_{PP} \hat{\boldsymbol{p}} \end{bmatrix}$$
(6.15)
Vi utfører nå en similaritet
stransformasjon på vekt
matrisene i(6.15) og får:

$$V = V_{1} + V_{2} + V_{3} + V_{4} + V_{5} + V_{6}$$

$$V = +\frac{1}{2} \begin{bmatrix} \boldsymbol{\nu} - \delta \boldsymbol{K}_{I} \boldsymbol{s} \\ \boldsymbol{s} \end{bmatrix}^{\mathrm{T}} \begin{bmatrix} \boldsymbol{D} & \boldsymbol{0}_{6\times6} \\ \boldsymbol{0}_{6\times6} & \boldsymbol{A} \boldsymbol{K}_{I} - \delta^{2} \boldsymbol{K}_{I} \boldsymbol{D} \boldsymbol{K}_{I} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \boldsymbol{\nu} - \delta \boldsymbol{K}_{I} \boldsymbol{s} \\ \boldsymbol{s} \end{bmatrix} + 2 \|\boldsymbol{E}\| \hat{\boldsymbol{\epsilon}}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{K}_{PR} \hat{\boldsymbol{\epsilon}}$$

$$+\frac{1}{2} \begin{bmatrix} \boldsymbol{s} - \gamma \boldsymbol{A}^{-1} \tilde{\boldsymbol{w}} \\ \tilde{\boldsymbol{w}} \end{bmatrix}^{\mathrm{T}} \begin{bmatrix} \boldsymbol{A} \boldsymbol{K}_{I} & \boldsymbol{0}_{6\times6} \\ \boldsymbol{0}_{6\times6} & \gamma^{2} \begin{pmatrix} \boldsymbol{K}_{F} - \boldsymbol{A}^{-1} \boldsymbol{K}_{I} \end{pmatrix} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \boldsymbol{s} - \gamma \boldsymbol{A}^{-1} \tilde{\boldsymbol{w}} \\ \tilde{\boldsymbol{w}} \end{bmatrix} + \frac{1}{2} \hat{\boldsymbol{p}}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{K}_{PP} \hat{\boldsymbol{p}}$$

$$+(2k_{PR} + \beta k_{DR}) \|\boldsymbol{E}\| (\hat{\boldsymbol{\eta}} - 1)^{2}$$

$$+\frac{1}{2} \begin{bmatrix} \boldsymbol{\nu} - \begin{bmatrix} \beta \boldsymbol{E} \hat{\boldsymbol{\epsilon}} \\ \rho \hat{\boldsymbol{p}} \end{bmatrix} \\ \begin{bmatrix} \hat{\boldsymbol{\epsilon}} \\ \hat{\boldsymbol{p}} \end{bmatrix} \end{bmatrix}^{\mathrm{T}} \begin{bmatrix} \boldsymbol{D} & \boldsymbol{0}_{6\times6} \\ \boldsymbol{0}_{6\times6} & \begin{bmatrix} 2 \|\boldsymbol{E}\| \beta \boldsymbol{K}_{DR} - \beta^{2} \boldsymbol{E}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{D}_{11} \boldsymbol{E} & -\frac{1}{2} \rho \beta \boldsymbol{E}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{D}_{12} \\ \rho \boldsymbol{K}_{DP} - \rho^{2} \boldsymbol{D}_{22} \end{bmatrix} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \boldsymbol{\nu} - \begin{bmatrix} \beta \boldsymbol{E} \hat{\boldsymbol{\epsilon}} \\ \rho \hat{\boldsymbol{p}} \end{bmatrix} \end{bmatrix}$$

$$\text{Der} \begin{bmatrix} \boldsymbol{D}_{11} & \boldsymbol{D}_{12} \\ \boldsymbol{D}_{12}^{\mathrm{T}} & \boldsymbol{D}_{22} \end{bmatrix} \stackrel{\triangle}{=} \boldsymbol{D}. \text{ Vi regner nå ut kravene til regulatorparametrene:}$$

$$\begin{aligned}
\boldsymbol{\Lambda}\boldsymbol{K}_{I} - \delta^{2}\boldsymbol{K}_{I}\boldsymbol{D}\boldsymbol{K}_{I} &> \mathbf{0}_{6\times6} \\
& \downarrow \\
\delta^{2}\boldsymbol{K}_{I}\boldsymbol{D} &< \boldsymbol{\Lambda} \\
& \downarrow \\
\boldsymbol{K}_{I} &< \frac{1}{\delta^{2}\lambda_{M}}\boldsymbol{\Lambda}
\end{aligned}$$
(6.17)

• $\underline{V_2 > 0}$

• $\underline{V_1 > 0}$

 K_{PR} er positiv definitt per antagelse.

• $V_3 > 0$

• $V_4 > 0$

 \boldsymbol{K}_{DR} er positiv definitt per antagelse.

• $V_5 > 0$

 $(2k_{PR} + \beta k_{DR})$ er positiv per antagelse

• $\frac{V_6 > 0}{\text{Her får vi to krav:}}$

1.

$$\begin{split} \boldsymbol{K}_{DR} &> \beta \boldsymbol{E}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{D}_{11} \boldsymbol{E} \\ & \downarrow \\ k_{DR} &> 4\beta \lambda_{M} \end{split} \tag{6.19}$$

Overgangen følger av at $\boldsymbol{D}_{11}, \boldsymbol{D}_{22} \leq \lambda_M \boldsymbol{I}_{3\times 3}$ og $\|\boldsymbol{E}\| \leq 2$

2.

$$\begin{pmatrix} 2 \| \boldsymbol{E} \| \boldsymbol{\beta} \boldsymbol{K}_{DR} - \boldsymbol{\beta}^{2} \boldsymbol{E}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{D}_{11} \boldsymbol{E} \end{pmatrix} \begin{pmatrix} \boldsymbol{\rho} \boldsymbol{K}_{DP} - \boldsymbol{\rho}^{2} \boldsymbol{D}_{22} \end{pmatrix} > \frac{1}{4} \boldsymbol{\rho}^{2} \boldsymbol{\beta}^{2} \boldsymbol{D}_{12}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{E}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{E} \boldsymbol{D}_{12} \\ \downarrow \\ 2 \boldsymbol{\beta} \boldsymbol{\rho} \| \boldsymbol{E} \| \boldsymbol{K}_{DR} \boldsymbol{K}_{DP} - 2 \boldsymbol{\rho}^{2} \boldsymbol{\beta} \| \boldsymbol{E} \| \boldsymbol{K}_{DR} \boldsymbol{D}_{22} > \boldsymbol{\beta}^{2} \boldsymbol{\rho} \boldsymbol{E}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{D}_{11} \boldsymbol{E} \boldsymbol{K}_{DP} \\ \downarrow \qquad (6.20) \\ k_{DR} k_{DP} > \lambda_{M} (\boldsymbol{\beta} k_{DP} + \boldsymbol{\rho} k_{DR}) \end{cases}$$

Den siste overgangen følger av at $D_{11}, D_{22} \leq \lambda_M I_{3\times 3}$ og $||E|| \leq 2$. Vi ser at kravet (6.20) impliserer (6.19)

Ved å sammenligne kravene til regulatorparameterene gitt i (6.11)-(6.14) med de gitt i (6.17)-(6.20) ser vi at diagonaliseringen av vektmatrisene har ført til at vi ikke får noen begrensning på forsterkningene i K_P , slik tilfellet også er for regulatoren i 3DOF.

Beregning av \dot{V} 6.3

Vi skal nå beregne et uttrykk for den tidsderiverte av (6.1) langs systemets løsningstrajektorer. Bruk av produktregelen for derivasjon gir oss:

$$\dot{V} = \frac{1}{2} \left(\dot{\boldsymbol{z}}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{P} \boldsymbol{z} + \boldsymbol{z}^{\mathrm{T}} \dot{\boldsymbol{P}} \boldsymbol{z} + \boldsymbol{z}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{P} \dot{\boldsymbol{z}} \right) + 2(2k_{PR} + \beta k_{DR}) \|\boldsymbol{E}\| (\hat{\eta} - 1) \dot{\hat{\eta}}$$
(6.21)

Transponering gir oss sammenhengen

$$\dot{\boldsymbol{z}} = \boldsymbol{F}\boldsymbol{z} \Leftrightarrow \dot{\boldsymbol{z}}^{\mathrm{T}} = \boldsymbol{z}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{F}^{\mathrm{T}}$$
(6.22)

Innsetting av (6.22) i (6.21) gir:

$$\dot{V} = \frac{1}{2} \left(\boldsymbol{z}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{F}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{P} \boldsymbol{z} + \boldsymbol{z}^{\mathrm{T}} \dot{\boldsymbol{P}} \boldsymbol{z} + \boldsymbol{z}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{P} \boldsymbol{F} \boldsymbol{z} \right) + 2(2k_{PR} + \beta k_{DR}) \|\boldsymbol{E}\| (\hat{\eta} - 1) \dot{\hat{\eta}}$$

 \dot{V} er en skalar. Leddene kan derfor fritt transponeres.

$$\dot{V} = \frac{1}{2} \left(\boldsymbol{z}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{F}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{P} \boldsymbol{z} \right)^{\mathrm{T}} + \frac{1}{2} \boldsymbol{z}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{P} \boldsymbol{F} \boldsymbol{z} + \frac{1}{2} \boldsymbol{z}^{\mathrm{T}} \dot{\boldsymbol{P}} \boldsymbol{z} + 2(2k_{PR} + \beta k_{DR}) \|\boldsymbol{E}\| (\hat{\eta} - 1) \dot{\hat{\eta}}$$

$$\dot{V} = \frac{1}{2} \boldsymbol{z}^{\mathrm{T}} \left(\boldsymbol{F}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{P} + \boldsymbol{P} \boldsymbol{F} \right) \boldsymbol{z} + \frac{1}{2} \boldsymbol{z}^{\mathrm{T}} \dot{\boldsymbol{P}} \boldsymbol{z} + 2(2k_{PR} + \beta k_{DR}) \|\boldsymbol{E}\| (\hat{\eta} - 1) \dot{\hat{\eta}} \qquad (6.23)$$

der $(\mathbf{P}^{\mathrm{T}}\mathbf{F} + \mathbf{P}\mathbf{F})$ er en symmetrisk matrise. For å redusere beregningsmengden bruker vi det faktum at valget $\mathbf{P} = \mathbf{P}^{\mathrm{T}}$ fører til at (6.23) kan forenkles til:

$$\dot{V} = \boldsymbol{z}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{P} \boldsymbol{F} \boldsymbol{z} + \frac{1}{2} \boldsymbol{z}^{\mathrm{T}} \dot{\boldsymbol{P}} \boldsymbol{z} + 2(2k_{PR} + \beta k_{DR}) \|\boldsymbol{E}\| (\hat{\eta} - 1)\dot{\hat{\eta}}$$
(6.24)

slik at vi beregner bare \boldsymbol{PF} og ikke $(\boldsymbol{F}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{P} + \boldsymbol{PF})$. I første omgang skal vi regne ut $\frac{1}{2}\boldsymbol{z}^{\mathrm{T}}\dot{\boldsymbol{P}}\boldsymbol{z}$ og trenger å beregne $\dot{\boldsymbol{P}}$. Derivasjon av (6.3) med hensyn på tiden gir:

$$\dot{\boldsymbol{P}} = \begin{bmatrix} 2\dot{\boldsymbol{D}} & \beta\dot{\boldsymbol{D}}\begin{bmatrix}\boldsymbol{E}\\\boldsymbol{0}_{3\times3}\end{bmatrix} & -\rho\dot{\boldsymbol{D}}\begin{bmatrix}\boldsymbol{0}_{3\times3}\\\boldsymbol{I}_{3\times3}\end{bmatrix} & \boldsymbol{0}_{6\times6} \\ \beta\begin{bmatrix}\boldsymbol{E}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{0}_{3\times3}\end{bmatrix}\dot{\boldsymbol{D}} & \boldsymbol{0}_{3\times3} & \boldsymbol{0}_{3\times6} & \boldsymbol{0}_{6\times6} & \boldsymbol{0}_{6\times6} \\ -\rho\begin{bmatrix}\boldsymbol{0}_{3\times3}\boldsymbol{I}_{3\times3}\end{bmatrix}\dot{\boldsymbol{D}} & \boldsymbol{0}_{3\times3} & \boldsymbol{0}_{3\times3} & \boldsymbol{0}_{6\times3} & \boldsymbol{0}_{6\times3} \\ -\delta\boldsymbol{K}_{I}\dot{\boldsymbol{D}} & \boldsymbol{0}_{3\times6} & \boldsymbol{0}_{3\times6} & \boldsymbol{0}_{6\times6} & \boldsymbol{0}_{6\times6} \\ \boldsymbol{0}_{6\times6} & \boldsymbol{0}_{3\times6} & \boldsymbol{0}_{3\times6} & \boldsymbol{0}_{6\times6} & \boldsymbol{0}_{6\times6} \end{bmatrix} \in \mathbb{R}^{24\times24} \quad (6.25)$$

Vi får nå:

$$\frac{1}{2}\boldsymbol{z}^{\mathrm{T}}\dot{\boldsymbol{P}}\boldsymbol{z} = \boldsymbol{\nu}^{\mathrm{T}}\dot{\boldsymbol{D}}\boldsymbol{\nu} + \beta\boldsymbol{\nu}^{\mathrm{T}}\dot{\boldsymbol{D}}\begin{bmatrix}\boldsymbol{E}\hat{\boldsymbol{\epsilon}}\\\boldsymbol{0}_{3}\end{bmatrix} - \rho\boldsymbol{\nu}^{\mathrm{T}}\dot{\boldsymbol{D}}\begin{bmatrix}\boldsymbol{0}_{3}\\\hat{\boldsymbol{p}}\end{bmatrix} - \delta\boldsymbol{\nu}^{\mathrm{T}}\dot{\boldsymbol{D}}\boldsymbol{K}_{I}\boldsymbol{s}$$
(6.26)

Ved hjelp av sammenhengen (2.119) kan vi skrive (6.26) som :

$$\frac{1}{2}\boldsymbol{z}^{\mathrm{T}}\dot{\boldsymbol{P}}\boldsymbol{z} = \boldsymbol{\nu}^{\mathrm{T}}\dot{\boldsymbol{D}}\boldsymbol{\nu} + \beta\boldsymbol{\nu}^{\mathrm{T}}\left(\boldsymbol{C} + \boldsymbol{C}^{\mathrm{T}}\right)\begin{bmatrix}\boldsymbol{E}\hat{\boldsymbol{\epsilon}}\\\boldsymbol{0}_{3}\end{bmatrix} \\ -\rho\boldsymbol{\nu}^{\mathrm{T}}\left(\boldsymbol{C} + \boldsymbol{C}^{\mathrm{T}}\right)\begin{bmatrix}\boldsymbol{0}_{3}\\\hat{\boldsymbol{p}}\end{bmatrix} - \delta\boldsymbol{\nu}^{\mathrm{T}}\left(\boldsymbol{C} + \boldsymbol{C}^{\mathrm{T}}\right)\boldsymbol{K}_{I}\boldsymbol{s}$$
(6.27)

For å beregne resten av \dot{V} trenger vi et uttrykk for matrisen **PF**. Dette blir en mildt sagt enorm matrise og den er gjengitt i Appendix B. Vi setter inn (B.1) og (6.27) i (6.24) og får følgende uttrykk for \dot{V} :

$$\dot{V} = \boldsymbol{\nu}^{\mathrm{T}} \left(\dot{\boldsymbol{D}} - 2\boldsymbol{C} \right) \boldsymbol{\nu} - 2\boldsymbol{\nu}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{K}_{D} \boldsymbol{\nu} + \frac{\beta}{2} \boldsymbol{\nu}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{D} \begin{bmatrix} \boldsymbol{E} \hat{\boldsymbol{\eta}} \boldsymbol{\omega} + \boldsymbol{E} \boldsymbol{S}(\hat{\boldsymbol{\epsilon}}) \boldsymbol{\omega} \\ \boldsymbol{0}_{3} \end{bmatrix} \\ + \rho \boldsymbol{\nu}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{D} \begin{bmatrix} \boldsymbol{0}_{3} \\ \boldsymbol{v} \end{bmatrix} + 2 \boldsymbol{\nu}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{K}_{I} \boldsymbol{s} - \delta \boldsymbol{\nu}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{D} \boldsymbol{K}_{I} \tilde{\boldsymbol{w}} - 2k_{PR} \boldsymbol{\omega}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{E} \hat{\boldsymbol{\epsilon}} + 2k_{PP} \boldsymbol{v}^{\mathrm{T}} \hat{\boldsymbol{p}} \\ -\beta \hat{\boldsymbol{\epsilon}}^{\mathrm{T}} \begin{bmatrix} \boldsymbol{E}^{\mathrm{T}} & \boldsymbol{0}_{3\times3} \end{bmatrix} (\boldsymbol{C} + \boldsymbol{K}_{D}) \boldsymbol{\nu} - \boldsymbol{\nu}^{\mathrm{T}} \frac{\delta k_{PR}}{2k_{IR}} \boldsymbol{D} \boldsymbol{K}_{I} \boldsymbol{H}(\hat{\boldsymbol{\epsilon}}) \boldsymbol{\nu} \\ + (2k_{PR} + \beta k_{DR}) \| \boldsymbol{E} \| \hat{\boldsymbol{\epsilon}}^{\mathrm{T}} \hat{\boldsymbol{\eta}} \boldsymbol{\omega} - \beta (\boldsymbol{E} \hat{\boldsymbol{\epsilon}})^{\mathrm{T}} \boldsymbol{K}_{PR} (\boldsymbol{E} \hat{\boldsymbol{\epsilon}}) - \beta \hat{\boldsymbol{\epsilon}}^{\mathrm{T}} \begin{bmatrix} \boldsymbol{E}^{\mathrm{T}} & \boldsymbol{0}_{3\times3} \end{bmatrix} \boldsymbol{K}_{I} \boldsymbol{s} \end{cases}$$

$$+\rho k_{DP} \hat{\boldsymbol{p}}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{v} + \rho \begin{bmatrix} \mathbf{0}_{3}^{\mathrm{T}} & \hat{\boldsymbol{p}}^{\mathrm{T}} \end{bmatrix} \boldsymbol{C}\boldsymbol{\nu} - (2k_{PP} + \rho k_{DP}) \hat{\boldsymbol{p}}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{v} - \rho k_{PP} \hat{\boldsymbol{p}}^{\mathrm{T}} \hat{\boldsymbol{p}} \\ -\rho \begin{bmatrix} \mathbf{0}_{3}^{\mathrm{T}} & \hat{\boldsymbol{p}}^{\mathrm{T}} \end{bmatrix} \boldsymbol{K}_{I} \boldsymbol{s} + \delta \boldsymbol{s}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{K}_{I} \boldsymbol{C} \boldsymbol{\nu} + \delta \boldsymbol{s}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{K}_{I} \boldsymbol{K}_{D} \boldsymbol{\nu} - \rho \boldsymbol{\nu}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{D} \begin{bmatrix} \mathbf{0}_{3\times3} \\ \boldsymbol{S}(\boldsymbol{\omega}) \end{bmatrix} \hat{\boldsymbol{p}} \\ +\gamma \boldsymbol{s}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{K}_{I} \dot{\boldsymbol{w}} + \delta \boldsymbol{s}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{K}_{I} \begin{bmatrix} \boldsymbol{K}_{PR} \boldsymbol{E} \hat{\boldsymbol{\epsilon}} \\ \mathbf{0}_{3} \end{bmatrix} + \frac{k_{PR}}{k_{IR}} \boldsymbol{s}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{\Lambda} \boldsymbol{K}_{I} \boldsymbol{H} (\hat{\boldsymbol{\epsilon}}) \boldsymbol{\nu} + (2k_{PP} + \rho k_{DP}) \hat{\boldsymbol{p}}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{S}(\boldsymbol{\omega}) \hat{\boldsymbol{p}} \\ -\delta \boldsymbol{s}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{K}_{I} \begin{bmatrix} \mathbf{0}_{3} \\ \boldsymbol{K}_{PP} \hat{\boldsymbol{p}} \end{bmatrix} - \delta \boldsymbol{s}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{K}_{I}^{2} \boldsymbol{s} + 2 \boldsymbol{s}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{\Lambda} \boldsymbol{K}_{I} \boldsymbol{\tilde{w}} - \gamma^{2} \tilde{\boldsymbol{w}}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{K}_{F} \dot{\boldsymbol{w}} - \gamma \tilde{\boldsymbol{w}}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{K}_{I} \tilde{\boldsymbol{w}} \\ + 2 \boldsymbol{\nu}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{K}_{F}' \tilde{\boldsymbol{w}} - \beta \begin{bmatrix} \hat{\boldsymbol{\epsilon}}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{E}^{\mathrm{T}} & \mathbf{0}_{3} \end{bmatrix} \boldsymbol{K}_{F}' \tilde{\boldsymbol{w}} - \frac{\gamma k_{PR}}{2k_{IR}} \tilde{\boldsymbol{w}}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{K}_{I} \boldsymbol{H} (\hat{\boldsymbol{\epsilon}}) \boldsymbol{\nu} \\ -\rho \begin{bmatrix} \mathbf{0}_{3}^{\mathrm{T}} & \hat{\boldsymbol{p}}^{\mathrm{T}} \end{bmatrix} \boldsymbol{K}_{F}' \tilde{\boldsymbol{w}} - \delta \boldsymbol{s}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{K}_{I} \boldsymbol{K}_{F}' \tilde{\boldsymbol{w}} \\ + \beta \boldsymbol{\nu}^{\mathrm{T}} \left(\boldsymbol{C} + \boldsymbol{C}^{\mathrm{T}} \right) \begin{bmatrix} \boldsymbol{E} \hat{\boldsymbol{\epsilon}} \\ \mathbf{0}_{3} \end{bmatrix} - \rho \boldsymbol{\nu}^{\mathrm{T}} \left(\boldsymbol{C} + \boldsymbol{C}^{\mathrm{T}} \right) \begin{bmatrix} \mathbf{0}_{3} \\ \hat{\boldsymbol{p}} \end{bmatrix} - \delta \boldsymbol{\nu}^{\mathrm{T}} \left(\boldsymbol{C} + \boldsymbol{C}^{\mathrm{T}} \right) \boldsymbol{K}_{I} \boldsymbol{s} \\ + (2k_{PR} + \beta k_{DR}) \|\boldsymbol{E}\| \hat{\boldsymbol{\epsilon}}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{\omega} - (2k_{PR} + \beta k_{DR}) \|\boldsymbol{E}\| \hat{\boldsymbol{\epsilon}}^{\mathrm{T}} \hat{\boldsymbol{\mu}} \boldsymbol{\omega}$$

$$(6.28)$$

Her vil en del ledd oppheve hverandre, og vi benytter også at matrisen $(\dot{D} - 2C)$ er skjevsymmetrisk ifølge teorem 2.5. Vi har derfor:

$$\boldsymbol{\nu}^{\mathrm{T}}(\dot{\boldsymbol{D}}-2\boldsymbol{C})\boldsymbol{\nu}=0$$

og dessuten

$$\hat{\boldsymbol{p}}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{S}(\boldsymbol{\omega})\hat{\boldsymbol{p}}=0$$

6.4 Begrensning av \dot{V}

Påstand 6.1 Det eksisterer regulatorparametre \mathbf{K}_P , \mathbf{K}_D , \mathbf{K}_F og \mathbf{K}_I og positive skalarer $\alpha_1, \ldots, \alpha_5, \beta, \gamma, \delta$ og ρ slik at \dot{V} gitt av (6.28) er negativ semidefinitt.

Bevis:

For å vise dette er strategien å faktorisere (6.28) til negativt semidefinitte kvadratiske former. Dette gir oss:

$$\dot{V} \le \sum_{i=1}^{11} \dot{V}_i \le 0$$
 (6.29)

der V_i er gitt av:

•
$$\frac{\dot{V}_{1}}{\dot{V}_{1}} = -\frac{1}{2} \begin{bmatrix} \hat{\boldsymbol{p}} \\ \tilde{\boldsymbol{w}} \end{bmatrix}^{\mathrm{T}} \begin{bmatrix} \frac{\rho}{2} \boldsymbol{K}_{PP} & \begin{bmatrix} \boldsymbol{0}_{3\times3} & \rho \boldsymbol{K}'_{FP} \end{bmatrix} \\ \begin{bmatrix} \boldsymbol{0}_{3\times3} \\ \rho \boldsymbol{K}'_{FP} \end{bmatrix} & \frac{\gamma}{3} \boldsymbol{K}_{I} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \hat{\boldsymbol{p}} \\ \tilde{\boldsymbol{w}} \end{bmatrix}$$

• $\underline{\dot{V}_2}$

$$\dot{V}_{2} = -\frac{1}{2} \begin{bmatrix} \hat{\boldsymbol{p}} \\ \boldsymbol{s} \end{bmatrix}^{\mathrm{T}} \begin{bmatrix} \frac{\rho}{2} \boldsymbol{K}_{PP} & \begin{bmatrix} \boldsymbol{0}_{3\times3} & k_{IP} \left(\rho - \delta k_{PP}\right) \boldsymbol{I}_{3\times3} \end{bmatrix} \\ \begin{bmatrix} \boldsymbol{0}_{3\times3} & \\ k_{IP} \left(\rho - \delta k_{PP}\right) \boldsymbol{I}_{3\times3} \end{bmatrix} & \frac{\delta}{3} \boldsymbol{K}_{I}^{2} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \hat{\boldsymbol{p}} \\ \boldsymbol{s} \end{bmatrix}$$

•
$$\dot{V}_3$$

$$\dot{V}_{3} = -\frac{1}{2} \begin{bmatrix} \boldsymbol{\nu} \\ \tilde{\boldsymbol{w}} \\ \boldsymbol{s} \end{bmatrix}^{\mathrm{T}} \begin{bmatrix} \boldsymbol{P}_{311} & \boldsymbol{P}_{312} & \boldsymbol{P}_{313} \\ \boldsymbol{P}_{321} & \boldsymbol{P}_{322} & \boldsymbol{P}_{323} \\ \boldsymbol{P}_{331} & \boldsymbol{P}_{332} & \boldsymbol{P}_{333} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \boldsymbol{\nu} \\ \tilde{\boldsymbol{w}} \\ \boldsymbol{s} \end{bmatrix}^{\mathrm{T}}$$

 der

$$P_{311} = \frac{2}{3}K_D$$

$$P_{312} = -(2K'_F - \delta DK_I)$$

$$P_{313} = -(2K_I + \delta K_D K_I - \delta CK_I)$$

$$P_{321} = -(2K'_F - \delta DK_I)$$

$$P_{322} = \gamma K_I$$

$$P_{323} = -K_I (2\Lambda - \delta K'_F)$$

$$P_{331} = -(2K_I + \delta K_I K_D - \delta K_I C^T)$$

$$P_{332} = -K_I (2\Lambda - \delta K'_F)$$

$$P_{333} = \delta K_I^2$$
(6.30)

• $\underline{\dot{V}_4}$

$$\dot{V}_4 = -rac{1}{2} \left[egin{array}{c} m{E}\hat{m{\epsilon}} \\ m{s} \end{array}
ight]^{\mathrm{T}} m{P}_4 \left[egin{array}{c} m{E}\hat{m{\epsilon}} \\ m{s} \end{array}
ight]$$

 der

$$\boldsymbol{P}_{4} = \begin{bmatrix} \frac{\beta}{3}\boldsymbol{K}_{PR} & \left[\beta\boldsymbol{K}_{IR} - \delta\boldsymbol{K}_{IR}\boldsymbol{K}_{PR} & \boldsymbol{0}_{3\times3} \right] \\ \left[\beta\boldsymbol{K}_{IR} - \delta\boldsymbol{K}_{IR}\boldsymbol{K}_{PR} \\ \boldsymbol{0}_{3\times3} \end{bmatrix} & \frac{\delta}{3}\boldsymbol{K}_{I}^{2} - \begin{bmatrix} \frac{\rho}{2\alpha_{5}}\boldsymbol{K}_{PR} & \boldsymbol{0}_{3\times3} \\ \boldsymbol{0}_{3\times3} & \boldsymbol{0}_{3\times3} \end{bmatrix} \end{bmatrix}$$

Her er ligning (C.11) brukt.

• $\underline{\dot{V}_5}$

$$\dot{V}_{5} = -\frac{1}{2} \begin{bmatrix} \boldsymbol{E}\hat{\boldsymbol{\epsilon}} \\ \boldsymbol{\tilde{w}} \end{bmatrix}^{\mathrm{T}} \begin{bmatrix} \frac{\beta}{3} \boldsymbol{K}_{PR} & \beta \begin{bmatrix} \boldsymbol{K}_{FR}' & \boldsymbol{0}_{3\times3} \end{bmatrix} \\ \beta \begin{bmatrix} \boldsymbol{K}_{Kf}' \\ \boldsymbol{0}_{3\times3} \end{bmatrix} & \frac{\gamma}{3} \boldsymbol{K}_{I} - \begin{bmatrix} \frac{\gamma}{2\alpha_{4}} \boldsymbol{K}_{PR} & \boldsymbol{0}_{3\times3} \\ \boldsymbol{0}_{3\times3} & \boldsymbol{0}_{3\times3} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \boldsymbol{E}\hat{\boldsymbol{\epsilon}} \\ \boldsymbol{\tilde{w}} \end{bmatrix}$$

Her er ligning (C.10) brukt.

• $\underline{\dot{V}_6}$

$$\dot{V}_{6} = -\frac{1}{2} \left(\frac{\rho}{2} k_{PP} - \rho \alpha_{3} \right) \hat{\boldsymbol{p}}^{\mathrm{T}} \hat{\boldsymbol{p}} -\frac{1}{2} \left(\frac{1}{3} k_{DP} - 2\rho \lambda_{M} - \frac{\rho \lambda_{m}}{\alpha_{1}} - \frac{\rho C_{\max}^{2}}{\alpha_{3}} \right) \boldsymbol{v}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{v}$$

Her er ligningene (C.5),(C.6) og (C.9) brukt.

• $\underline{\dot{V}_7}$

$$\dot{V}_{7} = -\frac{1}{2} \begin{bmatrix} \boldsymbol{\omega} \\ \hat{\boldsymbol{\epsilon}} \end{bmatrix}^{\mathrm{T}} \begin{bmatrix} k_{\omega} \boldsymbol{I}_{3\times3} & -(\|\boldsymbol{E}\| \boldsymbol{I}_{3\times3} - \boldsymbol{E}) \\ -(\|\boldsymbol{E}\| \boldsymbol{I}_{3\times3} - \boldsymbol{E}^{\mathrm{T}}) & k_{\epsilon} \boldsymbol{E}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{E} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \boldsymbol{\omega} \\ \hat{\boldsymbol{\epsilon}} \end{bmatrix}$$

 der

$$k_{\omega} = \left(2k_{DR} - \frac{1}{2}(\alpha_{4}\gamma + \alpha_{5}\rho + 2\delta\lambda_{M})k_{PR} - \beta\lambda_{M} - \frac{1}{2}\frac{\beta C_{\max}^{2}}{\alpha_{2}} - \rho\lambda_{m}\alpha_{1}\Phi^{2}\right)$$

$$k_{\epsilon} = \left(\beta k_{PR} - \frac{\beta}{2}\alpha_{2}\right)$$
(6.31)

Her er ligningene (C.3), (C.4), (C.6), (C.8), (C.10) og (C.11) brukt.

• $\underline{\dot{V}_8}$

$$\dot{V}_8 = -\frac{1}{2} \begin{bmatrix} \boldsymbol{\nu}_{comp} \\ \tilde{\boldsymbol{w}} \end{bmatrix}^{\mathrm{T}} \begin{bmatrix} \frac{1}{3} \boldsymbol{K}_D & \gamma^2 \boldsymbol{K} \boldsymbol{\Delta} \boldsymbol{K}_F \\ \gamma^2 \boldsymbol{K}_F \boldsymbol{\Delta} \boldsymbol{K} & \frac{\gamma}{3} \boldsymbol{K}_I \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \boldsymbol{\nu}_{comp} \\ \tilde{\boldsymbol{w}} \end{bmatrix} - \frac{1}{6} \boldsymbol{\nu}_{fri}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{K}_D \boldsymbol{\nu}_{fri}$$

• $\underline{\dot{V}_9}$

$$\dot{V}_{9} = -\frac{1}{2} \begin{bmatrix} \boldsymbol{\nu}_{comp} \\ \boldsymbol{s} \end{bmatrix}^{\mathrm{T}} \begin{bmatrix} \frac{1}{3} \boldsymbol{K}_{D} & \gamma \boldsymbol{K} \boldsymbol{\Delta} \boldsymbol{K}_{I} \\ \gamma \boldsymbol{K}_{I} \boldsymbol{\Delta} \boldsymbol{K} & +\frac{\delta}{3} \boldsymbol{K}_{I}^{2} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \boldsymbol{\nu}_{comp} \\ \boldsymbol{s} \end{bmatrix} - \frac{1}{6} \boldsymbol{\nu}_{fri}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{K}_{D} \boldsymbol{\nu}_{fri}$$

Det er i \dot{V}_8 og \dot{V}_9 brukt at $\boldsymbol{\nu} = \boldsymbol{\nu}_{fri} + \boldsymbol{\nu}_{comp}$ og at $\dot{\boldsymbol{w}} = \boldsymbol{\Delta} \boldsymbol{K} \boldsymbol{\nu}_{comp}$.

•
$$\dot{V}_{10}$$

$$\dot{V}_{10} = -\frac{1}{2} \begin{bmatrix} \boldsymbol{\omega} \\ \boldsymbol{\hat{p}} \end{bmatrix}^{\mathrm{T}} \begin{bmatrix} \frac{1}{3} \boldsymbol{K}_{DR} & \rho \boldsymbol{C}_{12} \\ \rho \boldsymbol{C}_{12}^{\mathrm{T}} & \frac{\rho}{2} \boldsymbol{K}_{PP} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \boldsymbol{\omega} \\ \boldsymbol{\hat{p}} \end{bmatrix}$$

Der ligning (C.9) er brukt og
$$\begin{bmatrix} \boldsymbol{C}_{11} & \boldsymbol{C}_{12} \\ \boldsymbol{C}_{21} & \boldsymbol{C}_{22} \end{bmatrix} \stackrel{\triangle}{=} \boldsymbol{C}$$

• \dot{V}_{11}

$$\dot{V}_{11} = -\frac{1}{2} \begin{bmatrix} \boldsymbol{v} \\ \boldsymbol{E}\hat{\boldsymbol{\epsilon}} \end{bmatrix}^{\mathrm{T}} \begin{bmatrix} \frac{1}{3}\boldsymbol{K}_{DP} & \beta\boldsymbol{C}_{21} \\ \beta\boldsymbol{C}_{21}^{\mathrm{T}} & \frac{\beta}{3}\boldsymbol{K}_{PR} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \boldsymbol{v} \\ \boldsymbol{E}\hat{\boldsymbol{\epsilon}} \end{bmatrix}$$

Der ligning (C.8) er brukt.

Vi vil nå se hvilke krav vi må stille til regulatorparametrene for at $\dot{V}_1, \ldots, \dot{V}_{13}$ skal være negativt semidefinitte. Vi går da igjennom vektmatrise for vektmatrise og finner krav tilk disse.

• $\underline{\dot{V}_1}$

• \dot{V}_2

Vi antar nå

$$\delta < \frac{\rho}{k_{PP}} \tag{6.34}$$

slik at (6.33) gir en nedre begrensning på k_{PP} .

• <u>V</u>₃

 \overline{Vi} regner ut de tre øvre venstre underdeterminantene i uttrykket for \dot{V}_3 og finner krav for at disse skal være positive:

$$egin{array}{rcl} m{P}_{311} & \geq & m{0}_{6 imes 6} \ & & & & & \\ & & & & & \\ m{K}_D & \geq & m{0}_{6 imes 6} \end{array}$$

Kravet (6.35) er oppfylt per antagelse.

$$egin{array}{c|c} oldsymbol{P}_{311} & oldsymbol{P}_{312} \ oldsymbol{P}_{321} & oldsymbol{P}_{322} \end{array} ight| & \geq & oldsymbol{0}_{6 imes 6} \ & \downarrow & \downarrow \end{array}$$

$$\boldsymbol{K}_{D} \geq \frac{3}{2\gamma} \left(4 \left(\boldsymbol{K}_{F}^{\prime} \right)^{2} \boldsymbol{K}_{I}^{-1} + \delta^{2} \lambda_{M}^{2} \boldsymbol{K}_{I} - 4\delta \boldsymbol{K}_{F}^{\prime} \right)$$
(6.36)

 der

$$\begin{aligned} \mathbf{A}_{1} &= -\left(2\mathbf{K}_{F}^{\prime} - \delta \mathbf{D} \mathbf{K}_{I}\right) \\ &\left\{\delta\left(2\mathbf{K}_{F}^{\prime} \mathbf{K}_{I}^{2} - \delta \mathbf{D} \mathbf{K}_{I}^{3}\right) \\ &+ \left(2\mathbf{K}_{I} + \delta \mathbf{K}_{I} \mathbf{K}_{D} + \frac{\rho}{2} - \delta \mathbf{K}_{I} \mathbf{C}^{\mathrm{T}}\right) \mathbf{K}_{I} (2\mathbf{\Lambda} - \delta \mathbf{K}_{F}^{\prime})\right\} \end{aligned}$$
$$\begin{aligned} \mathbf{A}_{1} &= \left(2\mathbf{K}_{I} + \delta \mathbf{K}_{I} \mathbf{K}_{D} - \delta \mathbf{K}_{I} \mathbf{C}^{\mathrm{T}}\right) \\ &\left\{\delta\left(2\mathbf{K}_{F}^{\prime} \mathbf{K}_{I} - \delta \mathbf{D} \mathbf{K}_{I}^{2}\right) + \gamma\left(2\mathbf{K}_{I} + \delta \mathbf{K}_{I} \mathbf{K}_{D} - \delta \mathbf{K}_{I} \mathbf{C}^{\mathrm{T}}\right) \mathbf{K}_{I}\right\} (6.38) \end{aligned}$$

Vi velger nå $\delta \mathbf{K}_D$ tilstrekelig liten slik at kravet som $\dot{V}_3 < 0$ gir kan oppsummeres som:

$$\boldsymbol{K}_D \geq \boldsymbol{G}(\boldsymbol{K}_F, \boldsymbol{K}_P, \boldsymbol{K}_I) \tag{6.39}$$

der \boldsymbol{G} bestemmes av det strengeste kravet av (6.36) og (6.37).

• $\underline{\dot{V}_4}$

$$\frac{\beta\delta}{9}\boldsymbol{K}_{PR}\boldsymbol{K}_{IR}^{2} \geq \boldsymbol{K}_{IR}^{2}(\beta-\delta k_{PR})^{2} + \frac{\beta\delta}{12\alpha_{3}}\boldsymbol{K}_{PR}^{2} \\
\downarrow \\
\boldsymbol{K}_{IR}^{2} \geq \frac{\rho\beta}{12\alpha_{3}}\left(\frac{19\beta\delta}{9}\boldsymbol{K}_{PR} - \delta^{2}\boldsymbol{K}_{PR}^{2} - \beta^{2}\boldsymbol{I}_{3\times3}\right)^{-1}\boldsymbol{K}_{PR}^{2} \quad (6.40)$$

For at overgangen skal være gyldig har vi
 analogt med \dot{V}_2 gjort antagelsen

$$\delta < \frac{\beta}{k_{PR}}.\tag{6.41}$$

• $\underline{\dot{V}_5}$

• $\underline{\dot{V}_6}$

$$k_{PP} \geq 2\alpha_3 \tag{6.43}$$

$$k_{DP} \geq \rho \left(2\lambda_M + \frac{\lambda_m}{\alpha_1} + \frac{C_{\max}^2}{\alpha_3} \right)$$
 (6.44)

• $\underline{\dot{V}_7}$

$$k_{\omega}k_{\epsilon}\|\boldsymbol{E}\|^{2} \geq \|\|\boldsymbol{E}\|\boldsymbol{I}_{3\times3} - \boldsymbol{E}\|^{2}$$
(6.45)

Der k_{ω} og k_{ϵ} er gitt av:

$$k_{\omega} = \left(2k_{DR} - \frac{1}{2}\left(\alpha_{4}\gamma + \alpha_{5}\rho + 2\delta\lambda_{M}\right)k_{PR} - \beta\lambda_{M} - \frac{1}{2}\frac{\beta C_{\max}^{2}}{\alpha_{2}} - \rho\lambda_{m}\alpha_{1}\Phi^{2}\right)$$

$$k_{\epsilon} = \left(\beta k_{PR} - \frac{\beta}{2}\alpha_{2}\right)$$
(6.46)

Trekantulikheten og ligning (A.2) gir oss:

$$\|\|\boldsymbol{E}\|\boldsymbol{I}_{3\times 3} - \boldsymbol{E}\| \le 2\|\boldsymbol{E}\| \le 4$$
 (6.47)

Vi setter inn (6.47) i (6.45) og får:

$$k_{\omega}k_{\epsilon} \ge 4 \tag{6.48}$$

Dessuten har vi at

$$k_{\omega} \ge 0 \tag{6.49}$$

og

 $k_{\epsilon} \ge 0 \tag{6.50}$

må være oppfylt. Bruk av antagelsene (6.34) og (6.41) gir nedre begrensninger på k_{DR} og $k_{PR}.$

• $\underline{\dot{V}_8}$

I tillegg får vi det trivielle kravet $\boldsymbol{K}_D \geq \boldsymbol{0}_{6 \times 6}$

• $\underline{\dot{V}_9}$

I tillegg får vi det trivielle kravet $\boldsymbol{K}_D \geq \boldsymbol{0}_{6 \times 6}$

• \dot{V}_{10}

Her er teorem 2.7 brukt.

• \dot{V}_{11}

Her er teorem 2.7 brukt.

Utfra alle disse kravene kan vi på følgende måte finne et sett med regulatorparametre som gjør \dot{V} negativ semidefinitt: Først finner vi fra ligningene (6.33), (6.43) og (6.50) en nedre grense for \mathbf{K}_P gitt ved:

$$\boldsymbol{K}_P \ge \mathcal{C}_1(\boldsymbol{K}_F, \boldsymbol{K}) \tag{6.55}$$

Så finner vi fra ligningene (6.32), (6.40) og (6.42) en nedre grense for K_I :

$$\boldsymbol{K}_{I} \geq \underline{\mathcal{C}}_{2}(\boldsymbol{K}_{P}, \boldsymbol{K}_{F}) \tag{6.56}$$

Til slutt finnes fra ligningene (6.39), (6.44), (6.49), (6.51), (6.52), (6.53) og (6.54) en nedre grense for K_D :

$$\boldsymbol{K}_D \ge \mathcal{C}'_3(\boldsymbol{K}_P, \boldsymbol{K}_F, \boldsymbol{K}_I, \boldsymbol{K}) \tag{6.57}$$

Dermed er påstand 6.1 bevist.

6.5 Diskusjon og Konklusjon

Teorem 6.1 Det eksisterer regultorparametre \mathbf{K}_F , \mathbf{K}_P , \mathbf{K}_I og \mathbf{K}_D og posistive skalarer $\alpha_1, \ldots, \alpha_5, \beta, \gamma, \delta$ og ρ slik at systemet bestående av den dynamiske modellen (5.1) og regulatoren (5.15) er asymptotisk stabilt.

Bevis:

Vi ser nå også på kravene for at V > 0. Dette legger ikke noen ytterligere begrensninger på \mathbf{K}_P . Fra ligningene (6.17) og (6.18) får vi kravet:

$$\boldsymbol{K}_{I} \leq \min\left\{\frac{1}{\delta^{2}\lambda_{M}}\boldsymbol{\Lambda}, \ \boldsymbol{\Lambda}\boldsymbol{K}_{F}\right\} \stackrel{\triangle}{=} \overline{\mathcal{C}}_{2}(\boldsymbol{K}_{F})$$
(6.58)

Vi antar nå β og ρ så små at ligning (6.20) er oppfylt og ser fra ligningene (6.19) og (6.57) at vi får følgende krav til \mathbf{K}_D :

$$\boldsymbol{K}_{D} \geq \max \left\{ \mathcal{C}_{3}'(\boldsymbol{K}_{P}, \boldsymbol{K}_{F}, \boldsymbol{K}_{I}, \boldsymbol{K}) , \ 4\beta \lambda_{M} \boldsymbol{I}_{6 \times 6} \right\} \stackrel{\triangle}{=} \mathcal{C}_{3}(\boldsymbol{K}_{P}, \boldsymbol{K}_{F}, \boldsymbol{K}_{I}, \boldsymbol{K})$$
(6.59)

Vi kan nå konkludere med at hvis ligningene

$$\mathcal{C}_1(\boldsymbol{K}_F, \boldsymbol{K}) \leq \boldsymbol{K}_P \tag{6.60}$$

$$\underline{\mathcal{C}}_{2}(\boldsymbol{K}_{P},\boldsymbol{K}_{F}) \leq \boldsymbol{K}_{I} \leq \overline{\mathcal{C}}_{2}(\boldsymbol{K}_{F})$$

$$(6.61)$$

$$\mathcal{C}_3(\boldsymbol{K}_P, \boldsymbol{K}_F, \boldsymbol{K}_I, \boldsymbol{K} \leq \boldsymbol{K}_D \tag{6.62}$$

oppfylles i gitt rekkefølge og skalarene β , γ , δ og ρ oppfyller følgende punkter:

1. β og ρ velges tilstrekkelig små slik at ligning (6.20) oppfylles.

2.

$$\delta < \min\left\{\frac{\rho}{k_{PP}} \ , \ \frac{\beta}{k_{PR}}\right\}$$

3. $\delta {\pmb K}_D$ velges tilstrekkelig liten slik at ligning (6.39) oppfylles så er

$$V > 0 \tag{6.63}$$

$$V \leq 0 \tag{6.64}$$

og det dynamiske systemet gitt av ligning (5.1) med regulator (5.15) er stabilt. Vi merker oss at \mathbf{K}_F kan velges fritt og tilbakekoblinsforsterkiningene \mathbf{K}_P , \mathbf{K}_I og \mathbf{K}_D bestemmes utfra dette valget. Siden β , γ , δ og ρ er frie parametre som ikke inngår i regulatoren kan de velges vilkårlig små og alle de tre punktene over kan derfor oppfylles siden de bare inneholder øvre begrensninger.

For å vise asymptotisk stabilitet må vi bruke LaSalles teorem (se Teorem 2.9). Fra ligning (6.28) ser vi at

$$\dot{V} \equiv 0 \tag{6.65}$$

$$\downarrow$$

$$\boldsymbol{\nu} \equiv \mathbf{0}_6, \ \hat{\boldsymbol{p}} \equiv \mathbf{0}_3, \ \hat{\boldsymbol{\epsilon}} \equiv \mathbf{0}_3, \ \boldsymbol{s} \equiv \mathbf{0}_6 \ \text{og} \ \tilde{\boldsymbol{w}} \equiv \mathbf{0}_6$$
(6.66)

Totalt gir dette

$$\dot{V} \equiv 0 \Leftrightarrow \boldsymbol{z} = \boldsymbol{0} \in \mathbb{R}^{24}$$
(6.67)

slik at

$$V > 0 \text{ og } \dot{V} < 0 \ \forall \boldsymbol{z} \neq \boldsymbol{0} \in \mathbb{R}^{24}$$

$$(6.68)$$

og systemet (5.1) med regulator (5.15) er asymptotisk stabilt om origo ifølge LaSalles teorem. ■

Vi bemerker at ligningene (6.51) og (6.52) inneholder krav som gjør at den nedre grensen

til \mathbf{K}_D er avhengig av stivhetsmatrisen \mathbf{K} . Men som vi også ser inngår parameteren γ i disse kravene i henholdsvis tredje og andre potens. Siden γ kan velges vilkårlig liten trengs kun et grovt øvre estimat av \mathbf{K} slik at vi beholder den gunstige egenskapen regulatoren har, nemlig å kunne styre kontaktkraft når kontaktflatens beskaffenhet er ukjent. Dette er også omtalt i [Chiaverini og Siciliano 1991].

Kapittel 7

Konklusjon

I denne hovedoppgaven har vi studert parallell kraft/posisjonsstyring for robotmanipulatorer.

Vi har presentert reguleringsstrategien som er gitt i [Chiaverini og Siciliano 1991] og [Chiaverini, Siciliano og Villani 1992] og gitt et bevis for at dette systemet er asymptotisk stabilt.

Med bakgrunn i dette har vi satt opp en modell for en robotmanipulator med en parallell kraft/moment/posisjon/orienteringsregulator. Manipulatoren har seks frihetsgrader. Robotkinematikken beskrives på SE(3) og orienteringen til griperen parametriseres med Eulerparametre.

For å studere stabiliteten til dette systemet har vi foreslått en energibasert Lyapunovfunsjonskandidat med kryssledd. Vi har vist at denne LFK'en er en Lyapunovfunksjon med en negativ semidefinitt tidsderivert. Ved hjelp av LaSalles teorem har vi vist at systemet er asymptotisk stabilt om en stasjonær tilstand, der vi oppnår ønsket kontaktkraft/moment og som ventet får et stasjonært avvik i posisjon/orientering.

Når det gjelder videre arbeid er det ønskelig å foreta simuleringer av reguleringsstrategien og på lang sikt også praktiske forsøk. En mulig utvidelse er bruk av regulatoren til overflatefølging.

Referanser

- [Arimoto og Miyazaki 1984] S. Arimoto and F.Miyazaki "Stability and robustness of PID feedback control for robot manipulators of sensory capability" in *Robotics Re*search: 1st Int.Symp., M.Brady and R.P. Paul (Eds), MIT Press Boston, MA, pp. 783-799, 1984.
- [Arnold 1989] V.I. Arnold Mathematical Methods of Classical Mechanics, Springer-Verlag New York 1989.
- [Chiaverini og Siciliano 1991] S. Chiaverini and B. Siciliano "On the stability of a force/position control scheme for robot manipulators", Prepr. 3rd IFAC Symp. on robot control, Vienna, A. 1991. pp. 371–376.
- [Chiaverini, Siciliano og Villani 1992] S. Chiaverini, B. Siciliano and L. Villani "A stable force/position controller for robot manipulators", Proceedings of the 31st Conference on Decition and Control, Tuscon, Arizona. December 1992. pp. 1869-1874.
- [Chiaverini og Sciavicco 1992] S. Chiaverini and L. Sciavicco "Edge-following strategies using the parallel control formulation", Proc. 1st IEEE Conf. on Control Applications, Dayton, OH, pp. 31–36, 1992
- [Curtis 1979] M.L. Curtis *Matrix groups*, Springer-Verlag New York 1979.
- [DeShutter og Bruyninckx 1992] J. De Shutter and H. Bruyninckx "Model-based specification and execution of compliant motion", *Tutorial M6*, 1992 IEEE International Conference on Robotics and Automation, Nice, F, May 1992.
- [Doty, Melchiorri og Bonivento 1993] K.L. Doty, C. Melchiorri, C. Bonivento "A theory of Generalized Inverser Applied to Robotics" The International Journal of Robotics Research, vol 12. no. 1, February 1993.
- [Duffy 1990] J. Duffy "The Fallacy of Modern Hybrid Control Theory that is Based on "Orthogonal Complements" of Twist and Wrench Spaces", Journal of Robotic systems, vol. 6, no. 2, pp. 139–144, 1990.
- [Egeland 1993] O. Egeland *Robotdynamikk* Oppdatert tillegsnotat høsten 1993 i faget 43411 Robotmanipulatorer, ITK, NTH. September 1993.
- [Golub og Van Loan 1989] G.H. Golub and C.F. Van Loan *Matrix Computations*, 2nd ed., John Hopkins University Press, Baltimore, MD, 1989.

- [Gravdahl, Egeland, Chiaverini og Siciliano] J.T. Gravdahl, O. Egeland, S. Chiaverini and B. Siciliano "Stability analysis in 6 DOF of force/position control of robot manipulators", submitted to SY.RO.CO.'94, Capri, Italy, September 1994.
- [Khatib 1987] O. Khatib "A unified approach for motion and force control of robot manipulators: The operational space formulation", *IEEE Journal of Robotics and Automation*, vol. 3, no. 1, pp. 43–53, 1987.
- [Koditschek 1988] D.E. Koditschek "Strict Global Lyapunov Functions for Mechanical Systems", Proc. 1988 American Control Conf., Atlanta, GA, June 1988. pp. 1770– 1775.
- [Lončarić 1987] J. Lončarić "Normal forms of stiffness and compliance matrices", *IEEE Journal of Robotics and Automation*, vol. 3, no. 6, December 1987. pp. 567–572.
- [Perko 1991] L. Perko Differential Equations and Dynamical Systems, Springer-Verlag New York 1991.
- [Samson 1991] C. Samson , M. Le Borgne and B. Espiau Robot control: The task function approach, Oxford Engeneering Science Series, vol. 22. Oxford: Oxford university press 1991.
- [Siciliano og Villani 1992] B. Siciliano and L. Villani "An adaptive force/position regulator for robot manipulators", Invited paper for the 2nd Workshop on Adaptive Control: Applications to Nonlinear Systems and Robotics, Cancun, México, 1992.
- [Spong og Vidyasagar 1989] M. Spong and M. Vidyasagar Robot dynamics and control, Wiley, New York 1989.
- [Strang 1988] G. Strang Linear algebra and its aplications, Harcourt Brace Jovanovich, Inc. 1988.
- [Vidyasagar 1993] M. Vidyasagar Nonlinear systems analysis, Second Edition, Prentice-Hall inc. 1993.
- [Wen og Kreutz 1991] J.T. Wen and K. Kreutz-Delgado "The attitude control problem" IEEE Transactions on Automatic Control, vol. 36, no. 10. October 1991. pp. 1148– 1162.
- [Whitney 1987] D.E. Whitney, "Historical perspective and state of the art in robot force control" International Journal of Robotics Research, vol. 6, no. 1, pp. 3–14, 1987.

Appendix A

Be regning av $\|\mathbf{E}\|$

Teorem A.1 Matrisen $\boldsymbol{E} \in \mathbb{R}^{3 \times 3}$ gitt ved:

$$\boldsymbol{E} = \eta_d \eta_\infty \boldsymbol{I}_{3\times 3} + \eta_d \boldsymbol{S}(\boldsymbol{\epsilon}_\infty) - \eta_\infty \boldsymbol{S}(\boldsymbol{\epsilon}_d) + \boldsymbol{\epsilon}_d^{\mathrm{T}} \boldsymbol{\epsilon}_\infty \boldsymbol{I}_{3\times 3}$$
(A.1)

der ϵ og η er eulerparametre har en øvre begrensning gitt ved:

$$\|\boldsymbol{E}\| \le 2 \tag{A.2}$$

Bevis:

Vi har ifølge definisjonen på indusert matrisenorm (se for eksempel [Strang 1988]):

$$\|\boldsymbol{E}\| = \sup_{\|\boldsymbol{\epsilon}\|=1} \|\boldsymbol{E}\boldsymbol{\epsilon}\| = \sup_{\|\boldsymbol{\epsilon}\|=1} \|\eta_d \eta_\infty \boldsymbol{\epsilon} + \eta_d \boldsymbol{S}(\boldsymbol{\epsilon}_\infty)\boldsymbol{\epsilon} - \eta_\infty \boldsymbol{S}(\boldsymbol{\epsilon}_d)\boldsymbol{\epsilon} + \boldsymbol{\epsilon}_d^{\mathrm{T}}\boldsymbol{\epsilon}_\infty \boldsymbol{\epsilon} \|$$
(A.3)

Bruk av trekantulikheten gir oss:

$$\begin{aligned} \|\boldsymbol{E}\| &\leq \sup_{\|\boldsymbol{\epsilon}\|=1} \left\{ \|\eta_{d}\eta_{\infty}\boldsymbol{\epsilon}\| + \|\eta_{d}\boldsymbol{S}(\boldsymbol{\epsilon}_{\infty})\boldsymbol{\epsilon}\| + \|\eta_{\infty}\boldsymbol{S}(\boldsymbol{\epsilon}_{d})\boldsymbol{\epsilon}\| + \|\boldsymbol{\epsilon}_{d}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{\epsilon}_{\infty}\boldsymbol{\epsilon}\| \right\} \tag{A.4} \\ \|\boldsymbol{E}\| &\leq \sup_{\|\boldsymbol{\epsilon}\|=1} \|\eta_{d}\eta_{\infty}\boldsymbol{\epsilon}\| + \sup_{\|\boldsymbol{\epsilon}\|=1} \|\eta_{d}\boldsymbol{S}(\boldsymbol{\epsilon}_{\infty})\boldsymbol{\epsilon}\| + \sup_{\|\boldsymbol{\epsilon}\|=1} \|\eta_{\infty}\boldsymbol{S}(\boldsymbol{\epsilon}_{d})\boldsymbol{\epsilon}\| + \sup_{\|\boldsymbol{\epsilon}\|=1} \|\boldsymbol{\epsilon}_{d}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{\epsilon}_{\infty}\boldsymbol{\epsilon}\| \end{aligned}$$

Normen av en skjevsymmetrisk matrise er gitt ved:

$$\|\boldsymbol{S}(\boldsymbol{\epsilon})\| = \|\boldsymbol{\epsilon}\| \tag{A.5}$$

Ved å sette inn (A.5) i (A.4) får vi:

$$\|\boldsymbol{E}\| \leq \eta_d \eta_\infty + \eta_d \sqrt{\boldsymbol{\epsilon}_\infty^{\mathrm{T}} \boldsymbol{\epsilon}_\infty} + \eta_\infty \sqrt{\boldsymbol{\epsilon}_d^{\mathrm{T}} \boldsymbol{\epsilon}_d} + \boldsymbol{\epsilon}_d^{\mathrm{T}} \boldsymbol{\epsilon}_\infty$$
(A.6)

Maksimum av dette uttrykket opptrer for $\boldsymbol{\epsilon}_{\infty}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{\epsilon}_{\infty} = \frac{1}{2}$ og $\boldsymbol{\epsilon}_{d}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{\epsilon}_{d} = \frac{1}{2}$. Dette gir $\eta_{d}\eta_{\infty} = \frac{1}{2}$ og $\boldsymbol{\epsilon}_{d}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{\epsilon}_{\infty} = \frac{1}{2}$. Vi får dermed:

$$\|\boldsymbol{E}\| \le \frac{1}{2} + \frac{1}{2} + \frac{1}{2} + \frac{1}{2} = 2$$
 (A.7)

Appendix B

Matrisen PF

$$\boldsymbol{PF} = \begin{bmatrix} \boldsymbol{PF}_{11} & \cdots & \boldsymbol{PF}_{15} \\ \vdots & \ddots & \vdots \\ \boldsymbol{PF}_{51} & \cdots & \boldsymbol{PF}_{55} \end{bmatrix} \in \mathbb{R}^{24 \times 24}$$
(B.1)

der matriseelementene PF_{11}, \ldots, PF_{55} er gitt ved:

$$PF_{11} = -2(C + K_D) + \frac{\beta}{2}D\begin{bmatrix} \hat{\eta}E + ES(\hat{\epsilon}) & \mathbf{0}_{3\times3} \\ \mathbf{0}_{3\times3} & \mathbf{0}_{3\times3} \end{bmatrix} - \rho\begin{bmatrix} \mathbf{0}_{3\times3} & \mathbf{0}_{3\times3} \\ \mathbf{0}_{3\times3} & -\mathbf{I}_{3\times3} \end{bmatrix} \\ -\frac{\delta k_{PR}}{2k_{IR}}DK_IH(\hat{\epsilon}) \\ PF_{12} = -2\begin{bmatrix} K_{PR}E \\ \mathbf{0}_{3\times3} \end{bmatrix} \\ PF_{13} = 2\begin{bmatrix} \mathbf{0}_{3\times3} \\ K_{PP} \end{bmatrix} - \rho D\begin{bmatrix} \mathbf{0}_{3\times3} \\ S(\boldsymbol{\omega}) \end{bmatrix} \\ PF_{14} = 2K_I \\ PF_{15} = 2K'_F - \delta DK_I \end{cases}$$

$$PF_{21} = -\beta \begin{bmatrix} \mathbf{E}^{\mathrm{T}} & \mathbf{0}_{3\times3} \end{bmatrix} (\mathbf{C} + \mathbf{K}_{D}) + \frac{1}{2} (2k_{PR} + \beta k_{DR}) \|\mathbf{E}\| \begin{bmatrix} \hat{\eta} \mathbf{I}_{3\times3} + \mathbf{S}(\hat{\boldsymbol{\epsilon}}) & \mathbf{0}_{3\times3} \end{bmatrix}$$
$$PF_{22} = -\beta \mathbf{E}^{\mathrm{T}} \mathbf{K}_{PR} \mathbf{E}$$
$$PF_{23} = \mathbf{0}_{3\times3}$$
$$PF_{24} = -\beta \begin{bmatrix} \mathbf{E}^{\mathrm{T}} & \mathbf{0}_{3\times3} \end{bmatrix} \mathbf{K}_{I}$$
$$PF_{25} = -\beta \begin{bmatrix} \mathbf{E}^{\mathrm{T}} & \mathbf{0}_{3\times3} \end{bmatrix} \mathbf{K}_{F}$$

$$\begin{aligned} \boldsymbol{PF}_{31} &= \rho \Big[\ \boldsymbol{0}_{3\times3} \quad \boldsymbol{I}_{3\times3} \ \Big] (\boldsymbol{C} + \boldsymbol{K}_D) + (2k_{PP} + \rho k_{DP}) \Big[\ \boldsymbol{0}_{3\times3} \quad -\boldsymbol{I}_{3\times3} \ \Big] \\ \boldsymbol{PF}_{32} &= \ \boldsymbol{0}_{3\times3} \\ \boldsymbol{PF}_{33} &= -\rho \boldsymbol{K}_{PP} + (2\boldsymbol{K}_{PP} + \rho \boldsymbol{K}_{PR}) \boldsymbol{S}(\boldsymbol{\omega}) \\ \boldsymbol{PF}_{34} &= -\rho \Big[\ \boldsymbol{0}_{3\times3} \quad \boldsymbol{I}_{3\times3} \ \Big] \boldsymbol{K}_I \\ \boldsymbol{PF}_{35} &= -\rho \Big[\ \boldsymbol{0}_{3\times3} \quad \boldsymbol{I}_{3\times3} \ \Big] \boldsymbol{K}'_F \end{aligned}$$

$$PF_{41} = \delta K_{I}(C + K_{D}) + \frac{k_{PR}}{k_{IR}} \Lambda K_{I} H(\hat{\epsilon}) + \gamma K_{I} \Delta K(I_{6\times 6} - P_{T})$$

$$PF_{42} = \delta K_{I} \begin{bmatrix} K_{PR} E \\ 0_{3\times 3} \end{bmatrix}$$

$$PF_{43} = -\delta K_{I} \begin{bmatrix} 0_{3\times 3} \\ K_{PP} \end{bmatrix}$$

$$PF_{44} = -\delta K_{I}^{2}$$

$$PF_{45} = -\delta K_{I} K'_{F} + 2\Lambda K_{I}$$

$$PF_{51} = -\frac{\gamma k_{PR}}{2k_{IR}} K_I H(\hat{\epsilon}) - \gamma^2 K_F \Delta K (I_{6\times 6} - P_T)$$

$$PF_{52} = \mathbf{0}_{3\times 6}$$

$$PF_{53} = \mathbf{0}_{3\times 6}$$

$$PF_{54} = \mathbf{0}_{6\times 6}$$

$$PF_{55} = -\gamma K_I$$
(B.2)

Vi bemerker at matrisen $\boldsymbol{A} = \left(\boldsymbol{F}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{P} + \boldsymbol{P} \boldsymbol{F} \right)$ fremkommer ved å velge

$$\mathbf{A}_{ii} = \mathbf{P}\mathbf{F}_{ii}, i = 1, \dots, 5$$

$$\mathbf{A}_{ij} = \frac{1}{2} (\mathbf{P}\mathbf{F}_{ij} + \mathbf{P}\mathbf{F}_{ji}), i, j = 1, \dots, 5$$

$$\mathbf{A}_{ji} = \mathbf{A}_{ij}^{\mathrm{T}}$$
(B.3)

slik at

$$\boldsymbol{A} = \begin{bmatrix} \boldsymbol{A}_{11} & \cdots & \boldsymbol{A}_{15} \\ \vdots & \ddots & \vdots \\ \boldsymbol{A}_{51} & \cdots & \boldsymbol{A}_{55} \end{bmatrix} \in \mathbb{R}^{24 \times 24}.$$
(B.4)

Appendix C

Begrensning av produkter

I dette kapittelet viser vi hvordan en del kryssledd i uttrykket for \dot{V} kan gis en øvre begrensning. I den forbindelse gjøres bruk av følgende teorem:

Teorem C.1

$$ab \leq \frac{1}{2}(\frac{a^2}{c} + cb^2) , \ \forall a, b \in \mathbb{R} \ \forall c > 0 \in \mathbb{R}$$
 (C.1)

der a og b er gitte tall og c er en tilfeldig positiv konstant.

Bevis:

$$\begin{aligned} \left(\frac{a}{c}-b\right)^2 &\geq 0, \ \forall a,b \in \mathbb{R} \ \forall c \neq 0 \in \mathbb{R} \\ \frac{a^2}{c^2}+b^2-2\frac{ab}{c} &\geq 0 \\ \frac{ab}{c} &\leq \frac{1}{2}\left(\frac{a^2}{c^2}+b^2\right) \\ ab &\leq \frac{1}{2}\left(\frac{a^2}{c}+cb^2\right), \ \forall a,b \in R \ \forall c > 0 \in R \end{aligned}$$
 (C.2)

$$-\frac{\beta}{2}\boldsymbol{\nu}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{D}\left[\begin{array}{c}\boldsymbol{E}\hat{\eta}\boldsymbol{\omega}+\boldsymbol{E}\boldsymbol{S}(\hat{\boldsymbol{\epsilon}})\boldsymbol{\omega}\\\boldsymbol{0}_{3}\end{array}\right] \leq \frac{\beta\lambda_{m}}{2}\left(\|\boldsymbol{E}\|+\|\boldsymbol{E}\boldsymbol{S}(\hat{\boldsymbol{\epsilon}})\|\right)\|\boldsymbol{\omega}\|^{2}$$
$$-\frac{\beta}{2}\boldsymbol{\nu}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{D}\left[\begin{array}{c}\boldsymbol{E}\hat{\eta}\boldsymbol{\omega}+\boldsymbol{E}\boldsymbol{S}(\hat{\boldsymbol{\epsilon}})\boldsymbol{\omega}\\\boldsymbol{0}_{3}\end{array}\right] \leq 2\beta\lambda_{m}\|\boldsymbol{\omega}\|^{2} \qquad (C.3)$$

Da $\hat{\eta} \leq 1$, $\|\boldsymbol{S}(\hat{\boldsymbol{\epsilon}})\| \leq 1$ og $\|\boldsymbol{E}\| \leq 2$. Dessuten er ligning 6.7 benyttet.

$$-\frac{\delta k_{PR}}{2k_{IR}}\boldsymbol{\nu}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{D}\boldsymbol{K}_{I}\boldsymbol{H}(\hat{\boldsymbol{\epsilon}})\boldsymbol{\nu} \leq \frac{\delta k_{PR}\lambda_{M}}{2}\|\boldsymbol{\omega}\|^{2}$$
(C.4)

Her er ligning 6.7 benyttet.

$$\rho \boldsymbol{\nu}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{D} \begin{bmatrix} \mathbf{0}_{3} & \boldsymbol{R} \boldsymbol{v} \end{bmatrix} \leq \rho \lambda_{M} \|\boldsymbol{v}\|^{2}$$
(C.5)

$$-\rho \boldsymbol{\nu}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{D} \begin{bmatrix} \mathbf{0}_{3\times3} \\ \boldsymbol{S}(\boldsymbol{\omega}) \end{bmatrix} \hat{\boldsymbol{p}} \leq \frac{\rho \lambda_m}{2} \boldsymbol{v}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{S}(\boldsymbol{\omega}) \hat{\boldsymbol{p}}$$

$$\leq \frac{\rho \lambda_m}{2} \left(\frac{\|\boldsymbol{v}\|^2}{\alpha_1} + \alpha_1 \|\boldsymbol{\omega}\|^2 \|\hat{\boldsymbol{p}}\|^2 \right)$$

$$\leq \frac{\rho \lambda_m}{2} \left(\frac{\|\boldsymbol{v}\|^2}{\alpha_1} + \alpha_1 \Phi^2 \|\boldsymbol{\omega}\|^2 \right)$$
(C.6)

Her har vi benyttet at $\|S(\omega)\| = \|\omega\|$. Dessuten er ligning 6.7 benyttet og vi har antatt at initialverdien på posisjonsfeilen er begrenset. Det vil si

$$\|\hat{\boldsymbol{p}}(t=0)\| \le \Phi < \infty \tag{C.7}$$

på samme måte som i ligning (4.12).

$$-\frac{\beta}{2}\boldsymbol{\nu}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{C}\begin{bmatrix}\boldsymbol{E}\hat{\boldsymbol{\epsilon}}\\\boldsymbol{0}_{3}\end{bmatrix} \leq \frac{\beta}{4}\left(\frac{C_{\max}^{2}\|\boldsymbol{\omega}\|^{2}}{\alpha_{2}} + \alpha_{2}\|\boldsymbol{E}\hat{\boldsymbol{\epsilon}}\|^{2}\right) - \frac{\beta}{2}\boldsymbol{v}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{C}_{21}\boldsymbol{E}\hat{\boldsymbol{\epsilon}}$$
(C.8)

Her er teorem 2.7 benyttet.

$$-\rho\boldsymbol{\nu}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{C}\begin{bmatrix}\boldsymbol{0}_{3}\\\hat{\boldsymbol{p}}\end{bmatrix} \leq \frac{\rho}{2}\left(\frac{C_{\max}^{2}\|\boldsymbol{v}\|^{2}}{\alpha_{3}} + \alpha_{3}\|\hat{\boldsymbol{p}}\|^{2}\right) - \rho\boldsymbol{\omega}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{C}_{12}\hat{\boldsymbol{p}}$$
(C.9)

Her er teorem 2.7 benyttet.

$$-\frac{\gamma k_{PR}}{2k_{IR}}\tilde{\boldsymbol{w}}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{K}_{I}\boldsymbol{H}(\hat{\boldsymbol{\epsilon}})\boldsymbol{\nu} = -\frac{\gamma k_{PR}}{2}\tilde{\boldsymbol{w}}^{\mathrm{T}}\begin{bmatrix}\boldsymbol{h}\hat{\boldsymbol{\epsilon}}^{\mathrm{T}} & \boldsymbol{0}_{3\times3}\\ \boldsymbol{0}_{3\times3} & \boldsymbol{0}_{3\times3}\end{bmatrix}\boldsymbol{\nu}$$

$$= -\frac{\gamma k_{PR}}{2}\tilde{\boldsymbol{f}}^{\mathrm{T}}\left(\boldsymbol{h}\hat{\boldsymbol{\epsilon}}^{\mathrm{T}}\right)\boldsymbol{\omega}$$

$$\leq \frac{\gamma k_{PR}}{4}\left(\frac{\|\tilde{\boldsymbol{f}}\|^{2}}{\alpha_{4}} + \alpha_{4}\|\boldsymbol{h}\hat{\boldsymbol{\epsilon}}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{\omega}\|^{2}\right)$$

$$\leq \frac{\gamma k_{PR}}{4}\left(\frac{\|\tilde{\boldsymbol{f}}\|^{2}}{\alpha_{4}} + \alpha_{4}\|\boldsymbol{\omega}\|^{2}\right)$$

$$\leq \frac{\gamma k_{PR}}{4}\left(\tilde{\boldsymbol{w}}^{\mathrm{T}}\begin{bmatrix}\frac{1}{\alpha_{4}}\boldsymbol{I}_{3\times3} & \boldsymbol{0}_{3\times3}\\ \boldsymbol{0}_{3\times3} & \boldsymbol{0}_{3\times3}\end{bmatrix}\tilde{\boldsymbol{\omega}} + \boldsymbol{\nu}^{\mathrm{T}}\begin{bmatrix}\alpha_{4}\boldsymbol{I}_{3\times3} & \boldsymbol{0}_{3\times3}\\ \boldsymbol{0}_{3\times3} & \boldsymbol{0}_{3\times3}\end{bmatrix}\boldsymbol{\nu}\right)$$

$$\leq \tilde{\boldsymbol{w}}^{\mathrm{T}}\begin{bmatrix}\frac{\gamma}{4\alpha_{4}}\boldsymbol{K}_{PR} & \boldsymbol{0}_{3\times3}\\ \boldsymbol{0}_{3\times3} & \boldsymbol{0}_{3\times3}\end{bmatrix}\tilde{\boldsymbol{\omega}} + \boldsymbol{\nu}^{\mathrm{T}}\begin{bmatrix}\frac{\alpha_{4}\gamma}{4}\boldsymbol{K}_{PR} & \boldsymbol{0}_{3\times3}\\ \boldsymbol{0}_{3\times3} & \boldsymbol{0}_{3\times3}\end{bmatrix}\boldsymbol{\nu} \quad (C.10)$$

$$\frac{k_{PR}}{2k_{IR}} \mathbf{s}^{\mathrm{T}} \mathbf{\Lambda} \mathbf{K}_{I} \mathbf{H}(\hat{\mathbf{\epsilon}}) \mathbf{\nu} = \frac{\rho}{2} \mathbf{s}^{\mathrm{T}} \begin{bmatrix} \mathbf{h} \hat{\mathbf{\epsilon}}^{\mathrm{T}} & \mathbf{0}_{3\times3} \\ \mathbf{0}_{3\times3} & \mathbf{0}_{3\times3} \end{bmatrix} \mathbf{\nu} \\
= \frac{\rho}{2} \mathbf{s}^{\mathrm{T}} \left(\mathbf{h} \hat{\mathbf{\epsilon}}^{\mathrm{T}} \right) \mathbf{\omega} \text{ der } \mathbf{s}^{\mathrm{T}} = \begin{bmatrix} \mathbf{s}_{1}^{\mathrm{T}} & \mathbf{s}_{2}^{\mathrm{T}} \end{bmatrix} \\
\leq \frac{\rho}{4} \left(\frac{\|\mathbf{s}_{1}\|^{2}}{\alpha_{5}} + \alpha_{5} \|\mathbf{h} \hat{\mathbf{\epsilon}}^{\mathrm{T}} \mathbf{\omega}\|^{2} \right) \\
\leq \frac{\rho}{4} \left(\frac{\|\mathbf{s}_{1}\|^{2}}{\alpha_{5}} + \alpha_{5} \|\mathbf{\omega}\|^{2} \right) \\
\leq \frac{\rho}{4} \left(\mathbf{s}^{\mathrm{T}} \begin{bmatrix} \frac{1}{\alpha_{5}} \mathbf{I}_{3\times3} & \mathbf{0}_{3\times3} \\ \mathbf{0}_{3\times3} & \mathbf{0}_{3\times3} \end{bmatrix} \mathbf{s} + \mathbf{\nu}^{\mathrm{T}} \begin{bmatrix} \alpha_{5} \mathbf{I}_{3\times3} & \mathbf{0}_{3\times3} \\ \mathbf{0}_{3\times3} & \mathbf{0}_{3\times3} \end{bmatrix} \mathbf{\nu} \right) \\
\leq \mathbf{s}^{\mathrm{T}} \begin{bmatrix} \frac{\rho}{4\alpha_{5}} \mathbf{K}_{PR} & \mathbf{0}_{3\times3} \\ \mathbf{0}_{3\times3} & \mathbf{0}_{3\times3} \end{bmatrix} \mathbf{s} + \mathbf{\nu}^{\mathrm{T}} \begin{bmatrix} \frac{\alpha_{5}\rho}{4} \mathbf{K}_{PR} & \mathbf{0}_{3\times3} \\ \mathbf{0}_{3\times3} & \mathbf{0}_{3\times3} \end{bmatrix} \mathbf{\nu} \quad (C.11)$$