# UNIK 4490 - Obligatorisk oppgave 1

### David Kolden, davidko

#### 7. oktober 2017

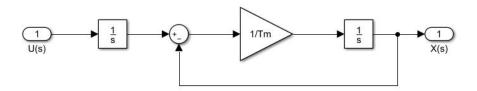
### 1

#### 1.a

Finner poler ved å løse  $s(1+T_Ms)=0$  som gir polene s=0 og  $s=-\frac{1}{T_M}$ . Systemet er stabilt for alle positive verdier av  $T_M$ .

#### **1.**b

Figur 1 viser blokkskjema for  $\frac{X(s)}{U(s)} = H(s) = \frac{1}{s(1+T_Ms)}$ 



Figur 1: Blokkskjema for H(s)

#### 1.c

H(s) har to poler og er derfor et andreordens system.

Setter 
$$U(s) = K(1+T_Ds)E(s)$$
,  $E(s) = R(s)-X(s)$ ,  $U(s) = K(1+T_Ds)(R(s)-X(s))$  sammen med  $H(s)$ :

$$X(s) = H(s)U(s) = H(s)K(1 + T_D s)(R(s) - X(s))$$

$$X(s) = H(s)K(1 + T_D s)R(s) - H(s)K(1 + T_D s)X(s)$$

$$X(s)(1 + H(s)K(1 + T_D s)) = H(s)K(1 + T_D s)R(s)$$

$$\frac{X(s)}{R(s)} = H_C(s) = \frac{H(s)K(1 + T_D s)}{1 + H(s)K(1 + T_D s)}$$

$$H_C(s) = \frac{K(1 + T_D s)}{\frac{1}{H(s)} + K(1 + T_D s)}$$

Setter inn for H(s):

$$H_C(s) = \frac{K(1 + T_D s)}{s(1 + T_M s) + K(1 + T_D s)}$$

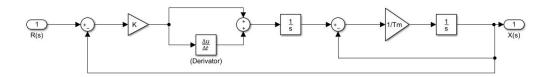
$$H_C(s) = \frac{K(1 + T_D s)}{s^2 T_M + s + K T_D s + K}$$

$$H_C(s) = \frac{(1 + T_D s)}{s^2 \frac{T_M}{K} + s(\frac{1}{K} + T_D) + 1}$$

Ser at systemet med kontroller fortsatt er et andreordens system.

#### **1.d**

Figur to viser blokkskjema for systemet med kontroller  $(H_C(s))$ 



Figur 2: Blokkskjema for  $H_C(s)$ 

#### 1.e

 $H_C(s)$  har ett nullpunkt og to poler. Nullpunktet finnes ved å sette telleren i  $H_C(s)$  til null, mens man finner polene ved å sette nevneren til null. Polene kan dermed finnes med uttrykket

$$s = \frac{-(\frac{1}{K} + T_D) \pm \sqrt{(\frac{1}{K} + T_D)^2 - 4\frac{T_M}{K}}}{2\frac{T_M}{K}}$$

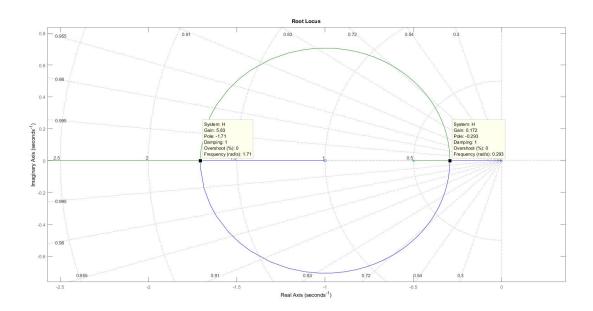
mens nullpunktene finnes med uttrykket

$$s = -\frac{1}{T_D}$$

Ved å sette inn for  $T_M=2$  og  $T_D=1$  får vi til slutt et nullpunkt i s=-1 og to poler i

$$s = \frac{-(\frac{1}{K} + 1) \pm \sqrt{(\frac{1}{K} + 1)^2 - 4\frac{2}{K}}}{2\frac{2}{K}} = \frac{-(1 + K)}{4} \pm \frac{\sqrt{(1 + K)^2 - 8K}}{4}$$

Realdelen til polene vil være negative for alle K>0. Systemet er derfor asymptotisk stabilt for alle K>0. Polene vil ha en imaginærdel for 5.83>K>0.17. Da er systemet underdempet ettersom  $0<\zeta<1$ , og vil derfor overskyte og svinge seg inn mot settpunkt. Dempningsfaktoren  $\zeta$  gis som  $\frac{1+KT_D}{2\sqrt{TMK}}=\frac{1+K}{2\sqrt{2K}}$ , og den udempede resonansfrekvensen gis av  $\sqrt{\frac{K}{T_M}}=\sqrt{\frac{K}{2}}$ .



Figur 3: Locusplot av  $H_C$ 

2

Et system kan verifiseres som stabilt for en kandidatfunksjon V(x,y) hvis

- V(x,y) > 0  $\forall x \neq 0, y \neq 0$
- V(x,y) = 0 x = y = 0
- $V(x,y) \to \infty$   $x \to \infty, y \to \infty$
- $\dot{V}(x,y) < 0$

Med en kandidatfunksjon

$$V(x,y) = x^2 + y^2$$

ser vi at kravene fra første, andre og tredje punkt er godkjente ettersom begge uttrykkene er kvadratiske.

Med systemet

$$\dot{x} = -y - x^3$$

$$\dot{y} = x - y^3$$

kan systemet verifiseres ved å finne  $\dot{V}(x,y)$ .

$$\dot{V}(x,y) = 2x\dot{x} + 2y\dot{y}$$

$$\dot{V}(x,y) = 2x(-y - x^3) + 2y(x - y^3)$$

$$\dot{V}(x,y) = -2xy - 2x^4 + 2xy - 2y^4$$

$$\dot{V}(x,y) = -x^4 - y^4$$

Vi ser at  $\dot{V}(x,y)$  er godkjent i forhold til det siste kravet ettersom  $x^4$  og  $y^4$  ikke kan bli negative.

3

#### 3.a

En PD-kontroller med gravitasjonskompensasjon består av et proporsjonalledd, et derivatledd og et ledd som kompenserer for gravitasjonskreftene på manipulatoren. Proporsjonalleddet forsterker avviket mellom ønsket leddposisjon  $q_d$  og faktisk leddposisjon q. Derivatleddet forsterker leddhastighetene til manipulatoren og trekker det fra pådraget. Gravitasjonskreftene forandrer seg som funksjon av leddposisjonene. Det fulle uttrykket for kontrolleren er

$$u = K_P(q_d - q) - K_D \dot{q} + g(q)$$

hvor

$$\bullet \ K_P = \begin{bmatrix} k_{p1} & 0 \\ 0 & k_{p2} \end{bmatrix}$$

$$\bullet \ K_D = \begin{bmatrix} k_{d1} & 0 \\ 0 & k_{d2} \end{bmatrix}$$

$$\bullet \ q_d = \begin{bmatrix} \vartheta_{d1} \\ \vartheta_{d2} \end{bmatrix}$$

$$\bullet \ q = \begin{bmatrix} \vartheta_1 \\ \vartheta_2 \end{bmatrix}$$

$$\bullet \ \dot{q} = \begin{bmatrix} \dot{\vartheta_1} \\ \dot{\vartheta_2} \end{bmatrix}$$

• 
$$g(q) = \begin{bmatrix} (m_{l1}l_1 + m_{m2}a_1 + m_{l2}a_1)gcos(\vartheta_1) + m_{l2}l_2gcos(\vartheta_1 + \vartheta_2) \\ m_{l2}l_2gcos(\vartheta_1 + \vartheta_2) \end{bmatrix}$$

hvor

 $-m_{l1}=50$  kg og er massen til  $link_1$ .

 $-m_{l2} = 50 \text{ kg og er massen til } link_2.$ 

 $-m_{m2}=5$  kg og er massen til  $motor_2$ .

 $-\ l_1=0.5\ \mathrm{m}$ og er avstanden fra starten av  $link_1$  til  $link_1$ s tyngdepunkt.

 $-\ l_2 = 0.5 \ \mathrm{m}$ og er avstanden fra starten av  $link_2$  til  $link_2$ s tyngdepunkt.

 $-a_1 = 1$  m og er lengden til  $link_1$ .

 $-a_2 = 1$  m og er lengden til  $link_2$ .

 $- \vartheta_1$  er vinkelen til  $ledd_1$ .

 $-\vartheta_2$  er vinkelen til  $ledd_2$ .

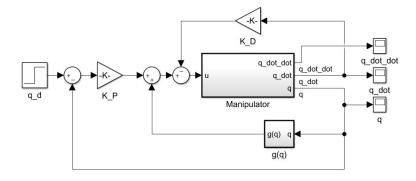
 $-q = 9.81 \ m/s^2.$ 

Dette gir følgende uttrykk for pådraget u:

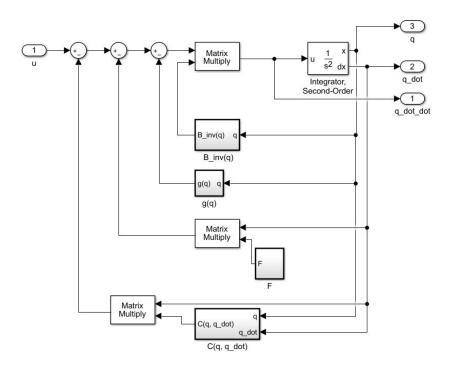
$$u = \begin{bmatrix} k_{p1} & 0 \\ 0 & k_{p2} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \vartheta_{d1} - \vartheta_1 \\ \vartheta_{d2} - \vartheta_2 \end{bmatrix} - \begin{bmatrix} k_{d1} & 0 \\ 0 & k_{d2} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \dot{\vartheta}_1 \\ \dot{\vartheta}_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} (m_{l1}l_1 + m_{m2}a_1 + m_{l2}a_1)gcos(\vartheta_1) + m_{l2}l_2gcos(\vartheta_1 + \vartheta_2) \\ m_{l2}l_2gcos(\vartheta_1 + \vartheta_2) \end{bmatrix}$$

#### **3.**b

Blokkskjema for kontroller og manipulator gis i figur 4 og figur 5.



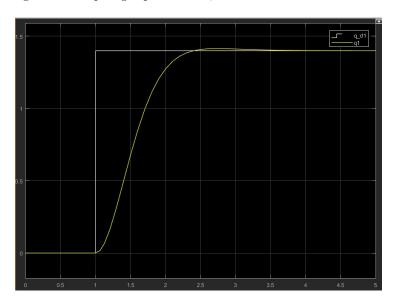
Figur 4: Blokkskjema for PD-kontroller med gravitasjonskompensasjon



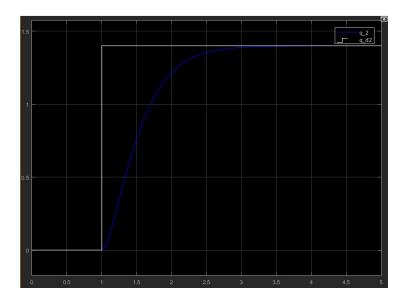
Figur 5: Blokkskjema for maniplator. Matrisen B er funksjon av q, C er funksjon av q og  $\dot{q}$ , mens vektoren g er funksjon av q.

# 3.c

 $K_P$  og  $K_D$  ble satt til 2400I og 1300I. Figur 6 viser sprangrespons for  $\vartheta_1$ ,  $ledd_1$ , figur 7 viser sprangrespons for  $\vartheta_2$ ,  $ledd_2$ .



Figur 6: Plot av  $\vartheta_1$ s (gult) respons på spranget i  $\vartheta_{d1}$  (hvitt).



Figur 7: Plot av  $\vartheta_2 {\bf s}$  (blått) respons på spranget i  $\vartheta_{d2}$  (hvitt).

#### 3.d

Med invers dynamikkontroll vil vi ha et pådrag u slik at

$$u = B(q)y + n(q, \dot{q})$$

hvor  $n(q,\dot{q})=C(q,\dot{q})\dot{q}+F_v\dot{q}+g(q).$  Målet er å ende opp med  $y=\ddot{q}.$ 

Representerer y med

$$y = -K_P q - K_D \dot{q} + r$$

og setter

$$r = \ddot{q}_d + K_D \dot{q}_d + K_P q_d$$

Setter representasjonen av r inn i y og får

$$y = \ddot{q_d} + K_D \dot{\tilde{q}} + K_P \tilde{q}$$

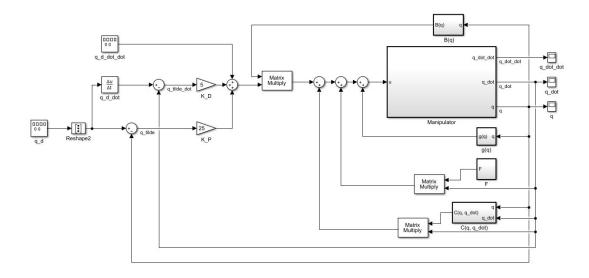
hvor  $\tilde{q} = q_d - q$ .

Setter y inn i uttrykket for u og får

$$u = B(q)(\ddot{q}_d + K_D\dot{\tilde{q}} + K_P\tilde{q}) + C(q,\dot{q})\dot{q} + F_v\dot{q} + g(q)$$

#### **3.e**

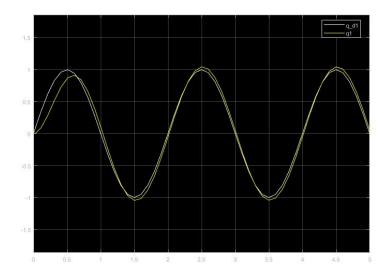
Blokkskjema for invers dynamikkontroller gis i figur 8.



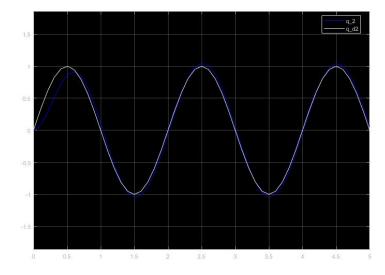
Figur 8: Blokkskjema for invers dynamikkontroller.  $q_d$  ble generert som et sinussignal, mens  $\dot{q}_d$  ble generert som den deriverte av sinus-signalet.  $\ddot{q}_d$  ble generert som eget signal på samme måte som  $q_d$ .

# **3.f**

# • For f = 0.5 Hz:

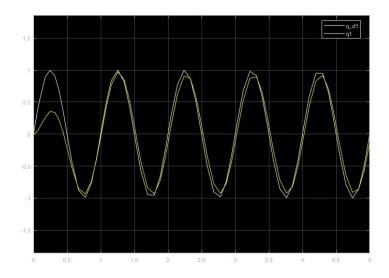


Figur 9:  $q_1$ følger pådraget relativt godt. Det er et lite avvik i oppstarten på ca 0.1.

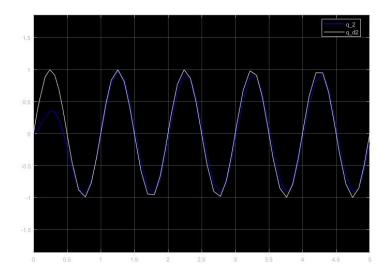


Figur 10:  $q_2$  følger pådraget på samme måte som  $q_1$ .

# • For f = 1.0 Hz:

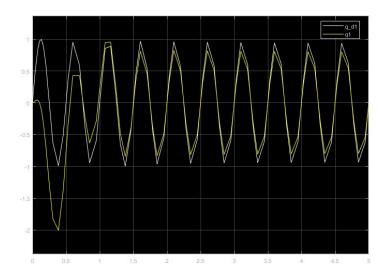


Figur 11: Ved 1,0 Hz ses det et tydeligere avvik i oppstarten. Avviket i amplituden er på ca $0.6.\,$ 

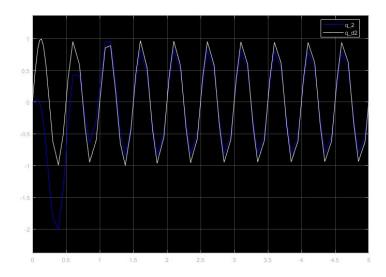


Figur 12:  $q_2$  følger pådraget på samme måte som  $q_1$ .

# • For f = 2.0 Hz:



Figur 13: Systemet får større og større avvik i oppstarten av systemet. Avviket er på ca 1.



Figur 14:  $q_2$  følger pådraget på samme måte som  $q_1$ .

Det ses at avviket øker med frekvensen i pådraget. Dempningen  $\zeta$  og den udempede resonansfrekvensen  $\omega_n$  gis av  $K_P$  og  $K_D$ :

$$K_P = \begin{bmatrix} \omega_{n1}^2 & 0 \\ 0 & \omega_{n2} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 25 & 0 \\ 0 & 25 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 5^2 & 0 \\ 0 & 5^2 \end{bmatrix}$$
$$K_D = \begin{bmatrix} 2\zeta_1\omega_{n1} & 0 \\ 0 & 2\zeta_1\omega_{n2} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 5 & 0 \\ 0 & 5 \end{bmatrix}$$

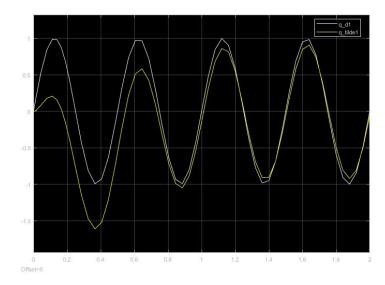
Dette gir  $\zeta_1=\zeta_2=0.5$ . Et system er underdempet når  $0<\zeta<1$ . Derfor er dette systemet underdempet.

# 3.g

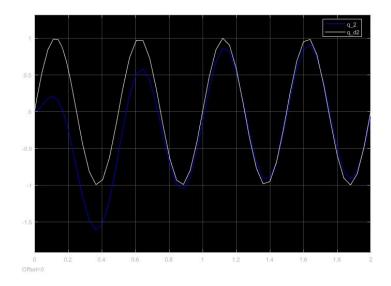
Et kritisk dempet system har  $\zeta=1.$  Da må  $K_D$  justeres:

$$K_D = \begin{bmatrix} 2\zeta_1 \omega_{n1} & 0 \\ 0 & 2\zeta_1 \omega_{n2} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 2 \cdot 1 \cdot 5 & 0 \\ 0 & 2 \cdot 1 \cdot 5 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 10 & 0 \\ 0 & 10 \end{bmatrix}$$

Figur 15 og figur 16 viser plot av simulering med nye verdier for  $K_D$ .

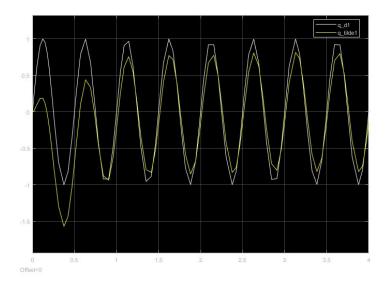


Figur 15: Responsen til  $q_1$ . Responsen er forbedret.

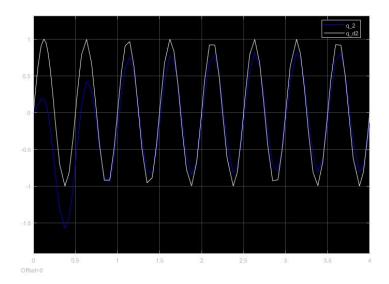


Figur 16: Viser samme result at som for  $q_1$ .

# **3.**h



Figur 17: .



Figur 18: Viser samme result at som for  $q_1$ .