

Reglerteknik Z/Kf

Kurskod: SSY 051

Tentamen 2012-05-23

Tid: 8:30-12:30,

Lokal: M-huset

Lärare: Bengt Lennartson, tel: 772 3722

Tentamen omfattar 25 poäng, där betyg tre fordrar 10 poäng, betyg fyra 15 poäng och betyg fem 20 poäng.

Tentamensresultat anslås senast den 7 juni på avdelningens anslagstavla i ED-huset våning 5. *Granskning* av rättning sker den 7 och 8 juni kl 12:30-13:00 på avdelningen.

Tillåtna hjälpmedel:

- Bodediagram (ingår längst bak i tentamenstesen).
- Matematiska och fysikaliska tabeller, t ex Beta och Physics handbook.
- Valfri kalkylator med tömt minne.
- **OBS! Tidigare formelsamling i reglerteknik är ej tillåten, endast de formelblad som ingår i tentamenstesen.**

Lycka till!

Institutionen för signaler och system
Avdelningen för reglerteknik, automation och mekatronik
Chalmers tekniska högskola



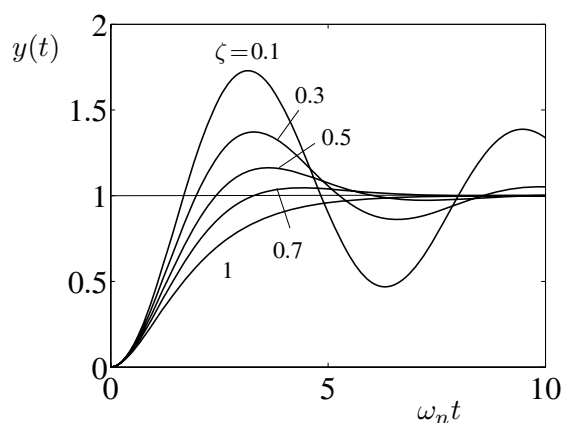
1

Relationen mellan insignalen och utsignalen för en process anges av överföringsfunktionen

$$G(s) = \frac{1}{1+s}$$

- a) Dimensionera två alternativa I-regulatorer för detta system så att det återkopplade systemet får en dämpning $\zeta = 0.5$ och 0.7 , samt uppskatta stigtiden t_r och maximala relativa översvängen M för det återkopplade systemet för de två fallen med hjälp av följande referensstegsvar.

(2 p)



- b) Bestäm överkorsningsfrekvensen ω_c och fasmarginalen φ_m för kretsöverföringen $L(s)$ för de båda regulatorerna.

(2 p)

- c) Baserat på ovanstående resultat, ange i en enkel mening samt ett enkelt matematiskt uttryck vilket approximativt samband som råder mellan

- stigtiden t_r och överkorsningsfrekvensen ω_c .
- maximala översvängen M och fasmarginalen φ_m .

(2 p)

2

2

En farthållare för ett fordon ska utvecklas.

- a) Formulera en tillståndsmodell för ett fordon där den drivande kraften från motorn är insignalen u , och där fordonets hastighet v och position p är tillståndsvariabler. Antag ett kvadratisk vindmotstånd med en proportionalitetsfaktor b . Linjärisera denna tillståndsmodell kring en hastighet v_0 , och välj följande två utsignalrelationer

1. endast positionen p mäts.
2. endast hastigheten v mäts.

(3 p)

- b) Analyseras observerbarheten för de två fallen i uppgift a) och föreslå lämplig åtgärd för det fall att tillståndsmodellen inte är observerbar.

(2 p)

3

Ett roterande system med överföringsfunktionen

$$G(s) = \frac{3}{s^2}$$

från drivande moment till vinkeln θ ska regleras. Dimensionera en PD-regulator för denna process.

- a) Bestäm PD-regulatorn för en godtycklig överkorsningsfrekvens ω_c och en önskad fasmarginal $\varphi_m = 45^\circ$.

(3 p)

- b) Ange med vilken faktor som styrsignalens känslighet för högfrekventa mätstörningar ökar då ω_c fördubblas.

(1 p)

4

Samma roterande system som i uppgift 3 ska nu i stället regleras med tillståndsåterkoppling, där det antas att både vinkeln θ och vinkelhastigheten ω återkopplas.

- a) Bestäm en tillståndsåterkoppling

$$u = -\ell_\theta \theta - \ell_\omega \omega + K_r r$$

så att det återkopplade systemets poler hamnar i en dubbelpol i $s = -\alpha$.

(2 p)

- b) Bestäm kretsöverföringen $L(s)$ och den komplementära känslighetsfunktionens högfrekvensasymptot.

(2 p)

- c) Jämför denna högfrekvensasymptot med motsvarande asymptot vid PD-reglering i föregående uppgift och kommentera de erhållna regulatorernas känslighet för högfrekventa icke-modellerade resonanser.

(1 p)

5

En tidsdiskret dödtidsprocess ska regleras med en P-regulator, där samplingsintervallet h väljs så att det motsvarar dödtidens längd.

- a) Välj P-regulatorns förstärkning så att amplitdmarginalen blir lika med 2.5, d.v.s. så att en ökning av förstärkningen med denna faktor leder till ett marginellt stabilt system.

(3 p)

- b) Bestäm kretsöverföringen $L_d(e^{j\omega h})$ och den maximala känslighetsfunktionen

$$M_S = \max_{\omega} S_d(e^{j\omega h}) = \max_{\omega} \frac{1}{1 + L_d(e^{j\omega h})}$$

(2 p)

Lösning till tentamen i Reglerteknik 2/Kf
120523 BL120524

1. a) $F(s) = \frac{K_i}{s}$ $L(s) = \frac{K_i}{s(s+1)}$

$$G_{ry}(s) = \frac{L(s)}{1+L(s)} = \frac{K_i}{s^2 + s + K_i} = \frac{\omega_n^2}{s^2 + 2\zeta\omega_n s + \omega_n^2}$$

$$\omega_n^2 = K_i, \quad 2\zeta\omega_n = 1 \Rightarrow K_i = \frac{1}{4\zeta^2} = \begin{cases} 1 & \zeta = 0.5 \\ 0.51 & \zeta = 0.7 \end{cases}$$

$$t_r = t_{y=0.9} - t_{y=0.1} = \begin{cases} 1.6 & \zeta = 0.5 \\ 3.0 & \zeta = 0.7 \end{cases}$$

$$M = \frac{y_{\max} - y(\infty)}{y(\infty)} = \begin{cases} 1.16 & \zeta = 0.5 \\ 1.05 & \zeta = 0.7 \end{cases}$$

b) $|L(j\omega_c)| = \frac{K_i}{\omega_c \sqrt{1+\omega_c^2}} = 1$

$$\omega_c^2 (1 + \omega_c^2) = K_i^2 = \frac{1}{16\zeta^4}$$

$$\omega_c^4 + \omega_c^2 - \frac{1}{16\zeta^4} = 0 \Rightarrow \omega_c = \sqrt{-\frac{1}{2} \pm \sqrt{\frac{1}{4} + \frac{1}{16\zeta^4}}}$$

$$\angle L(j\omega_c) = -90^\circ - \arctan \omega_c = -180^\circ + \phi_m$$

$$\phi_m = 90^\circ - \arctan \omega_c$$

ζ	K_i	ω_n	t_r	ω_c	M	ϕ_m	$\phi_m \cdot M$	$t_r \omega_c$
0.5	1	1	1.6	0.79	1.16	52°	60	1.26
0.7	0.51	0.71	3.0	0.46	1.05	65°	68	1.39

c) Ökad översvängning M ger minskad fasmarginall, approximativt $\phi_m \approx M/65$
 Minskad stigtid t_r ger ökat ω_c
 approximativt $t_r \approx 1.3/\omega_c$

$$2. \quad a) \quad m\dot{v} = -bv^2 + u \quad \begin{bmatrix} \dot{v} \\ \dot{p} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -\frac{b}{m}v^2 + \frac{1}{m}u \\ v \end{bmatrix}$$

$$\dot{p} = v$$

Arbetspunkt $v = v_0 \Rightarrow \dot{v}_0 = 0, \dot{p}_0 = v_0$

$$u_0 = bv_0^2$$

Linjärisering kring $v = v_0 \Rightarrow$

$$\Delta \dot{v} = \dot{v} - \dot{v}_0 = -\frac{2b}{m}v_0 \Delta v + \frac{1}{m} \Delta u$$

$$\Delta \dot{p} = \dot{p} - \dot{p}_0 = \Delta v$$

$$\begin{bmatrix} \Delta \dot{v} \\ \Delta \dot{p} \end{bmatrix} = \underbrace{\begin{bmatrix} -\frac{2b}{m}v_0 & 0 \\ 1 & 0 \end{bmatrix}}_A \begin{bmatrix} \Delta v \\ \Delta p \end{bmatrix} + \underbrace{\begin{bmatrix} \frac{1}{m} \\ 0 \end{bmatrix}}_B \Delta u$$

$$1) \Delta y = \underbrace{\begin{bmatrix} 0 & 1 \end{bmatrix}}_C \begin{bmatrix} \Delta v \\ \Delta p \end{bmatrix} \quad 2) \Delta y = \underbrace{\begin{bmatrix} 1 & 0 \end{bmatrix}}_C \begin{bmatrix} \Delta v \\ \Delta p \end{bmatrix}$$

Notera att $p = \Delta p + v_0 t$ eftersom arbetspunkten inte är en jämviktspunkt medan $v = \Delta v + v_0$

$$b) \quad 1) \quad O = \begin{bmatrix} C \\ CA \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ 1 & 0 \end{bmatrix} \quad \det O = -1 \neq 0$$

\therefore observerbart

$$2) \quad O = \begin{bmatrix} 1 & 0 \\ -\frac{2b}{m}v_0 & 0 \end{bmatrix} \quad \det O = 0$$

\therefore icke observerbart

Då endast hastigheten mäts är inte positionen observerbar. Observerbar tillståndsmodell erhålls då endast Δv ingår som tillståndsvariabel.

$$3. a) G(s) = \frac{3}{s^2} \quad F_{PD}(s) = K_p \frac{1 + sT_d}{1 + sT_d/b}$$

$$|G(j\omega_c)| = 3/\omega_c^2 \quad \angle G(j\omega_c) = -180^\circ$$

Max faslyft vid önskat $\omega_c \Rightarrow$

$$\omega_c = \sqrt{b}/T_d \quad \varphi_{max} = -180^\circ + \varphi_m - \angle G(j\omega_c)$$

$$= -180^\circ + \varphi_m - (-180^\circ) = \varphi_m = 45^\circ$$

$$b = \frac{1 + \sin 45^\circ}{1 - \sin 45^\circ} = \frac{1 + 1/\sqrt{2}}{1 - 1/\sqrt{2}} = \frac{\sqrt{2} + 1}{\sqrt{2} - 1} = 5.82$$

$$T_d = \sqrt{b}/\omega_c = 2.41/\omega_c$$

$$\sqrt{b} K_p |G(j\omega_c)| = 1 \Rightarrow K_p = \frac{1}{3/\omega_c^2 \cdot 2.41} = \frac{\omega_c^2}{7.23}$$

$$F_{PD}(s) = \frac{\omega_c^2}{7.23} \frac{1 + s \cdot 2.41/\omega_c}{1 + s \cdot 2.41/(5.82\omega_c)}$$

$$b) |G_{mu}(j\omega)| \rightarrow |F_{PD}(j\infty)| = K_p = \frac{\omega_c^2}{7.23} \text{ då } \omega \rightarrow \infty$$

Då ω_c fördubblas ökar K_p och därmed känsligheten för mätstörningar i styrsignalen med en faktor 4.

$$4. a) \begin{cases} \dot{\theta} = \omega \\ \dot{\omega} = 3u \end{cases} \quad \begin{cases} \begin{bmatrix} \dot{\theta} \\ \dot{\omega} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ 0 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \theta \\ \omega \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 \\ 3 \end{bmatrix} u \\ y = \begin{bmatrix} 1 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \theta \\ \omega \end{bmatrix} \end{cases}$$

$$u = - \begin{bmatrix} l_\theta & l_\omega \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \theta \\ \omega \end{bmatrix} + K_r \theta_r$$

$$G_{\theta_r \theta} = C (sI - A + B L_u)^{-1} B K_r =$$

$$= \begin{bmatrix} 1 & 0 \end{bmatrix} \left(\begin{bmatrix} s & -1 \\ 0 & s \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 & 0 \\ 3l_\theta & 3l_\omega \end{bmatrix} \right)^{-1} \begin{bmatrix} 0 \\ 3K_r \end{bmatrix} =$$

$$= \begin{bmatrix} 1 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} s & -1 \\ 3l_\theta & s + 3l_\omega \end{bmatrix}^{-1} \begin{bmatrix} 0 \\ 3K_r \end{bmatrix} =$$

$$= \begin{bmatrix} 1 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} s + 3l_\omega & 1 \\ -3l_\theta & s \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 0 \\ 3K_r \end{bmatrix}$$

$$\frac{3K_r}{s^2 + 3l_\omega s + 3l_\theta} = \frac{3K_r}{(s + d)^2 = s^2 + 2ds + d^2}$$

$$l_\omega = \frac{2d}{3} \quad l_\theta = \frac{d^2}{3}$$

$$G_{\theta_r \theta}(0) = 1 \Rightarrow K_r = l_\theta = \frac{d^2}{3}$$

$$b) L(s) = L_u (sI - A)^{-1} B = \begin{bmatrix} l_\theta & l_\omega \end{bmatrix} \begin{bmatrix} s & -1 \\ 0 & s \end{bmatrix}^{-1} \begin{bmatrix} 0 \\ 3 \end{bmatrix} =$$

$$= \begin{bmatrix} l_\theta & l_\omega \end{bmatrix} \frac{\begin{bmatrix} 3 \\ 3s \end{bmatrix}}{s^2} = \frac{3l_\theta + 3l_\omega s}{s^2} = \frac{d^2 + 2ds}{s^2}$$

$$T(s) = \frac{L(s)}{1 + L(s)} = \frac{d^2 + 2ds}{s^2 + 2ds + d^2} = \frac{2d(s + d/2)}{(s + d)^2}$$

c) $T(s) \approx L(s)$ för stora s

Tillståndsåterkoppling:

$$L(s) \approx \frac{2d}{s} \text{ för stora } s$$

$$\text{PD-regulator: } L(s) = G(s) F_{PD}(s) = \\ = \frac{3}{s^2} bK_p \text{ för stora } s$$

Eftersom PD-regulation har $[-2]$ (otving jämfört med tillståndsåterkopplingens mindre dämpning $[-1]$) så är den senare mer känslig för hög-frekventa resonanser jämf robust

$$\text{stabilitet då } |T| < \frac{1}{|\Delta_m|}$$

dvs mindre $|T|$ för stora s ger bättre robust stabilitet.

$$5. a) G(s) = e^{-sh} \quad G_d(z) = z^{-1} \quad F_d(z) = K_p$$

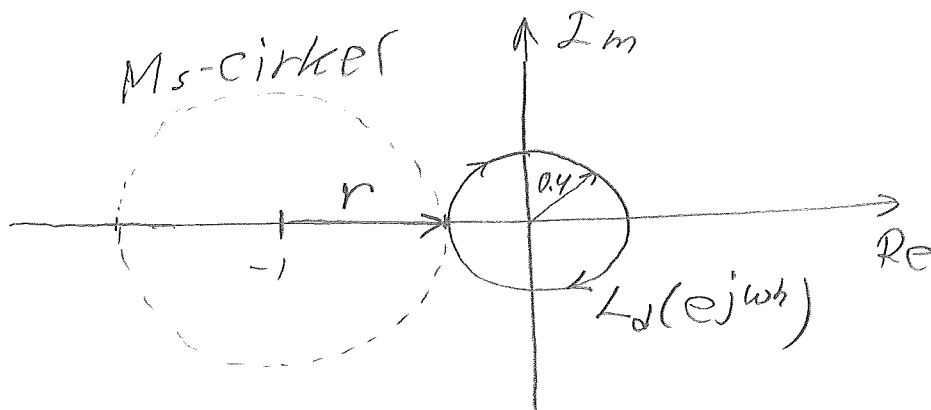
$$L_d(z) = G_d(z)F_d(z) = K_p z^{-1}$$

$$G_{ryd}(z) = \frac{L_d(z)}{1 + L_d(z)} = \frac{K_p z^{-1}}{1 + K_p z^{-1}} = \frac{K_p}{z + K_p}$$

$$z + A_m K_p = 0 \quad A_m = 2,5 \quad \text{stabilitetsgräns för } |z|=1$$

$$K_p = 0,4 \leftrightarrow z = -1$$

$$b) L_d(e^{j\omega h}) = 0,4 e^{j\omega h} = 0,4(\cos \omega h - j \sin \omega h)$$



$r = 0,6 = \frac{3}{5}$ är minsta avståndet från $L_d(e^{j\omega h})$ till punkten -1

$$M_s = \frac{1}{r} = \frac{1}{3/5} = \frac{5}{3} \approx 1,67$$