

# Reglerteknik M3

Tentamen 2004-08-18

Tid: 8:45-12:45

Lokal: V-huset

Kurskod: ERE031

Lärare: Knut Åkesson, tel 0701-749525

Tentamen omfattar 6 uppgifter med totalt 30 poäng, där betyg tre fordrar 12 poäng, betyg fyra 18 poäng och betyg fem 24 poäng. Lösningar och svar till alla uppgifter ska vara klart motiverade.

*Tentamenresultat* anslås senast den *6 september* kl 12:30 på avdelningens anslagstavla. *Granskning* av rättning sker den *6 och 7 september* kl 12:30 – 13:00 på avdelningen.

*Tillåtna hjälpmedel:*

- Formelsamlingen till Reglerteknikens grunder
- Bodediagram
- Beta och Physics handbook, TEFYMA
- Valfri kalkylator med rensat minne, ej handdator.

*Inga anteckningar är tillåtna!*

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





## 1

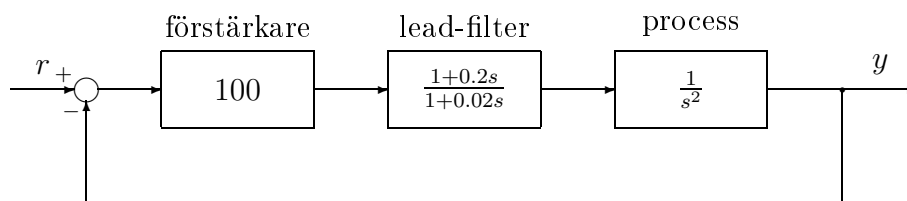
Komplementära känslighetsfunktionen  $T(s)$  för ett system ges av

$$T(s) = \frac{100}{s^2 + 13s + 100}$$

- a) Bestäm systemets kretsöverföring  $L(s)$ . (2p)
- b) Bestäm bandbredden hos  $T(s)$ . (2p)
- c) Låt kretsöverföringen vara produkten av regulatorns och processens överföringsfunktioner. Vad blir den komplementära känslighetsfunktionen om förstärkningen i regulatorn dubblas (allt annat oförändrat)? (1p)

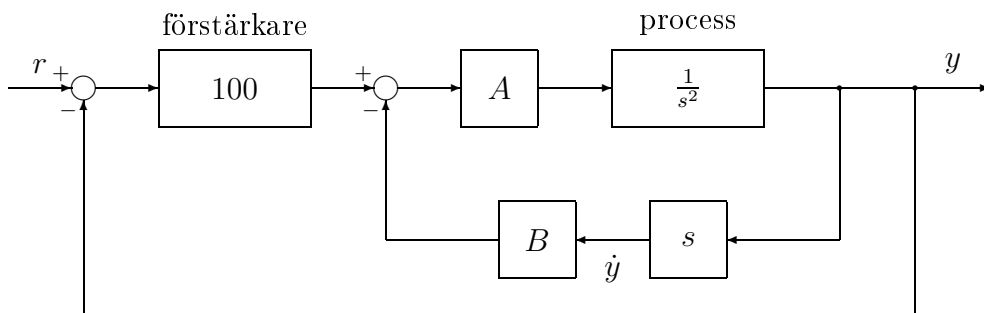
## 2

Ett lead-filter har designats för att styra en process. Ett blockschema över processen och regulatorn finns i figur 1 nedan.



Figur 1: Blockschemat med lead-filtret som regulator.

Av en händelse finns det redan två givare tillhands i processen där den ena mäter  $y(t)$  och den andra  $\dot{y}(t)$ . Vi vill utnyttja att vi direkt kan mäta  $\dot{y}(t)$  och vill därför implementera en regulator för processen enligt figur 2 nedan.



Figur 2: Blockschemat med modifierat reglersystem där vi direkt kan mäta  $\dot{y}(t)$ .

- a) Bestäm fasmarginal och överkorsningsfrekvens för systemet i figur 1. (3p)
- a) Bestäm konstanterna  $A$  och  $B$  så att systemen i figur 1 och figur 2 får samma fasmarginal och överkorsningsfrekvens. (2p)

### 3

Betrakta följande differentialekvation

$$\frac{d^2x}{dt^2} + x^3 - xu = 0$$

- a) Inför tillstånden  $x_1 = x$  och  $x_2 = \frac{dx}{dt}$  och skriv om differentialekvationen på tillståndsform. (2p)
- b) Ange samtliga stationära punkter då  $u = u_0$ . (1p)
- c) Linjärisera systemet kring jämviktpunkten  $(x_1, x_2, u)_0 = (1, 0, 1)$ . (2p)

Du har konstruerat ett aktivt stötdämparsystem för en bil. Det går ut på att ersätta fjädrarna och stötdämparna i bilen med ett hydraulservo, vilket ger lagom kraft nedåt för att hålla bilen upprätt och göra färden komfortabel. Kraften i servot regleras av en regulator, som mäter den aktuella höjden  $h$  på fjädringen och försöker hålla den konstant kring referensvärdet (som sätts till 0). Reglersystemet kan ses i figur 4. Hydraulservot beskrivs av

$$G_{\text{servo}}(s) = \frac{1}{s/10 + 1}$$

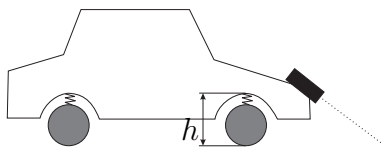
och bilen beskrivs av

$$G_{\text{bil}}(s) = \frac{1}{s + 1}.$$

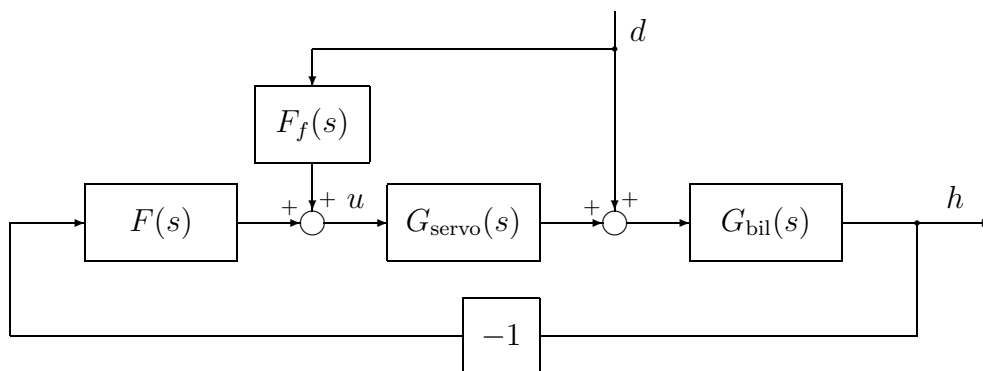
Regulatorn  $F(s)$  ges av

$$F(s) = 2\left(\frac{3}{s} + 1\right)$$

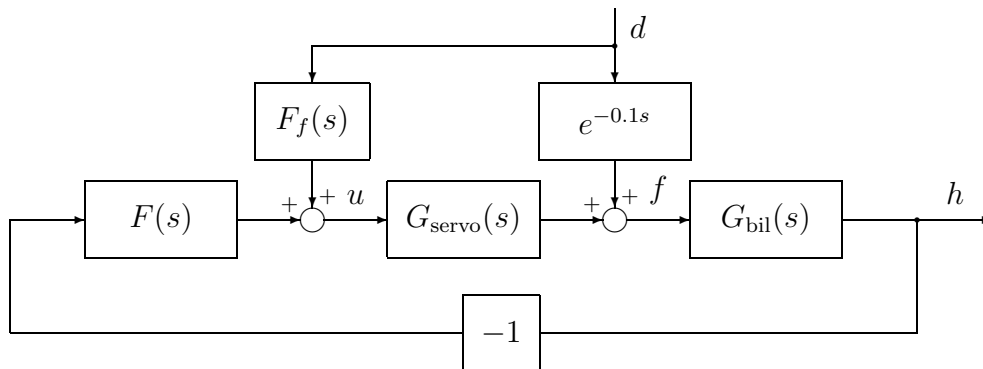
Vägens höjdförändringar kan ses som en laststörning  $d$  på processen  $G_{\text{servo}}(s)$ .



Figur 3: Bilen med det aktiva stötdämparsystemet.



Figur 4: Blockschemat för stötdämparsystemet i a) uppgiften.



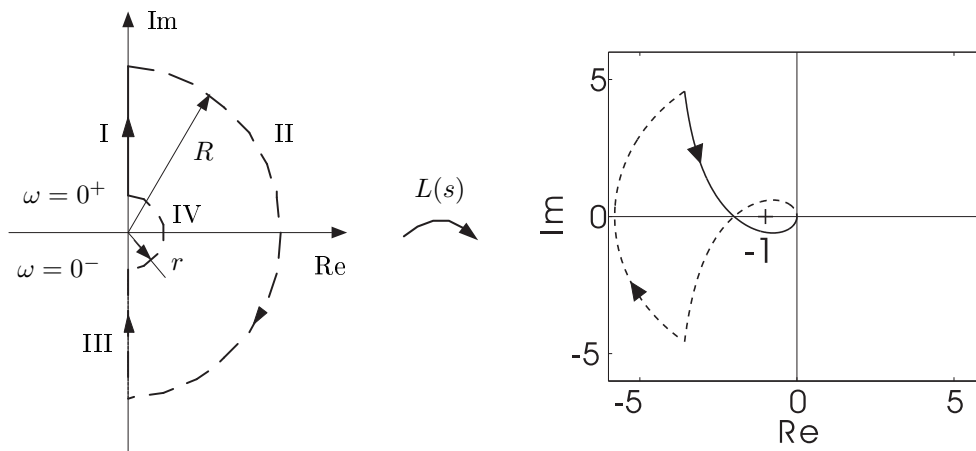
Figur 5: Det modifierade blockschemat för stöddämparsystemet med fördröjning enligt b) uppgiften.

- a) För att förbättra egenskaperna på ojämna vägar har en laseravståndsmätare installerats längst fram på bilen (se figur 3). Denna mätare gör att vi kan mäta störningen  $d$  innan den slår igenom i bilen, vilket gör att vi kan konstruera en framkoppling  $F_f(s)$ . Hur skall  $F_f(s)$  väljas för att störningen inte skall synas alls i utsignalen  $h$ ? (2p)
- b) I själva verket fungerar lasermätningen så bra att den mäter störningen  $d$  0.1 sekunder *innan* den slår igenom i bilen. Blockschemat förändras nu som i figur 5. Hur ska kompenseringen  $F_f(s)$  ändras så att störningen  $d$  återigen inte slår igenom i utsignalen  $h$ ? (1p)
- c) Antag att  $F_f(s)$  inte ändras som i b) utan förblir som i a). Varför kommer en störning med frekvensen  $\omega = \frac{\pi}{0.1}$  att påverka bilen extra mycket? (2p)

## 5

I figur 6 nedan ses till vänster Nyquists kontur som omsluter högra halvplanet då  $R \rightarrow \infty$  och  $r \rightarrow 0$ . Till höger den avbildning  $L(s)$  som erhålls då  $s$  genomlöper Nyquists kontur i medurs riktning.  $L(s)$  har en pol i strikt höger halvplan, en pol i origo samt ett nollställe i strikt vänster halvplan.  $L(s)$  återkopplas med negativ enhetsåterkoppling så att det slutna systemet blir

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



Figur 6: Till vänster Nyquists kontur och till höger avbildningen  $L(s)$  då Nyquists kontur genomlöps i medurs riktning.

Avgör om det slutna systemet är stabilt.

(3p)

## 6

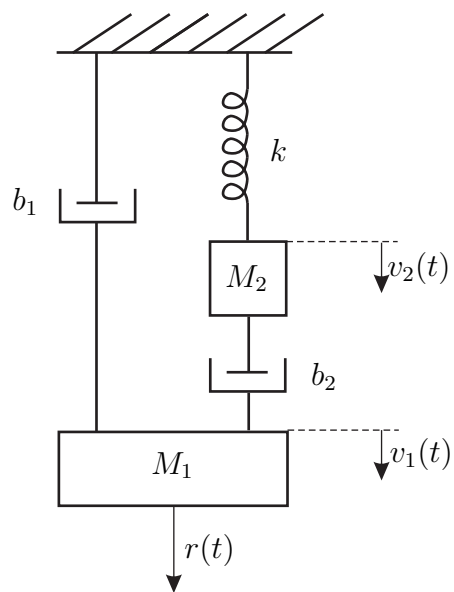
I figur 7 visas ett mekaniskt system som består av två massor  $M_1$  och  $M_2$ , två viskösa dämpare med dämpkonstaner  $b_1$  och  $b_2$ , en fjäder med fjäderkonstant  $k$  samt en pålagd kraft  $r(t)$ . I figur 7 är  $v_1$  och  $v_2$  hastigheterna för de två massorna. I figur 8 visas en elektrisk krets med en strömgenerator som genererar strömmen  $r(t)$ .  $R_1$  och  $R_2$  är två resistanser,  $C_1$  och  $C_2$  är två kapacitanser och  $L$  en induktans. I figur 8 betecknar  $v_1(t)$  och  $v_2(t)$  två spänningar. En intressant egenskap för dessa två system är att trots att de är två helt olika typer av system så har de liknande matematisk struktur.

- a) Betrakta det mekaniska systemet och bestäm överföringsfunktionen från kraften  $r$  till hastigheten  $v_1$ .

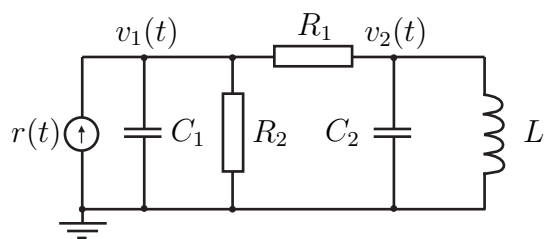
(4p)

- b) Betrakta det elektriska systemet och bestäm överföringsfunktionen från strömmen  $r$  till spänningen  $v_1$ .

(3p)



Figur 7: Ett mekaniskt system.



Figur 8: Ett elektriskt system.

**LYCKA TILL!**



$$1) a) T(s) = \frac{L(s)}{1+L(s)}, \quad L(s) = \frac{B(s)}{A(s)} \Rightarrow T(s) = \frac{B(s)}{A(s)+B(s)}$$

$$T(s) = \frac{100}{s^2+13s+100} \Rightarrow \begin{cases} B(s) = 100 \\ A(s) = s(s+13) \end{cases} \Rightarrow L(s) = \frac{100}{s(s+13)}$$

b/ bandbredden  $\omega_b$  definieras av  $\frac{|G(j\omega_b)|}{|G(j \cdot 0)|} = \frac{1}{\sqrt{2}}$

Bandbredden hos  $T(s)$  är därför det  $\omega_b$  då

$$\frac{|T(j\omega_b)|}{|T(j \cdot 0)|} = \frac{1}{\sqrt{2}} \quad T(j \cdot 0) = 1$$

$$|T(j\omega_b)| = \frac{|100|}{|- \omega_b^2 + 13j\omega_b + 100|} = \frac{100}{\sqrt{(100 - \omega_b^2)^2 + (13\omega_b)^2}}$$

$$\Rightarrow \frac{10^4}{(100 - \omega_b^2)^2 + (13\omega_b)^2} = \frac{1}{2} \Rightarrow 2 \cdot 10^4 = 10^4 - 200\omega_b^2 + \omega_b^4 + 169\omega_b^2$$

$$\Rightarrow \omega_b^4 - 31\omega_b^2 - 10^4 = 0 \Rightarrow \omega_b^2 = \frac{31 \pm \sqrt{(\frac{31}{2})^2 + 10^4}}{2} \approx 116,7$$

$$\Rightarrow \underline{\underline{\omega_b \approx 10,8}}$$

c)  $L'(s) = 2 \cdot L(s) \Rightarrow T'(s) = \frac{L'(s)}{1+L'(s)} = \frac{2L(s)}{1+2L(s)} = \frac{200}{s^2+13s+200}$

2/a)  $L(s) = \frac{100}{s^2} \frac{1+0,2s}{1+0,02s} = 100 \cdot \frac{1+\frac{s}{5}}{1+\frac{s}{50}} \cdot \frac{1}{s^2}$

$|L(j\omega_c)| = 1$ . Lös genom att rita bodediagram eller lös numeriskt.

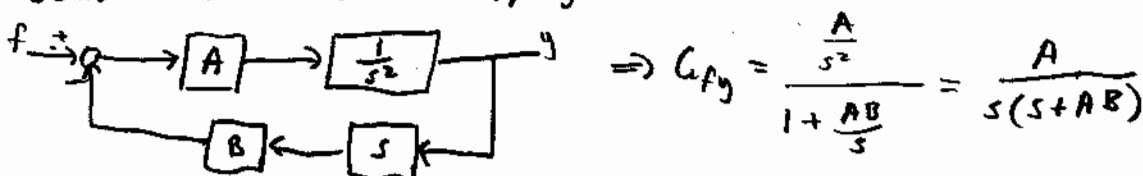
$$\Rightarrow \omega_c \approx 20$$

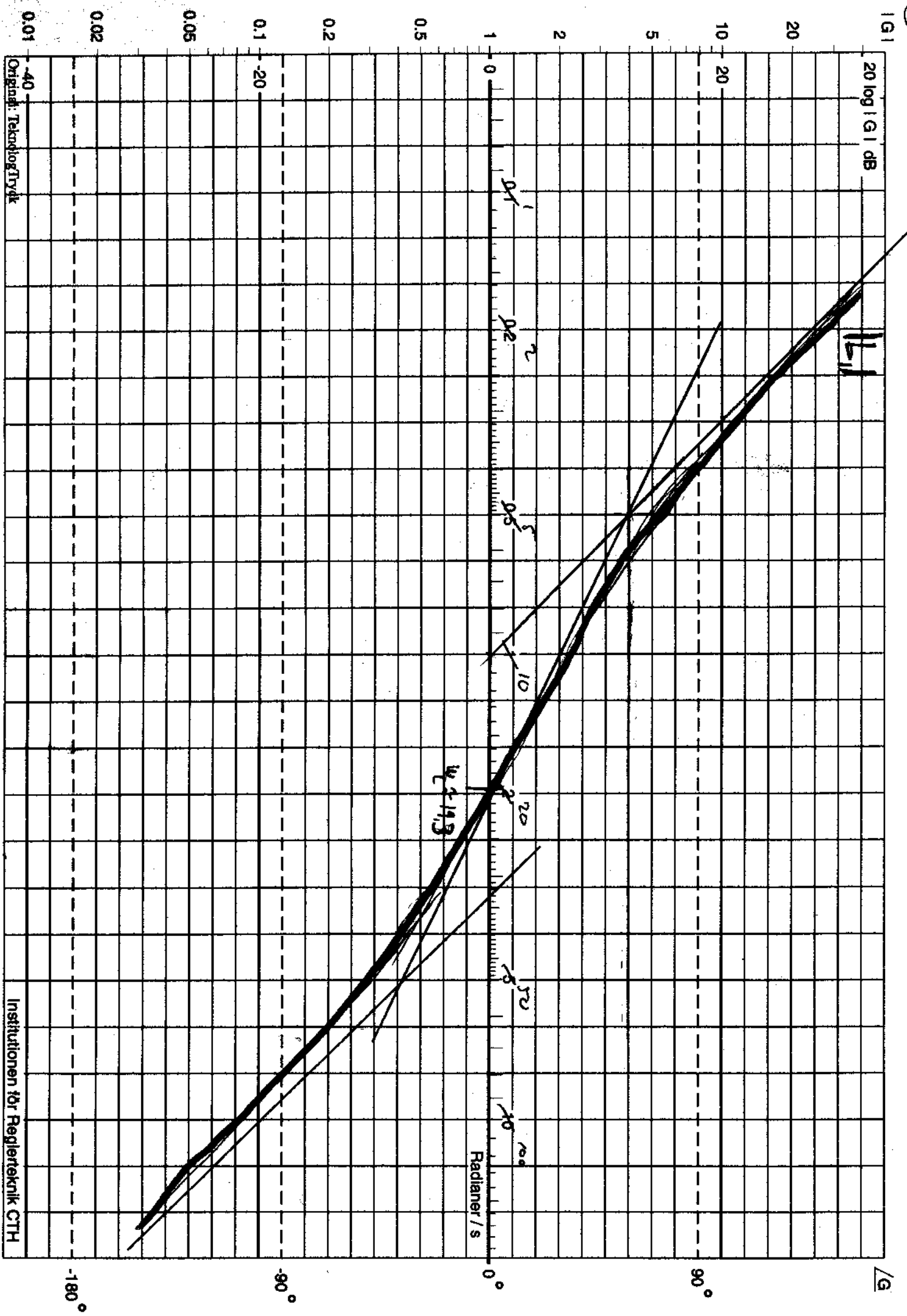
$$\arg L(j\omega_c) = -180^\circ + \arctan(0,2\omega) - \arctan(0,02\omega)$$

$$\Rightarrow \arg L(j20) = -126^\circ \Rightarrow \varphi_m = 54^\circ$$

$$\Rightarrow \underline{\underline{\begin{cases} \varphi_m = 54^\circ \\ \omega_c = 20 \end{cases}}}$$

b/ Betrakta den inre återkopplingen.





0.01

0.02

0.05

0.1

0.2

0.5

1

2

5

10

20

20

20

Original: TeknologTrykk

Institutionen för Reglerteknik CTH

$-180^\circ$

$-90^\circ$

$0^\circ$

$90^\circ$

$\angle G$

$$2b) G(s) = \frac{A}{s(s+AB)} \Rightarrow L(s) = \frac{100A}{s(s+AB)}$$

Vi ska bestämma A och B så att ( $u_c \neq 20$ )

$$\begin{cases} |L(j\omega)| = 1 \\ \arg L(j\omega) = -126^\circ \end{cases}$$

$$\arg L(j\omega) = -90^\circ - \arctan\left(\frac{\omega}{AB}\right) = -126^\circ \Rightarrow \arctan\left(\frac{\omega}{AB}\right) = 36^\circ$$

$$\Rightarrow AB = \frac{\omega}{\tan(36^\circ)} \approx \underline{\underline{27.5}}$$

$$|L(j\omega)| = \frac{100A}{\omega \sqrt{\omega^2 + AB^2}} = 0.1469A = 1 \Rightarrow \underline{\underline{A = 6.8}} \Rightarrow \underline{\underline{B = 4.04}}$$

$$3) \frac{d^2x}{dt^2} + x^3 - x \cdot u = 0$$

$$a) \begin{cases} \dot{x}_1 = \dot{x} = x_2 \equiv f_1 \\ \dot{x}_2 = \ddot{x} = x \cdot u - x^3 = x_1 \cdot u - x_1^3 \equiv f_2 \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} \dot{x}_1 = x_2 \\ \dot{x}_2 = x_1 u - x_1^3 \end{cases}$$

b/  $u = u_0$ . Bestäm stationärpunkterna. (stationärpunkt då  $\dot{x}_1 = \dot{x}_2 = 0$ )

$$\begin{cases} 0 = x_2 \\ 0 = x_1 u_0 - x_1^3 \Rightarrow x_1 = 0 \text{ eller } u_0 - x_1^2 = 0 \Rightarrow x_1 = \pm \sqrt{u_0} \end{cases}$$

Dvs vi har en stationärpunkt då  $x_2 = 0$  och  $x_1 = 0$  eller  $x_1 = \pm \sqrt{u_0}$ .

$$c) \begin{cases} \frac{\partial f_1}{\partial x_1} = 0 & \frac{\partial f_1}{\partial x_2} = 1 & \frac{\partial f_1}{\partial u} = 0 \end{cases}$$

$$\begin{cases} \frac{\partial f_2}{\partial x_1} = u - 3x_1^2 & \frac{\partial f_2}{\partial x_2} = 0 & \frac{\partial f_2}{\partial u} = x_1 \end{cases}$$

$$\left. \frac{\partial f_1}{\partial x_2} \right|_{x_0, u_0} = 1 \quad \left. \frac{\partial f_2}{\partial x_2} \right|_{x_0, u_0} = 1 - 3 = -2 \quad \frac{\partial f_2}{\partial u} = 1$$

$$\Rightarrow \begin{bmatrix} \Delta \dot{x}_1 \\ \Delta \dot{x}_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -2 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \Delta x_1 \\ \Delta x_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \end{bmatrix} u$$

$$4/a) G_{dh} = \frac{F_f(s) \cdot G_{servo}(s) + 1}{1 + F(s)G_{servo}(s)G_{b-1}(s)}$$

Vi vill att  $G_{dh} = 0 \Rightarrow F_f(s)G_{servo}(s) + 1 = 0 \Rightarrow F_f(s) = \frac{-1}{G_{servo}(s)}$

$$G_{servo}(s) = \frac{1}{s/10 + 1} \Rightarrow \underline{\underline{F_f(s) = -(s/10 + 1)}}$$

$F_f(s)$  är stabil så den är lämplig att implementera.

$$b) G_{dh} = \frac{F_f G_{servo} + e^{-0.1s}}{1 + F G_{servo} G_{b-1}} \Rightarrow \underline{\underline{F_f(s) = -e^{-0.1s} (s/10 + 1)}}$$

Gör också bra att implementera. Fast det hade inte funkat om lasern hade varit för långsam istället för för snabb.

$$c) G_{df} = -(s/10 + 1) \cdot \frac{1}{s/10 + 1} + e^{-0.1s} = -1 + e^{-0.1s}$$

$$\text{Betrakta } |G_{df}| = |-1 + e^{-0.1s}| \leq |-1| + |e^{-0.1s}| = 2$$

$$\text{För } \omega = \frac{\pi}{0.1} \text{ gäller att } |G_{df}(\frac{\pi}{0.1}j)| = |-1 + e^{-\pi i}| = 2$$

dvs vi har maximal förstärkning av störningar av denna frekvens. Den maximala förstärkningen är 2 ggr.

$$5) Z = P + N$$

$Z$ : Antalet nollställen i HHP för  $1 + L(s)$

$P$ : Antalet poler i HHP för  $L(s)$

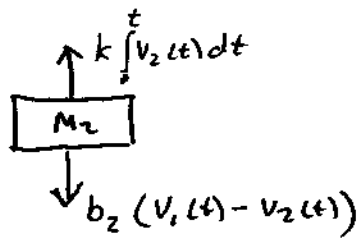
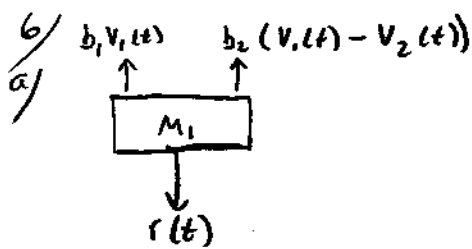
$N$ : Antalet medurs varv runt  $-1$ .

$Z$ : sökt

$P$ : givet  $-1$

$N$ : Ur figur:  $-1$

$$\Rightarrow Z = 1 - 1 = 0 \Rightarrow \text{Det återkopplade systemet saknar poler i UAP} \Rightarrow \text{stabil system.}$$



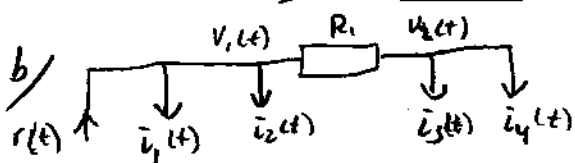
$$F = m \cdot a \Rightarrow \begin{cases} M_1 \cdot s \cdot V_1(s) = R(s) - b_1 V_1(s) - b_2 (V_1(s) - V_2(s)) & \textcircled{I} \end{cases}$$

$$\begin{cases} M_2 \cdot s \cdot V_2(s) = b_2 (V_1(s) - V_2(s)) - k \cdot \frac{V_2(s)}{s} & \textcircled{II} \end{cases}$$

Lös ut  $V_2$  ur  $\textcircled{II} \Rightarrow V_2(s) = \frac{b_2}{M_2 \cdot s + b_2 + \frac{k}{s}} \cdot V_1(s)$

Sätt in i  $\textcircled{I}$ :  $\left[ M_1 s + b_1 + b_2 - \frac{b_2^2}{M_2 s + b_2 + \frac{k}{s}} \right] \cdot V_1(s) = R(s)$

$$\Rightarrow \frac{V_1(s)}{R(s)} = \frac{M_2 s^2 + b_2 s + k}{(M_1 s + b_1 + b_2)(M_2 s^2 + b_2 s + k) - b_2^2 s}$$



$$V_2(s) = s \cdot L \cdot I_4(s) = \frac{1}{s C_2} \cdot I_3(s) \quad \textcircled{A}$$

$$I_3(s) + I_4(s) = \frac{V_1(s) - V_2(s)}{R_1} \quad \textcircled{B}$$

$$V_1(s) = \frac{1}{s C_1} I_1(s) = R_2 \cdot I_2(s) \quad \textcircled{C}$$

$$R(s) = I_1(s) + I_2(s) + I_3(s) + I_4(s) \quad \textcircled{D}$$

$$\textcircled{D} \Rightarrow R(s) = s C_1 V_1(s) + \frac{V_1(s)}{R_2} + \frac{V_1(s) - V_2(s)}{R_1}$$

$$\textcircled{A} \textcircled{B} \Rightarrow \left( s C_2 + \frac{1}{s L} \right) V_2(s) = \frac{V_1(s) - V_2(s)}{R_1} \Rightarrow V_2(s) = \frac{1}{R_1} \frac{V_1(s)}{\left( s C_2 + \frac{1}{R_1} + \frac{1}{s L} \right)}$$

$$\Rightarrow \left[ C_1 s + \frac{1}{R_1} + \frac{1}{R_2} - \frac{\left( \frac{1}{R_1} \right)^2}{C_2 s + \frac{1}{R_1} + \frac{1}{s L}} \right] V_1(s) = R(s)$$

$$\Rightarrow \frac{V_1(s)}{R(s)} = \frac{C_2 s^2 + \frac{1}{R_1} s + \frac{1}{L}}{\left( C_1 s + \frac{1}{R_1} + \frac{1}{R_2} \right) \left( C_2 s^2 + \frac{1}{R_1} s + \frac{1}{L} \right) - \left( \frac{1}{R_1} \right)^2}$$

Notera att vi har samma struktur här som i det mekaniska fallet.