

FÖRELÄSNING 8

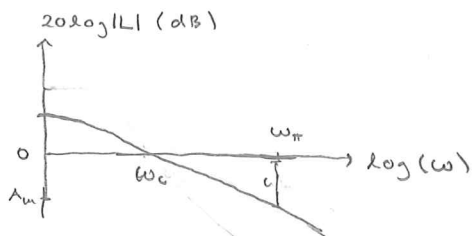
Stabilitet

| | L stabil | | L instabil | |
|------------|-----------|---------|------------|----|
| | rationell | ej | rationell | ej |
| NQ enkel | x | x | - | - |
| NQ fullst. | ändlig | oändlig | x | x |
| RH | x | - | x | - |

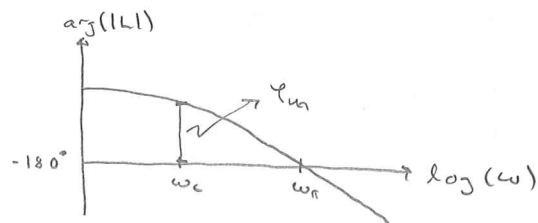
Mer om stabilitet i föreläsningsteckningar!

Bodediagram

I ett s.k. Bodediagram kan A_m och φ_m enkelt avläsas!



Avläsning på y-axel där ω_{π} skär kurvan



Korsar negativ realaxel i ω_{π}
Avstånd mellan x-axel och ω_c ger φ_m

Värden fås från Nyquistdiagram!

$$A_m \varepsilon \frac{1}{L(j\omega_{\pi})} \Rightarrow A_m^{(dB)} = \underbrace{20 \log(1)}_0 - 20 \log(|L(j\omega_{\pi})|) = 20 \log(A_m)$$

Typiskt vill man ha: $A_m \in [2, 3]$
 $\varphi_m \in [90^\circ, 60^\circ]$

beroende på hur säker man är på sin modell och på hur man vill det ä.k.s. ska bete sig!

OBS! Modellen är alltid fel! Vill ha stor marginal

Minimumfas-system

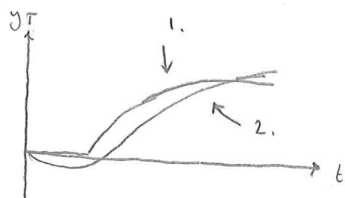
System som för en given betoppkurva (den övre i Bodediagrammet) har den minsta negativa fasvidningen.

Icke-minimumfas-system

Ej minimumfas-system!

I praktiken är minfas-system rationella ö.f.f. där alla poler och nollställen ligger i VHP.

- Icke-minfas:
1. System med dötid
 2. System med nollställen i HHP



(ex. flygplan)

1. $G = e^{-sT_d} \tilde{G}(s)$ där $\tilde{G}(s)$ är minfas

$$|G(j\omega)| = \underbrace{|e^{-sT_d}|}_{=1} |\tilde{G}(j\omega)|$$

$$\arg(G(j\omega)) = -\omega T_d + \arg(\tilde{G}(j\omega))$$

2. $G = \frac{1-sT}{1+sT} \tilde{G}(s)$

$$|G(j\omega)| = \frac{|1+(-j\omega T)|}{|1+j\omega T|^2} |\tilde{G}(j\omega)|$$

$$\begin{aligned} \arg(G(j\omega)) &= \arctan(-\omega T) - \arctan(\omega T) + \arg(\tilde{G}(j\omega)) \\ &= -2\arctan(\omega T) + \arg(\tilde{G}(j\omega)) \end{aligned}$$

ÖVNING 6

4.1.

Rita Bode för

$$a) G(s) = \frac{2(1 + \frac{s}{0,5})}{s(1 + \frac{s}{4})}$$

Bodediagram: $|G(j\omega)|_{dB} = 20 \cdot \log(|G(j\omega)|)$ beloppskurva

$\arg(G(j\omega))$ argumentkurva

Frekvensfunktioner: $G(j\omega) = \frac{2(1 + \frac{j\omega}{0,5})}{j\omega(1 + \frac{j\omega}{4})} = \frac{C_1(j\omega)C_2(j\omega)}{D_1(j\omega)D_2(j\omega)}$

Där: $C_1(j\omega) = 2$ $C_2(j\omega) = 1 + \frac{j\omega}{0,5}$

$D_1(j\omega) = j\omega$ $D_2(j\omega) = 1 + \frac{j\omega}{4}$

Varje del kan tas för sig! (Det 'finns' med Bode)

$$\Rightarrow |G(j\omega)|_{dB} = 20 \cdot \log\left(\frac{C_1 C_2}{D_1 D_2}\right) = 20(\log(C_1) + \log(C_2) - \log(D_1) - \log(D_2))$$

$$\arg(G(j\omega)) = \arg(C_1) + \arg(C_2) - \arg(D_1) - \arg(D_2)$$

$$|C_1(j\omega)|_{dB} = 20 \cdot \log(2) = 6 \text{ dB (konstant term)}$$

$$-|D_1(j\omega)|_{dB} = -20 \cdot \log(|j\omega|) = -20 \cdot \log(\omega) = -20 \text{ dB/dekad}$$

$$|C_2(j\omega)|_{dB} = 20 \log\left(1 + \frac{j\omega}{0,5}\right) = 20 \cdot \log\left(\sqrt{1 + \left(\frac{\omega}{0,5}\right)^2}\right)$$

För $\omega \ll 0,5 \Rightarrow |C_2(j\omega)|_{dB} = 20 \cdot \log(1) = 0 \text{ dB}$

För $\omega \gg 0,5 \Rightarrow |C_2(j\omega)|_{dB} = 20 \cdot \log\left(\frac{\omega}{0,5}\right) =$

$$= 20(\log(\omega) - \log(0,5))$$

$$= +20 \text{ dB/dekad} + \text{lutning}$$

$$-|D_2(j\omega)|_{dB} = -20 \log\left(1 + \left|\frac{j\omega}{4}\right|\right) = -20 \log\left(\sqrt{1 + \left(\frac{\omega}{4}\right)^2}\right)$$

$$\text{För } \omega \ll 4 \Rightarrow -20 \log(1) = 0 \text{ dB}$$

$$\text{För } \omega \gg 4 \Rightarrow -20 \log\left(\frac{\omega}{4}\right) = -20(\log(\omega) - \log(4))$$

$$= \text{lutning} - 20 \text{ dB/decad}$$

Hur kommer lutningen se ut? Summera bidrag!

$C_1(j\omega)$ och $D_1(j\omega)$ har ingen brytning-frekvens

\Rightarrow Lågfrekvensasymptot (LF) = C_1/D_1

| ω | lutning |
|--------------------|--|
| $0 < \omega < 0.5$ | -20 dB/decad (från LF) |
| $0.5 < \omega < 4$ | -20 + 20 = 0 dB/decad (från C_2 och D_1) |
| $4 < \omega$ | -20 + 20 - 20 = -20 dB/decad (från C_2 , D_1 och D_2) |

Var skär LF-asymptoten ω -axeln? (Behöver en punkt)

$$|G(j\omega)|_{LF, dB} = \left| \frac{C_1(j\omega)}{D_1(j\omega)} \right|_{dB} = 0$$

$$20 \log\left(\frac{2}{j\omega}\right) = 0 \Rightarrow \omega = 2 \text{ rad/s}$$

Till Bode: 1. LF-asymptot

2. Lutning 1

3. Lutning 2

\Rightarrow Asymptoter (men; punkter uträ 0,5 och 4 stämmer inte Bode!
 \Rightarrow kompensera)

Kompensation:

| | ω (rad/s) | Kompensationer (dB) | |
|---------------------------------------|--------------------------------|---------------------|--------------------------|
| (C_2) från 1:a ordn. term i täljare | $\frac{\omega_{b1}}{2} = 0,25$ | +1 dB | Alltid för 1:a ordn. i t |
| | $\omega_{b1} = 0,5$ | +3 dB | |
| | $2\omega_{b1} = 1$ | +1 dB | |
| (D_2) från 1:a ordn. term i nämnare | $\omega_{b2}/2 = 2$ | -1 dB | Alltid för 1:a ordn. i n |
| | $\omega_{b2} = 4$ | -3 dB | |
| | $2\omega_{b2} = 8$ | -1 dB | |

⇒ EH konjugerat diagram fas (tre vektor, en dubbelring)

Fas kurva: $\arg(G(j\omega)) = \arg\left(\frac{2(1 + \frac{j\omega}{0.5})}{j\omega(1 + \frac{j\omega}{4})}\right) = \arg(2) + \arg(1 + \frac{j\omega}{0.5}) -$

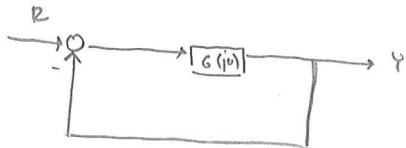
$-\arg(j\omega) - \arg(1 + \frac{j\omega}{4}) =$

$= 0^\circ + \arctan\left(\frac{\omega}{0.5}\right) - 90^\circ - \arctan\left(\frac{\omega}{4}\right)$

| ω | $\arg(G(j\omega))$ |
|----------|--------------------|
| 0 | -90° |
| 0.1 | -80° |
| 0.2 | -71° |
| 0.5 | -52° |
| 1.0 | -41° |
| 1.5 | -39° |
| 2.0 | -41° |
| 5.0 | -52° |
| 10.0 | -71° |
| ∞ | -90° |

En mta = 10°

Plotta ut!



Två parametrer av intresse:

ω_c och φ_m

$|G(j\omega)| = 1 = 0 \text{ dB}$

$\arg(G(j\omega)) = -180^\circ + \varphi_m$

ω_π och A_m

$\arg(G(j\omega)) = -180^\circ$ (självsvängnings frekvens)

$|G(j\omega)| \Rightarrow A_m = 1$

$\Rightarrow A_m = \frac{1}{|G(j\omega)|}$ (Amplitudmargin)

Bode: $\omega_c = 14 \text{ rad/s}$

$\varphi_m = 97^\circ$

luge! ω_π ! luge! självsvängnings frekvens! Blir inte instabilt

$A_m = \infty$

4.1.

a) $G(s) = \frac{80}{s^2 + 2s + 16}$

$G(j\omega) = \frac{80}{(j\omega)^2 + 2j\omega + 16} \rightarrow$ Anaragradare

$s^2 + 2s + 16$ vill stå på $1 + 2gTs + s^2T^2$

$G(s) = \frac{80}{16(\frac{s^2}{16} + \frac{2s}{16} + 1)} = \frac{5}{1 + 2 \cdot \frac{1}{4} \cdot \frac{1}{4}s + (\frac{1}{4})^2 s^2}$

$\underbrace{\hspace{1cm}}_g \quad \underbrace{\hspace{1cm}}_T \quad \underbrace{\hspace{1cm}}_{T^2}$

Brytfrekvenser: $\frac{1}{T} = 4 = \omega_b$ (rad/s)

Bestäm LF-asymptot: $|G(j\omega)|$ för $\omega \ll \omega_b$

$|G(j\omega)|_{LF, dB} = 20 \cdot \log\left(\frac{5}{1}\right) = 14$ dB

Konstant term! Inga skärningspunkt!
Beror ej av ω .

Lutningen: $\omega \gg \omega_b$

$-20 \cdot \log(\omega^2 T^2) = -20 \cdot 2 \cdot (\log(\omega) + \log(T))$
 \Rightarrow lutning = -40 dB/decad

Kompensation (klurigt!): Olika pga g!

$g = \frac{1}{4} = 0,25$

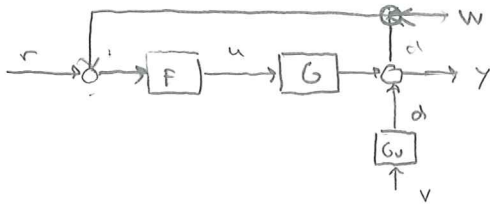
| ω_b | klomp |
|------------------|--------|
| $\omega_b/2 = 2$ | + 1 dB |
| $\omega_b = 4$ | + 6 dB |
| $2\omega_b = 8$ | + 1 dB |

Frdn diagram!

FÖRELÄSNING 9

Kvarstående fel

Exempel: uppvärmningstank från F3



$$V = T_m$$

$$u = P$$

$$G = \frac{1/pCpQ}{1 + s \frac{V}{Q}}$$

$$G_v = \frac{1}{1 + s \frac{V}{Q}}$$

$$Y(s) = T(s)R(s) + S_v(s)V(s) + T(s)W(s)$$

(OBS! T är inte temp, standard för $u \rightarrow y$)

$$\text{där } T(s) = \frac{L(s)}{1 + L(s)}$$

$$(L(s) = F(s)G(s))$$

Komplementär känslighetsfunktion

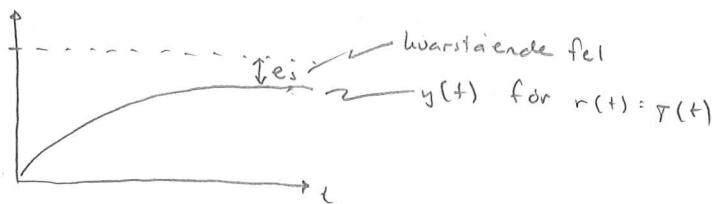
$$S_v(s) = \frac{G_v(s)}{1 + L(s)}$$

störkänslighetsfunktion

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

(mycket vanligare) känslighetsfunktion
($d \rightarrow y$)

Statisk noggrannhet (eller kvarstående fel) är t.ex:



$$e_s = \lim_{t \rightarrow \infty} e(t) = \lim_{t \rightarrow \infty} (r(t) - y(t)) = \lim_{s \rightarrow 0} (R(s) - Y(s))s$$

Pga s.v.s.

Exempel: Andrat börvärde ($r=T, v=w=0$)

$$e_s = \lim_{s \rightarrow 0} s \left(\frac{1}{s} - T(s) \frac{1}{s} \right) = 1 - T(0)$$

$\therefore T(0) = 1 \Rightarrow$ inget kvarstående fel!

OBS! Autas stabilt (därav s.v.s)

Exempel: Stegformad processtörning ($v=T, r=w=0$)

$$e_s = \lim_{s \rightarrow 0} s \left(-S_v(s) \cdot \frac{1}{s} \right) = -S_v(0)$$

$\therefore S_v(0) = 0 \Rightarrow$ inget kvarstående fel

Exempel: Stegformad mätstörning ($w=T, r=v=0$)

$$e_s = \lim_{s \rightarrow 0} s \left(-T(s) \frac{1}{s} \right) = -T(0)$$

$\therefore T(0) = 0 \Rightarrow$ inget kvarstående fel

Alltid fel om $T(0) \neq 0$

OBS! Vi ville ha $T(0) = 1!$

PID-regulator

$$u(t) = K_p e(t) + K_i \int_0^t e(\tau) d\tau + K_d \frac{de(t)}{dt}$$

\downarrow \downarrow \downarrow
Proportionell Integrerande Deriverande

$$U(s) = E(s) \underbrace{\left(K_p + \frac{K_i}{s} + K_d \cdot s \right)}_{F(s)}$$

Alternativt: $F(s) = K_p \left(1 + \frac{1}{sT_i} + sT_d \right)$

P: Lyft på tårna

I: Kompensera över tid

D: Använder att vi vet vart vi är på väg

} Exempel: slå huvudet i taflan!

P-regulator (F = K_p)

$$T(0) = \frac{K_p G(0)}{1 + K_p G(0)} \neq 1 \quad \text{om} \quad G(0) < \infty$$

$$S_v(0) = \frac{G_v(0)}{1 + K_p G(0)} \neq 0 \quad \text{om} \quad \begin{matrix} G_v(0) \neq 0 \\ G(0) < \infty \end{matrix}$$

Uppvärmningstalet: $G(0) = \frac{1}{K_p Q}$, $G_v(0) = 1$

⇒ Kvarstående fel

PI-regulator

$$F(s) = K_p + \frac{K_i}{s}$$

$$T(s) = F(s)G(s) = \frac{(K_p + \frac{K_i}{s})G(s)}{1 + (K_p + \frac{K_i}{s})G(s)} = \frac{(K_p s + K_i)G(s)}{s + (K_p s + K_i)G(s)}$$

⇒ $T(0) = \frac{K_i G(0)}{K_i G(0)} = 1$, inget kvarstående fel

$$S_v(s) = \frac{s G_v(s)}{s + (K_p s + K_i)G(s)}$$

⇒ $S_v(0) = 0$ om $\begin{matrix} G(0) \neq 0 \\ G_v(0) < \infty \end{matrix}$

Hade varit uops, varför inte alltid PI?

$$\text{Arg}(L(j\omega)) = \text{arg}\left(K_p + \frac{K_i}{j\omega}\right) + \text{arg}(G(j\omega)) =$$

$$= \text{arg}(K_p j\omega + K_i) - \text{arg}(j\omega) + \text{arg}(G(j\omega))$$

$$= \underbrace{\arctan\left(\frac{K_p}{K_i}\omega\right)}_{> 0^\circ, < 90^\circ} - 90^\circ + \text{arg}(G(j\omega))$$

(ligger i första kvadranten)

$$\leq 0^\circ$$

(vinkelbidrag)

→ flyttar sig närmare 0 → mer instabil

∴ I-verkan ⇒ normalt inget kvarstående fel, men försämrade fasmarginall

TEAM
HENDA

PID-regulator

$$F = K_p + \frac{K_i}{s} + K_d s$$

$$T(0) = \dots = 1$$

$$S_v(0) = \dots = 0$$

(samma som innan)

$$\arg(L(j\omega)) = \arg\left(K_p + \frac{K_i}{j\omega} + K_d j\omega\right) + \arg(G(j\omega))$$

$$= \arg\left(K_i - K_d \omega^2 + K_p j\omega\right) + \arg(j\omega) + \arg(G(j\omega))$$

$$> 90^\circ \text{ om } K_d > \frac{K_i}{\omega^2}$$

∴ D-verkan förbättrar fasmarginall

Sammanfattning regulator

- P: + enkel
 - dålig statisk noggrannhet (om $v = \text{konst}$, oftast $v \neq y$)
- PI: + god statisk noggrannhet (om $v = \text{konst}$, oftast $v = y$)
 - + långsamma processörningar regleras bort bra
 - försämrade stabilitetsmarginall
- D-verkan: + förbättrad stabilitet
 - + snabbare möjlig reglering
 - ökad känslighet för mätörningar

ÖVNING 7

4.2.a

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

Är det ä.k. systemet stabilt? Kan Nyquists förenklade användas?



Förenklad kan användas om inga poler i HHP!

Titta på $G(s)$ poler: $s^2 = 0 \quad s_1, s_2 = 0$

\Rightarrow Ingen pol i HHP!

Använd Nyquists förenklade!

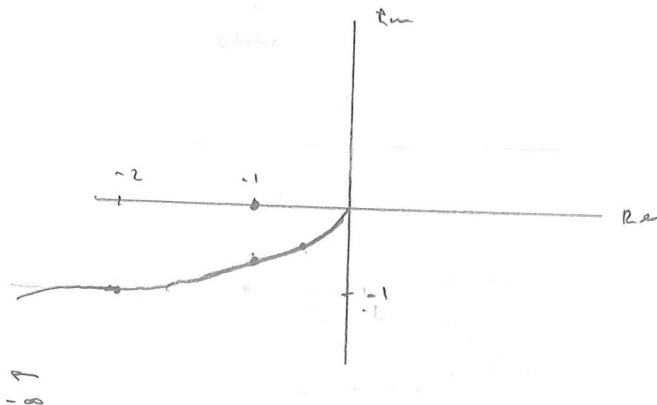
Plotta $G(j\omega)$ i komplexa talplanet:

$s = j\omega; \quad \omega = 0 \rightarrow \infty$

$$G(j\omega) = \frac{j\omega + 2}{(j\omega)^2} = -\frac{j\omega + 2}{\omega^2} = -\frac{j\omega}{\omega^2} - \frac{2}{\omega^2} = \underbrace{-\frac{j}{\omega}}_{\text{Im}(G)} - \underbrace{\frac{2}{\omega^2}}_{\text{Re}(G)}$$

Tabell över ω :

| | | | | | |
|------------|-----------|----|------------|------|----------|
| ω : | 0 | 1 | $\sqrt{2}$ | 2 | ∞ |
| Re: | $-\infty$ | -2 | -1 | -1/2 | 0 |
| Im: | $-\infty$ | -1 | -0,707 | -1/2 | 0 |



Hur förhåller sig kurvan till $\text{Re}(G(j\omega)) = -1$?

Ä.k. stabilt! Detta pga att $G(j\omega)$ skär realaxeln till höger om $(-1, j\omega)$

4.3.6

b) Rita Nyquistkurvan för

$$G(s) = \frac{2+s}{s(2-s)} \quad (\text{polynom})$$

$$s(2-s) = 0 \quad s_1 = 0, s_2 = 2 \quad \text{Polar i HHP!}$$

Kretsöverföring ej stabil! Men det d.h. sys. måste inte vara instabil!

=> Fullständiga Nyquistkriteriet!

1. $s = j\omega, \omega = 0 \rightarrow \infty$

$$G(j\omega) = \frac{2+j\omega}{j\omega(2-j\omega)} = [\text{Multiplitera med konjugat}] =$$

$$= \frac{4j\omega - 4\omega^2 - j\omega^3}{-\omega^2(4+\omega^2)} = \underbrace{\frac{4}{4+\omega^2}}_{\text{Re}} + \underbrace{\frac{\omega^2-4}{j\omega(4+\omega^2)}}_{\text{Im}}$$

$$\lim_{\omega \rightarrow 0^+} \text{Re}(G(j\omega)) = 1$$

$$\lim_{\omega \rightarrow 0^+} \text{Im}(G(j\omega)) = -\infty$$

$$\lim_{\omega \rightarrow \infty} \text{Re}(G(j\omega)) = 0$$

$$\lim_{\omega \rightarrow \infty} \text{Im}(G(j\omega)) = 0$$

| | | | | | | |
|------------|-----------|------|------------|-----|------|----------|
| ω : | 0^+ | 1 | $\sqrt{2}$ | 2 | 4 | ∞ |
| Re: | 1 | 0,8 | 0,67 | 0,5 | 0,2 | 0 |
| Im: | $-\infty$ | -0,6 | -0,24 | 0 | 0,15 | 0 |

2. $s = Re^{i\varphi}, R \rightarrow \infty, \varphi = \frac{\pi}{2} \sim -\frac{\pi}{2}$

$$G(Re^{i\varphi}) = \frac{2+Re^{i\varphi}}{Re^{i\varphi}(2-Re^{i\varphi})} = [\text{Dela med } R] = \frac{2/R + e^{i\varphi}}{e^{i\varphi}(2-Re^{i\varphi})}$$

$$R \rightarrow \infty: G(Re^{i\varphi}) = 0 \quad (\text{Hela halvinkretsen i origo})$$

3. $s = j\omega, \omega = -\infty \rightarrow 0$

$\text{Re}(G(-j\omega)) = \text{Re}(G(j\omega))$

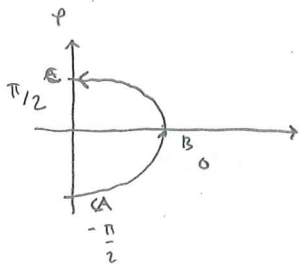
$\text{Im}(G(-j\omega)) = -\text{Im}(G(j\omega))$

Speglning av 1. i reellaxel

4. $s = re^{j\varphi}, r \rightarrow 0, \varphi = -\frac{\pi}{2} \rightarrow \frac{\pi}{2}$

$G(re^{j\varphi}) = \frac{2 + re^{j\varphi}}{re^{j\varphi}(2 - re^{j\varphi})} \rightarrow \frac{2}{2re^{j\varphi}} = \frac{1}{re^{j\varphi}}$

$\rightarrow \infty e^{-j\varphi}$ när $r \rightarrow 0$ (titta på tecken)

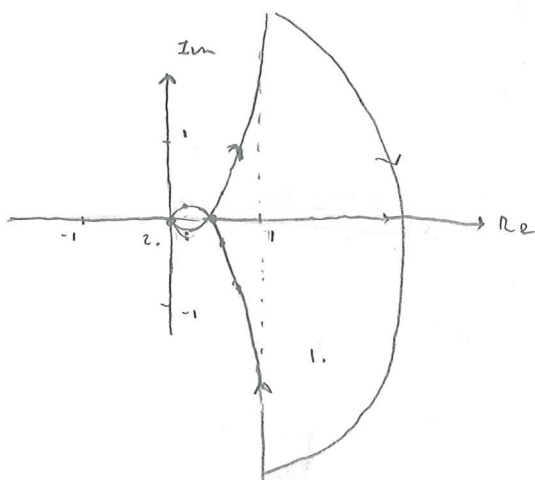


A: $\varphi = -\frac{\pi}{2} \rightarrow G(re^{j\varphi}) = \infty \cdot e^{j\frac{\pi}{2}} = \infty (\cos(\frac{\pi}{2}) + j \sin(\frac{\pi}{2})) = \infty \cdot j$

B: $\varphi = 0 \rightarrow G(re^{j\varphi}) = \infty \cdot e^{j \cdot 0} = \infty$

C: $\varphi = \frac{\pi}{2} \rightarrow G(re^{j\varphi}) = \infty \cdot e^{-j\frac{\pi}{2}} = \infty (\cos(-\frac{\pi}{2}) + j \sin(-\frac{\pi}{2})) = -j \cdot \infty$

Rita och undersök:



Stabilt i.h. sys?

Studera $Re = -1$, hur många omslingningar?

$N = 0$

Polar i HHP?

$P = 1$

$Z = N + P = 1$

För stabilitet $Z = 0 \rightarrow Z = 1 \neq 0$

Instabilt!

4.4

$$G(s) = \frac{K}{s-1} e^{-\tau s}$$

$$K = 2 \quad \tau = 0,2$$

1. $s = j\omega, \omega = 0 \rightarrow \infty$

$$G(j\omega) = \frac{2}{j\omega-1} e^{-0,2j\omega} = [\text{Förkläng med konjugat}] = \frac{2(-j\omega-1)}{(j\omega-1)(-j\omega-1)} e^{-0,2j\omega}$$

$$= \left(\frac{-2}{1+\omega^2} + \frac{j(-2\omega)}{1+\omega^2} \right) e^{-0,2j\omega}$$

$$= \left(\frac{-2}{1+\omega^2} + \frac{j(-2\omega)}{1+\omega^2} \right) \cdot (\cos(0,2\omega) - j\sin(0,2\omega))$$

$$= - \left(\frac{2\cos(0,2\omega) + 2\omega\sin(0,2\omega)}{1+\omega^2} \right) - j \left(\frac{2\omega\cos(0,2\omega) - 2\sin(0,2\omega)}{1+\omega^2} \right)$$

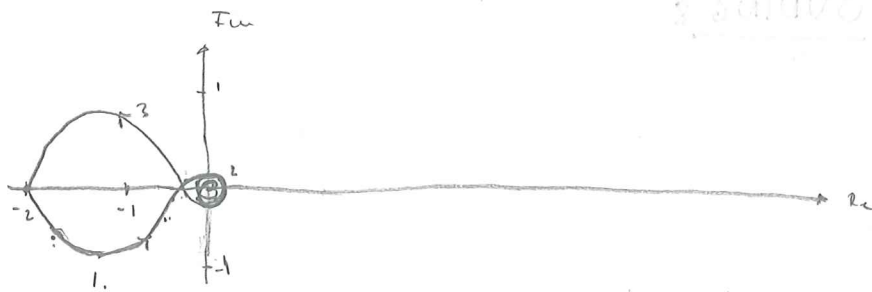
| | | | | | | | | | |
|----------|-------|-------|------|----------|------|------|-------|------|-------|
| ω | 0 | 0,5 | 1 | 2 | 3 | 5 | 8 | 20 | 25 |
| Re | -2 | -1,7 | -1,2 | -0,7 | -0,5 | -0,4 | -0,25 | 0,08 | 0,08 |
| Im | 0 | -0,6 | -0,8 | -0,6 | -0,4 | -0,1 | 0,04 | 0,06 | -0,03 |
| ω | 35 | 45 | 50 | ∞ | | | | | |
| Re | -0,04 | -0,02 | 0,02 | 0 | | | | | |
| Im | -0,04 | 0,04 | 0,03 | 0 | | | | | |

2. $s = Re^{j\varphi}, R \rightarrow \infty, \varphi = \frac{\pi}{2} \rightarrow -\frac{\pi}{2}$

$$G(Re^{j\varphi}) = \frac{2}{Re^{j\varphi}-1} e^{-0,2R e^{j\varphi}} \rightarrow 0, R \rightarrow \infty$$

3. $s = -j\omega, \omega = -\infty \rightarrow 0 \Rightarrow$ Spiegling

4. Behovs ej här! Ingen metodlad s-term i nämnaren



$$P = 1 \quad , \quad N = -1 \quad \Rightarrow \quad Z = N + P = 0 \Rightarrow \text{Stabilität!}$$

ÖVNING 8

(till labben!)

4.7. Regulator från Ziegler/Nichols (ingen given processmodell)

Självsvängning fås då $K_0 |G(j\omega_{\pi})| = 1 = 0 \text{ dB}$

$$- \arg(G(j\omega_{\pi})) = -180^\circ$$

Ur Bode: $20 \log(K_0) = 13 \text{ dB}$

$$K_0 = 10^{13/20} \text{ ggr}$$

$$\text{Periodtid: } T_0 = \frac{1}{f_0} = \frac{2\pi}{\omega_{\pi}} = \frac{2\pi}{1}$$

Glad-Ljung (s. 56): $K_a = 0,6 K_0 = 0,6 \cdot 10^{13/20}$

$$T_I = \frac{T_0}{2} = \frac{2\pi}{2} = \pi \text{ s} \quad \rightarrow \text{integrations-tid}$$

$$T_D = \frac{T_0}{8} = \frac{2\pi}{8} = \frac{\pi}{4} \text{ s} \quad \rightarrow \text{"deriveringstid"}$$

Regulator: $F_{PID} = K_a \left(1 + \frac{1}{T_I s} + \frac{T_D s}{\alpha T_I s + 1} \right)$
Inte realiserbar
→ behöver en närmare (stora variationer i d = stora styrsignaler)
Filtreningsdel

4.10. $G_p = \frac{e^{-s}}{s(s+1)}$ $G_{PD} = K \frac{(1+Ts)}{1+\beta Ts}$ så att $\varphi_m = 30^\circ$ och $\omega_c = 1 \text{ rad/s}$



Def ω_c och φ_m :

$$|L(j\omega_c)| = 1$$

$$\arg(j\omega_c) = \varphi_m - 180^\circ$$

1. Bestäm hur stort fästlyft som krävs vid önskad ω_c för att önskad φ_m ska fås, dvs beräkna $\arg(G_{PD}(j\omega_c))$

$$\arg(L(j\omega_c)) = \arg(G_{PD}(j\omega)) + \arg(G_p(j\omega_c)) = \varphi_m - 180^\circ$$

$$\arg(G_{PD}) = \varphi_m - 180^\circ = \arg(e^{-j\omega_c}) + \arg(j\omega_c) + \arg(j\omega_c + 1)$$

$$= \varphi_m - 180^\circ + \omega_c \frac{180}{\pi} + 90^\circ + \arctan(\omega_c) = 42,3^\circ$$

Kontrollera!

2. Bestäm β och τ

Placera maximala faslyftet (φ_{max}) vid önskad ω_c ($\omega_c = \frac{1}{\tau_D \sqrt{\beta}}$)

$$\rightarrow \varphi_{max} = \arg(F_{PD}(j\omega_c))$$

$$\beta \text{ ges då av: } \beta = \left(\frac{\cos(\varphi_{max})}{1 + \sin(\varphi_{max})} \right)^2 = 0,2$$

$$\tau = \frac{1}{\omega_c \sqrt{\beta}} = 2,3 \text{ s}$$

Kontrollera med MATLAB! (process-leadfilter)

3. Bestäm k så att önskad ω_c fås

$$(1) \Rightarrow |L(j\omega_c)| \cdot |G_{PD}(j\omega_c)| / |G_p(j\omega_c)| = 1$$

$$\text{PD-regulator: } |G_{PD}(j\omega_c)| = \frac{k}{\sqrt{\beta}}$$

$$\Rightarrow \text{i (1)} \Rightarrow \frac{k}{\sqrt{\beta}} |G_{PD}(j\omega_c)| = 1$$

$$k = \frac{\sqrt{\beta}}{|G_p(j\omega_c)|} = \frac{\sqrt{\beta}}{\left| \frac{e^{-j\omega_c}}{j\omega_c(j\omega_c+1)} \right|} = \sqrt{\beta} \omega_c \sqrt{\omega_c^2 + 1} =$$

$$= 0,63 = -4 \text{ dB}$$

Kontrollerades tidigare: MATLAB! stämmer!

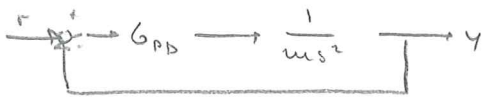
4.9. PD-regulator

N. II-lag: $F = m \cdot a$

Givet: $F = u(t)$
position för massa $y(t)$

Acceleration: $\frac{d^2}{dt^2} y(t) = a(t)$

\mathcal{L} -transform: $ms^2 y(s) = u(s) \Rightarrow Y(s) = \frac{1}{ms^2} U(s)$ processmodell!



$$G_{PD}(s) = K \frac{(1 + \tau s)}{(1 + \beta \tau s)}, \quad \varphi_{lm} = 40^\circ \quad \omega_c = 10 \text{ rad/s}$$

Def φ_{lm} och ω_c : $|L(j\omega_c)| = 1$
 $\arg(L(j\omega_c)) = \varphi_{lm} - 180^\circ$

$$\arg(G_P(j\omega)) = -\arg(j\omega)^2 = -2\arg(j\omega) = -180^\circ \text{ f\u00f6r allt!}$$

1. Fastlyft f\u00f6r $\varphi_{lm} = 40^\circ$

$$\arg(F_{PD}(j\omega_c)) = \varphi - 180 - \arg(G_P(j\omega_c)) = 40^\circ$$

2. Best\u00e4m τ och β

L\u00e5t maximala fastlyftet vara vid \u00f6nskat ω_c

$$\Rightarrow \varphi_{lmax} = \arg(F_{PD}(j\omega_c)) = 40^\circ$$

$$\beta = \left(\frac{\cos(\varphi_{lmax})}{1 + \sin(\varphi_{lmax})} \right)^2 = 0,22$$

$$\tau = \frac{1}{\omega_c \sqrt{\beta}} = 0,21$$

3. Best\u00e4m K utifr\u00e5n kravet p\u00e5 ω_c

$$K = \frac{\sqrt{\beta}}{|G_P(j\omega_c)|} = \frac{\sqrt{\beta}}{|1/m(j\omega_c)^2|} = \sqrt{\beta} m \omega_c^2$$

4.8.

$$G_P(s) = \frac{K}{s} e^{-Ls}$$

s\u00e4ker = $F_{PI}(s) = K_A \left(1 + \frac{1}{T_I s}\right)$, designad med Ziegler-Nichols metod

1. Sj\u00e4lsv\u00e4gning f\u00e5s d\u00e5: $K_0 |G(j\omega_\pi)| = 1$

$$\arg(G(j\omega_\pi)) = -180^\circ$$

$$\arg(G(j\omega_\pi)) = \arg\left(\frac{K}{j\omega_\pi}\right) + \arg(e^{-Lj\omega_\pi}) \stackrel{!}{=} -180^\circ$$

$$-90^\circ - L\omega_\pi \frac{180^\circ}{\pi} = -180^\circ$$

$$\omega_\pi = \frac{\pi}{L} \cdot \left(\frac{180 - 90}{180}\right) = \frac{\pi}{2L}$$

$$k_0 |G(j\omega_\pi)| = 1 \Rightarrow k_0 \left| \frac{k}{j\omega_\pi} e^{-Lj\omega_\pi} \right| = 1$$

$$k_0 \cdot \frac{k}{\omega_\pi} = 1 \quad k_0 = \frac{\omega_\pi}{k} \quad \text{ger självsvängning}$$

2. Periodtid på självsvängningar: $\omega_\pi = \frac{\pi}{2L} \Rightarrow T_0 = \frac{1}{f_0} = \frac{2\pi}{\omega_\pi} = 4L$

3. Regulatorparametrar enligt Z/N för PI-regulator:

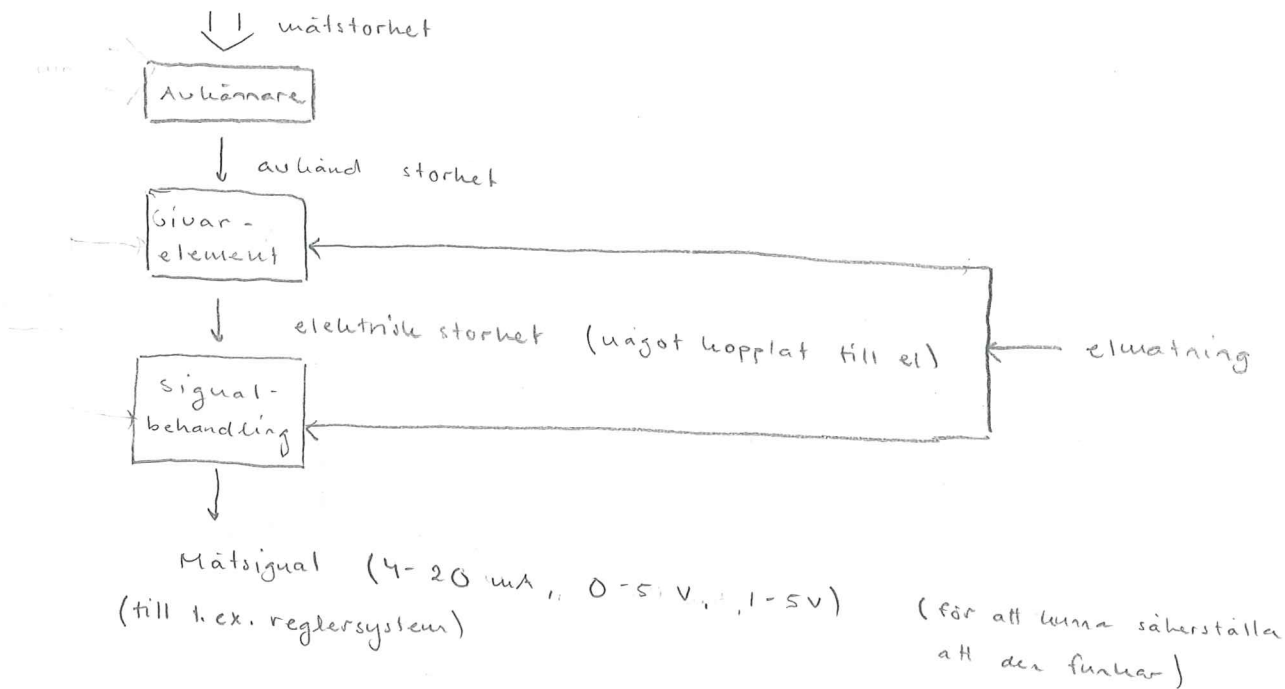
Eulig tabell: $K_A = 0,45 k_0 = \frac{0,45\pi}{2Lk}$

$$T_I = \frac{T_0}{1,2} = \frac{10L}{3}$$

Regulator: $F_{PI}(s) = \frac{0,45\pi}{2Lk} \left(1 + \frac{3}{10Ls} \right) = [\text{på Bodeform}] = \frac{0,45\pi}{2Lk} \left(\frac{\frac{10}{3}Ls + 1}{\frac{10}{3}Ls} \right)$

FÖRELÄSNING 10

Givare



Egenskaper hos givare

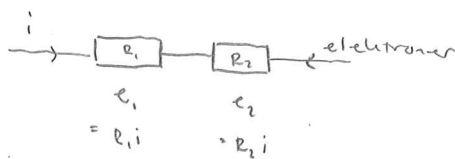
- Statiska egenskaper:
 - Känslighet (storlek på elektrisk storhet per storlek på mätstorhet)
 - Noggrannhet (varians och upplösning)
 - Linjäritet (linjära områden)
(signalbehandling kan numera ofta användas för linjärisering)
 - SNR (signal-to-noise-ratio)
- Dynamiska egenskaper:
 - Värmetransport
 - Hasttransport
 - Upplagring av massa
 - Mechanisk rörelse

- Bestäm av, t.ex.:
 - Tidskonstant (1:a ordn)
 - Dämpning (2:a ordn)
 - Iusvängningstid, med dötid
 - Stigtid, ingen dötid
 - Svarstid (T_{50}), med dötid

Mätbryggor

Används för att omvandla givarstorheter, som t.ex. kapacitans, resistans, induktans, till spänning.

Spänningsdelning:

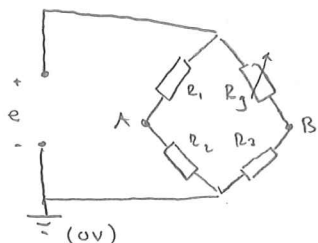


$$e = e_1 + e_2 = i(R_1 + R_2)$$

$$\Rightarrow e_1 = \frac{R_1}{R_1 + R_2} e$$

$$e_2 = \frac{R_2}{R_1 + R_2} e$$

Enkel Wheatstonebrygga



$$e_A = \frac{R_2}{R_1 + R_2} e$$

$$e_B = \frac{R_4}{R_3 + R_4} e$$

R_g kan bestämmas genom att bestämma något av de andra motstånden så att $e_A = e_B$.

I en outjämnad givare balanseras bryggan ($e_A = e_B$) nominellt (vid en given temperatur) och sedan ger $e_{AB} = e_A - e_B$ ett mått på $R_g - R_{g, \text{nom}}$ som är approximativt linjärt.

Aktiva givare

Aktiva givare ger utan spänningsmatning en elektrisk signal som funktion av den uppmätta storheten.

Ex) Termoelektriska givare (potentialdiff. mellan två sammansfogade metaller)

Ex) Piezoelektriska givare (elektriska laddningar på kristallytor som utsätts för mekaniskt tryck)

Ex) Hallgenerator (ledare utsätts för magnetfält)

Passiva givare

Passiva givare kräver elektrisk matning.

Ex) Resistiva

- Motståndstermometrar
- Trädförändringsgivare
- Termistor (halvledare)
- Potentiometer

Ex) Induktiva (förändring i magnetfält och inducerad spänning då en ledare förs in i fältet)

Ex) Kapacitiva (kapacitans i en oscillerande krets ändras)

Temperaturgivare

- Resistanstermometrar ($T \sim 5-30s$ i vatten), $T \sim 1-4$ min i luft) ($-200-850^\circ C$)
- Termoelement ($T \sim 0s-1min$) ($-200-1750^\circ C$)
- Termistor (mycket hög känslighet, dålig hållbarhet, $< 300^\circ C$)

Flödesgivare

• Tryckdifferens (rör med avsmalningsparti)
(Venturi)

• Rotor (propeller, turbin, vinghjul)

• Elektromagnetik (Faraday)

$$e = f(q)$$

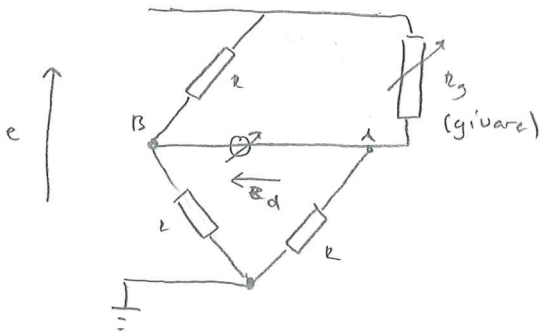
• Akustik (Dopplereffekt)

Nivågivare

- Tryck ($h = \frac{P - P_0}{\rho g}$)
- Kapacitiva / elektrostatiskt
- Eko (tidsskillnad)
- Flöthör

ÖVNING 9

10.1



Resistans $R_g = R(1+r)$

$r < 0,01$

e_d uppmätt spänning

a) Visa att e_d beror (nästan) linjärt på r

$$e_d = e_B - e_A$$

Använd spänningsdelning för att teckna A och B

$$u_n = \frac{R_n}{\sum_{i=1}^n R_i} \cdot u$$

$$e_B = \frac{R}{2R} e = \frac{1}{2} e$$

$$e_A = \frac{R}{R+R_g} e = \frac{1}{2+r} e$$

$$e_d = \left(\frac{1}{2} - \frac{1}{2+r} \right) e = \frac{r}{4+2r} e \approx \frac{r}{4} e$$

b) Tilläggningar har temperaturberoende resistans

$$R_L = R(r_{1,0} + r_t) \quad r_t < 0,00012$$

Hur stort blir mätfelet som e_d kan kalibreras bort?

$$R_g \text{ ersätts med } 2R_L + R_g = R(2r_{1,0} + 2r_t + 1+r)$$

$$e_d \approx \underbrace{\frac{r_{1,0}}{2}}_{\text{konstant}} e + \underbrace{\frac{r_t}{2}}_{\text{T-fel}} e + \underbrace{\frac{r}{4}}_{\text{önskat}} e$$

$\frac{r_t}{2} e$ kan e_d kalibreras bort

c) Tre temperaturberoende tilläggningar

Hur ser relationen mellan v och e_D ut då?

$$e_D = e_B - e_A = \frac{R}{2R + R_L} e_C - \frac{R}{R + R_L + R_D} e_C = \left(\frac{1}{2 + r_{\lambda 0} + r_e} - \frac{1}{1 + r_{\lambda 0} + r_e + 1 + r} \right) e_C$$

$$= \frac{r}{(2 + r_{\lambda 0} + r_e)(2 + r_{\lambda 0} + r_e + 1 + r)} e_C \approx \frac{r}{4} e_C$$

Bestäm e_C :

R_{tot} betecknar hela kretsens resistans

$$\frac{1}{R_{tot}} = \frac{1}{2R + R_L} + \frac{1}{R + R_L + R_D} = \frac{3R + 2R_L + R_D}{(2R + R_L)(R + R_L + R_D)}$$

$$e_C = \frac{R_{tot}}{R_{tot} + R_L} e + e \left(1 - \frac{R_L}{R_{tot} + R_L} \right) = [\text{utveckla}] =$$

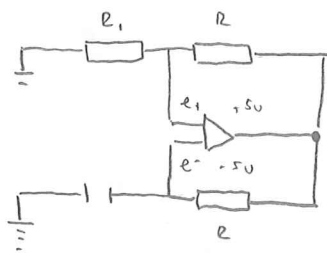
$$\approx e$$

$$\Rightarrow e_D = \frac{r}{4} e_C \approx \frac{r}{4} e$$

10.2.

Kapacitiv givare + relaxationsoscillator

Givare: $C = k y$



$$e = \begin{cases} 5V & \text{då } e_+ > e_- \\ -5V & \text{då } e_+ < e_- \end{cases}$$

$$e_+ = 5V$$

$$e_- = 0$$

a) skissa $e_+(t)$ och $e_-(t)$ för $t \geq 0$

$$\text{Kondensator: } i(t) = C \frac{de_-(t)}{dt} \rightarrow I(s) = C s E_-(s)$$

Potentialvårdning ger: $e(t) = e_c(t) + Ri(t)$

$$E(s) = E_c(s) + RCsE_c(s)$$

$$E_c(s) = \frac{1}{1 + sRC} E(s)$$

$t = 0$: $e_c = 0$ V

$e = 5$ V

$e_c = 2,5$ V

$$(e(t) = 5 \text{ V}(s), \quad E(s) = \frac{5}{s})$$

$$E_c(s) = \frac{1}{1 + sRC} \cdot \frac{5}{s}$$

$$e_c(t) = \mathcal{L}^{-1}(E_c(s)) = 5(1 - e^{-t/RC})$$

När $e_c(t_1) = 2,5$ V vid tiden t_1 då ändras e till $e = -5$ V

$$e_c(t) = 2,5 - 7,5(1 - e^{-\frac{t-t_1}{RC}})$$

När $e_c = -2,5$ V vid $t = t_2$?

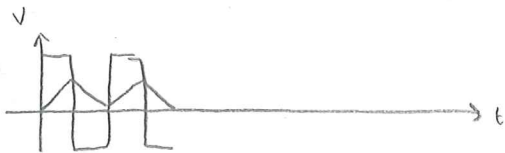
$$e_c(t) = -2,5 + 7,5(1 - e^{-(t-t_1)/RC})$$

När $e_c = 2,5$ V vid $t = t_3$:

e slår om till -5

$$e_c(t) = 2,5 - 7(1 - e^{-(t_2-t_1)/RC})$$

b) Periodtid för oscillationer



$e_c(t_2)$: precis innan släppta!

$$-2,5 = 2,5 - 7,5(1 - e^{-(t_2-t_1)/RC})$$

$$e^{-(t_2-t_1)/RC} = \frac{2,5}{7,5} = \frac{1}{3}$$

$$t_2 - t_1 = RC \ln(3)$$

Periodtid: $2(t_2 - t_1) = 2RC \ln(3)$

$$= 2RC \ln(3)$$

Matrixform:
$$\frac{d}{dt} \begin{bmatrix} C_{NH_3,b} \\ C_{NH_3,e} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -\frac{q}{V_b} - \frac{DA}{V_b} & \frac{DA}{V_b} \\ \frac{DA}{V_e} & -\frac{DA}{V_e} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} C_{NH_3,b} \\ C_{NH_3,e} \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \frac{q}{V_b} \\ 0 \end{bmatrix} C_{NH_3}^+(t-L)$$

$$l = 1,8 \text{ m} = 180 \text{ cm}$$

$$A = 1 \text{ cm}^2$$

$$q = 1 \text{ ml/s} = 60 \text{ cm}^3/\text{min}$$

$$L = \frac{180}{60} \text{ min} = 3 \text{ min}$$

$$V_b = 200 \text{ ml} = 200 \text{ cm}^3$$

$$V_e = 2 \text{ ml} = 2 \text{ cm}^3$$

$$D = 0,4 \text{ cm}^2/\text{min}$$

$$A_m = 0,5 \text{ cm}^2$$

$$\frac{d}{dt} \begin{bmatrix} C_{NH_3,b} \\ C_{NH_3,e} \end{bmatrix} = \underbrace{\begin{bmatrix} -0,201 & 0,001 \\ 0,1 & -0,1 \end{bmatrix}}_A \begin{bmatrix} C_{NH_3,b} \\ C_{NH_3,e} \end{bmatrix} + \underbrace{\begin{bmatrix} 0,3 \\ 0 \end{bmatrix}}_B C_{NH_3}(t=3)$$

Utsignal:
$$y(t) = \underbrace{[0 \quad k]}_C \begin{bmatrix} C_{NH_3,b} \\ C_{NH_3,e} \end{bmatrix}$$

$$Y(s) = C(sI - A)^{-1} B \cdot \mathcal{L}(C_{NH_3}(t-3)) \rightarrow U(s) \text{ ersätts pga tidsförskjutning}$$

Insignal till bågare

$$\mathcal{L}(C_{NH_3}(t-3)) = e^{-3s} \underbrace{C_{NH_3}(s)}_{\text{Insignal till slag}} = e^{-3s} \underbrace{U(s)}_{\text{en del av processmodellen}}$$

Öff:
$$G(s) = C(sI - A)^{-1} B e^{-3s} =$$

$$= [0 \quad k] \begin{bmatrix} s+0,301 & -0,001 \\ -0,1 & s+0,1 \end{bmatrix}^{-1} \begin{bmatrix} 0,3 \\ 0 \end{bmatrix} e^{-3s} =$$

$$= \frac{k e^{-3s} \cdot 0,03}{(s+0,301)(s+0,1) - 0,00001}$$

$$k = ?$$

Systemet är stabilt ty poler i VHP

slutvärdesatsen: $C_{NH_4}(t) = T(t) \Rightarrow C_{NH_4}(s) = \frac{1}{s}$

$$\lim_{t \rightarrow \infty} y(t) = \lim_{s \rightarrow 0} s G(s) \frac{1}{s} = \frac{K e^{-3s} \cdot 0,03}{(s+0,301)(s+0,1) - 0,00001} \cdot \frac{1}{s}$$

$$\approx \frac{0,03 K}{0,301 \cdot 0,1 - 0,00001} \approx K$$

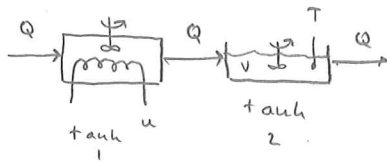
Välj $K=1$

\Rightarrow Givare som är kalibrerad och visar "rätt" koncentration

10.10

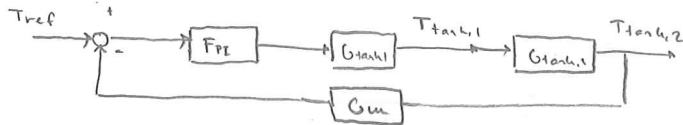
Termisk tröghet (τ)

$$T_0 \rightarrow T_1 \quad t=0 \quad T(t) = T_1 - (T_1 - T_0) e^{-t/\tau}$$



$$G_1(s) = \frac{10}{1+s}$$

Återkopplat system:



G_m (Temperaturgivare) ska väljas så att ä.k.s. uppfyller:

$$t_r < 3 \text{ min} \quad P_m > 45^\circ$$

$$\rightarrow t_r \approx \frac{1,7}{\omega_c}$$

Beskriv systemet:

$$G_{\text{tank},1} = \frac{10}{1+s}$$

$$G_{\text{tank},2}: \quad V = 2 \text{ m}^3 \\ Q = 1 \text{ m}^3/\text{min}$$

$$EB: \quad \frac{d}{dt} (V \rho C_P T_2) = Q \rho C_P (T_1 - T_2)$$

Antag ρ, V, C_P, Q konstanta!

$$\frac{d}{dt} T_2 = \frac{10}{V} (T_1 - T_2) = \frac{1}{2} (T_1 - T_2)$$

Laplace: $sT_2(s) = \frac{1}{2} (T_1(s) - T_2(s))$

$$\Rightarrow T_2(s) = \frac{1}{2s+1} T_1(s)$$

$\underbrace{\hspace{2cm}}_{G_2(s)}$

Temperaturgivare: $T_m(t) = T_i - (T_i - T_0) e^{-t/\tau}$

$$u(t) = (T_i - T_0) \sigma(t) = \Delta u(\sigma(t))$$

$$\Delta u = T_i - T_0$$

$$y(t) = K(1 - e^{-t/\tau}) \Delta u + y_0$$

$$y_0 = T_0$$

$$T_m(t) = T_0 + 1(1 - e^{-t/\tau})(T_i - T_0)$$

$$K = 1 \quad \tau = \tau$$

öf: $G_m = \frac{u}{1+\tau s} = \frac{1}{1+\tau s}$

Regulator: $F_{PI}(s)$

$$F_{PI}(s) = K_p \left(1 + \frac{1}{T_i s}\right) = \frac{K_p (sT_i + 1)}{sT_i}$$

Långsammast pol närmast origo! Villken?

Polpolynom: $G_1(s) \Rightarrow s_1 = -1$

$G_2(s) \Rightarrow s_2 = -\frac{1}{2}$

← långsammast!

$$T_i = 2$$

$$F_{PI} = \frac{K_p (2s+1)}{2s} \quad K_p = ?$$

K_p och τ : Bestäms utifrån specifikationer för a.k.s.

stigtid: $t_r \approx \frac{1.7}{\omega_c} < 3 \Rightarrow \omega_c \geq \frac{1.7}{3} \approx 0.57 \text{ rad/min}$

Fasmarginall: $\varphi_w = 180 + \arg(L(j\omega_c))$

Kretsoverföring: $L(s) = G_1 \cdot G_2 \cdot G_w = \frac{k_p(2s+1)}{2s} \cdot \frac{10}{17s} \cdot \frac{1}{2s+1} \cdot \frac{1}{1+\tau s} =$
 $= \frac{5k_p}{s(s+1)(\tau s+1)}$

$\varphi_w = 180^\circ + \arg(L(j\omega_c)) = 180^\circ - \arg(j\omega_c) - \arg(1+j\omega_c) - \arg(\tau j\omega_c+1) \approx$
 $= 180^\circ - 90^\circ - \arctan(\omega_c) - \arctan(\tau\omega_c) > 45^\circ$
 $= 90^\circ - \arctan(0,87) - \arctan(0,87\tau) > 45^\circ$

$\Rightarrow \tau < 0,48 \text{ min}$ (Detta är egentligen svaret, men vaffar)

k_p : Def: överföringsbredd

$|L(j\omega_c)| = 1$

$\left| \frac{k_p 5}{j\omega_c(j\omega_c+1)(\tau j\omega_c+1)} \right| = \frac{5k_p}{\omega_c \sqrt{\omega_c^2+1} \sqrt{(\tau\omega_c)^2+1}} = 1$

$k_p = \frac{\omega_c \sqrt{\omega_c^2+1} \sqrt{(0,48\omega_c)^2+1}}{5} = 0,136$

LABORATION 2

1.1 Mätosäkerhet

$$\pm (0,05\% + 5)$$

$$2 \cdot 0,05\% + 5 \cdot 0,0001 = \pm 1,5 \mu\text{V}$$

2. Resistansstege

$$R_1 = R_2 = 10 \text{ k}\Omega$$

$$R_3 = R_4 = 4,7 \text{ M}\Omega$$

$$U = 10 \text{ V}$$

$$R_i = 10,11 \text{ M}\Omega$$

$$R_{e,1} = 9990,01 \Omega \quad R_{e,2} = 3,2 \cdot 10^6 \Omega$$

$$U_{e1} = 5,072 \text{ V} \quad U_{e2} = 5,072 \text{ V} \quad U_{e3} = 4,105 \text{ V} \quad U_{e4} = 4,105 \text{ V}$$

Auledding till Pet:



3. Amperemeter

se handledning!