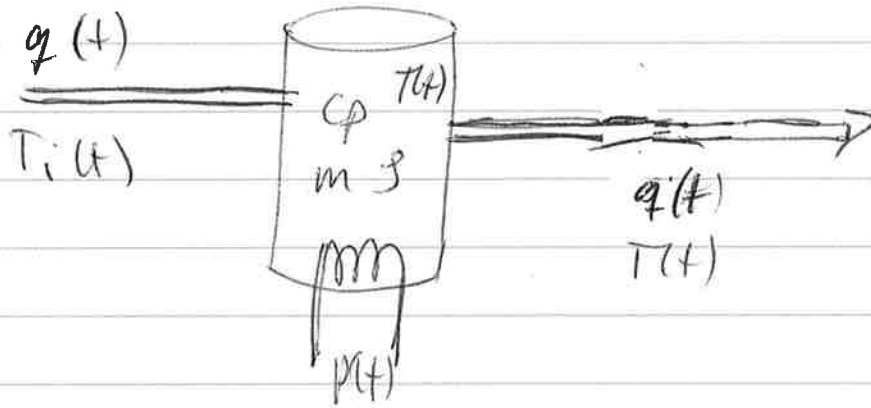


Regelb 3/12 - 2015

①



a)

$$\frac{dE}{dt} = Q_{in}(t) - Q_{out}(t)$$

$$= cp \cdot \dot{m} \cdot T_i(t) + P(t) - cp \cdot \dot{m} \cdot T(t)$$

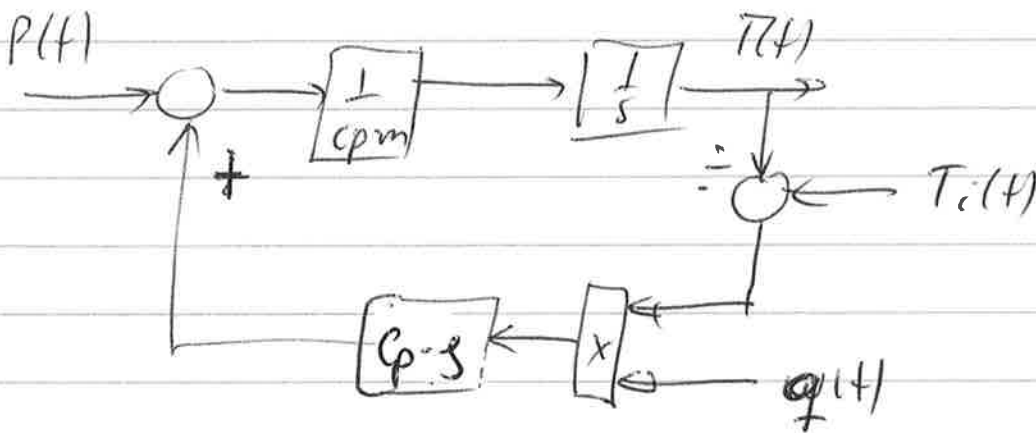
$$\dot{m} = \rho \cdot \dot{q}(t)$$

$$= P(t) + cp \cdot \rho \cdot \dot{q}(t) (T_i(t) - T(t))$$

antara $m = \rho = cp = \text{konstant}$, $E(t) = m \cdot cp \cdot T(t)$
ref. temp $\Rightarrow T_0 = 0$

$$\frac{dT(t)}{dt} = \frac{1}{mcp} (P(t) + cp \cdot \rho \cdot \dot{q}(t) (T_i(t) - T(t)))$$

b) ulinear pga produkt mellom $q(t)$ og $\dot{T}_i(t)/T(t)$.



c) må linearsee: velge arbpkt w_A , T_A og \dot{T}_{iA}

$$\Delta T(t) = \frac{\partial f}{\partial T} \Big|_A \Delta T(t) + \frac{\partial f}{\partial P} \Big|_A \Delta P(t) + \frac{\partial f}{\partial q} \Big|_A \Delta q(t) + \frac{\partial f}{\partial \dot{T}_i} \Big|_A \Delta \dot{T}_i(t)$$

$$\frac{\partial f}{\partial T} \Big|_A = - \frac{g \cdot q_A}{m} \quad \frac{\partial f}{\partial P} \Big|_A = \frac{1}{m c p} \quad \frac{\partial f}{\partial w} \Big|_A = \frac{1}{m} (T_{iA} - T_A)$$

$$\frac{\partial f}{\partial \dot{T}_i} \Big|_A = \frac{g \cdot q_A}{m}$$

③

$$c) \quad \dot{\Delta T}(t) = -\frac{\beta \cdot q_A}{m} \cdot \Delta T(t) + \frac{1}{m c_p} \Delta P(t) + \frac{1}{m} (\bar{T}_{iA} - T_A) \cdot \Delta \varphi(t) + \frac{\beta \cdot q_A}{m} \Delta T_i(t)$$

Skal finne transferfunn for $P(s)$ til $T(s)$.
Sette $\bar{T}_i(s) = \varphi(s) = 0$

Laplace gir

$$\Delta T(s) \cdot s = -\frac{\beta \cdot q_A}{m} \cdot \Delta T(s) + \frac{1}{m c_p} \Delta P(s)$$

$$\left(s + \frac{\beta \cdot q_A}{m}\right) \Delta T(s) = \frac{1}{m c_p} \Delta P(s)$$

$$H(s) = \frac{\Delta T(s)}{\Delta P(s)} = \frac{1/m c_p}{s + \frac{\beta \cdot q_A}{m}} \quad \left| \cdot \frac{m}{\beta \cdot q_A} \right.$$

$$= \frac{1}{c_p \cdot \beta \cdot q_A}$$

$$\frac{m}{\beta \cdot q_A} s + 1$$

$$K = \frac{1}{c_p \cdot \beta \cdot q_A}$$

$$T = \frac{m}{\beta \cdot q_A}$$

(4)

$$d) H_p(j\omega) = |H_p(j\omega)| \cdot e^{j \angle H_p(j\omega)}$$

$$|H_p(j\omega)| = \frac{K}{\sqrt{1 + \left(\frac{m}{s \cdot q_A}\right)^2 \cdot \omega^2}}$$

$$\angle H_p(j\omega) = -\arctan\left(\frac{m}{s \cdot q_A} \cdot \omega\right)$$

$$e) \frac{dP_H}{dA} = 0 \Rightarrow P_{A1} = 30000 \text{ W}, \quad P_{A2} = 6000 \text{ W}$$

$$f) H_{p,1}(s) = \frac{1}{4000 \cdot 1000 \cdot 0.0001} \cdot \frac{500}{1000 \cdot 0.0001} \cdot \frac{1}{s + 1}$$

muss
fürbruch

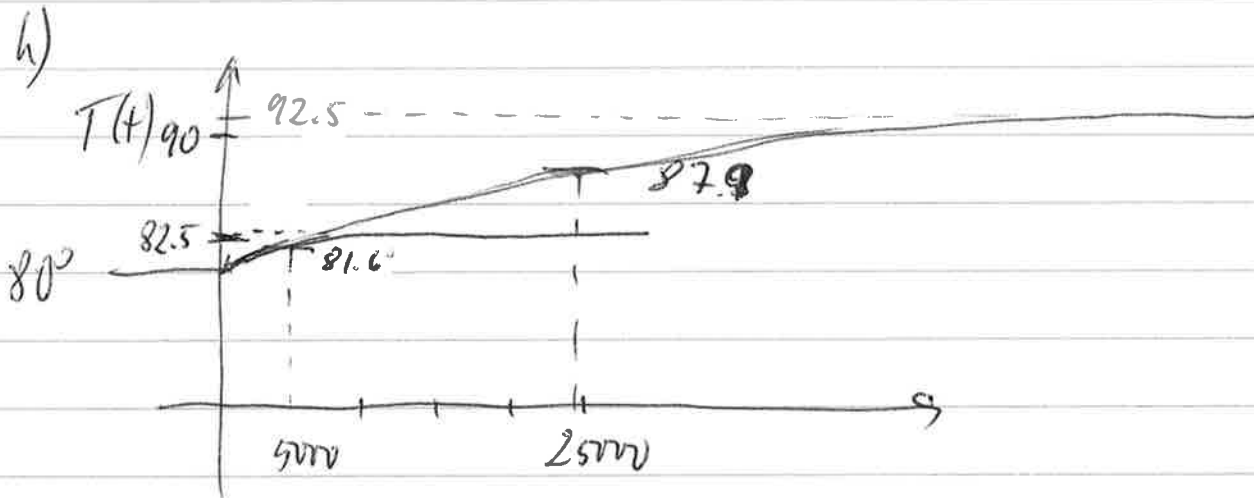
$$= \frac{2.5 \cdot 10^{-3}}{5000s + 1}$$

$$H_{p,2}(s) = \frac{1}{4000 \cdot 1000 \cdot 0.00002} \cdot \frac{500}{1000 \cdot 0.00002} \cdot \frac{1}{s + 1} = \frac{12.5 \cdot 10^{-3}}{20000s + 1}$$

ist faktoral

- g) ved høyt forbruk er forskjellen liten sammenlignet med lavt forbruk.
 Dette er fornuftig siden ^{lik} oppvarming ved forskjellig forbruk vil resultere i ~~lavere~~ lavere temp. økning ved høyt forbruk.

Tidskonstanten er mindre (raskere system) ved høyt forbruk. Det er fornuftig siden mye stasjonær temp skiller seg raskere inn ved rask utskifting av vann.

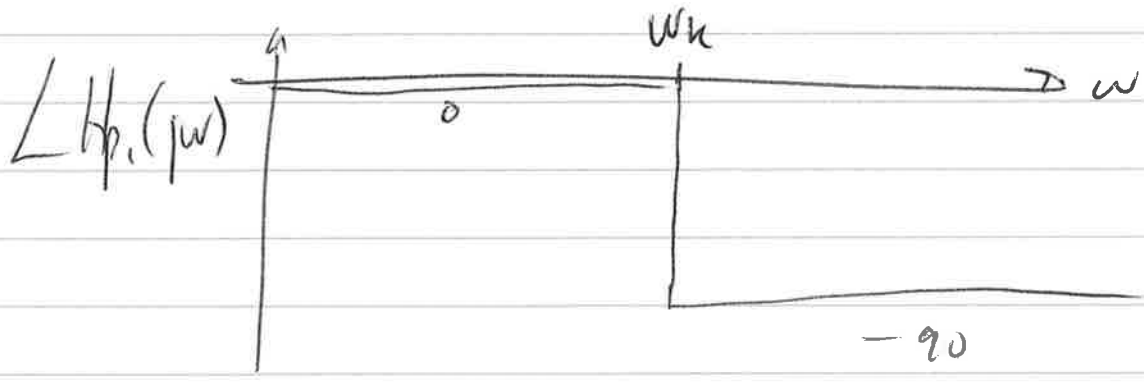
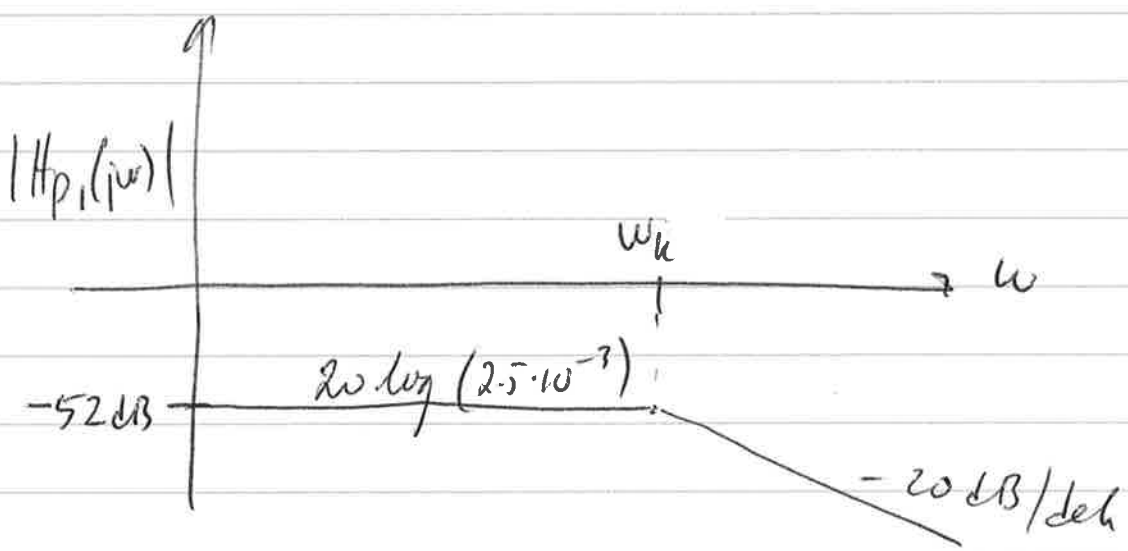


$$T_1 = 5000 \text{ sekunder, avleses ved } 80 + 0.63 \cdot 2.5 = 81.6^\circ \text{C}$$

$$T_2 = 25000 \text{ sekunder, avleses ved } 80 + 0.63 \cdot 12.5 = 87.9^\circ \text{C}$$

⑥

$$i) \quad \omega_k = \frac{1}{T} = \frac{1}{500\mu} = 2 \cdot 10^{-4} \text{ rad/s}$$



$$|H(j\omega)| = \frac{2.5 \cdot 10^{-3}}{\sqrt{1 + (500\omega)^2}} = \frac{2.5 \cdot 10^{-3}}{\sqrt{1 + 500^2 \cdot \frac{1}{15000^2}}} = \frac{2.5 \cdot 10^{-3}}{\sqrt{2}} = \underline{\underline{-55 \text{ dB}}}$$

$$\angle H(j\omega) = -\arctan\left(\frac{\omega_k T}{1}\right) = -\arctan\left(\frac{\omega_k}{\omega_k}\right) = -\arctan(1) = \underline{\underline{-45^\circ}}$$

① Orden, størrelser fordeling, dynamikk, $\sin(\omega t)$ ② ③ ④

j) Informasjon den brukes til å se noe om hvordan sinusignal endres gjennom systemet.

Feltet ved $\omega = 2 \cdot 10^{-5}$. Velger en amplitude på 1000 V omkring arb. pkt.

$$u(t) = 1000 \cdot \sin(2 \cdot 10^{-5} t)$$

Ved den ~~en~~ amplitude forsterkningen er

$$-52 \text{ dB} \Rightarrow 2.5 \cdot 10^{-3} \text{ og fasen} \approx 0$$

Dette gir

$$\begin{aligned} y(t) &= 1000 \cdot 2.5 \cdot 10^{-3} \cdot \sin(2 \cdot 10^{-5} t + 0) \\ &= 2.5 \sin(2.5 \cdot 10^{-5} t) \end{aligned}$$

En sinus med amplitude på 2.5°C omkring arbeidspunktet på 80°C

Det er også mulig å se noe om sprangresponsen siden $\omega_k = \frac{1}{T}$

$$\Rightarrow \underline{T = \frac{1}{\omega_k}} \text{ og } \underline{-20 \text{ dB/dek} = \text{faste orden.}}$$

(8)

k) siden $H_{p,2}(s)$ både har størst
 procesforlængelse og frejest dynamikk,
 må denne vælges. Dette gør mindst
 k_p og størst T_i . Arb.punkt 2 med
 mindst forvind.

$$1) \mathcal{L} \left\{ u(t) = k_p \cdot e(t) + \frac{k_p}{T_i} \int_0^t e(\tau) d\tau \right\}$$

$$\mathcal{L} u(s) = k_p \cdot e(s) + \frac{k_p}{T_i} \frac{1}{s} e(s)$$

$$\frac{u(s)}{e(s)} = k_p + \frac{k_p}{T_i s} = \frac{k_p (T_i s + 1)}{T_i s}$$

$$H_{on}(s) = \frac{1}{10s+1} \Rightarrow N(s) = \frac{1}{1+H_0(s)} \dots$$

$$N(s) = \frac{e(s)}{y_r(s)} \Rightarrow e(s) = N(s) \cdot y_r(s), \text{ hvor } y_r(s) = \frac{Y_{rs}}{s}$$

Størte verdi :

$$e_{stasjon} = \lim_{t \rightarrow \infty} e(t) = \lim_{s \rightarrow 0} s \cdot e(s) = \lim_{s \rightarrow 0} s \cdot N(s) \cdot \frac{Y_{rs}}{s} = N(0) \cdot Y_{rs}$$

$$H_0(s) = \frac{K_p(T_i s + 1)}{T_i s} \cdot \frac{12.5 \cdot 10^{-3}}{2500s + 1} \cdot \frac{1}{10s + 1}$$

$$N(s) = \frac{1}{1 + H_0(s)}$$

$$= \frac{1}{1 + \frac{K_p}{T_i s} \cdot \frac{12.5 \cdot 10^{-3}}{2500s + 1} \cdot \frac{1}{10s + 1}}$$

$$= \frac{T_i s \cdot (2500s + 1) \cdot (10s + 1)}{T_i s \cdot (2500s + 1) \cdot (10s + 1) + K_p(T_i s + 1) \cdot 12.5 \cdot 10^{-3}}$$

$$= \frac{T_i s \cdot (2500s + 1) \cdot (10s + 1)}{T_i s \cdot (2500s + 1) \cdot (10s + 1) + K_p(T_i s + 1) \cdot 12.5 \cdot 10^{-3}}$$

$$N(0) = \frac{0}{0 + K_p \cdot 12.5 \cdot 10^{-3}} = 0$$

$$e_{\text{stat}} = N(0) \cdot Y_{rs} = 0 \cdot Y_{rs} = 0$$

(10)

m) Polplansenj. $T_r \approx \frac{25000}{4} = 6250$

$$K_p = \frac{2g\omega_0 T - 1}{K} = \frac{2 \cdot 0.6 \cdot \frac{1.5}{6250} \cdot 25000 - 1}{12.5 \cdot 10^{-3}} = \underline{\underline{496}}$$

$$T_i = \frac{2g\omega_0 T - 1}{\omega_0^2 T} = 4305$$

n) $\Delta K = \infty$, $\rho = 60^\circ$

o) Tre grænser til å ha stabilitetsmarginer.

- 1) Prosessen kan endres, dvs K og T i $H_p(s)$
- 2) K_p og T_i kan endres
- 3) K_m og T_m i målelementet kan endres.

Gir robusthet i forhold til endringer i disse uten fare for stabilitetsproblemer

(11)

p) $\varphi = 60^\circ$

Drotiden har fase

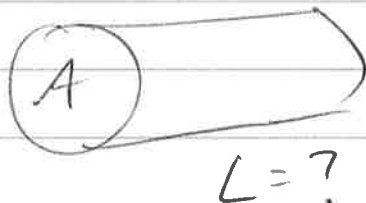
$$\angle H(j\omega) = -\tau \cdot \omega \quad \underline{\text{rad}}$$

$$\varphi = \frac{2\pi}{360} = \tau \cdot \omega$$

$$\tau = \frac{\varphi \cdot \frac{2\pi}{360}}{\omega} = \frac{60 \cdot \frac{2\pi}{360}}{1 \cdot 10^{-3}} = \underline{\underline{1047 \text{ sek}}}$$

der hvor φ avleses

g)



$$A = \pi r^2 = 3.14 \cdot (0.05)^2 = 0.00785 \text{ m}^2$$

I løpet av $\tau = 1047$ sek tappes det

$$0.2 \text{ dl/s} \Rightarrow V = 1047 \text{ sek} \cdot 0.2 \frac{\text{dl}}{\text{sek}} \cdot \frac{.1 \text{ m}^3}{1000 \text{ dl}}$$

Volym

$$= \frac{1047 \cdot 0.2}{10000} = 0.02094 \text{ m}^3$$

$$L = \frac{V}{A} = \frac{0.02094}{0.00785} = \underline{\underline{2.66 \text{ m}}}$$