

Løsningsforslag i SIE3005 reguleringssteknikk,  
eksamen 15/8 - 03

Oppgave 1a) Fra fig. 1.1. ser vi at volumet mellom varmeelement og temp.-måling er  $A \cdot l = V$ .

I løpet av  $\tau$  tidsenheter fylles dette volumet med ny luft  $\Rightarrow q \cdot \tau = V = A \cdot l \Rightarrow \tau = \underline{\underline{A \cdot l / q}}$

1b) Effektbalansie rundt varmeelementet:

$$C \dot{x}_1 = -g(x_1 - x_2) + G \cdot u \quad (1)$$

(akkumulert) (bortledet) (tilført)

Dermed: All varme som strømmer ut fra elementet tas opp av forblisstrømmende luft:

$$g(x_1 - x_2) = \beta p q (x_2 - v) \quad (2)$$

Løser (2) m.h.p  $x_1$  og bruker  $\beta = \beta p q$ :

$$x_1 = \frac{g + \beta}{g} x_2 - \frac{\beta}{g} v \quad (3)$$

Setter (3) inn i (1) og Laplacetransformerer:

$$C \frac{g + \beta}{g} s \cdot x_2 - C \frac{\beta}{g} s \cdot v = -g \left( \frac{g + \beta}{g} x_2 - \frac{\beta}{g} v - x_2 \right) + G \cdot u \quad (4)$$

$$\Rightarrow C \frac{g + \beta}{g} s x_2 + \beta x_2 = \left( \beta + C \frac{\beta}{g} s \right) v + G \cdot u \quad (5)$$

$$\Rightarrow x_2 = \frac{G}{C \frac{g + \beta}{g} s + \beta} \cdot u + \frac{\beta (1 + C/g s)}{C \frac{g + \beta}{g} s + \beta} \cdot v$$

$$\Rightarrow x_2 = \frac{G/\beta}{C \frac{g + \beta}{g\beta} s + 1} \cdot u + \frac{1 + C/g s}{C \frac{g + \beta}{g\beta} s + 1} \cdot v$$

$$\Rightarrow T_1 = \underline{\underline{C \frac{g + \beta}{g\beta}}}, K_u = \underline{\underline{G/\beta}}, T_2 = \underline{\underline{C/g}}$$

Med  $y = e^{-\tau s} \cdot x_2$ , følger (1,1)

-2-

1c) Nei, den inneholder en tidsformidelse.  
Alternativt: Tidsformidelsen  $e^{-Ts}$  kan tilnærmes med et rasjonalt uttrykk i  $s$ . Da går det.

1d)  $x_{20} = y_0$  fordi tidsformidelsen ikke spiller noen rolle når de variable er konstante.

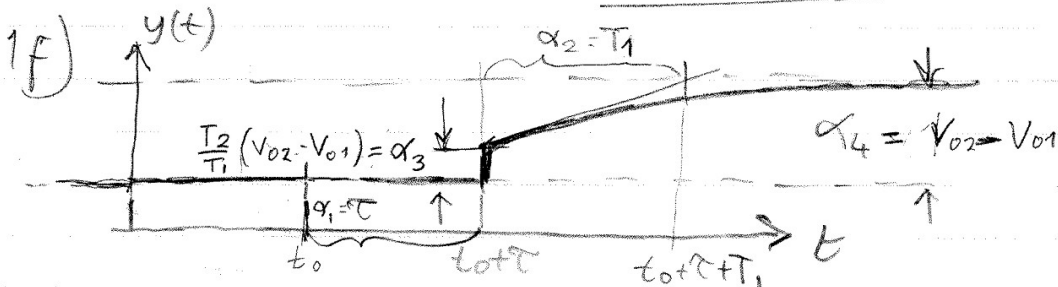
Da blir  $x_{20} = h_u(s)|_{s=0} \cdot u_0 + h_v(s)|_{s=0} \cdot v_0 = \underline{K_u \cdot u_0 + V_0}$

Vi setter  $u_0 = 0$  (superposisjonsprinsippet gjelder):  
 Ingen effekt på systemet og konstant temperatur  $v_0$  inn. Da må  $x_{20} = y_0$  være  $= v_0 \Rightarrow K_v = 1$ .

1e) Vi har fra (3) at

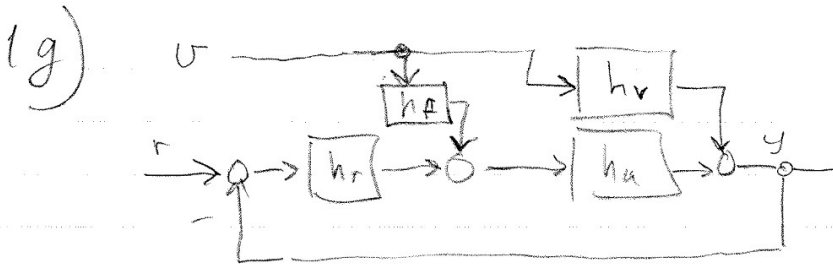
$$x_1 = \frac{g+\beta}{g} x_2 - \frac{\beta}{g} v \Rightarrow x_{10} = \frac{g+\beta}{g} \left( \frac{G}{\beta} u_0 + v_0 \right) - \frac{\beta}{g} v_0$$

$$= \underline{\underline{\frac{g+\beta}{\beta g} G u_0 + v_0}}$$



Vi setter  $u = 0$ , og bruker  $h_v' = K_v \frac{1+T_2 s}{1+T_1 s}$  (uten tidsforsinkelse).

Begynnelsesverditheorem:  $\lim_{s \rightarrow \infty} x_2(s) = \lim_{s \rightarrow \infty} s h_v'(s) \frac{V_{02} - V_{01}}{s} = \frac{T_2}{T_1} (V_{02} - V_{01}) = \alpha_3$



1h) Vi krever  $h_f h_u + h_v = 0 \Rightarrow h_f = -\frac{h_v}{h_u} = \underline{\underline{\frac{-1}{K_u} (1+T_2 s)}}$

- 3 -

1h) (forts.) Mer realistisk:  $-\frac{1}{K_u} \frac{1+T_2s}{1+\alpha T_2s}, 0 < \alpha < 1$

Ingen inverkan på systemets stabilitet.

1j) Slutvärdsatomet:  $e(\infty) = \lim_{s \rightarrow 0} S(-h_v N) \cdot \frac{1}{K}$

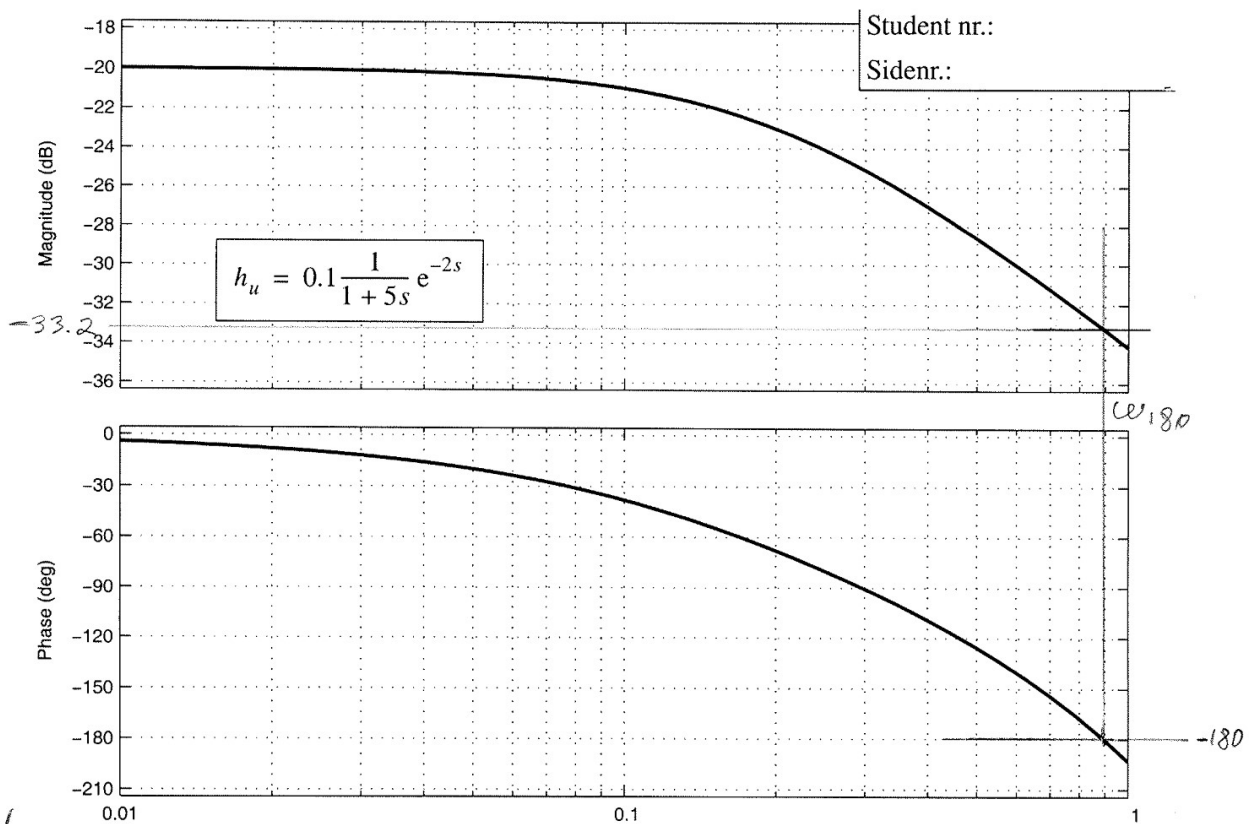
$$= -\lim_{s \rightarrow 0} \left( \frac{1+T_2s}{1+T_1s} e^{-Ts} \cdot \frac{1}{1+h_0(s)} \right) = -\lim_{s \rightarrow 0} \left( \frac{1}{1} \cdot 1 \cdot \frac{n_0(s)}{n_0(s)+t_0(s)} \right) =$$

$$= -\lim_{s \rightarrow 0} \left( \frac{1+T_1s}{(1+T_1s) + K_p K_u e^{-Ts}} \right) = -\frac{1}{1+K_p K_u}$$

Med integralvirkning (PI-regulator) blir sistetvællømmøntat nøyttør:

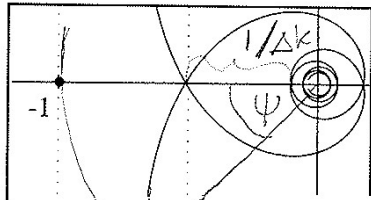
$$-\lim_{s \rightarrow 0} \left( \frac{T_i s (1+T_1s)}{T_i s (1+T_1s) + K_p (1+T_1s) K_u e^{-Ts}} \right) = \underline{\underline{0}}$$

1j)



$K_{pk} = 33.2 \text{ [dB]}$  gôr stående svingning,  $\omega_{180} = 0.9$   
 $\Rightarrow$  PI-reg. fôr  $K_p = \underline{\underline{26.3 \text{ dB} = 20.6}}$ ,  $T_i = \frac{2\pi}{1.2 \cdot \omega_{180}} = \underline{\underline{5.82}}$   
 $(= 0.45 \cdot K_{pk})$

- 1 k)  $|h_o(j\omega)| \rightarrow \infty$  når  $\omega \rightarrow 0 \Rightarrow$  det må være en integrasjon i  $h_o$ . Siden det ikke er noen i  $h_u$ , må den være i  $h_r$ .  
Tidsforinkelsen sees av spiralformen nær origo.



$$1/\Delta k \approx 0.5$$

$$\Rightarrow \Delta k = 2 = 6 \text{ dB}$$

Dette er akseptabel  $\Delta k$ .

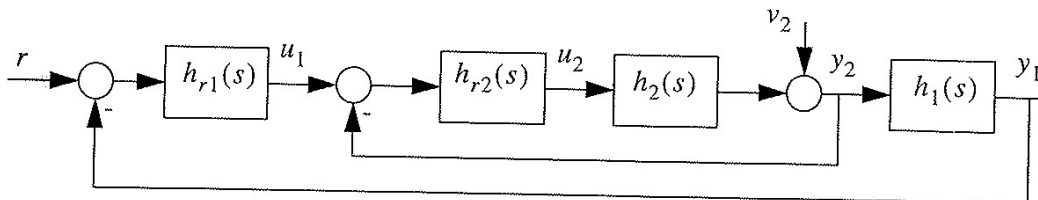
Hvordan finne  $\psi$  sees av figur til venstre.

1 l) To ulineariteter skal nevnes her:

(i) Effekten er proporsjonal med spenningen kvadrert, dvs.  $P = \frac{u^2}{R} \Rightarrow$  ulineart ledd i potenset

(ii) Hvis  $x_2 \gg v$ , dvs. kraftig oppvarming, vil lufta utvide seg merkbar etter varmeelementet. Dette betyr at tidsforinkelsen  $\tau$  blir en funksjon av  $x_2 \Rightarrow$  ulinearitet.

2 a)



- b) Ved riktig valg av  $h_{r2}(s)$  kan man oppnå en reguleringsgrad  $N_2(s) = \frac{1}{1 + h_2(s)h_{r2}(s)} \ll 1$  for den indre sløyfen, noe som undertrykker forstyrrelsen kraftig før den virker på den ytre sløyfen. Riktig  $h_{r2}(s)$  gir også  $M_2(s) = \frac{h_2(s)h_{r2}(s)}{1 + h_2(s)h_{r2}(s)} \approx 1$  med stor båndbredde, noe som bedrer egenskapene til den ytre sløyfen. Dermed: Høyere båndbredde, bedre stabilitets-egenskaper for det samlede system. (og/eller)



Oppgave 3) Se læreboka eksempel 11.6: Alle s

i PI-reg. erstattes med  $\frac{2z-1}{Tz+1}$   $\Rightarrow u[k] = K_p \frac{1 + T_i \left( \frac{2z-1}{Tz+1} \right)}{T_i \left( \frac{2z-1}{Tz+1} \right)} e[k]$

Vi multipliserer med  $T(z+1)$  i teller og nevner, og får

$$u[k] = K_p \frac{T(z+1) + 2T_i(z-1)}{2T_i(z-1)} e[k]$$

Dette gir

$$2T_i(z-1)u[k] = K_p(T(z+1) + 2T_i(z-1)) e[k] \Leftrightarrow$$

$$u[k+1] - u[k] = \frac{K_p}{2T_i}(Te[k+1] + Te[k] + 2T_ie[k+1] - 2T_ie[k]) \Leftrightarrow$$

$$u[k+1] = u[k] + K_p \left( \left(1 + \frac{T}{2T_i}\right) e[k+1] - \left(1 - \frac{T}{2T_i}\right) e[k] \right)$$

Innsatt tallverdier  $\Rightarrow \underline{f_1 = 1, g_0 = 2.05, g_1 = -1.95}$

Oppgave 4) Anti-overlading trengs når det er integrallvring i regulatoren og det er retning i pådraget.

Oppgave 5)

a) Laplacetransformerer på begge sider av (5.1):

$$s^2 y + \omega_0^2 y = u + \beta s \cdot u \Rightarrow \frac{y}{u}(s) = h(s) = \frac{1 + \beta s}{s^2 + \omega_0^2} \quad (1)$$

b) Bruker fasevariabel form, (V.14) og (1) med  $\alpha_0 = \omega_0^2$ :

$$\Rightarrow A = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -\omega_0^2 & 0 \end{bmatrix}, \underline{b} = \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \end{bmatrix}, \underline{c}^T = \begin{bmatrix} 1 & \beta \end{bmatrix} \quad (2)$$

c) Eigenverdier er gittene i (1):  $\lambda^2 + \omega_0^2 = 0 \Rightarrow \lambda_{1,2} = \pm j\omega_0$

$$A \underline{m}_1 = \lambda_1 \underline{m}_1 \Rightarrow \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -\omega_0^2 & 0 \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} m_{11} \\ m_{21} \end{bmatrix} = +j\omega_0 \cdot \begin{bmatrix} m_{11} \\ m_{21} \end{bmatrix} \Rightarrow \underline{m}_1 = \begin{bmatrix} 1 \\ j\omega_0 \end{bmatrix}, \underline{m}_2 = \begin{bmatrix} 1 \\ -j\omega_0 \end{bmatrix}$$

$$\Rightarrow M = \begin{bmatrix} 1 & 1 \\ j\omega_0 & -j\omega_0 \end{bmatrix}$$

d) To distinkte pder på im.-akse  $\Rightarrow$  marginalt stabil.  
 Kan også sees ut fra imp. respons  $h(t)$ , fordi  $0 < h(\infty) < \infty$