

BLE320 Reg. tek., eksamen 1/12-16

a) Et arb.-pkt. representerer et likevektspunkt for en prosess. Det er anledte verdier av pådrag og utgang ved stationære forhold, (u_A, y_A) .

En prosess har uendelig mange arb.-pkt.

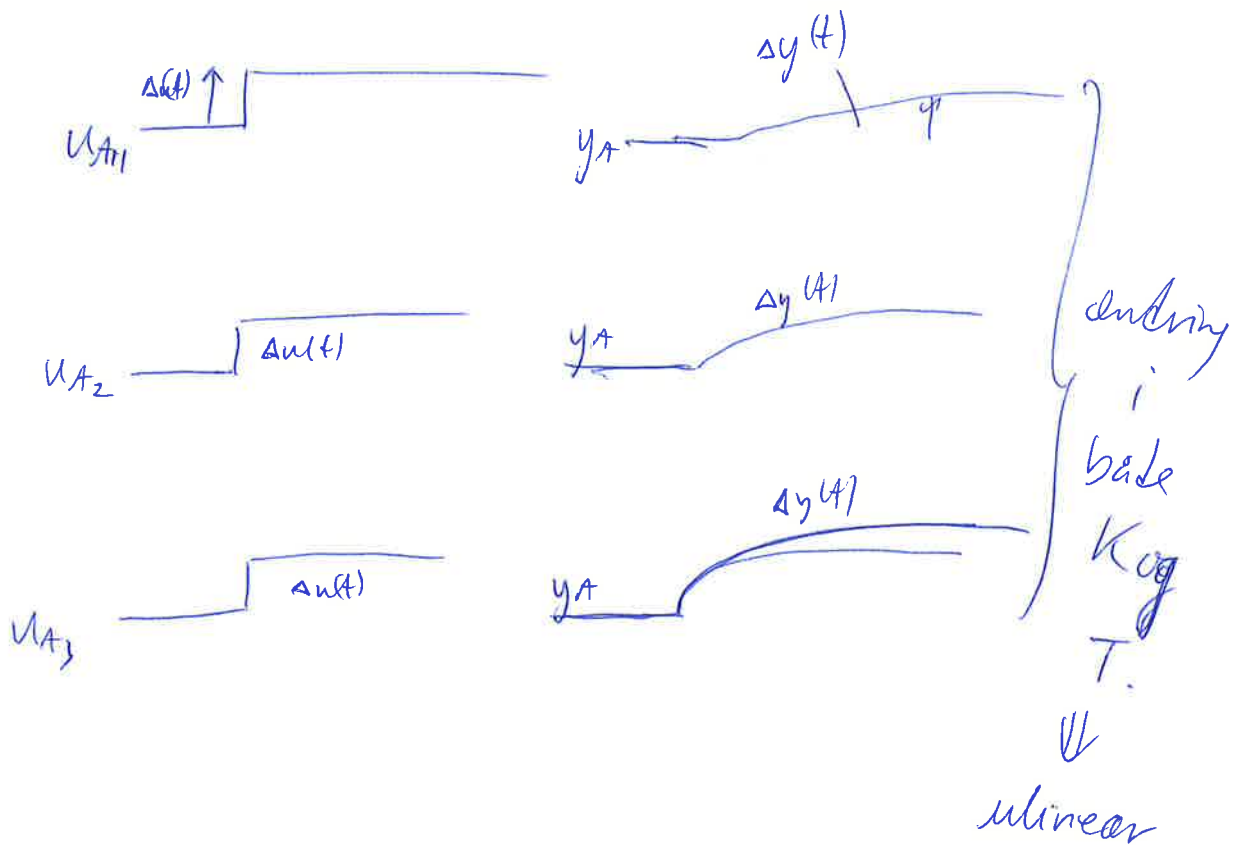
Vi fokuserer på dette begrepet fordi vi studerer stabilitet, vi lager regulator, vi utfører sprangrespons / fellesrespons for ett arb.-pkt.

b) Det at en prosess er ulinear betyr at en liten økning i pådrag $u_A + \Delta u(t)$ gir forskjellig ~~økt~~ endring i utgang, $y_A + \Delta y(t)$. Forskjellen viser seg som forskjellig tidskonstant og frekvens, ξ, ω_0

Prosesser reagerer altså forskjellig avhengig av hvor den er, det avhengig av arb.-pkt.

Ulempen er at vi lager en regulator for ett arb.-pkt., og når dynamikken endres, er ikke lenger regulereren tånet for nytt arb.-pkt.

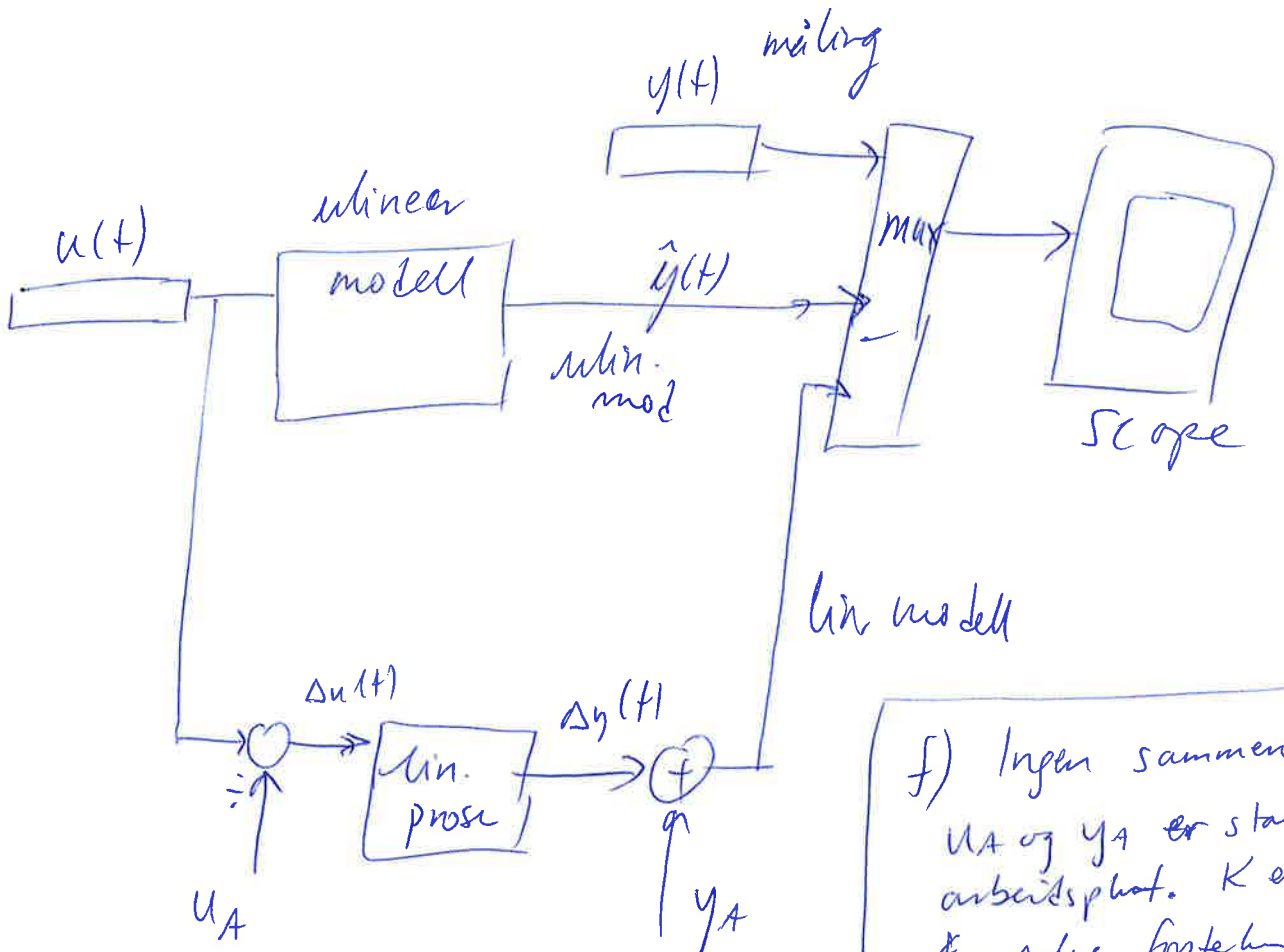
c) Jeg ville godt små spring $\Delta u(t)$ omkring forskellige arb. pkt.



d) En ulinear modell kan bruges til at simulere hele processen. Den kan også ~~bruges til at~~ lineeres sig så at en linear model kan findes. (omkring et arb. pkt.)

En linear model kan Laplace transformere og finde transfer funktionen. Denne kan bruges til springrespons / fulde respons / stabilitetsanalyse. En ulinear model kan ikke bruges til reg. design.

e)



f) Ingen sammenheng.
 u_A og y_A er stasjonær arbeidsplott. K er
~~for~~ selve forsterkningen
 i arb.-plott-lokalt.

g)

$$H_p(j\omega) = \frac{K}{Tj\omega + 1} e^{-\tau_j\omega}$$

$$= \frac{K}{1 + j\omega T} e^{j(-\tau\omega)}$$

$$= \frac{K}{\sqrt{1 + \omega^2 T^2}} e^{j(-\tau\omega - \arctan(\omega T))}$$

$$= \frac{K}{\sqrt{1 + \omega^2 T^2}} \cdot e^{j(\div \tau\omega - \arctan(\omega T))}$$

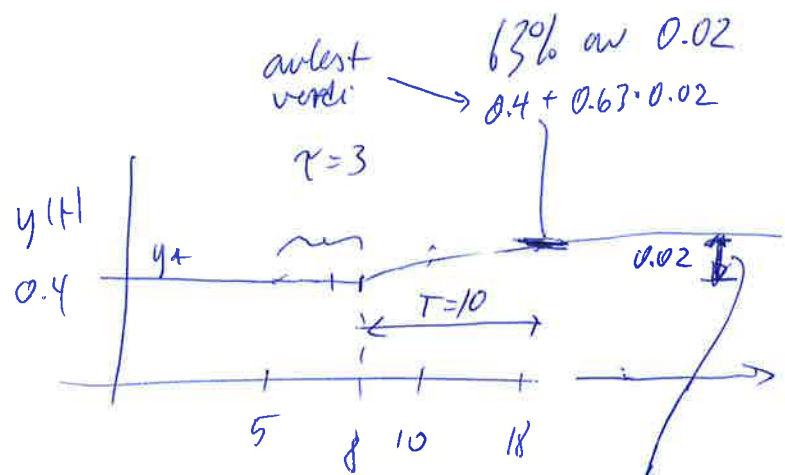
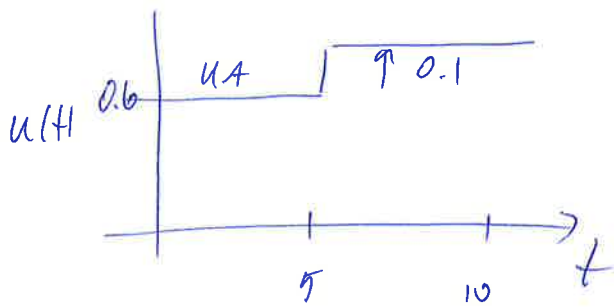
g)

$$|H(j\omega)| = \frac{k}{\sqrt{1+\omega^2 T^2}}$$

$$\angle H(j\omega) = -\tau\omega - \arctan(\omega T)$$

h)
$$u(t) = u_A + \Delta u(t)$$

$$= 0.6 + 0.1$$



$$\begin{aligned} \Delta y &= K \cdot \Delta u \\ K &= \frac{\Delta y}{\Delta u} = \frac{0.02}{0.1} \\ &= 0.2 \end{aligned}$$

i)
$$u(t) = 0.1 \sin(\omega_k t)$$

$$\omega_k = \frac{1}{T} = 0.1$$

$$|H(j\omega_k)| = \frac{0.2}{\sqrt{1+0.1^2 \cdot 10^2}} = \frac{0.2}{\sqrt{2}} = -62^\circ$$

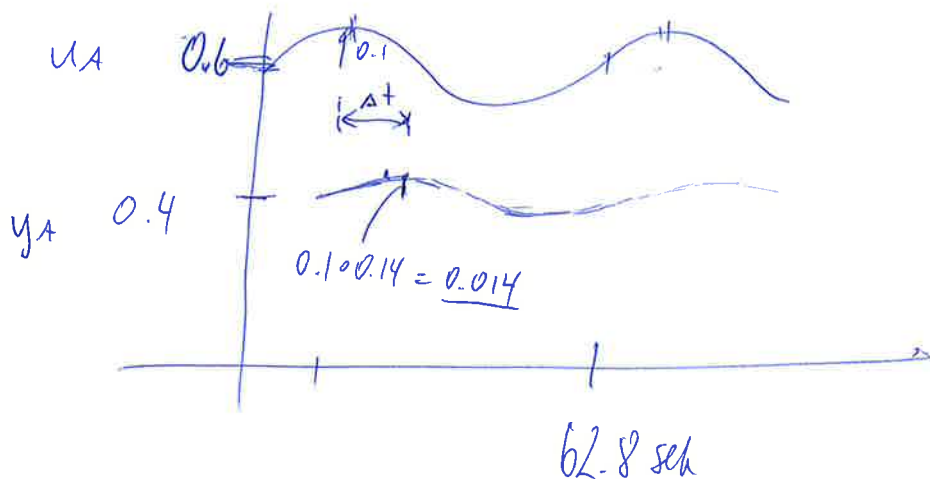
$$\angle H(j\omega_k) = \underbrace{-3 \cdot 0.1}_{\text{rad}} - \arctan\left(\frac{1}{10} \cdot 10\right) = -0.3 \cdot \frac{360}{2\pi} - 45 = -17^\circ - 45 = -62^\circ$$

$$i) |H(j\omega_k)| = 0.14$$

$$\angle H(j\omega_k) = -62^\circ$$

$$\omega_k = 0.1 \Rightarrow \frac{2\pi}{T_p} = 0.1$$

$$T_p = \frac{2\pi}{0.1} = 62 \text{ sek}$$



$$\frac{62.8}{360^\circ} = \frac{\Delta t}{62^\circ} \quad \underline{\Delta t \approx 10.8 \text{ sek}}$$

Toppar ^(y_A) ligger 10.8 sek bak toppar i $u(t)$

i) Z-N öppen sløyfe } fungerar
 Z-N lukket sløyfe }
 PID - metoden
 (~~good~~ good gain)

Polplacering fungerar ikke
 pol/multiplikat kausellinj

$$k) \quad u(t) = k_p e(t) + \frac{k_p}{T_i} \int e(\tau) d\tau$$

Laplace für

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

$$= \left(k_p + \frac{k_p}{T_i s} \right) e(s)$$

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

$$H_m(s) = \frac{0.4}{0.1s + 1}$$

$$e(s) = N(s) \cdot y_r(s) = \frac{1}{1 + H_0(s)} \cdot y_r(s) = \frac{1}{1 + \frac{k_p (T_i s + 1)}{T_i s} \cdot \frac{K}{T_s + 1} \cdot e^{-\tau s} \cdot \frac{0.4}{0.1s + 1}} \cdot y_r(s)$$

$$e(s) = \frac{T_i s (T_s + 1) (0.1s + 1)}{T_i s (T_s + 1) (0.1s + 1) + k_p (T_i s + 1) \cdot K \cdot e^{-\tau s} \cdot 0.4} \cdot y_r(s)$$

$$\lim_{t \rightarrow \infty} e(t) = \lim_{s \rightarrow 0} s \cdot e(s) = \lim_{s \rightarrow 0} s \cdot N(s) \cdot \frac{1}{s} \leftarrow y_r(s) = \frac{1}{s}$$

$$= N(0) = \frac{0}{0 + k_p K \cdot 0.4} = \underline{\underline{0}}$$

$$d) \quad |N(j\omega_s)|_{dB} = -10.6 \text{ dB}$$

betyr at $|N(j\omega_s)| = 0.3$ i ^{linear} ~~den~~ forsterking

Tolkning 1) $\underline{e(s) = N(s) \cdot y_r(s)}$, betyr at

at sinus signal i $y_r(t)$ med frekvens

$$\omega_s : y_r(t) = \sin(\omega_s t)$$

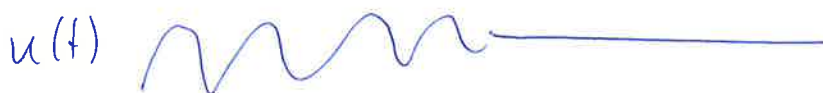
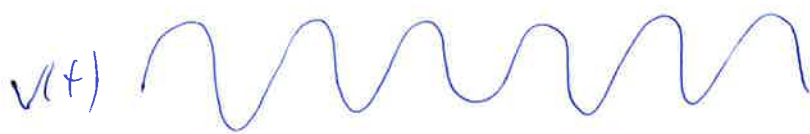
vil gi en amplitude i reg. avviket

$$p\ddot{a} \quad e(t) = 0.3 \cdot \sin(\omega_s t + \varphi)$$

Tolkning 2) $N(s) = \frac{e_{med}(s)}{e_{uten}(s)}$

altså at ^{forholdet} reg. avviket med reg. over reg. avvik uten er 0.3 ved en sinusformet forstyrrelse.

$$v(t) = \sin(\omega_s t)$$



l) forholdet $\frac{e_{uden}}{e_{med}} = 0.3$

m) Forventer $|M(j\omega)| \approx 1$ fordi
vi har gode følgeegenskaber ($N(j\omega) \ll 1$)

n) Det er vigtigt for at endelig i process
og regulator og måleinstrument (byttning osv)
skal give os en vis sikkerhed for at
vi er et godt stykke væk fra stabilitetsproblemer

o) $K_p = \frac{0.9 \cdot U}{L \cdot R} = \frac{0.9 \cdot U}{L \cdot \frac{K \cdot U}{T}} =$

$$\frac{0.9 \cdot T}{L \cdot K} = \frac{0.9 \cdot 10}{3 \cdot 0.2} = \underline{\underline{15}}$$

$$T_i = 3.3 \cdot L = 3.3 \cdot 3 = \underline{\underline{9.9 \text{ s}}}$$

I forhold til verdier som allerede
er i regulatoren, $K_p = 9.5$ og $T_i = 10 \text{ s}$,
er K_p tablet. Ergo vil ΔK reducere
med 6 dB ($20 \log(2)$)

n)

φ will reduce

