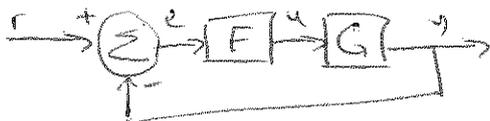


# Övning 9 Robusthet & Tillståndsbekrivning [6.7, 8.2, 8.3, 8.4, 8.6]

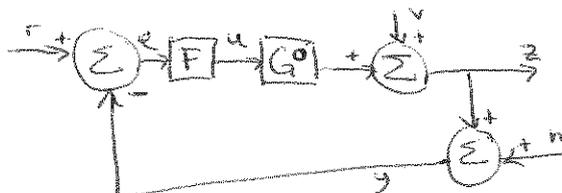
## Fel i vårt system

- \* Störning (förra övningen - känslighet) "Hur känsligt är systemet för störningar?"
- \* Mätfel "Hur känsligt är systemet för mätfel?"
- \* Modellfel "Hur robust är systemet för modellfel?"

## Modell



## Verkligheten (med mätfel & störning)



$n = \text{mätfel} = \text{brus}$

$z = \text{utsignal} = \text{'det vi vill styra'}$

$y = \text{signalen vi kan mäta}$

Från blockdiagram 2:  $z = G^0 u + v$  ← verklighet →  $y = z + n$

Från blockdiagram 1:  $y = G u$  ← modell

$G$  är vår modell av systemets överföringsfunktion

$G^0$  är den verkliga överföringsfunktionen

Förra övningen kom vi fram till att  $S$  säger hur mycket störningen  $v$  påverkar utsignalen:  $S = \frac{1}{1 + G_c}$

Hur påverkar mätfel?

Överföringsfunktion från  $n$  till  $z$ !

$$z = v + G^0 F (r - z - n) \Rightarrow z = \frac{v + G^0 F (r - n)}{1 + G^0 F}$$

$$\Rightarrow z = \underbrace{\frac{1}{1 + G^0 F}}_S v + \underbrace{\frac{G^0 F}{1 + G^0 F}}_{G_c} r - \underbrace{\frac{G^0 F}{1 + G^0 F}}_T n$$

$T = \frac{G^0 F}{1 + G^0 F} = G_c$  är komplementära känslighetsfunktionen  
 = säger hur mätfel påverkar utsignalen!

Notera:  $T = 1 - S$

## Slutssatser

- 1) Vi vill att  $S$  ska vara liten för att störningar ska ha liten effekt
- 2) Vi vill att  $T$  ska vara liten så att mätfel har liten effekt
- 3)  $S+T=1 \Rightarrow$  Vi kan inte ha litet  $T$  &  $S$  samtidigt

Vi måste prioritera om störningar eller mätfel ska påverka mest

OBS!  $S$  &  $T$  är båda funktioner av  $\omega \Rightarrow$  enkan alltså vara mindre för ett givet  $\omega_1$  & större för ett annat  $\omega_2$ .

## Robusthet - Modellfels påverkan

$G^0$ -verklighet  $G$ -modell

$$\Rightarrow G^0 = G(1 + \Delta G) \text{ för något } \Delta G$$

$\Delta G$ -relativa modellfelet

- okänt (annars vet vi ju  $G^0$ !)

Hur påverkar  $\Delta G$  stabiliteten?

Om vårt verkliga system  $G^0$  ligger på stabilitetsgränsen gäller:  $G^0(i\omega_c)F(i\omega_c) = -1$  (Nyquist svar  $-1$ )

$$\Rightarrow G^0(i\omega_c)F(i\omega_c) = G(i\omega_c)F(i\omega_c)(1 + \Delta G) = -1$$

$$\Rightarrow G(i\omega_c)F(i\omega_c) + G(i\omega_c)F(i\omega_c)\Delta G = -1$$

$$\Rightarrow \Delta G = \frac{-1 - G(i\omega_c)F(i\omega_c)}{G(i\omega_c)F(i\omega_c)} = \frac{-1}{T(i\omega_c)}$$

stabilitetsgränsen är alltså  $\Delta G(i\omega_c) = \frac{-1}{T(i\omega_c)}$

Slutsats: Det verkliga systemet är stabilt om modellen är stabil

$$\text{d} \quad |\Delta G(i\omega)| < \frac{1}{|T(i\omega)|}$$

## Robusthetskriteriet §125

Om  $F(s)$  stabiliserar  $G(s)$ , det verkliga systemet ges av  $G^0 = G(1 + \Delta G)$ ,  $G$  &  $G^0$  har samma antal poler i HHP (origo inräknat), & både  $FG$  &  $FG^0$  går mot noll då  $|\omega| \rightarrow \infty$ , då stabiliserar  $F$  även  $G^0$  om

$$|\Delta G(i\omega)| < \frac{1}{|T(i\omega)|} \quad \forall \omega$$

OBS! Systemet  $G^0$  kan vara stabilt för  $F$  även om kriteriet inte är uppfyllt! Det är tillräckligt inte nödvändigt!

# Tillståndsbekrivning

Dynamiskt system:  $y(t)$  beror på  $u(t)$  &  $u(\tau)$   $\tau < t$

avs. utsignalen beror på tidigare & nuvarande insignal  
(från övning 1)

$\Rightarrow$  Vi kan skriva } högre ordningens  
liktjäma Diff. Ekv }  $\sum_{i=0}^n a_i y^{(i)} = bu(t) \quad (*)$

Vi kan införa  $x_{i+1} = y^{(i)}$  & skriva (\*) som ett system av första ordningens diff. ekvationer!

$$x = \begin{pmatrix} x_1 \\ x_2 \\ \vdots \\ x_n \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} y \\ y' \\ \vdots \\ y^{(n-1)} \end{pmatrix}$$

$$\Rightarrow \begin{cases} \dot{x} = Ax + Bu \\ y = Cx + Du \end{cases}$$

$A, B, C$  &  $D$  är matriser:  $A \in \mathbb{R}^{n \times n}$   
 $B \in \mathbb{R}^{n \times 1}$   
 $C \in \mathbb{R}^{1 \times n}$   
 $D \in \mathbb{R}$  } för \*

Allt gå från  $A, B, C, D$  till  $G$  s 162

$$\begin{cases} \dot{x} = Ax + Bu \\ y = Cx + Du \end{cases} \Rightarrow G(s) \Rightarrow Y = G(s)U$$

$\Downarrow$

$$\mathcal{L}: \begin{cases} sX = AX + BU \\ Y = CX + DU \end{cases} \Rightarrow (sI - A)X = BU \Rightarrow X = (sI - A)^{-1}BU$$

$\Downarrow$

$$\Rightarrow Y = \underbrace{(C(sI - A)^{-1}B + D)}_{G(s)}U$$

$$\boxed{G(s) = C(sI - A)^{-1}B + D}$$

Allt gå från  $G$  till  $A, B, C, D$

Det finns ett oändligt antal tillståndsbekrivningar för ett givet  $G$ !

Men det finns standardmetoder för att ta fram ett par av dem:

styrbar kanonisk form & observerbar kanonisk form

Styrbar kanonisk form s. 158

$$G(s) = \frac{b_1 s^{n-1} + \dots + b_{n-1} s + b_n}{s^n + a_1 s^{n-1} + \dots + a_{n-1} s + a_n} \Rightarrow A = \begin{bmatrix} -a_1 & -a_2 & \dots & -a_{n-1} & -a_n \\ 1 & 0 & \dots & 0 & 0 \\ 0 & 1 & \dots & 0 & 0 \\ \vdots & \vdots & \ddots & \vdots & \vdots \\ 0 & 0 & \dots & 1 & 0 \end{bmatrix}$$

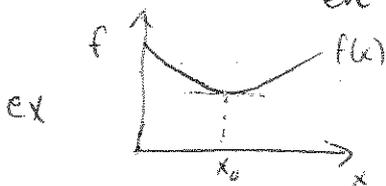
$$B = \begin{bmatrix} 1 \\ 0 \\ \vdots \\ 0 \end{bmatrix} \quad C = [b_1 \ b_2 \ \dots \ b_n] \quad D = 0$$

Observerbar kanonisk form s. 159

$G(s)$  som ovan  $\Rightarrow A = \begin{bmatrix} -a_1 & 1 & 0 & \dots & 0 \\ -a_2 & 0 & 1 & \dots & 0 \\ \vdots & \vdots & \vdots & \ddots & \vdots \\ -a_{n-1} & 0 & 0 & \dots & 1 \\ -a_n & 0 & 0 & \dots & 0 \end{bmatrix} \quad B = \begin{bmatrix} b_1 \\ b_2 \\ \vdots \\ b_n \end{bmatrix}$

$$C = [1 \ 0 \ \dots \ 0] \quad D = 0$$

Linjärisering: Approximera olinjära funktioner som linjära runt en given punkt.



$f(x)$  är olinjär  
men vid  $x_0$  kan vi  
approximera  $f$  som  
linjär

På tillståndsform:  $\dot{x} = f(x,u)$   $\leftarrow$  oBS!  $f$  är kolonnvektor med dim  $n$   
 $y = h(x,u)$

s. 155

Vi linjäriserar runt en stationär punkt  $(x_0, u_0)$ :  $\begin{cases} f(x_0, u_0) = 0 \\ h(x_0, u_0) = y_0 \end{cases}$

Det gäller då att:  $A = f_x(x_0, u_0)$   $C = h_x(x_0, u_0)$  där  $\Delta \dot{x} = A \Delta x + B \Delta u$   
 $B = f_u(x_0, u_0)$   $D = h_u(x_0, u_0)$   $\Delta y = C \Delta x + D \Delta u$

Där elementen i  $f_x(x_0, u_0)$  är  $\frac{\partial f_i}{\partial x_j}$  utvärderad i  $(x_0, u_0)$

Dvs  $A = \begin{bmatrix} \frac{\partial f_1}{\partial x_1} & \frac{\partial f_1}{\partial x_2} & \dots & \frac{\partial f_1}{\partial x_n} \\ \frac{\partial f_2}{\partial x_1} & \dots & \dots & \frac{\partial f_2}{\partial x_n} \\ \vdots & \vdots & \ddots & \vdots \\ \frac{\partial f_n}{\partial x_1} & \dots & \dots & \frac{\partial f_n}{\partial x_n} \end{bmatrix} \Bigg|_{(x_0, u_0)}$  etc

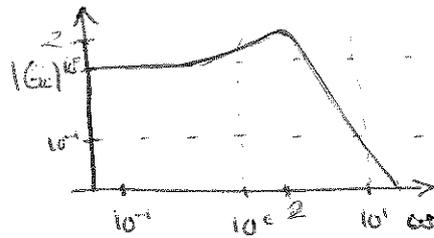
6.7

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

$$U = F(R-Y)$$

$$F=4$$

$$|G_c(i\omega)| = \left| \frac{F(i\omega)G(i\omega)}{1 + F(i\omega)G(i\omega)} \right| \Rightarrow$$



$$\text{Verkliga systemet: } G^*(s) = G(s) \frac{\alpha}{s+\alpha} \quad \alpha > 0$$

a) Rita rotort map  $\alpha$  för karakteristiska ekvationen av det slutna systemet. För vilket  $\alpha$  är  $G_c$  asymptotiskt stabilt?

Lösning

$$\textcircled{1} G_c! \quad G_c = \frac{G_c}{1+G_c} = \frac{4\alpha/s(s+1)(s+\alpha)}{1+4\alpha/s(s+1)(s+\alpha)} = \frac{4\alpha}{s(s+1)(s+\alpha)+4\alpha}$$

$$\text{Karakteristiska ekv: } s(s+1)(s+\alpha)+4\alpha=0$$

②  $P=Q!$

$$\begin{aligned} s(s+1)(s+\alpha)+4\alpha &= 0 \\ \Rightarrow s^3+(1+\alpha)s^2+\alpha s+4\alpha &= 0 \\ \Rightarrow s^3+s^2+\alpha(s^2+s+4) &= 0 \end{aligned}$$

$$\begin{cases} P = s^3+s^2 & n=3 \\ Q = s^2+s+4 & m=2 \end{cases}$$

③  $K \rightarrow 0$  dvs  $P \rightarrow 0!$

$$\begin{aligned} s^3+s^2 &= s^2(s+1) = 0 \\ \Rightarrow s_1=0, s_2=0, s_3 &= -1 \end{aligned}$$

④  $K \rightarrow \infty$  dvs  $Q \rightarrow 0!$

$$s^2+s+4=0 \Rightarrow s = \frac{-1 \pm \sqrt{1-16}}{2} = \frac{-1 \pm i\sqrt{15}}{2}$$

⑤ asymptoter!

$$\text{antal: } n-m = 3-2 = 1$$

$$\text{stärtpunkt: } \frac{\sum \text{start} - \sum \text{änd}}{n-m} = \frac{(-1) - \left(\frac{-1}{2} + \frac{1}{2}\right)}{1} = 0$$

$$\text{riktning: } n-m-1 = 0 \Rightarrow h=0$$

$$\frac{\pi}{n-m} + \frac{2k\pi}{n-m} = \frac{\pi}{1} = \pi \quad (\text{negativa real axeln})$$

⑥ Im-axeln!

$$-i\omega^3 - (1+\alpha)\omega^2 + \alpha i\omega + 4\alpha = 0$$

$$\Rightarrow (\alpha - \omega^2)\omega i + 4\alpha - (1+\alpha)\omega^2 = 0$$

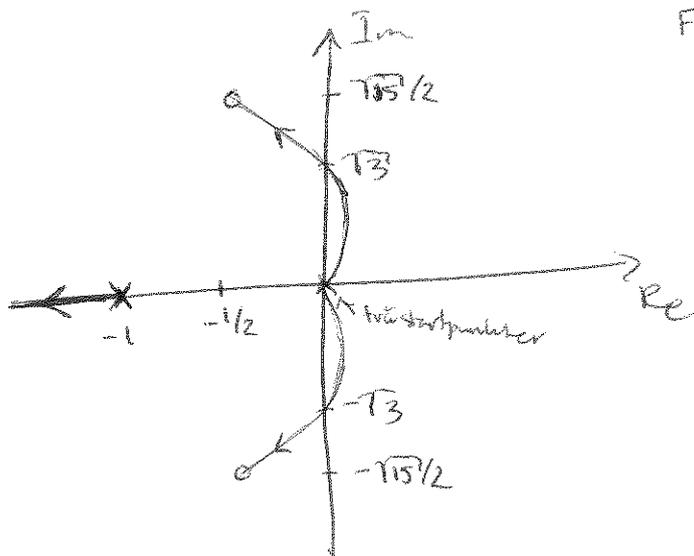
$$\text{Im: } (\alpha - \omega^2)\omega = 0 \quad \omega=0 \text{ eller } \omega = \pm\sqrt{\alpha}$$

$$\text{Re: } 4\alpha - (1+\alpha)\omega^2 = 0 \quad \Rightarrow \omega=0 \Rightarrow \alpha=0 \text{ or}$$

$$\omega = \pm\sqrt{\alpha} \Rightarrow \alpha = 3$$

⑦ Första start/änd i origo  $\Rightarrow 0 \rightarrow \infty$  ej med!

2 start i origo, en start i -1  $\Rightarrow -1 \rightarrow 0$  ej med!  $-\infty \rightarrow -1$  med!



Från (7) vet vi att endast  $-v \rightarrow 1$  på reella axeln är med: polen som startar i  $-1$  går mot  $-\infty$  (asymptoten)

Från (6) vet vi att rotorten står Im-axeln för  $\alpha = 0$  i origo samt för  $\alpha = 3$  i  $\pm\sqrt{3}$   
 $\Rightarrow$  polerna som startar i origo tar var sitt håll, in i VHP & tillhåller till VHP i  $\pm\sqrt{3}$  för att sluta i ändpunkterna.

Alla poler är i VHP för  $\alpha > 3$

b) Använd Robusthetskriteriet för att bestämma för vilka  $\alpha$  systemet är stabilt!

Lösning

Kan vi använda det?  $\Rightarrow$  Har  $G^0 \in G$  alla mängder poler i HHP?

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

Poler:  $s_1 = 0$   
 $s_2 = -1$

Poler i HHP:  $s_1 = 0$

} OK!

$$G^0 = \frac{1}{s(s+1)} \frac{\alpha}{s+\alpha}$$

Poler:  $s_1 = 0$   
 $s_2 = -1$   
 $s_3 = -\alpha$

Poler i HHP:  $s_1 = 0$

Vi har att  $|\Delta G(i\omega)| < \frac{1}{|T(i\omega)|} \quad \forall \omega$

Hitta  $\Delta G$ ! Vet att  $G^0 = G(1 + \Delta G)$  samt  $G^0 = G \frac{\alpha}{\alpha + s}$

$$\Rightarrow \Delta G + 1 = \frac{\alpha}{\alpha + s} \Rightarrow \Delta G = \frac{-s}{\alpha + s}$$

$$\Rightarrow \frac{\omega}{\sqrt{\omega^2 + \alpha^2}} < \frac{\sqrt{\omega^2 + (4 - \omega^2)^2}}{4} \leftarrow \text{svår löst...}$$

Använd Bode!

Vi har Bode  $|G_c|$  & vet att  $T=G_c \Rightarrow$  Vi har Bode för  $|T|$

kriterie:  $|\Delta_G| < \frac{1}{|T|} \Leftrightarrow |T| < \left| \frac{1}{\Delta_G} \right|$

Skissa på Bode för  $\left| \frac{1}{\Delta_G} \right|$ !

$$\Delta_G = \frac{-s}{s+d} \Rightarrow \frac{1}{\Delta_G} = \frac{s+d}{-s} = \frac{1+s/d}{-s/d}$$

$$\lim_{s \rightarrow 0} \frac{1}{\Delta_G} = \infty \quad \lim_{s \rightarrow \infty} \frac{1}{\Delta_G} = -1$$

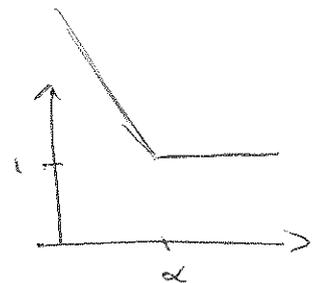
lågfrekvens-  
högfrequensasymptoter

$$\left| \frac{1}{\Delta_G} \right|_{lf} = \infty \quad \left| \frac{1}{\Delta_G} \right|_{hf} = 1$$

brytpunkter:

punkt	0	$\alpha$
typ	pol	noll
bredd	-1	+1
lutning	-1	0

$\left| \frac{1}{\Delta_G} \right|$  börjar i  $\infty$  med lutning -1  
vid  $\omega = \alpha$  ändras lutningen till 0  
 $\Rightarrow \left| \frac{1}{\Delta_G} \right|$  konvergerar till 1



Titta på Bode för  $|T|$

$|T| < 1$  överallt ( $\forall \omega$ ) utom i spannet runt  
peaken

$\Rightarrow$  Om området runt peaken är under  $\left| \frac{1}{\Delta_G} \right|$   
så är kriteriet ok!

Lutningen efter peaken är större än 1

$\Rightarrow$  Om  $|T(i\omega)| < \frac{1}{|\Delta_G(i\omega)|}$  för  $\omega' = 2 \leftarrow$  peakens  
frekvens

så är  $|T(i\omega)| < \frac{1}{|\Delta_G(i\omega)|} \quad \forall \omega$

Från Bode av  $|T|$ :  $|T(i2)| = 2$

$$\left| \frac{1}{\Delta_c(j\omega)} \right| = \frac{\sqrt{\omega^2 + d^2}}{\omega}$$

$$\text{OK om } \frac{\sqrt{\omega^2 + d^2}}{\omega} = \{ \omega = 2 \} = \frac{\sqrt{4 + d^2}}{2} > 2$$

$$\Rightarrow \alpha > \sqrt{12}$$

c) Kommentera på skillnader i krav från a & b

Lösning

Rotorten ger ett om o enbart om kriterie

Robusthetskriteriet är tillräckligt men inte nödvändigt

$\Rightarrow$  konservativt

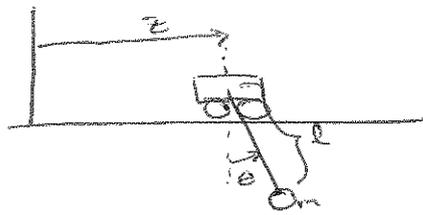
$$\sqrt{12} > 3$$

$\alpha > 3$  är det nödvändiga kravet

$\alpha > \sqrt{12}$  är tillräckligt

Dvs  $3 < \alpha < \sqrt{12}$  är också stabilt!

8.2



$$l\ddot{\theta} + g\sin\theta + \dot{z}\cos\theta = 0$$

$$x_1 = \theta$$

$$x_2 = \dot{\theta}$$

$$u = \frac{\dot{z}}{l}$$

$$y = 0$$

$$\omega_0^2 = g/l$$

Linjärisera runt jämviktspunkten:  $x_1 = \pi$   
 $x_2 = 0$   
 $u = 0$

Lösning

① Skriv på formen:  $\begin{cases} \dot{x} = f(x, u) \\ y = h(x, u) \end{cases}$

$$x = \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \theta \\ \dot{\theta} \end{bmatrix} \Rightarrow \left( \dot{x} = \begin{bmatrix} \dot{x}_1 \\ \dot{x}_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \dot{\theta} \\ \ddot{\theta} \end{bmatrix} \right)$$

$$\begin{cases} \dot{x}_1 = \dot{\theta} = x_2 = f_1(x_1, x_2, u) \\ \dot{x}_2 = \ddot{\theta} = -\frac{g}{l}\sin\theta - \frac{\dot{z}}{l}\cos\theta = -\omega_0^2\sin x_1 - u\cos x_1 = f_2(x_1, x_2, u) \\ y = 0 = x_1 = h(x_1, x_2, u) \end{cases}$$

② Kalla jämviktspunkten (given här - men kontroller!)

$$f_1(\pi, 0, 0) = 0$$

$$f_2(\pi, 0, 0) = -\omega_0^2\sin\pi - 0 \cdot \cos\pi = -\omega_0^2 \cdot 0 - 0 \cdot 1 = 0$$

$$h(\pi, 0, 0) = \pi = y_0$$

ok!

③ Bestäm A, B, C, D (Jacobianerna)

$$A = f_x(x_0, u_0)$$

$$f(x, u) = \begin{bmatrix} f_1 \\ f_2 \end{bmatrix}$$

$$A = \begin{bmatrix} \frac{\partial f_1}{\partial x_1} & \frac{\partial f_1}{\partial x_2} \\ \frac{\partial f_2}{\partial x_1} & \frac{\partial f_2}{\partial x_2} \end{bmatrix} \Big|_{(x_0, u_0)} = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -\omega_0^2 \cos(x_0) & 0 \end{bmatrix} \Big|_{x_0, u_0} = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -\omega_0^2 & 0 \end{bmatrix}$$

$$B = f_u(x_0, u_0) = \begin{bmatrix} \frac{\partial f_1}{\partial u} \\ \frac{\partial f_2}{\partial u} \end{bmatrix} \Big|_{x_0, u_0} = \begin{bmatrix} 0 \\ -\cos x_0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \end{bmatrix}$$

$$C = h_x(x_0, u_0)$$

$$h = x_1$$

$$C = \begin{pmatrix} \frac{\partial h}{\partial x_1} & \frac{\partial h}{\partial x_2} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 1 & 0 \end{pmatrix}$$

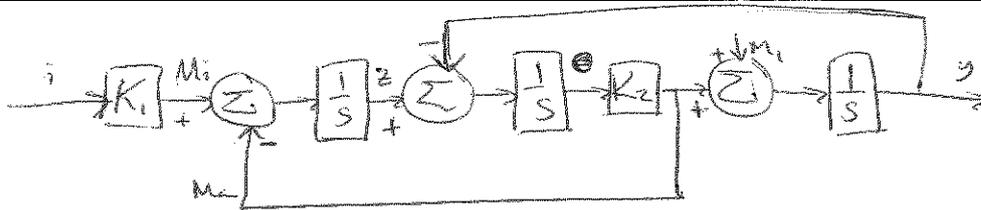
$$D = h_u(x_0, u_0) = \begin{pmatrix} \frac{\partial h}{\partial u} \end{pmatrix} = 0$$

⑤ Linjäraiserade Ekv

$$\Rightarrow \begin{cases} \Delta \dot{x} = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -\omega^2 & 0 \end{bmatrix} \Delta x + \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \end{bmatrix} \Delta u \\ \Delta y = \begin{bmatrix} 1 & 0 \end{bmatrix} \Delta x \end{cases}$$

OBS! Vi skriver  $\Delta x$  istället för  $x$  (etc) eftersom linjäriseringen gäller för små avvikelser från det stationära läget!  
(Från Tab berutvedling  
se s. 155 )

8.3



- i: ström
- M<sub>i</sub>: Moment
- z: varv hastighet motor
- y: varv hastighet last
- θ: axel vinkel
- M<sub>a</sub> = K<sub>2</sub>θ: Moment från axeln
- M<sub>i</sub>: lastens Moment

Ge en tillståndsbeskrivning av systemet med M<sub>i</sub> & i som insignal och y som utsignal  
(Flera lösningar finns)

Lösning

Insignal  $u = \begin{bmatrix} i \\ M_i \end{bmatrix}$  utsignal  $y \leftarrow$  givet

① Välj tillstånd! (dvs  $x$  s.a.  $\begin{cases} \dot{x} = Ax + Bu \\ y = Cx + Du \end{cases}$ )

Finns flera möjliga val...

Tips! Välj signalerna som följer  $\frac{1}{s}$  de ger 2:a ordningens diff. eqv. för tillstånden

$\Rightarrow x_1 = y, x_2 = \theta, x_3 = z \Rightarrow x = \begin{bmatrix} y \\ \theta \\ z \end{bmatrix}$

Använd Blockschemat för tillståndsekvationer

②  $x_1 = y = \frac{1}{s} (M_i + K_2 \theta) = \frac{1}{s} (M_i + K_2 x_2) = \frac{1}{s} (u_2 + K_2 x_2)$

$x_2 = \theta = \frac{1}{s} (z - y) = \frac{1}{s} (x_3 - x_1)$

$x_3 = z = \frac{1}{s} (K_1 i - K_2 \theta) = \frac{1}{s} (K_1 u_1 - K_2 x_2)$

③ Hitta  $\dot{x}$  (Laplace invers)  $\leftarrow$  Lätt för vårt val av tillstånd! pga  $\frac{1}{s}$

$\dot{x}_1 = u_2 + K_2 x_2$

$\dot{x}_2 = x_3 - x_1$

$\dot{x}_3 = K_1 u_1 - K_2 x_2$

④ Matrixform:  $\dot{x} = \begin{bmatrix} 0 & K_2 & 0 \\ -1 & 0 & 1 \\ 0 & -K_2 & 0 \end{bmatrix} x + \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ 0 & 0 \\ K_1 & 0 \end{bmatrix} u$

$y = [1 \ 0 \ 0] x \leftarrow$  eftersom  $x=y$

8.4 Skriv systemen på tillståndsform

a)  $\frac{d^3y}{dt^3} + 6 \frac{d^2y}{dt^2} + 11 \frac{dy}{dt} + 6y = 6u$

Lösning: 3 ordningens diff.-ekv.  $\Rightarrow$  3 tillstånd

tillstånd  $x_1 = y$   
 $x_2 = \dot{y}$   
 $x_3 = \ddot{y}$   $\Rightarrow x = \begin{pmatrix} y \\ \dot{y} \\ \ddot{y} \end{pmatrix}$

derivata  $\Rightarrow \dot{x}_1 = \dot{y} = x_2$   
 $\dot{x}_2 = \ddot{y} = x_3$   
 $\dot{x}_3 = y^{(3)} = 6u - 6\ddot{y} + 11\dot{y} + 6y = 6u - 6x_3 + 11x_2 - 6x_1$

matris  $\dot{x} = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ -6 & -11 & -6 \end{bmatrix} x + \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 6 \end{bmatrix} u$

$y = [1 \ 0 \ 0] x$

b)  $\ddot{y} + \dot{y} + 5y + 3y = 4\ddot{u} + \dot{u} + 2u$

Lösning: 3 ordningens diff. ekv.  $\Rightarrow$  3 tillstånd - men hur hittar man  $\ddot{u} = \ddot{u}$ ?

Överföringsfunktion:  $(s^3 + s^2 + 5s + 3)Y = (4s^2 + s + 2)U$

$G = \frac{4s^2 + s + 2}{s^3 + s^2 + 5s + 3}$

Gå från G till A, B, C, D!

Ex: välj Observerbar kanonisk form

$A = \begin{bmatrix} -1 & 1 & 0 \\ -5 & 0 & 1 \\ -3 & 0 & 0 \end{bmatrix}$   $B = \begin{bmatrix} 4 \\ 1 \\ 2 \end{bmatrix}$

$C = [1 \ 0 \ 0]$   $D = 0$

$\Rightarrow \dot{x} = \begin{bmatrix} -1 & 1 & 0 \\ -5 & 0 & 1 \\ -3 & 0 & 0 \end{bmatrix} x + \begin{bmatrix} 4 \\ 1 \\ 2 \end{bmatrix} u$

$y = [1 \ 0 \ 0] x$

$$c) \quad G(s) = \frac{2s+3}{s^2+5s+6}$$

Lösning Från G till A, B, C, D

Styrbar kanonisk form:  $A = \begin{bmatrix} -5 & -6 \\ 1 & 0 \end{bmatrix}$   $B = \begin{bmatrix} 1 \\ 0 \end{bmatrix}$

$$C = [2 \ 3] \quad D = 0$$

Observerbar kanonisk form:  $A = \begin{bmatrix} -5 & 1 \\ -6 & 0 \end{bmatrix}$   $B = \begin{bmatrix} 2 \\ 3 \end{bmatrix}$

$$C = [1 \ 0] \quad D = 0$$

$\dot{x} = Ax + Bu$  för båda valen av matriser  
 $y = Cx$  är en lösning

8.6

$$\dot{x} = \begin{pmatrix} -2 & 1 \\ 0 & -3 \end{pmatrix} x + \begin{pmatrix} 1 \\ 1 \end{pmatrix} u$$

$$y = (-1 \ 2) x$$

Beräkna  $G$ !

Lösning:  $G(s) = C(sI - A)^{-1}B + D$

för  $A = \begin{pmatrix} -2 & 1 \\ 0 & -3 \end{pmatrix}$ ,  $B = \begin{pmatrix} 1 \\ 1 \end{pmatrix}$ ,  $C = (-1 \ 2)$  &  $D = 0$

$$sI - A = \begin{pmatrix} s+2 & -1 \\ 0 & s+3 \end{pmatrix}$$

$$(sI - A)^{-1} = \frac{1}{\det(sI - A)} \begin{pmatrix} s+3 & 1 \\ 0 & s+2 \end{pmatrix} = \frac{1}{(s+2)(s+3)} \begin{pmatrix} s+3 & 1 \\ 0 & s+2 \end{pmatrix}$$

$$C(sI - A)^{-1}B + \underbrace{D}_0 = C(sI - A)^{-1}B = (-1 \ 2) \frac{1}{(s+2)(s+3)} \begin{pmatrix} s+3 & 1 \\ 0 & s+2 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} 1 \\ 1 \end{pmatrix} =$$

$$= (-1 \ 2) \frac{1}{(s+2)(s+3)} \begin{pmatrix} s+3+1 \\ s+2 \end{pmatrix} = \frac{-(s+4) + 2(s+2)}{(s+2)(s+3)} = \frac{s}{(s+2)(s+3)}$$