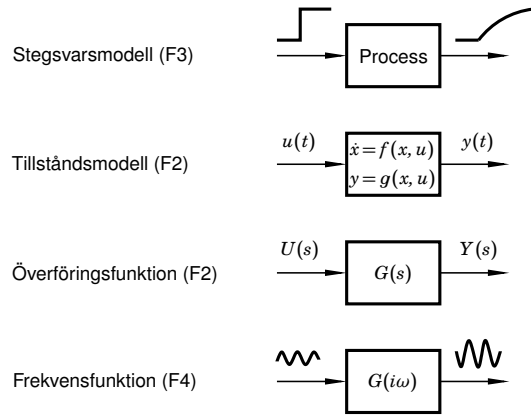


## Reglerteknik AK – F3

- ▶ Impulssvar och stegsvar
- ▶ Koppling mellan överföringsfunktion och stegsvar

1/28

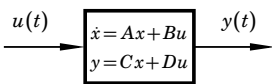
## Processmodeller i kursen



2/28

## Linjära systemmodeller – F2

### Tillståndsmodell

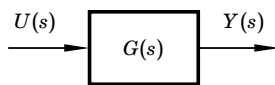


Kan visa att systemsvar ges av:

$$x(t) = e^{At}x(0) + \int_0^t e^{A(t-\tau)}Bu(\tau) d\tau$$

$$y(t) = Cx(t) + Du(t)$$

### Överföringsfunktion



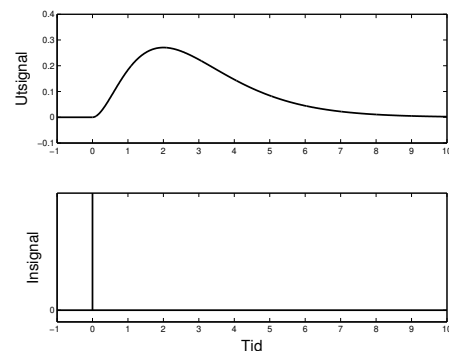
Systemsvar:

$$Y(s) = G(s)U(s)$$

3/28

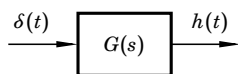
## Impulssvar

- ▶ Antag att systemet är i jämvikt
- ▶ Hur reagerar systemet på en impuls (Dirac funktion)?



4/28

## Impulssvar för linjära system



1. Laplacetransformera insignal:

$$U(s) = \int_{t=0}^{\infty} \delta(t)e^{-st} dt = 1$$

2. Utsignalen blir:

$$H(s) = G(s)U(s) = G(s)$$

3. Invers transform ger impulssvar:

$$h(t) = \mathcal{L}^{-1}\{G(s)\}$$

$h(t)$  kallas också viktfunction

5/28

## Impulssvar för linjära system

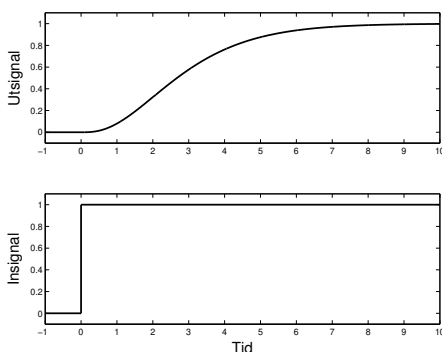
För system på tillståndsform blir impulssvaret:

$$h(t) = Ce^{At}B + D\delta(t)$$

6/28

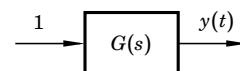
## Stegsvar

- ▶ Antag att systemet är i jämvikt
- ▶ Hur reagerar systemet på ett steg i insignalen?



7/28

## Stegsvar för linjära system



1. Laplacetransformera insignal:

$$U(s) = \int_{t=0}^{\infty} e^{-st} dt = -\frac{1}{s} [e^{-st}]_0^{\infty} = \frac{1}{s}$$

2. Utsignalen blir:

$$Y(s) = G(s)U(s) = G(s)\frac{1}{s}$$

3. Invers transform 12. i formelsamling ger stegsvar:

$$y(t) = \mathcal{L}^{-1}\left\{G(s)\frac{1}{s}\right\} = \int_0^t h(\tau) d\tau$$

(Stegsvaret är integralen av impulssvaret)

8/28

## Samband överföringsfunktion – stegsvar

- ▶ Laplace av stegsvar:  $Y(s) = G(s)U(s) = G(s)\frac{1}{s}$
- ▶ Begynnelsevärdeteoremet (transform 15. i formelsamling):

$$\lim_{t \rightarrow 0} f(t) = \lim_{s \rightarrow \infty} sF(s)$$

- ▶ Slutvärdeteoremet (transform 14. i formelsamling):

$$\lim_{t \rightarrow \infty} f(t) = \lim_{s \rightarrow 0} sF(s)$$

(gäller bara om gränsvärdet existerar)

9/28

## Statisk förstärkning

- ▶ Stegsvarets slutvärde kallas **statisk förstärkning**
- ▶ Kan beräknas med hjälp av slutvärdeteoremet

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

$$\lim_{t \rightarrow \infty} y(t) = \lim_{s \rightarrow 0} sY(s) = \lim_{s \rightarrow 0} sG(s)\frac{1}{s} = G(0)$$

- ▶ Notera: Stegsvarets slutvärde existerar bara för stabila system

10/28

## Samband överföringsfunktion – stegsvar

Systemtyp:

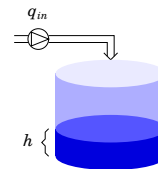
- ▶ Integrator
- ▶ Första ordningens system
- ▶ Andra ordningens system med reella poler
- ▶ Andra ordningens system med komplexa poler
- ▶ System med ett nollställe
- ▶ System med tidsfördröjningar

11/28

## Integrerande system

$$G(s) = \frac{K}{s}$$

Exempel: Tank utan fritt utflöde:



- ▶ Tvärsnittsarea: A

Överföringsfunktion från  $q_{in}$  till  $h$ :

$$G(s) = \frac{1/A}{s}$$

12/28

## Integrerande system

- ▶ Pol:

$$s = 0$$

- ▶ Stegsvvar,

- ▶ Laplace:

$$Y(s) = G(s)\frac{1}{s} = \frac{K}{s^2}$$

- ▶ Invers Laplacetransform 3. i formelsamling:

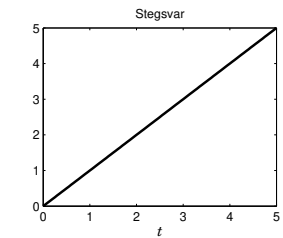
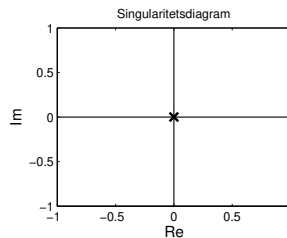
$$y(t) = Kt$$

- ▶ Inget slutvärde då systemet ej är asymptotiskt stabilt

13/28

## Integrerande system

$K = 1$ :

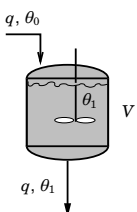


14/28

## Första ordningens system

$$G(s) = \frac{K}{1 + sT}, \quad T > 0$$

Exempel: Temperaturdynamik i tank:



Överföringsfunktion från  $\theta_0$  till  $\theta_1$ :

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

15/28

## Första ordningens system

- ▶ Pol:

$$s = -1/T$$

- ▶ Stegsvvar:

- ▶ Laplace:

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

- ▶ Invers Laplacetransform 15. i formelsamling:

$$y(t) = K(1 - e^{-t/T})$$

- ▶  $T$  kallas **tidskonstant** för systemet

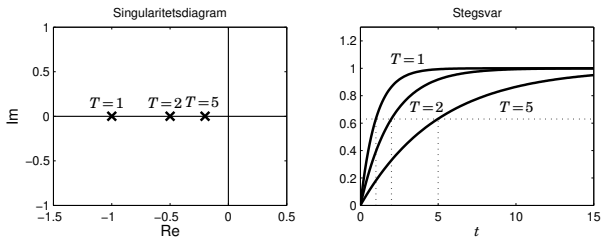
$$y(T) = (1 - e^{-1})K \approx 0.63K$$

(tid då  $\approx 63\%$  av statisk förstärkning  $G(0) = K$  nås efter steg)

16/28

## Första ordningens system

$K = 1$ :



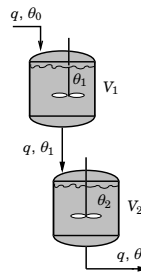
- Stegsvarets fart bestäms av polens avstånd från origo

17/28

## Andra ordningens system med reella poler

$$G(s) = \frac{K}{(1 + sT_1)(1 + sT_2)}, \quad T_1, T_2 > 0$$

Exempel: Temperaturdynamik in kopplade tankar:



Överföringsfunktion från  $\theta_0$  till  $\theta_2$ :

$$G(s) = \frac{1}{(1 + s\frac{V_1}{q})(1 + s\frac{V_2}{q})}$$

18/28

## Andra ordningens system med reella poler

- Poler:

$$s = -1/T_1, \quad s = -1/T_2$$

- Stegsvart:

- Laplace:

$$Y(s) = G(s) \frac{1}{s} = \frac{K}{s(1 + sT_1)(1 + sT_2)}$$

- Invers Laplacetransform 24. och 25. i formelsamling:

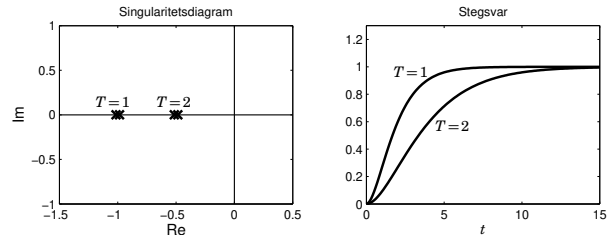
$$y(t) = \begin{cases} K \left( 1 - \frac{T_1 e^{-t/T_1} - T_2 e^{-t/T_2}}{T_1 - T_2} \right), & T_1 \neq T_2 \\ K \left( 1 - e^{-t/T} - \frac{t}{T} e^{-t/T} \right), & T_1 = T_2 = T \end{cases}$$

- Två tidskonstanter:  $T_1, T_2$

19/28

## Andra ordningens system med reella poler

$K = 1$ :



- Två poler ger mjukare och långsammare svar än en pol
  - ekvivalent tidskonstant:  $T_{eq} = T_1 + T_2$
- Om  $T_1 \gg T_2$  beter sig systemet som 1a ordningens med tidskonstant  $T_1$

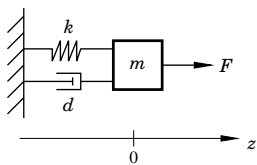
20/28

## Andra ordningens system med komplexa poler

$$G(s) = \frac{K\omega_0^2}{s^2 + 2\zeta\omega_0 s + \omega_0^2}, \quad \omega_0 > 0, \quad 0 < \zeta < 1$$

- $\omega_0$  = odämpad frekvens
- $\zeta$  = relativ dämpning

Exempel: Positionsdynamik för mekaniskt system



Överföringsfunktion från  $F$  till  $z$ :

$$G(s) = \frac{1}{s^2 + \frac{d}{m}s + \frac{k}{m}}$$

Komplexa poler om  $d < 2\sqrt{km}$

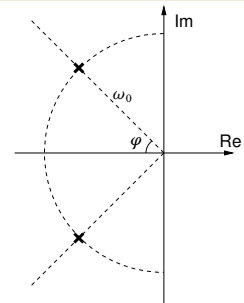
21/28

## Andra ordningens system med komplexa poler

Poler:

$$s = -\zeta\omega_0 \pm i\sqrt{1 - \zeta^2}\omega_0$$

$$\zeta = \cos \varphi$$



Stegsvart:

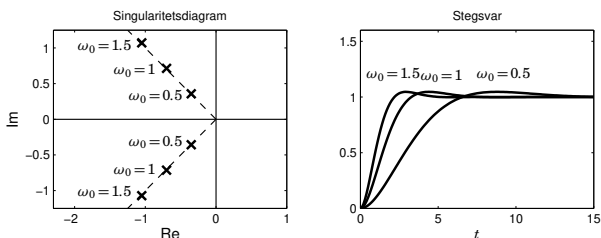
$$y(t) = K \left( 1 - \frac{1}{\sqrt{1 - \zeta^2}} e^{-\zeta\omega_0 t} \sin(\omega_0 \sqrt{1 - \zeta^2} t + \arccos \zeta) \right)$$

(invers Laplace transform 28. i formelsamling)

22/28

## Andra ordningens system med komplexa poler

$K = 1$ :

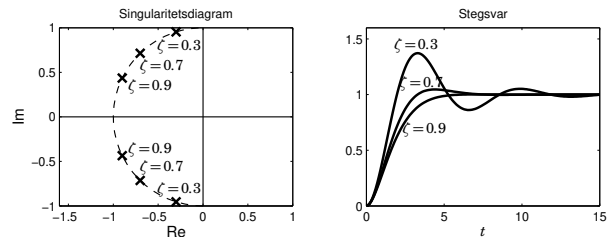


- Systemets fart bestäms av polernas avstånd från origo

23/28

## Andra ordningens system med komplexa poler

$K = 1$ :



- Systemets dämpning bestäms av polernas vinkel till reell axel

24/28

## System med nollställen

- ▶ Antag att systemet är på formen

$$(1 + T_z s)G_0(s)$$

- ▶ Nollställe:  $s = -\frac{1}{T_z}$
- ▶ Stegsvär:

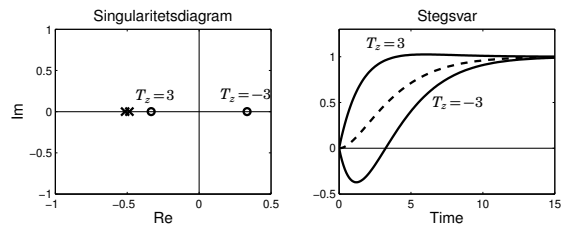
$$y(t) = \mathcal{L}^{-1} \left\{ (1 + T_z s)G_0(s) \frac{1}{s} \right\} = \mathcal{L}^{-1} \left\{ G_0(s) \frac{1}{s} \right\} + T_z \mathcal{L}^{-1} \{ G_0(s) \}$$

- ▶ Viktad summa av stegsvär och impulsvar för  $G_0(s)$
- ▶ Stor påverkan om nollställe när origo ( $T_z$  stor)

25 / 28

## Andra ordningens system med nollställe

Exempel:  $G(s) = \frac{1 + sT_z}{(1 + 2s)^2}$



Sträckt stegsvär för  $G_0(s) = \frac{1}{(1 + 2s)^2}$

- ▶ Nollställen påverkar initialt stegsvär
- ▶ Nollställen i höger halvplan ger omvänt initialt stegsvär

26 / 28

## System med tidsfördröjningar

- ▶ Antag att systemet ges av:

$$G(s) = G_0(s)e^{-sL}, \quad L > 0$$

- ▶ Stegsvär för del utan fördröjning  $G_0(s)$ :

$$y_0(t) = \mathcal{L}^{-1} \left\{ G_0(s) \frac{1}{s} \right\}$$

- ▶ Stegsvär med fördröjning:

$$y(t) = y_0(t - L)$$

(*invers Laplacetransform 3. operationslexikon*)

( $e^{-sL}$  kan ej tolkas med ändligt antal poler  $\Rightarrow$  oändligtdimensionellt system)

27 / 28

## Tolkning av poler och nollställen

### Poler

- ▶ Beror bara på A-matris, på systemets inre dynamik
- ▶ Bestämmer systemets:
  - ▶ fart
  - ▶ dämpning

### Nollställen

- ▶ Svårare att tolka
- ▶ Beror på hur insignaler och utsignaler är kopplade till systemet (beror alltså också på B, C och D)
- ▶ Påverkar huvudsakligen initialt beteende i stegsvär

28 / 28