

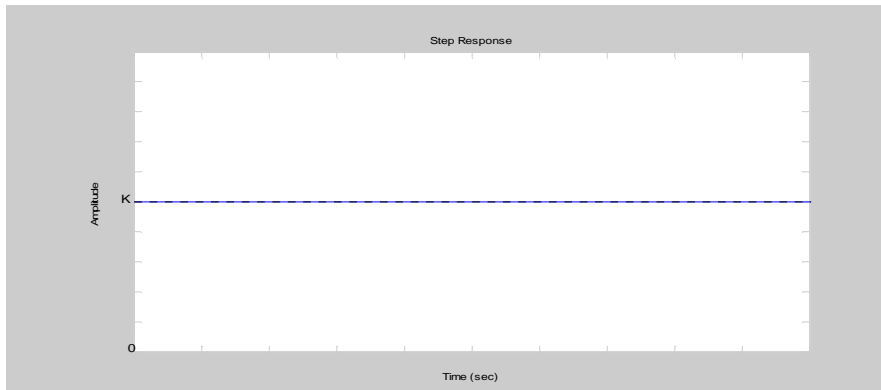
090209/Thomas Munther  
IDE-sektionen/Högskolan i Halmstad

# **Formelsamling Reglerteknik**

## Samband mellan stegsvar och överföringsfunktion

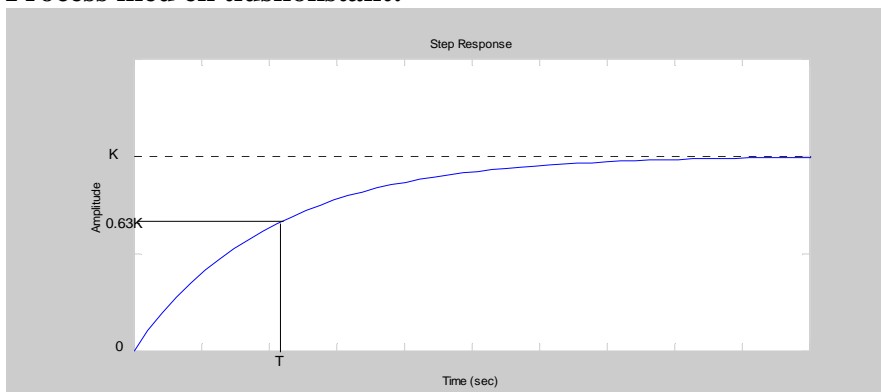
(insignalen  $u$  är nedan ett steg med amplitud = 1 som appliceras vid  $t=0$ , där  $K$  är allmänt  $\Delta y/\Delta u$ )

### Process med P-verkan:



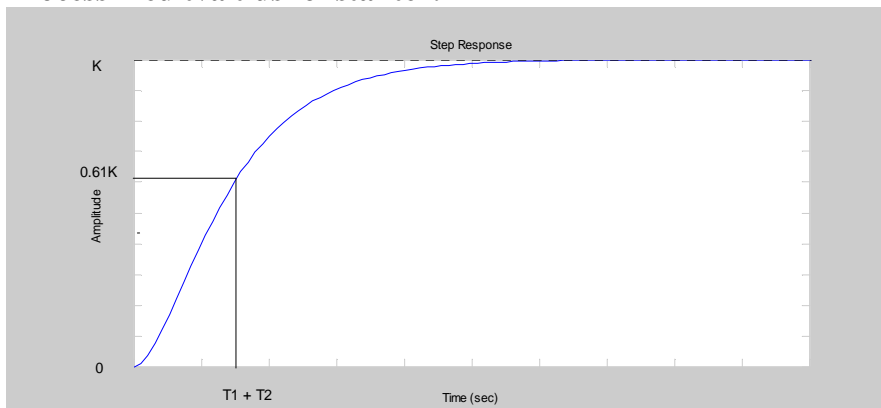
$$G(s) = K$$

### Process med en tidskonstant:



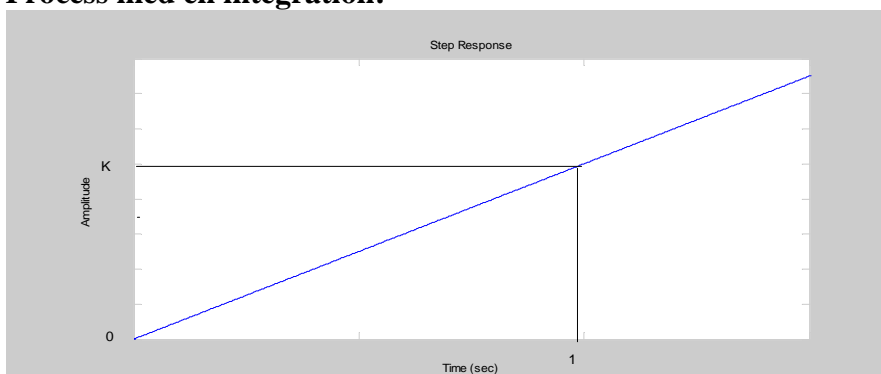
$$G(s) = \frac{K}{1 + Ts}$$

### Process med två tidskonstanter:



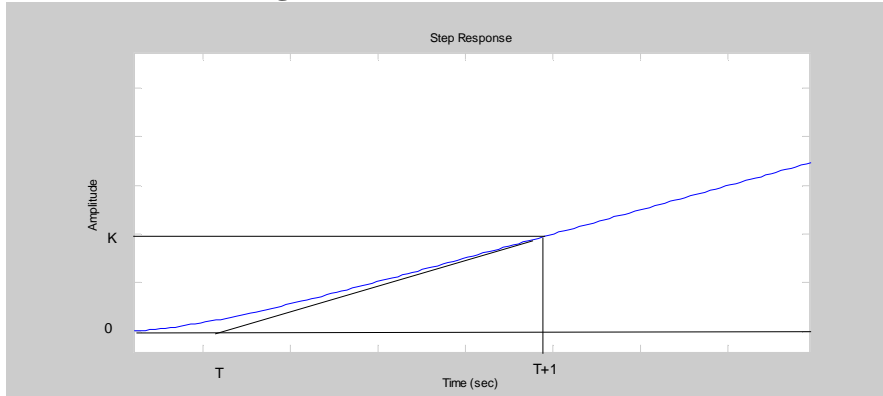
$$G(s) = \frac{K}{(1+T_1s)(1+T_2s)}$$

### Process med en integration:



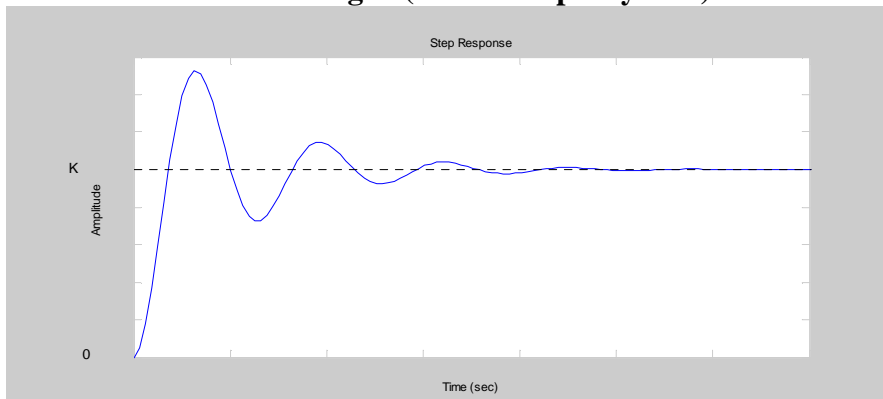
$$G(s) = \frac{K}{s}$$

**Process med en integration + en tidskonstant:**



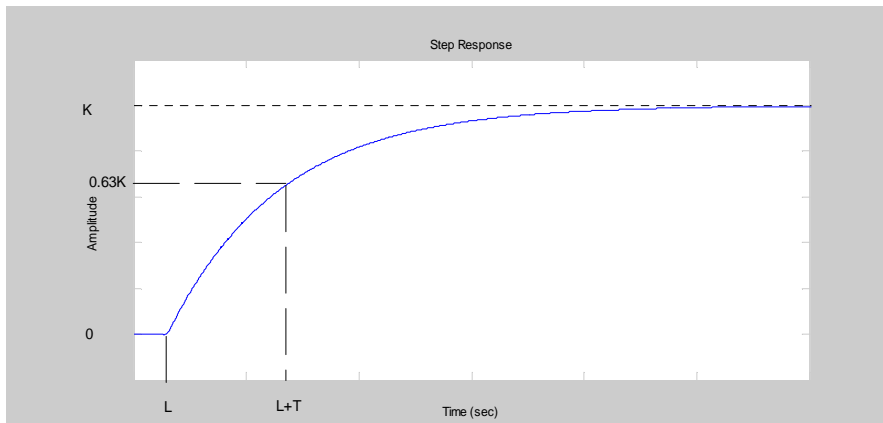
$$G(s) = \frac{K}{s(1+Ts)}$$

**Process av andra ordningen (underdämpat system):**



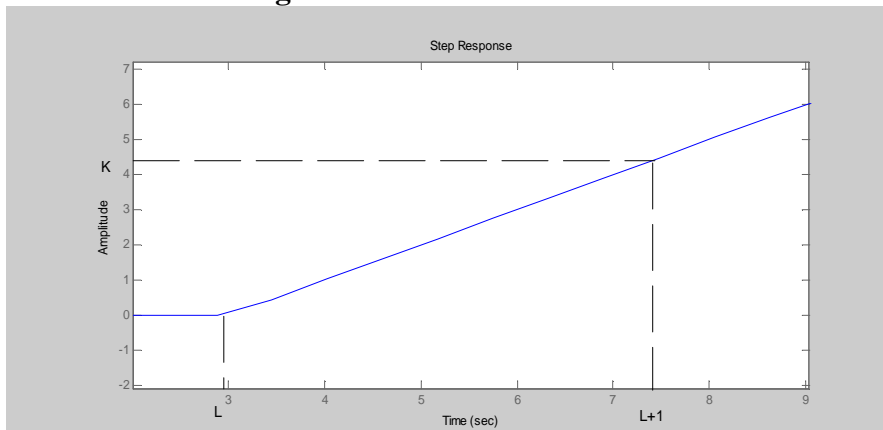
$$G(s) = \frac{K\omega_0^2}{s^2 + 2\zeta\omega_0s + \omega_0^2}$$

**Process med en tidskonstant + dödtid:**



$$G(s) = \frac{Ke^{-sL}}{1+Ts}$$

**Process med en integration + dödtid:**



$$G(s) = \frac{Ke^{-sL}}{s}$$

## Tunregelmetoder för PID-regulatorer

Parameterinställning av PID-regulator enligt **Ziegler-Nichols självsvängningsmetod**.

Regulator\parameter	K	Ti	Td
P-reg	0.5K <sub>o</sub>	-	-
PI-reg	0.45K <sub>o</sub>	T <sub>o</sub> /1.2	-
PID-reg	0.6K <sub>o</sub>	T <sub>o</sub> /2	T <sub>o</sub> /8

T<sub>o</sub> är periodtiden för självsvängning, K<sub>o</sub> förstärkningen vid denna.

Parameterinställning av PID-regulator enligt **Ziegler-Nichols stegsvarmetod**.

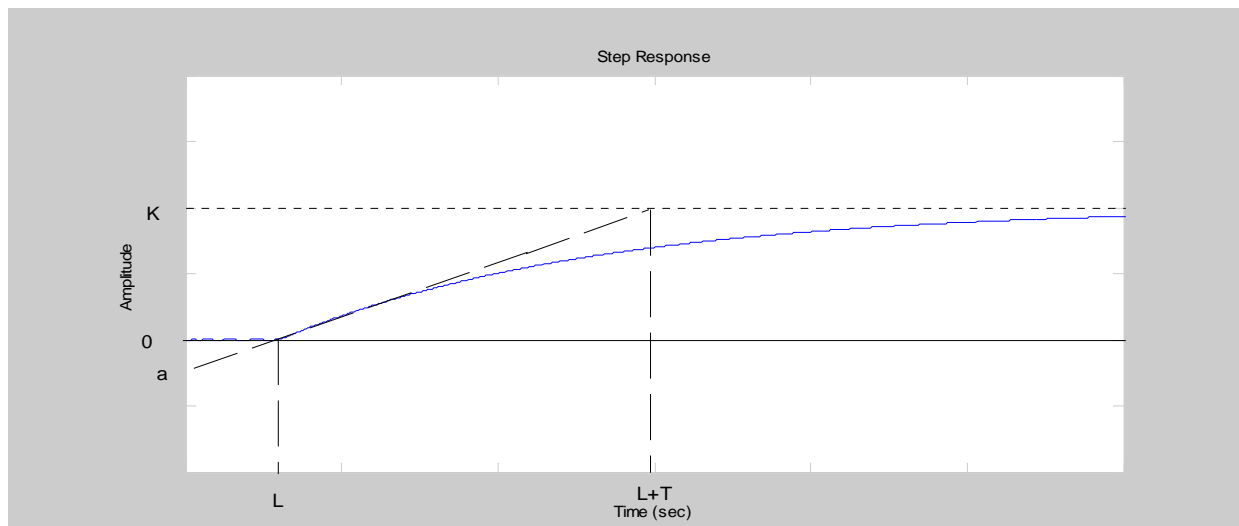
Regulator\parameter	K	Ti	Td
P-reg	T/(K <sub>p</sub> L)	-	-
PI-reg	0.9T/(K <sub>p</sub> L)	3L	-
PID-reg	1.2 T/(K <sub>p</sub> L)	2L	L/2

K<sub>p</sub> förstärkning hos process samt T och L parametrar i stegsvaret.

Parameterinställning av PID-regulator enligt **Chien, Hrones & Reswicks stegsvarmetod**.

Regulator\parameter	K	Ti	Td
P-reg	0.3/a	-	-
PI-reg	0.35/a	1.2T	-
PID-reg	0.6/a	T	L/2

Parameter a avläses i stegsvaret enligt nedan. T och L är vanliga parametrar i stegsvaret.



Stegsvar som används för att avläsa enligt Chien, Hrones & Reswicks stegsvarmetod. Notera att a avläses m h a en tangent i en punkt där derivatan är maximal.

**Lambdametoden** baseras också på ett stegsvar och en process:  $G(s) = \frac{K_p e^{-sL}}{1+Ts}$ .

$\lambda = p \cdot M$ , där  $1 \leq p \leq 3$  och  $M = \max(L, T)$ . Notera att K<sub>p</sub> är processförstärkningen.

Regulator	K	Ti
PI-reg	T/(K <sub>p</sub> (λ+L))	T

**Statiska (kvarstående) fel**,  $e_{ss}$  i återkopplade reglersystem.

Notera följande:  $m$  är typtalet i reglersystemet. Konstanterna  $K_0$ ,  $K_1$  och  $K_2$  är LF-förstärkningen hos kretsöverföringen.

	$m=0$	$m=1$	$m=2$
Steg	$1/(1+K_0)$	0	0
Ramp	$\infty$	$1/K_1$	0
Parabel	$\infty$	$\infty$	$1/K_2$

$$\text{Slutvärdesatsen: } \lim_{t \rightarrow \infty} f(t) = \lim_{s \rightarrow 0} s F(s)$$

**Process av andra ordningen (underdämpat system):**  $G(s) = \frac{K\omega_0^2}{s^2 + 2\zeta\omega_0 s + \omega_0^2}$

Stigtid:  $t_r = \frac{2.16\zeta + 0.60}{\omega_0}$ , där  $0.3 \leq \zeta \leq 0.6$

Insvängningstid (5%):  $t_s = \frac{1}{\zeta\omega_0} \ln\left(\frac{20}{\sqrt{1-\zeta^2}}\right)$

Insvängningstid (2%):  $t_s = \frac{4}{\zeta\omega_0}$

Peaktiden:  $t_p = \frac{\pi}{\omega_0 \sqrt{1-\zeta^2}}$

Maximal översväng ( $(y_{\max} - y_{ss})/y_{ss}$ ):  $M = e^{-\frac{\zeta\pi}{\sqrt{1-\zeta^2}}}$

Dämpad egensvängning:  $\omega_d = \omega_0 \sqrt{1-\zeta^2}$

Resonansfrekvens:  $\omega_p = \omega_0 \sqrt{1-2\zeta^2}$

Resonanstop:  $M_p = \frac{1}{2\zeta\sqrt{1-\zeta^2}}$ ,  $0 < \zeta < \frac{1}{\sqrt{2}}$

$$M_p = 1, \zeta \geq \frac{1}{\sqrt{2}}$$

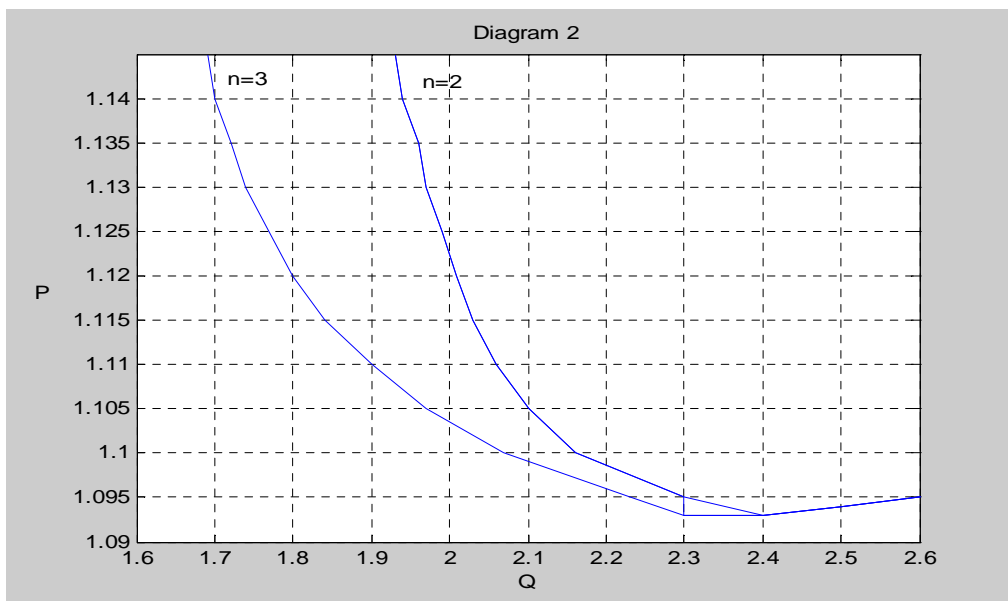
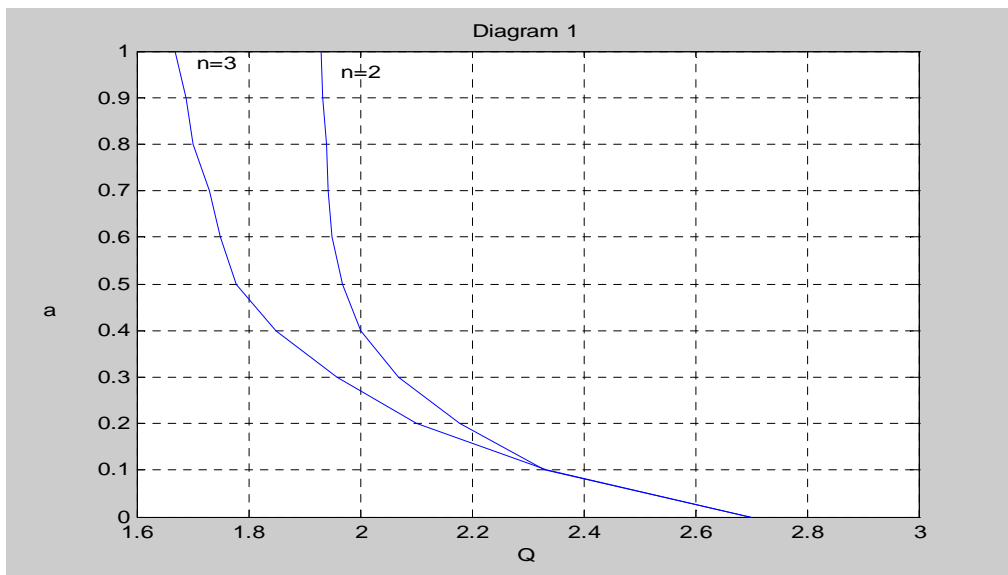
**Process med två tidskonstanter:**  $G(s) = \frac{K}{(1+Ts)(1+aTs)}$

$T = \frac{t_{2/3}}{P(1+a)}$  , notera att parametrar P och a avläses ur diagram 1 och diagram 2.

$Q = \frac{t_{2/3}}{t_{1/3}}$  , notera att  $t_{1/3}$  och  $t_{2/3}$  är tider som avläses ur stegsvaret.

**Process med tre tidskonstanter:**  $G(s) = \frac{K}{(1+Ts)(1+aTs)(1+a^2Ts)}$

$T = \frac{t_{2/3}}{P(1+a+a^2)}$        $Q = \frac{t_{2/3}}{t_{1/3}}$



## Mekaniska system:

**Newtons II:a lag**  $\sum F = M \frac{d^2x(t)}{dt^2}$

Fjäder:  $F = kx$ ,  
x- förskjutningen från jämviktsläge [m].  
k- fjäderkonstant [N/m]

Dämpare:  $F = b \frac{dx}{dt}$   
b- dämpkonstant [Ns/m]  
 $\frac{dx}{dt}$  - hastighetsförändring från sitt jämviktsläge [m/s]

## Bodediagram med grundfaktorer

Decibel (dB) =  $20 \log |G(j\omega)|$

Oktav = frekvenskvot 2:1 eller 1:2

Dekad = frekvenskvot 10:1 eller 1:10

Lutning=  $\pm m \cdot 20 \text{dB/dekad}$ , där m är ett heltal.

Frekvensfunktionen:  $G(j\omega) = G_1(j\omega) \cdot G_2(j\omega)$

Fasfunktionen:  $\arg \{G(j\omega)\} = \arg \{G_1(j\omega)\} + \arg \{G_2(j\omega)\}$

Amplitudfunktionen:  $|G(j\omega)| = |G_1(j\omega)| \cdot |G_2(j\omega)|$  eller  
 $20 \log |G(j\omega)| = 20 \log |G_1(j\omega)| + 20 \log |G_2(j\omega)|$

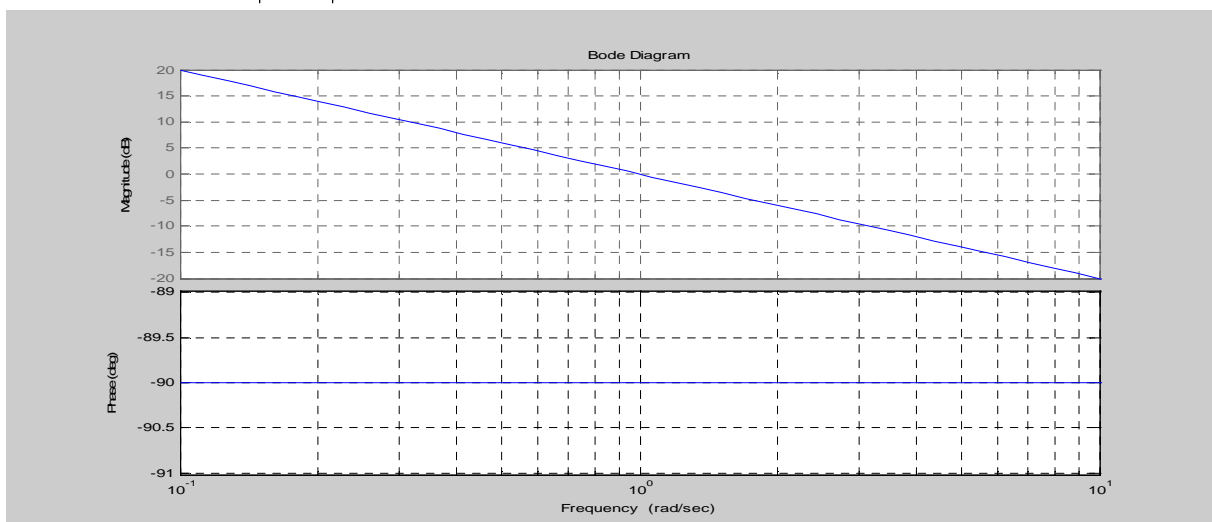
Följande grundfaktorer förekommer hos en linjär överföringsfunktion:

$$K \quad s \quad 1/s \quad (1 + Ts) \quad e^{-Ls} \quad 1/(1+Ts) \quad \text{eller} \quad 1/(1 + 2\zeta sT + s^2T^2)$$

Nedan kommer visas respektive Bodediagram.

### Integration: $G(s) = 1/s$

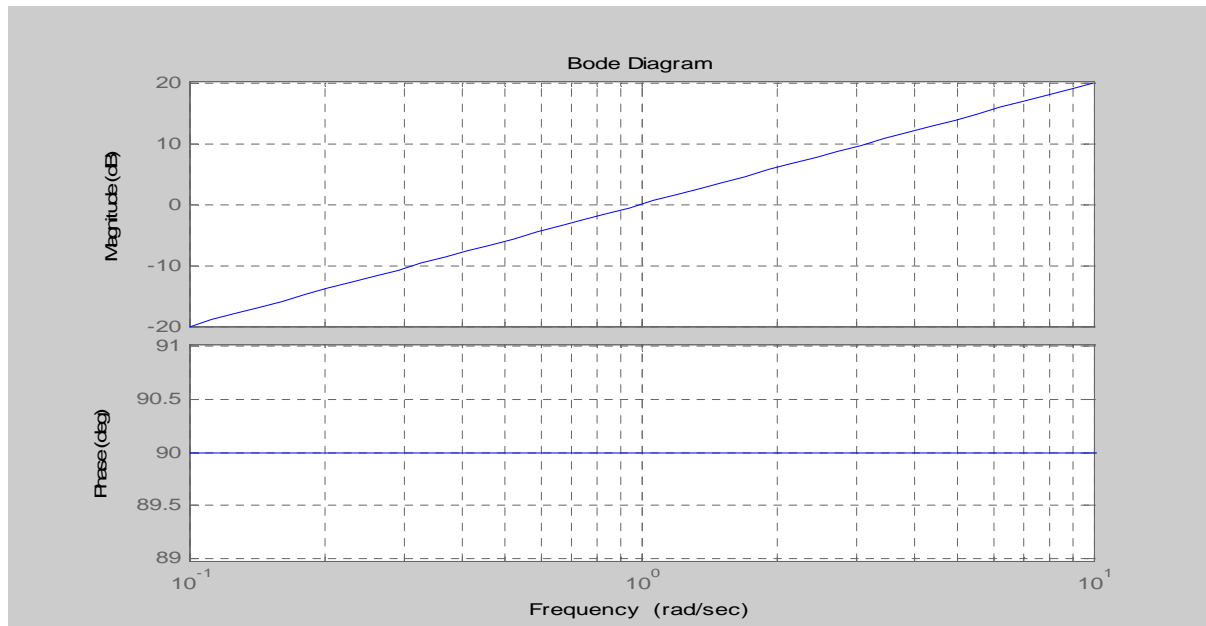
Amplitudfunktion:  $|G(\omega)| = 1/\omega$       Fasfunktion:  $\arg\{G(\omega)\} = -90^\circ$



**Derivering:  $G(s)=s$**

Amplitudfunktion:  $|G(\omega)| = \omega$

Fasfunktion:  $\arg\{G(\omega)\}=90^\circ$



**Dödtidsfaktor:  $G(s)=e^{-sL}$**

Amplitudfunktion:  $|G(\omega)| = 1$

Fasfunktion:  $\arg\{G(\omega)\} = \omega L 180^\circ/\pi$

**Konstant förstärkningsfaktor:  $G(s)=K$**

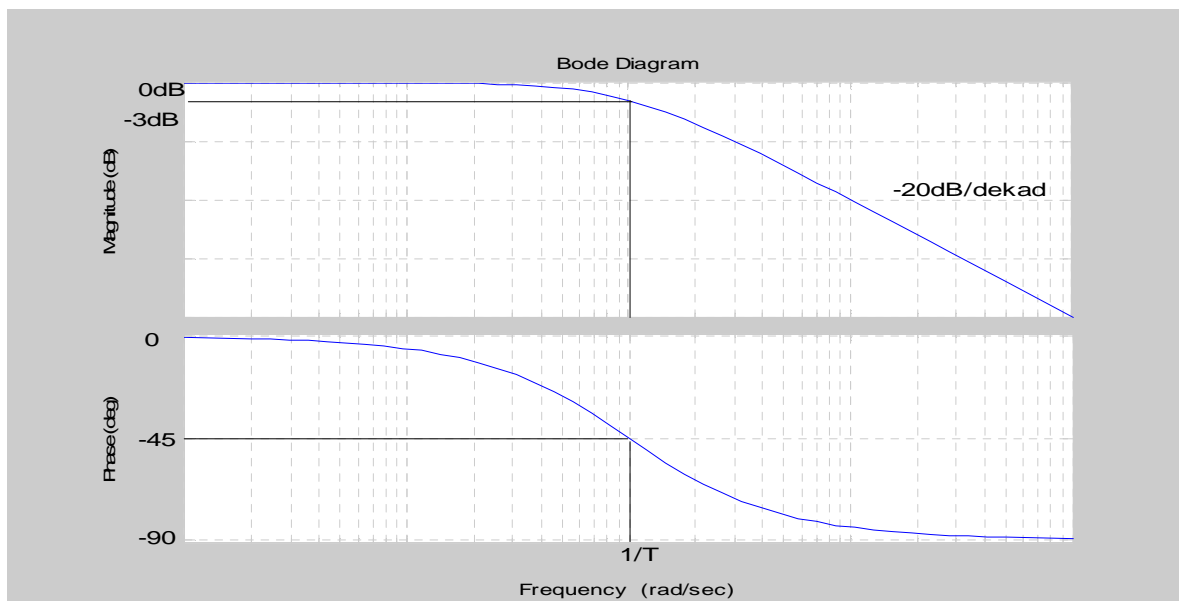
Amplitudfunktion:  $|G(\omega)| = K$

Fasfunktion:  $\arg\{G(\omega)\} = 0^\circ$

**Förstgradsfaktor i nämnaren:  $G(s) = 1/(1+Ts)$**

Amplitudfunktion:  $|G(\omega)| = \frac{1}{\sqrt{1+(T\omega)^2}}$

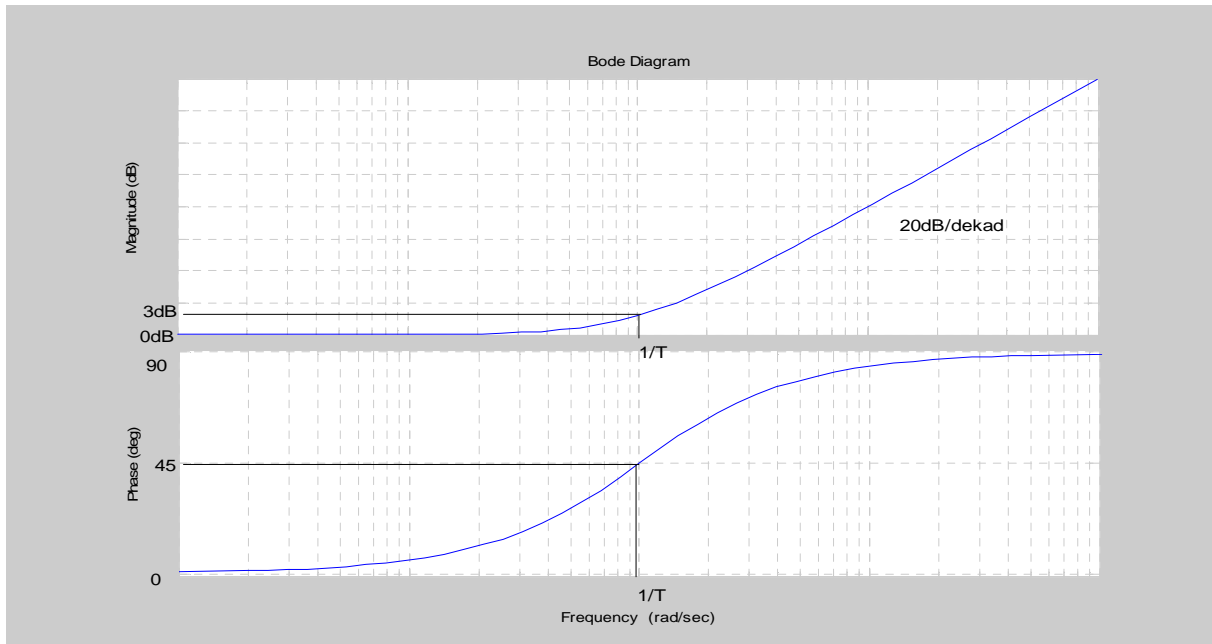
Fasfunktion:  $\arg\{G(\omega)\} = -\arctan(T\omega)$





**Förstgradsfaktor i täljaren:  $G(s) = 1+Ts$**

Amplitudfunktion:  $|G(\omega)| = \sqrt{1 + (T\omega)^2}$       Fasfunktion:  $\arg\{G(\omega)\} = \arctan(T\omega)$

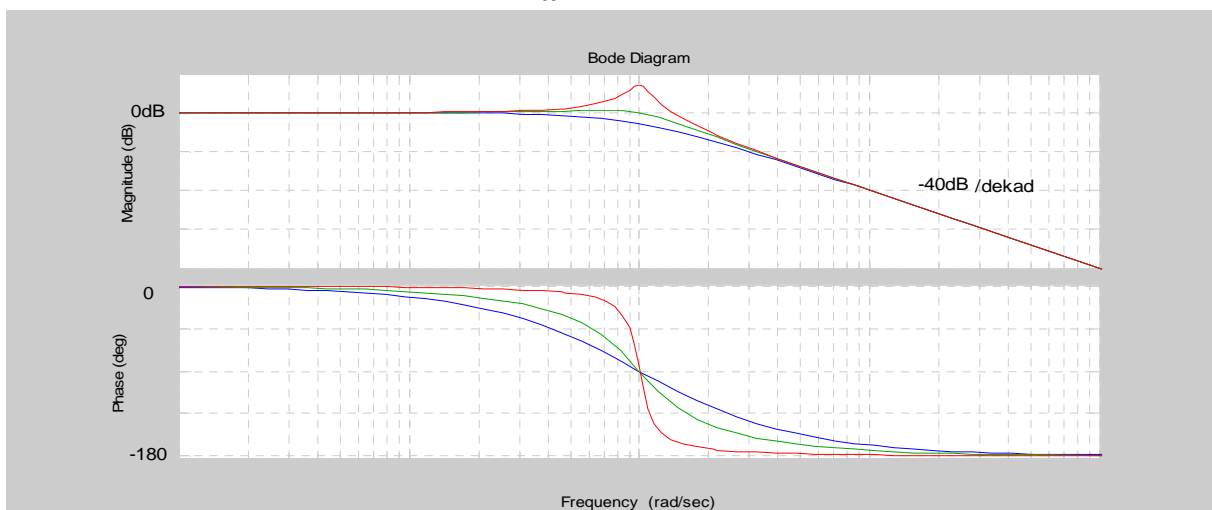


**Andragsgradsfaktor i täljaren:  $G(s) = \frac{1}{1+2\zeta Ts + T^2 s^2}$**

Amplitudfunktion:  $|G(\omega)| = \frac{1}{\sqrt{(1-\omega^2 T^2)^2 + (2\zeta T\omega)^2}}$

Fasfunktion:  $\arg\{G(\omega)\} = -\arctan\left(\frac{2\zeta T\omega}{1-T^2\omega^2}\right)$ , för  $\omega < 1/T$

$\arg\{G(\omega)\} = -\arctan\left(\frac{2\zeta T\omega}{1-T^2\omega^2}\right) - 180^\circ$ , för  $\omega > 1/T$



Kurvorna ovan är ritade för  $\zeta=0.1, 0.5$  och  $1$

**Routh-Hurwitz stabilitetskriterium:** utgår från karakteristiska ekvationen i form av ett polynom.

$$a_0s^n + a_1s^{n-1} + a_2s^{n-2} + a_3s^{n-3} + a_4s^{n-4} + \dots = 0$$

Koefficienterna förs in i en tabell enligt nedan:

$s^n$	$a_0$	$a_2$	$a_4$	$a_6$
$s^{n-1}$	$a_1$	$a_3$	$a_5$	$a_7$
$s^{n-2}$	$c_0$	$c_1$	$c_2$	$c_3$
$s^{n-3}$	$d_0$	$d_1$	$d_2$	$d_3$
.	.	.	.	.
.	.	.	.	.
.	.	.	.	.
$s^0$				

$$c_0 = \frac{a_1a_2 - a_3a_0}{a_1}, \quad c_1 = \frac{a_1a_4 - a_5a_0}{a_1}, \quad c_2 = \frac{a_1a_6 - a_7a_0}{a_1},$$

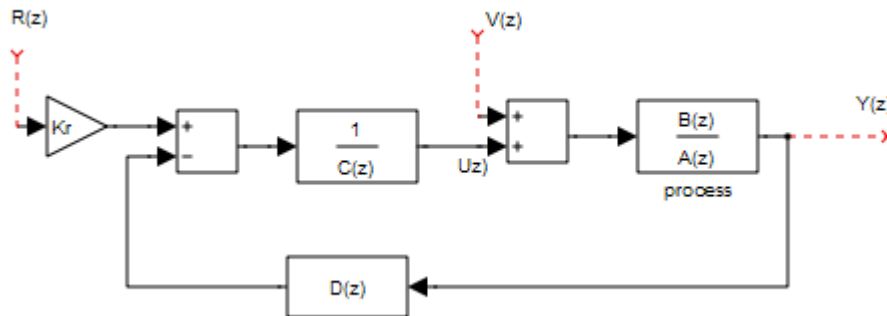
$$d_0 = \frac{c_0a_3 - c_1a_1}{c_0}, \quad d_1 = \frac{c_0a_5 - c_2a_1}{c_0}, \quad \text{o s v samma procedur tills vi har nått sista raden.}$$

Första kolumnen utvärderas för att bestämma stabiliteten.

### Analog PID-regulator:

Regulator	Funktion	Överföringsfunktion $G(s)$
Ideal PID-regulator	$u(t) = K(e(t) + \int_0^t e(\tau)d\tau + T_d \frac{de(t)}{dt})$	$G(s) = K(1 + \frac{1}{T_i s} + T_d s)$

## POLPLACERINGSREGULATOR och POLPLACERINGSMETODEN



Val av ordningstal hos karakteristiskt polynom:

$$\text{grad}(P) = \text{grad}(A) + \text{grad}(B) - 1 \quad (\text{ icke-integrerande regulator } )$$

$$\text{grad}(P) = \text{grad}(A) + \text{grad}(B) \quad (\text{ integrerande regulator } )$$

Val av ordningstal hos regulatorpolynom: ( icke-integrerande regulator)

$$\text{grad}(C) = \text{grad}(B) - 1$$

$$\text{grad}(D) = \text{grad}(A) - 1$$

Val av ordningstal hos regulatorpolynom: ( integrerande regulator)

$$\text{grad}(C) = \text{grad}(B)$$

$$\text{grad}(D) = \text{grad}(A)$$

Karakteristisk ekvation:  $P(z) = A(z)C(z) + B(z)D(z)$

### Polplaceringsregulator:

polynomen

$$C(z) = 1 + c_1z^{-1} + c_2z^{-2} + c_3z^{-3} + \dots$$

$$D(z) = d_0 + d_1z^{-1} + d_2z^{-2} + d_3z^{-3} + \dots$$

$$C(z) = (1 - z^{-1})(1 + c_1z^{-1} + c_2z^{-2} + c_3z^{-3} + \dots) \quad - \text{ vid integrerande regulator}$$

Börvärdefaktor, som ger korrekt statisk förstärkning

$$K_r = \frac{C(1)}{H(1)} + D(1) = \frac{P(1)}{B(1)}$$

### Tabell för diskretisering av kontinuerliga processer

Förutsättning är att signalen till vår process är styckvis konstant med ett samplingsintervall  $h$ .

Kontinuerlig process $G(s)$	Diskretiserad process $H(z)$
$\frac{K}{s}$	$\frac{Kh}{z-1} = \frac{Khz^{-1}}{1-z^{-1}}$
$e^{-hs}$ , $h$ är dödtid	$z^{-1}$
$\frac{K}{1+Ts}$	$\frac{K(1-e^{-h/T})}{z-e^{-h/T}} = \frac{K(1-e^{-h/T})z^{-1}}{1-e^{-h/T}z^{-1}}$
$\frac{K}{s(1+Ts)}$	$KT \frac{(e^{-h/T}-1+h/T)z^{-1}+(1-e^{-h/T})(1+h/T))z^{-2}}{1-(1+e^{-h/T})z^{-1}+e^{-h/T}z^{-2}}$

### Tidsdiskret PID-regulator:

Regulator	Funktion
Ideal PID-regulator	$u[k] = K(e[k] + \frac{h}{T_i} \sum_{i=0}^k e[i] + T_d \frac{e[k]-e[k-1]}{h})$

$h$  = samplingsintervallet

$K$  = förstärkningen

$T_i$  = integrationstid

$T_d$  = deriveringstid