# Regelungstechnik 2

FS 24 Prof. Dr. Lukas Ortmann

Autoren:

Simone Stitz, Laurin Heitzer

Version: 1.0.20240405

 $\underline{https:/\!/github.com/P4ntomime/regelungstechnik-2}$ 

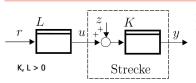


# Inhaltsverzeichnis

Regelkreise aus LTI-Systemen (S. 105)		2		3.4 Stabilitätsreserven im Nyquistdiagramm (S. 129)	
	1.1 Steuerung	2		3.5 Nyquistdiagramme mit MatLab	4
	1.2 Regelung	2		3.6 Vorgehen: Nyquistdiagramme zeichnen	4
	1.3 Stabilität eines Systems mit Rückkopplung	2	4	Dezibel dB	
	Frequenzgang (S. 114)	2		4.1 Umrechnung Verstärkungsfaktor – Dezibel dB	4
	2.1 Frequenzgang G(j omega) als komplexe Zahl	2		4.2 dB–Umrechnungstabelle	4
	<ul> <li>2.2 Frequenzgang der Grundglieder</li> <li>2.3 Darstellung mit Zeigern</li> <li>2.4 Bestimmung des Frequenzgangs aus DGL</li> <li>2.5 Serieschaltung von LZI-Systemen</li> <li>2.6 Parallelschaltung von LZI-Systemen</li> <li>2.7 Kreisschaltung (Gegenkopplung) von LZI-Systemen</li> <li>2.8 Frequenzgang – Übertragungsfunktion (UTF)</li> </ul>	2	5	Bode-Diagramm  5.1 Vorgehen: Bode-Diagramm zeichnen  5.2 Modellbildung (UTF) mittels Frequenzmessung (S. 139)  5.3 Stabilität im Bodediagramm (S. 140)  5.4 Bodediagramme mit Matlab  5.5 Alternative Stabilitätskriterien – Vorzeichenregel	
,	Stabilität – Nyquistkriterium (S. 126)	3	6	PID-Regler	
	3.1 Stabilität im Nyquist-Diagramm	3	7	Anhang	;
	3.2 Vereinfachtes Nyquistkriterium (S. 127-128)	3		7.1 Bodediagramm eines Integrators	
	3.3 Stabilitätsreserven	3		7.2 Bodediagramm mit Nullstelle bei omega = 0	

# 1 Regelkreise aus LTI-Systemen (S. 105)

# 1.1 Steuerung

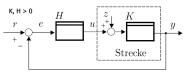


Eine Steuerung besitzt keine Rückkopplung und ist somit ein offener Regelkreis

$$y = \underbrace{KL \cdot r}_{\text{Sensitivität}} + \underbrace{K \cdot z}_{\text{Störung}}$$

#### 1.2 Regelung

Eine regelung besitzt eine Gegenkopplung



$$y = KH \cdot (r - y) + K \cdot z$$

$$y = \underbrace{\frac{KH}{1 + KH} \cdot r}_{\text{Sensitivität}} + \underbrace{\frac{K}{1 + KH} \cdot z}_{\text{Störungsunterdrückung}}$$

# 1.2.1 Störungsunterdrückung (S. 106)

Ein Regler ist vorteilhaft, um Störungen zu unterdrücken, denn für die Verstärkung der Störung z gilt:

$$\lim_{H\to\infty}\frac{K}{1+KH}\cdot z=0$$

- $\Rightarrow$  Hat der Regler eine grosse Verstärkung H, so wird die Störung z unterdrückt
- → Bei einer Steuerung wird die Störung nicht unterdrückt

#### 1.2.2 Sensitivität (Empfindlichkeit) (S. 106)

Für die Sensitivität eines Reglers gilt:

$$\lim_{H \to \infty} \frac{KH}{1 + KH} \cdot r = 1$$

- $\Rightarrow$  Hat der Regler eine grosse Verstärkung H, so ist  $y \approx r$  (Ausgang  $\approx$  Sollwert)
- $\Rightarrow$  Bei einer Steuerung muss  $H = \frac{1}{L}$  sein, damit  $y \approx r$

#### 1.2.3 Stabilitätsproblem (S. 109-110)

Sobald ein offener Regelkreis (Steuerung) geschlossen wird, muss darauf geachtet werden, dass das System stabil ist.

# 1.3 Stabilität eines Systems mit Rückkopplung

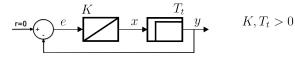
(asymp.) stabil Verstärkung |V| < 1 System schwingt nicht

Verstärkung V = -1 System schwingt mit konstanter Ampl. grenzstabil Verstärkung |V| > 1 System schwingt mit zunehmender Ampl. instabil

# 1.3.1 Berechnung Grenzstabilität (S. 111)

Für Grenzstabilität muss für die Verstärkung des Systems gelten: V = -1

#### Beispiel: Grenzstabilität System aus I-Glied und Totzeitglied



Es muss gelten: y(t) = -e(t) unter der Annahme, dass  $e(t) = A \cdot \cos(\omega t)$ 

$$x(t) = K \cdot \int_{0}^{t} e(\tau) d\tau + x_{0} = K \cdot \int_{0}^{t} A \cdot \cos(\omega \tau) d\tau + x_{0} = K \frac{A}{\omega} \sin(\omega \tau) \Big|_{0}^{t} + x_{0}$$
$$= \frac{KA}{\omega} \sin(\omega t) + \underbrace{x_{0}}_{0}$$

$$y(t) = x(t - T_t) = \frac{KA}{\omega} \sin(\omega(t - T_t)) = \frac{KA}{\omega} \cos(\omega(t - T_t) - \frac{\pi}{2})$$

Koeffizientenvergleich:

$$\underbrace{\frac{KA}{\omega}\cos\left(\omega t - \omega T_t - \frac{\pi}{2}\right)}_{y(t)} = -A\cos(\omega t) = \underbrace{A \cdot \cos(\omega t - \pi)}_{-e(t)}$$

- → Wenn der Regler die Verstärkung K hat ist das System grenzstabil und das System schwingt für alle Zeit mit der Frequenz  $\omega$
- → Die Verstärkung K muss vermieden werden!

## 2 Frequenzgang (s. 114)

Wird ein Sinus-Signal u(t) in ein LZI-System gegeben, so ist das Ausgangssignal y(t) wieder sinusförmig. Dabei ändern sich meist die Amplitude und die Phase. Die Frequenz hingegen bleibt gleich.

Die Amplitude und die Frequenz des Ausgangssignals (bzw. deren Änderung) kann allerdings frequenzabhängig sein!



- Amplitude Eingangssignal
- Amplitude Ausgangssignal
- Verstärkung
- Phasenverschiebung

$$u(t) = A \cdot \cos(\omega t)$$
  $y(t) = B \cdot \cos(\omega t + \varphi) + \text{Transiente}$ 

## Transiente

Die Transiente beschreibt den Vorgang, bis der eingeschwungene Zustand (steady state) erreicht ist. In der Praxis betrachtet man häufig  $t = 5\tau$  als Ende des Einschwingvorgangs

→ Uns interessiert nur der der steady state!

## Darstellung des Frequenzgangs

Der Frequenzgang kann mittels folgenden Diagrammen dargestellt werden:

- Nyquist-Plot (Ortskurve)
- Bode-Plot
- · Zeiger-Diagramm

# **2.1 Frequenzgang** $G(j\omega)$ als komplexe Zahl (s. 116)

$$G(\mathrm{j}\omega) = \left|G(\mathrm{j}\omega)\right| \cdot \mathrm{e}^{\mathrm{j}\angle G(\mathrm{j}\omega)} = \frac{B}{A} \cdot \mathrm{e}^{\mathrm{j}\varphi}$$

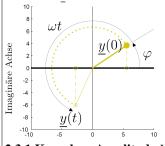
# 2.2 Frequenzgang der Grundglieder

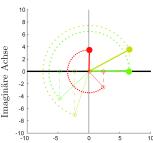
P-Glied	I-Glied	PT <sub>1</sub> -Glied	$\mid \mathrm{T}_{t} ext{-Glied}$		
$\longrightarrow^K$	$ \stackrel{K}{\longleftarrow}$	$\longrightarrow^{K} T$	$\begin{array}{c c} T_t \ (\geq 0!) \\ \hline \end{array}$		
y(t) = Ku(t)	$\dot{y}(t) = Ku(t)$	$\mid T\dot{y}(t) + y(t) = Ku(t)$	$y(t) = u(t - T_t)$		
$G(j\omega) = K$	$G(j\omega) = \frac{K}{j\omega}$	$G(j\omega) = \frac{K}{1 + j\omega T}$	$G(j\omega) = e^{-j\omega T_t}$		
$ G  = K$ $\angle G = 0$	$ G  = \frac{K}{\omega}$ $\angle G = -\frac{\pi}{2}$	$ G  = \frac{K}{\sqrt{1 + (\omega T)^2}}$ $\angle G = -\arctan(\omega T)$	$ G  = 1$ $\angle G = -\omega T_t$		
Im  K  Re	$\begin{array}{c} \text{Im} \\ \\ \omega \rightarrow \infty \\ \\ \omega = 0 \end{array}$ Re	$\begin{array}{c} \text{Im} \\ \omega=0 \\ K \\ \text{Re} \\ \text{Halbkreis} \end{array}$	$\begin{array}{c} \text{Im} \\ \\ \\ \\ \\ \\ \\ \\ \\ \\ \\ \\ \\ \\ \\ \\ \\ \\ \\$		

→ Zusammengesetzte Grundglieder: siehe Skript S. 204-208

#### 2.3 Darstellung mit Zeigern

Im Frequenzbereich kann ein Signal bei einer bestimmten Frequenz als Zeigerdiagramm dargestellt werden. Dabei wird das Signal y(t) als Zeiger Y zur Zeit t = 0 dargestellt, welcher anschliessend mit Frequenz  $\omega = 2\pi f$  rotiert. Das zeitliche Signal y(t) entspricht dem Realteil von y(t)





# 2.3.1 Komplexe Amplitude Y

$$\begin{split} \underline{y}(t) &= B \cdot [\cos(\omega t + \varphi) + j \sin(\omega t + \varphi)] \\ &= B \cdot e^{j(\omega t + \varphi)} = B \cdot e^{j\varphi} \cdot e^{j\omega t} \\ &= \underline{Y} \cdot e^{j\omega t} \end{split}$$

Die in der Gleichung vorkommenden Grössen sind definiert als

|y(t)| = BMaximale Amplitude des Ausgangssignals

Re(y(t)) = y(t) Ausgangssignal (zeitlich)

 $y(0) = \underline{Y}$ Anfangszeiger (komplexe Amplitude)

#### 2.3.2 Ableitung / Integral im Frequenzbereich

$$\underline{\dot{y}}(t) = \underline{Y} \cdot \mathbf{j}\omega \cdot \mathbf{e}^{\mathbf{j}\omega t}$$

 $\int y(t) \, \mathrm{d}t = \frac{\underline{Y}}{\mathrm{j}\omega} \cdot \mathrm{e}^{\mathrm{j}\omega t}$ 

## 2.4 Bestimmung des Frequenzgangs aus DGL

- 1. DGL des Systems in Frequenzbereich transformieren
- **2.** Geeignet umformen:  $G(j\omega) = \frac{Y}{U}$
- **3.** Falls gewünscht: Amplitude  $|\overline{G(j\omega)}|$  und Phase  $\varphi$  bestimmen

## Beispiel: PT<sub>1</sub> Glied

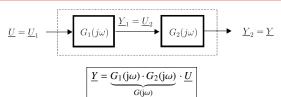
$$T\dot{y} + y(t) = Ku(t) \quad \underbrace{\frac{Y}{\underline{Y}} = Y}_{\text{Frequenzbereich}} \quad T \cdot j\omega \cdot \underline{Y} + \underline{Y} = [j\omega T + 1] \cdot \underline{Y} = K\underline{U}$$

$$\frac{\underline{Y}}{\underline{U}} = \frac{K}{j\omega T + 1} = G(j\omega)$$

$$|G(j\omega)| = \frac{|\underline{Y}|}{|\underline{U}|} = \frac{K}{\sqrt{(\omega T)^2 + 1^2}} \qquad \varphi = \frac{K}{1 + (\omega T)^2} - j\frac{K\omega T}{1 + (\omega T)^2} + \pi$$

## 2.4.1 Allgemeiner Fall

## 2.5 Serieschaltung von LZI-Systemen



$$G_1\dot{G}_2 = |G_1| \cdot e^{j\angle G_1} \cdot |G_2| \cdot e^{j\angle G_2} = |G_1||G_2| \cdot e^{j(\angle G_1 + \angle G_2)}$$

# 2.6 Parallelschaltung von LZI-Systemen



$$\underline{\underline{Y} = \underline{Y}_1 + \underline{Y}_2 = G_1(j\omega) \cdot \underline{U} + G_2(j\omega) \cdot \underline{U}} = \underbrace{(G_1(j\omega) + G_2(j\omega))}_{G(j\omega)} \cdot \underline{U}$$

$$G_1 + G_2 = \text{Re}\{G_1\} + \text{Re}\{G_2\} + j(\text{Im}\{G_1\} + \text{Im}\{G_2\})$$

# 2.7 Kreisschaltung (Gegenkopplung) von LZI-Systemen



$$\underline{\underline{Y}} = \underbrace{\frac{G_1(j\omega)}{1 + G_1(j\omega) \cdot G_2(j\omega)}}_{G(j\omega)} \cdot \underline{\underline{U}}$$

→ Anwendung von Mason Regel (SigSys)

## 2.7.1 Vorgehen Frequenzgang ermitteln

- 1. Gleichung zum Blockdiagramm aufstellen
- 2. Nach Y umformen

# 2.8 Frequenzgang – Übertragungsfunktion (UTF)

Der Frequenzgang  $G(j\omega)$  und du Übertragungsfunktion G(s) mit  $s = \sigma + j\omega$  hängen folgendermassen zusammen:

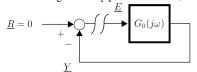
$$G(j\omega) = G(s)|_{s=j\omega}$$

#### 2.8.1 Übersicht Darstellungsformen



## 3 Stabilität – Nyquistkriterium (s. 126)

Die Stabilität eines Regelkreises kann mit dem Nyquistkriterium viel einfacher betrachtet werden. Dafür wird der Frequenzgang  $G_0(\mathbf{j}\omega)$  des offenen Regelkreises betrachtet. Ausserdem gibt das Nyquistkriterium an, wie robust ein Regelkreis ist.



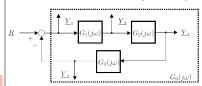
Frequenzgang des offenen Regelkreises

$$G_0(j\omega) = \frac{\underline{Y}}{\underline{E}}$$

#### Beispiel: Kreisschaltung mit mehreren Blöcken

Folgendes System besitzt ein Eingangssignal R und vier Ausgangssignale Y Es sollen der Frequenzgang des offenen Regelkreises  $G_0(j\omega)$ , sowie ausgewählte UTFs des Systems beschrieben werden.

$$G_0(j\omega) = G_1(j\omega) \cdot G_2(j\omega) \cdot G_3(j\omega)$$



$$\xrightarrow{\underline{Y}_3} \frac{\underline{Y}_1}{\underline{R}} = \frac{1}{1 + G_1(j\omega) \cdot G_2(j\omega) \cdot G_3(j\omega)}$$

$$\frac{\underline{Y}_3}{\underline{R}} = \frac{G_1(j\omega) \cdot G_2(j\omega)}{1 + G_1(j\omega) \cdot G_2(j\omega) \cdot G_3(j\omega)}$$

Hinweis: Die Stabilität des Systems ist unabhängig von der Reihenfolge der Teilsysteme  $G_i(j\omega)$ , da die Stabilität durch den Nenner (bzw. die Polstellen) beschrieben wird.

## 3.1 Stabilität im Nyquist-Diagramm

Gedankenexperiment: Ein offener Regelkreis mit  $G_0(j\omega)$  (gemäss Abschnitt 3) um eine veränderbare Verstärkung K ergänzt.

#### 3.1.1 Stabilität

Wähle  $K = K_0$ , sodass sich die Ortskurve immer innerhalb des Einheitskreises befindet.

- Befindet sich die Ortskurve eines Systems immer innerhalb des Einheitskreises, so ist der offene Regelkreis stabil.
  - → Daraus folgt, dass auch der geschlossene Regelkreis stabil sein muss.
- Führungsübertragungsfunktion für  $K \ll K_0$ :

$$G_f(j\omega) = \frac{K \cdot G_0(j\omega)}{1 + K \cdot G_0(j\omega)} \approx K \cdot G_0(j\omega)$$

Wähle  $K = K_{krit} > K_0$ , sodass die Ortskurve den Punkt –1 schneidet.

- Ortskurve des offenen Regelkreises  $G_0(j\omega)$  verläuft **durch den Punkt –1**,
- Die Frequenz  $\omega_{\pi}$ , für die  $G_0(j\omega_{\pi}) = -1 = e^{-\pi}$  heisst **kritische Frequenz**. Mit dieser kritischen Frequenz schwingt das System.
- kritischen Frequenz schwingt das System.

   Die Führungsübertragungsfunktion  $G_f(j\omega) = \frac{K \cdot G_0(j\omega)}{1+K \cdot G_0(j\omega)}$  wird bei der kritischen Frequenz zu  $G_f(j\omega_\pi) = \frac{-1}{1-1} = -\infty \Longrightarrow$  Grenzstabilität

#### 3.1.3 Instabilität

Wähle  $K > K_{krit}$ 

- Ortskurve verläuft nicht mehr durch den Punkt −1
- Das System ist instabil

3.1.2 Grenzstabilität

## 3.2 Vereinfachtes Nyquistkriterium (S. 127-128)

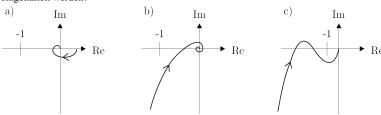
Idee: Informationen über den offenen Regelkreis verwenden, um die Stabillität des geschlossenen Regelkreises zu beurteilen

# 3.2.1 Vereinfachtes Nyquistkriterium

- Gemäss Abschnitt 3 wird  $G_0 = \prod_i G_i$  gebildet aus den seriegeschalteten Teilsystemen des offenen Regelkreises ( $\Rightarrow$  Produkt aller  $G_i$  im Feedback-Loop)
- G<sub>0</sub> muss dabei einem **Prozess mit Ausgleich** (stabilen **Prozess**) entsprechen; zusätzlich dürfen noch einer oder zwei Integratoren seriegeschaltet sein Mit Polen formuliert: Bei  $G_0$  sind maximal zwei Pole bei Null erlaubt; alle weiteren Pole müssen in der linken Halbebene liegen
- Damit der geschlossene Regelkreis stabil ist, muss der kritische Punkt -1 links der Nyquistkurve von  $G_0$  liegen, wenn diese in Richtung zunehmender Frequenz durchlaufen wird ( $\omega = 0...\infty$ )  $\Rightarrow$  'links der Kurve': Man befindet sich **auf der** Kurve und 'schaut' nach links und muss den Punkt -1 'sehen'

## Beispiel: Ortskurven stabiler Systeme (S. 128)

Achtung: Damit die Stabilität der gezeigten Systeme beurteilt werden kann, muss sichergestellt werden, dass auch die ersten beiden Punkte des vereinfachten Nyquistkriteriums eingehalten werden!

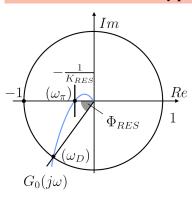


## 3.3 Stabilitätsreserven

Wir möchten nicht nur Stabilität, sondern auch eine gewisse Stabilitätsreserve, um z.B. auch bei einem ungenau modellierten Prozess oder einer sich ändernden Regelstrecke noch einen stabilen Regelkreis zu gewährleisten.

- Auch ein stabiler Regelkreis kann sehr lange (ein)schwingen
- Stabilität / Grenzstabilität / Instabilität sind defnierte Bereiche
  - Es gibt nicht 'ein wenig stabil', 'ziemlich stabil', 'stabiler als...', 'instabiler als'
- Allenfalls: Ein Regelkreis ist stabiler als ein anderer. Gemeint ist:
  - Ein Regelkreis ist besser gedämpft / schneller (eingeschwungen)
  - Ein Regelkreis ist robust er ist trotz gewissen Widerigkeiten im Regelkreis
  - Ein Regelkreis bleibt stabil, auch wenn die Regelstrecke leicht ändert

# 3.4 Stabilitätsreserven im Nyquistdiagramm (s. 129)



$$\Phi_{RES} = \arctan\left(\frac{\operatorname{Re}\left\{G_{0}(j\omega_{D})\right\}}{\operatorname{Im}\left\{G_{0}(j\omega_{D})\right\}}\right)$$

$$\frac{1}{K_{RES}} = \left| G_0(j\omega_\pi) \right|$$

Ein System ist stabil, wenn eine der folgenden Bedingungen erfüllt ist:

- $\omega_{\pi} > \omega_{D}$
- $G_0(j\omega_D) = e^{-j\varphi}$  mit  $0 < \varphi < \pi$
- $0 > G_0(j\omega_{\pi}) > -1$
- Durchtrittsfrequenz  $\omega_D$

Frequenz, bei der die Kurve den Einheitskreis durchquert:  $|G_0(i\omega_D)| = 1$ 

- $\Rightarrow$  Phasenreserve  $\Phi_{RES}$
- Phasenschnittfrequenz  $\omega_{\pi}$

Frequenz, bei der die Kurve die reelle Achse durchquert: Im  $\{G_0(j\omega_\pi)\}=0$ 

 $\rightarrow$  Verstärkungsreserve  $K_{RES}$ 

# 3.4.1 Verstärkungsreserve K<sub>RES</sub>

Die Verstärkungsreserve  $K_{RES}$  liefert direkt den Toleranzwert für den Fall, dass die Modellunsicherheit des offenen Regelkreises bei der Verstärkung liegt.

Der Abstand zur Ursprung bei der Phasenschnittfrequenz  $\omega_{\pi}$  entspricht  $\frac{1}{K_{RES}}$   $\Rightarrow$  Wenn anstatt dem Nominalfrequenzgang  $G_0(j\omega)$  tatsächlich  $K_{RES} \cdot G_0(j\omega)$  vorliegt,

wird der Regelkreis grenzstabil!

#### **3.4.2 Phasenreserve** $\Phi_{RES}$

Die Phasenreserve  $\Phi_{RES}$  liefert einen Toleranzwert für den Fall, dass die

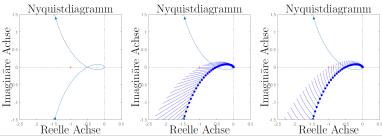
Modellunsicherheit des offenen Regelkreises bei der Totzeit liegt.

 $\Rightarrow$  Wenn anstatt dem Nominalfrequenzgang  $G_0(j\omega)$  tatsächlich  $G_0(j\omega) \cdot e^{-j\omega T_t}$  vorliegt, wird der Regelkreis grenzstabil!

Der Zusammenhang zwischen Phasendrehung und Totzeit ist

$$T_t = \frac{\Phi_{RES}}{\omega_D}$$
 wobei  $[\Phi_{RES}] = \text{rad}$ 

# Beispiel: Einfluss von Stabilitätsreserven auf Nyquistdiagramm



Verstärkungsreserve streckt Kurve vom Ursprung aus

Phasenreserve dreht jeden Punkt der Kurve um verschiedene Winkel  $\omega \cdot T_t$ Rechts: um den Ursprung

#### 3.4.3 Faustregeln für Reserven (S. 131)

Hinweis: Es besteht eine Kopplung zwischen den beiden Effekten!

- Phasenreserve von  $\Phi_{RES} = 40^{\circ} \dots 70^{\circ}$
- Verstärkungsreserve von  $K_{RES} > 4 (\approx 12 \,\mathrm{dB})$

# 3.5 Nyquistdiagramme mit MatLab



- $_{2} G = 1 + 1/s;$ % UTF des Systems
- nyquist(G)

# 3.6 Vorgehen: Nyquistdiagramme zeichnen

- Werte für  $G(\omega = 0)$  und  $G(\omega = \infty)$  berechnen
- Anzahl j im Zähler plus Anzahl j im Nenner entspricht Anzahl Quadranten, welche zwischen  $\omega = 0$  und  $\omega = \infty$  durchlaufen werden
- Pollstellen:  $|G(j\omega)| \downarrow$ ;  $\angle G(j\omega) \downarrow \Rightarrow$  Bewegung im Uhrzeigersinn  $\Rightarrow$  Bei den Nullstellen ist  $\angle G(j\omega) = \pm 45^{\circ}$
- Nullstellen:  $|G(j\omega)| \uparrow$ ;  $\angle G(j\omega) \uparrow$ ;  $\Rightarrow$  Bewegung im Gegenuhrzeigersinn
- Frequenzen der Pol- bzw. Nullstellen berechnen

#### 4 Dezibel dB

# 4.1 Umrechnung Verstärkungsfaktor – Dezibel dB (s. 133)

$$|K|_{\mathrm{dB}} = 20 \,\mathrm{dB} \cdot \log_{10} |K| \quad \Leftrightarrow \quad |K| = 10^{\left(\frac{|K|_{\mathrm{dB}}}{20 \,\mathrm{dB}}\right)}$$

**Hinweis:** Die Betragsstrichte nur Notation! |K| kann sehr wohl negativ sein!

## 4.1.1 Rechenregeln

• Multiplikation → Addition

$$|K_1 \cdot K_2|_{\mathrm{dB}} = |K_1|_{\mathrm{dB}} + |K_2|_{\mathrm{dB}}$$

• Division → Subtraktion

$$\left| \frac{K_1}{K_2} \right|_{\text{dB}} = |K_1|_{\text{dB}} - |K_2|_{\text{dB}}$$

• Kehrwert → Negatives Vorzeichen

$$\left| \frac{1}{K_1} \right|_{dB} = |1|_{dB} - |K_1|_{dB} = -|K_1|_{dB}$$

## 4.2 dB-Umrechnungstabelle (S. 133)

Faktor [1]	Dezibel dB	Faktor [1	Dezibel dB
100	40	2	6
10	20	$\sqrt{2}$	3
1	0	1/2	-3
0.1	-20	$\frac{\mathbf{Y}^2}{2}$	-6
0.01	-40	2	

# **5 Bode-Diagramm**

Das Bode-Diagramm ist eine weitere Variante, den Frequenzgang  $G(\mathrm{j}\omega)$  grafisch darzustellen. Die Darstellung beinhaltet zwei Graphen.

- Amplitudengang  $|G(j\omega)|$  in Dezibel dB
- Phasengang  $\angle G(j\omega)$  in Grad
- Die Frequenzachse ist **logarithmisch** mit  $\log_{10}(\omega)$
- Ein Bodediagramm kann in ein Nyquistdiagramm umgezeichnet werden, aber nicht umgekehrt!

#### 5.0.1 Logarithmische Frequenzachse (S. 134)

• Serieschaltung von Systemen

$$G(\mathrm{j}\omega)=G_1(\mathrm{j}\omega)\cdot G_2(\mathrm{j}\omega)$$

Amplitudengang

$$|G(j\omega)| = |G_1(j\omega)| \cdot |G_2(j\omega)|$$

$$|G(\mathrm{j}\omega)|_{\mathrm{dB}} = |G_1(\mathrm{j}\omega)|_{\mathrm{dB}} + |G_2(\mathrm{j}\omega)|_{\mathrm{dB}}$$

- → Grafisch multiplizieren wäre schwierig, grafisch addieren geht gut
- Phasengang

$$\angle G(j\omega) = \angle G_1(j\omega) + \angle G_2(j\omega)$$

→ Die Phase muss nicht logarithmisch sein, wir haben schon eine Addition

## 5.1 Vorgehen: Bode-Diagramm zeichnen

Das Diagramm wird approximativ mit Geraden gezeichnet!

• Frequenzgang in folgende Form bringen:

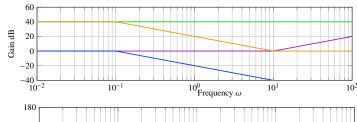
$$G(j\omega) = K_0 \cdot (j\omega)^{v} \cdot \frac{(1 + T_{n0} \cdot j\omega) \cdot (1 + T_{n1} \cdot j\omega) \cdot \dots}{(1 + T_{p0} \cdot j\omega) \cdot (1 + T_{p1} \cdot j\omega) \cdot \dots} \cdot e^{-j\omega T_t}$$

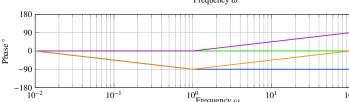
- Für  $\omega = 0$  sind alle  $(1 + T \cdot j\omega) = 1 = 0$  dB Für  $\omega = \frac{1}{T}$  sind alle  $(1 + T \cdot j\omega) = 1 + j = \sqrt{2} \cdot e^{j\frac{\pi}{4}} = 3$  dB $\angle 45$ °
- Frequenzen der Nullstellen berechnen:  $\omega = \frac{1}{T_n}$
- Frequenzen der Polstellen berechnen:  $\omega = \frac{1}{T_n}$
- Jede Nullstelle bewirkt
  - einen Knick um +20 dB / Dekade nach oben im Amplitudengang
  - einen Phasenhub von +90° über 2 Dekaden → +45° beim Knick
- Jede Polstelle bewirkt
  - einen Knick um -20 dB / Dekade nach unten im Amplitudengang
  - einen Phasenverlust von −90° über 2 Dekaden ⇒ −45° beim Knick
- Einzelne Faktoren einzeichnen → Wenn Faktor quadriert ist, zwei mal einzeichnen!
- Grafische Addition der Faktoren für gesamten Frequenzgang

#### Beispiel: Bode-Diagramm zeichnen

$$G(j\omega) = \frac{j\omega + 10}{(j\omega + 0.1)} \quad \text{Standardform} \qquad G(j\omega) = 100 \cdot \frac{(1 + 0.1 j\omega)}{(1 + 10 j\omega)}$$

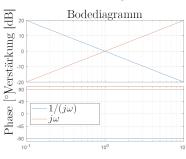
- $|K_0|_{dB} = |100|_{dB} = 40 \text{ dB} \Rightarrow \angle G(100) = 0^{\circ}$  Nullstelle:  $|1 + 0.1 \text{ j}\omega|_{dB} \Rightarrow \text{Knick bei } \omega = \frac{1}{0.1 \text{ s}} = 10 \frac{\text{rad}}{\text{s}}$  Polstelle:  $|1 + 10 \text{ j}\omega|_{dB} \Rightarrow \text{Knick bei } \omega = \frac{1}{10 \text{ s}} = 0.1 \frac{\text{rad}}{\text{s}}$
- Endresultat: Grafische Addition der Teilresultate

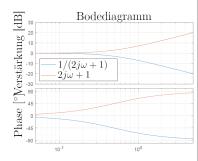




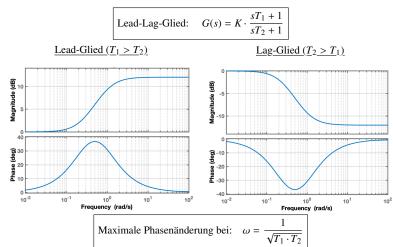
#### 5.1.1 Inverse Frequenzgänge (S. 137)

Um das Bodediagramm des inversen Frequenzgangs  $\frac{1}{G(i\omega)}$  zu erhalten, muss bei Betrag und Phase das Vorzeichen gedreht werden.





#### 5.1.2 Lead-Lag-Glied

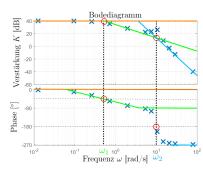


→ Bei der Regler-Auslegung werden vor allem Lead-Glieder verwendet, um Phase anheben zu können

#### 5.2 Modellbildung (UTF) mittels Frequenzmessung (S. 139)

Um aus einem gegebenen Bodediagramm die Übertragungsfuntion  $G(j\omega)$  zu ermitteln, werden die Zeichenregeln aus Abschnitt 5.1 rückwärts angewendet. Dazu werden die Punkte einer gegebenen Messung mittels Geraden approximiert. Mittels dieser Approximationen können die einzelen Komponenten (Faktoren) der gesuchten UTF ermittelt wer-

## Beispiel: Ubertragungsfuntion G(s) aus Bodediagramm ermitteln



Aus den Steigungen der Geraden ist ersichtlich, dass folgende Komponenten in G(s) enthalten sein müssen:

Verstärkung K, PT<sub>1</sub>-Glied, PT<sub>2</sub>-Glied

$$G(s) = K \cdot \frac{1}{(sT_1 + 1)} \cdot \frac{1}{(T_2^2 s^2 + 2\zeta T_2 s + 1)}$$

Werte der Parameter aus Bodediagramm bestimmen:

- $|K|_{\text{dB}} = 40 \Rightarrow K = 100$
- $\omega_1 = \frac{1}{T_1} = 0.5 \Rightarrow T_1 = \frac{1}{0.5} = 2$   $\omega_2 = \frac{1}{T_2} = 10 \Rightarrow T_1 = \frac{1}{10} = 0.1$   $\zeta = 0.1 \Rightarrow$  gegeben

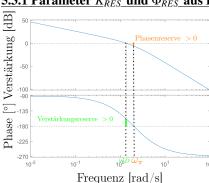
#### 5.3 Stabilität im Bodediagramm (S. 140)

Analog zum Punkt -1 im Nyquistdiagramm kann die Stabilität auch im Bodediagramm beurteilt werden. Auch bei dieser Betrachtung sind die folgenden Frequenzen relevant.

- Durchtrittsfrequenz  $\omega_D \Rightarrow$  Phasenreserve  $\Phi_{RES}$
- Frequenz, bei der die Verstärkung 1 ist:  $|G_0(j\omega_D)| = 1 (= 0 \text{ dB})$
- Phasenschnittfrequenz  $\omega_{\pi} \Rightarrow$  Verstärkungsreserve  $K_{RES}$

Frequenz, bei der die Phase  $-180^{\circ}$  beträgt:  $\angle G_0(j\omega_{\pi}) = -\pi \operatorname{rad} (= -180^{\circ})$ 

# 5.3.1 Parameter $K_{RES}$ und $\Phi_{RES}$ aus Bodediagramm lesen



• Durchtrittsfrequenz  $\omega_D$ 

$$K_{RES} = 0 \, \mathrm{dB} - K_{@180^{\circ}}$$

• Phasenschnittfrequenz  $\omega_{\pi}$ 

$$\Phi_{RES} = \Phi_{@0dB} + 180^{\circ}$$

Achtung: Das Vorzeichen von  $K_{RES}$ bzw.  $\Phi_{RES}$  ist essentiell für die Stabilitäts-Beurteilung und darf auf keine Fall vernachlässigt werden!

## 5.3.2 Beurteilung der Stabilität des Systems

Wenn das System die Anforderungen des Nyquist-Kriteriums erfüllt, verhält sich die Stabilität des Systems folgendermassen:

- Grenzstabilität: Amplitudengang bei 0 dB und Phasengang bei -180°
- **Instabilität**:  $K_{RES} < 0$  und  $\Phi_{RES} < 0$  (ergibt sich automatisch, wenn einer der beiden Parameter < 0 ist)
- Stabilität:  $K_{RES} > 0$  und  $\Phi_{RES} > 0$
- Stabilität:  $\omega_{\pi} > \omega_{D}$

#### 5.4 Bodediagramme mit Matlab

s = tf('s'); % UTF des Systems  $_{2}$  G = 1 + 0.1 \*s; bode(G) % Bode-Plot des Systems % Amplitudengang des Systems 4 bodemag(G)

## 5.5 Alternative Stabilitätskriterien – Vorzeichenregel

Die Stabilität kann alternativ 'direkt' au sden Parametern der Differentialgleichung (des Frequenzgangs) des geschlossenen Regelkreises bestimmt werden.

Aus der DGL der Form

$$\sum_{k=0}^{n} a_k \cdot y^{(k)}(t) = \sum_{k=0}^{m} b_k \cdot u^{(k)}(t)$$

kann das charakteristische Polynom ermittelt werden. Daraus kann dann mittels folgender Vorzeichenregel eine Aussage über die Stabilität des geschlossenen Regelkreises gemacht werden.

Eine notwendige Stabilitätsbedingung für das charakteristische Polynom

$$a_n\lambda^n + a_{n-1}\lambda_{n-1} + \ldots + a_2\lambda^2 + a_1\lambda + a_0$$

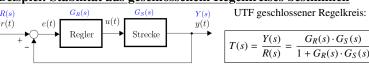
besteht darin, das alle Koeffizienten existieren  $a_0 \dots a_n$  (also  $\neq 0$  sind) **und dasselbe** Vorzeichen haben.

Bei System erster und zweiter Ordnung ist die Vorzeichenregel auch hinreichend für die Stabilität.

#### Beispiel: Stabil, instabil oder 'keine Ahnung'



# Beispiel: Stabilität aus geschlossenem Regelkreises bestimmen



 $G_R(s)$  und  $G_S(s)$  seien gegeben als:  $G_R(s) = K_R$ ,  $G_S(s) = \frac{K}{s(sT+1)} = \frac{K}{Ts^2+s}$ 

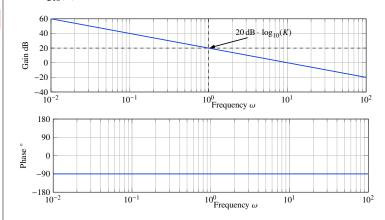
$$\Rightarrow T(s) = \frac{G_R(s) \cdot G_S(s)}{1 + G_R(s) \cdot G_S(s)} = \frac{\frac{K_R \cdot K}{Ts^2 + s}}{1 + \frac{K_R \cdot K}{Ts^2 + s}} = \frac{K_R \cdot K}{Ts^2 + s + K_R \cdot K} \Rightarrow \text{ stabil für } K_R, K, T > 0$$

## 6 PID-Regler

## 7 Anhang

# 7.1 Bodediagramm eines Integrators

Ein Integrator mit  $G(s) = \frac{K}{s}$  hat seine Polstelle bei der Frequenz  $\omega = 0$ . Im Bodediagramm wird der Integrator so datgestellt, dass bei Frequenz  $\omega=0$  die Verstärkung  $20 \, \mathrm{dB} \cdot \log_{10}(K)$  erreicht ist.



#### 7.2 Bodediagramm mit Nullstelle bei $\omega = 0$

Ein System mit  $G(s) = K \cdot s$  wird im Bodediagramm so dargestellt, dass bei bei Frequenz  $\omega = 0$  die Verstärkung  $20 \, \mathrm{dB} \cdot \log_{10}(K)$  erreicht ist. Im Gegensatz zu Abschnitt 7.1 beträgt die Steigung der Amplitude +20 dB/Dek und die Phase ist konstant bei  $\varphi = -\frac{\pi}{2}$