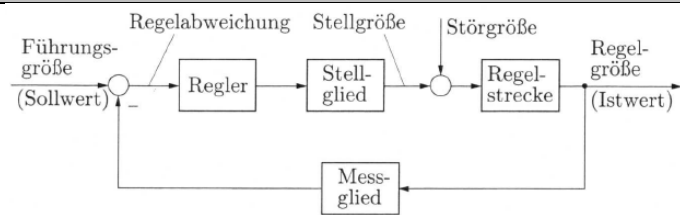


# REGELN

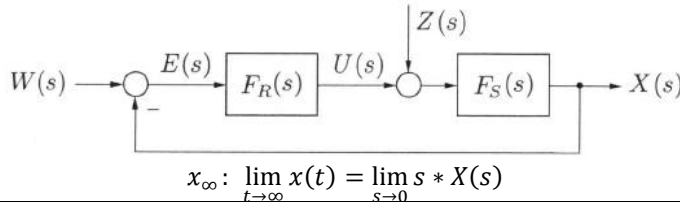
## Grundbegriffe

### Standardregelkreis



station. Regelabweichung [%]  $\lim_{t \rightarrow \infty} \frac{e(t)}{w_0} = \lim_{s \rightarrow 0} s \frac{E(s)}{w_0}$

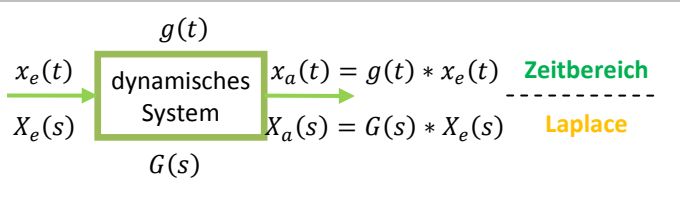
|          |  |   |
|----------|--|---|
| $W(s)$   | Führungsgröße, Sollwert  |   |
| $X(s)$   | Regelgröße, Istwert  | = durch Eingang $F_W(s) * W(s)$ + durch Störung $F_Z(s) * Z(s)$ |
| $E(s)$   | Regelabweichung $E(s) = W(s) - X(s) = \frac{W(s)}{1+F_0(s)}$                 |   |
| $U(s)$   | Stellgröße   |   |
| $Z(s)$   | Störgröße  |   |
| $F_R(s)$ | Übertragungsfunktion des Reglers   |   |
| $F_S(s)$ | Übertragungsfunktion der Regelstrecke  |   |
| $F_0(s)$ | Übertragungsfunktion der offenen Regelschleife<br>$F_0(s) = F_R(s) * F_S(s)$ |   |
| $F_W(s)$ | Führungsübertragungsfunktion (durch schliessen des Regelkreises)             | $= \frac{X(s)}{W(s)} = \frac{F_0}{1 + F_0}$                     |
| $F_Z(s)$ | Störungsübertragungsfunktion (durch Störgröße $Z(s)$ )                       | $= \frac{X(s)}{Z(s)} = \frac{F_S}{1 + F_0}$                     |



$x_\infty : \lim_{t \rightarrow \infty} x(t) = \lim_{s \rightarrow 0} s * X(s)$

$F_W(s)$  hat ein Doppelpol  $\rightarrow$  kein Überschwingen

### Systeme



### Frequenzgang

$u(t) = \hat{u} \cos \omega t \xrightarrow{G(j\omega)} x(t) = \hat{x} \cos(\omega t + \varphi)$

$G(j\omega) = \frac{\hat{x}}{\hat{u}} * e^{j\varphi} = Re[G(j\omega)] + j * Im[G(j\omega)]$

$e^{j\omega t} = \cos \omega t + j \sin \omega t$

### Zusammengesetzte Frequenzgänge

|   |                     |
|---|---------------------|
| $G(j\omega) = G_1(j\omega) * G_2(j\omega)$                | grafisch addieren   |
| $G(j\omega) = \frac{1}{G_1(j\omega)}$                     | spiegeln an x-Achse |
| $\arg G(j\omega) = \arg G_1(j\omega) + \arg G_2(j\omega)$ | grafisch addieren   |

### Amplitudengang

Grenzwerte einzeichnen  
 $\omega = 0 \quad \omega = \infty \quad \omega_k = 1/T$   
 Abweichung bei Knickfrequ. = 3 dB  
 Steigung =  $\pm 20\text{dB/Dekade}$   
 Durchstosspunkt  $\omega_D$

### Phasengang

Phase =  $\pm 1$  Dekade  
 Mitte = bei Knickfrequ.  $\omega_k$

|   |   |   |
|---|---|---|
| <b>DGL im Realen</b>  | $a_n x_a^{(n)}(t) + \dots + a_1 \dot{x}_a(t) + 1 * x_a(t) = b_m x_e^{(m)}(t) + \dots + b_1 \dot{x}_e(t) + b_0 x_e(t)$                   | }   |
| <div style="display: flex; justify-content: space-around;"> <span style="color: green;">↑</span> Inverse Laplace <span style="color: orange;">↓</span> Laplace </div>             | <b>DGL im Laplace-Bereich</b>   |   |
| <div style="display: flex; justify-content: space-around;"> <span style="color: orange;">↑</span> Partialbruchzerlegung <span style="color: blue;">↓</span> Identifikation </div> | <b>Übertragungsfunktion</b>   |   |
| <div style="display: flex; justify-content: space-around;"> <span style="color: blue;">↑</span></div>   | <b>Frequenzgang</b>   |   |
| <b>Bodediagramm</b>   | Amplitudengang Betrag $ G(j\omega)  = \sqrt{[Re G]^2 + [Im G]^2}$<br>Phasengang Phase $\varphi(\omega) = \arctan \frac{[Im G]}{[Re G]}$ | $G(s) = \mathcal{L}\{g(t)\} = \mathcal{L}\left\{\begin{matrix} x_a(t) \\ x_e(t) \end{matrix}\right\}$<br>$s \rightarrow j\omega$<br>$G(s) \rightarrow G(j\omega)$<br>$\arg(G(j\omega)) = \arctan\left(\frac{Im Z}{Re Z}\right) - \arctan\left(\frac{Im N}{Re N}\right)$ |

**Algebra von Blockschaltbildern**

| Duch Vereinfachen  | Mason-Regel  |  |
|--|--|--|
| <p><b>Serienschaltung</b></p>  | <ol style="list-style-type: none"> <li>1. <math>P_i</math> (Vorwärtspfade) definieren (Vorzeichen beachten)</li> <li>2. <math>C_i</math> (Schleifenpfade) definieren (Vorzeichen beachten)</li> <li>3. <math>\Pi_i</math> Produkt von Schleifen (Produkt der Berührende = 0)<br/> <math>\sum \Pi_1 = C_1 + C_2 + C_3</math><br/> <math>\sum \Pi_2 = C_1 * C_2 + C_1 * C_3 + C_2 * C_3</math><br/> <math>\sum \Pi_3 = C_1 * C_2 * C_3</math></li> <li>4. <math>\Delta = 1 - \sum \Pi_1 + \sum \Pi_2 - \sum \Pi_3</math> (Netzwerkdeterminante)</li> <li>5. <math>\Delta_i = \dots</math> (Kofaktoren; fast identisch mit Schritt 3+4)<br/>                     (Vorwärtspfade mit Schleifen, die sich nicht berühren)</li> <li>6. <math>G(s) = \frac{1}{\Delta} * (P_1 * \Delta_1 + P_2 * \Delta_2 + \dots)</math></li> </ol> |  |
| <p><b>Parallelschaltung</b></p>  |  |  |
| <p><b>Rückkopplung</b></p>   |  |  |
| <p><b>Mischstelle nach vorne</b></p>   |  | <p><b>Verzweigungsstelle nach vorne</b></p>  |
| <p><b>Mischstelle nach hinten</b></p>  |  | <p><b>Verzweigungsstelle nach hinten</b></p> |
| <div style="border: 1px solid black; padding: 5px; display: inline-block;"> <math>F_{geschlossen} = \frac{\text{Vorwärtspfad}}{1 \pm \text{Schleifenpfad}}</math> </div> <p>Vorzeichenwechsel beachten!!</p> |  |  |

**Rückgekoppelte Glieder**

|  |           |     |      |     |  |                              |
|--|-----------|-----|------|-----|--|------------------------------|
|  | von \ mit | D   | PD   | PT1 | Von einem Glied<br>Von mehreren Gliedern | siehe Pfeil<br>siehe Tabelle |
|  | I         | P   | PI   | IT1 |  |                              |
|  | PT1       | DT1 | PDT1 | PT2 |  |                              |

**DC-Motor**

Wirkungskette:  $U \rightarrow I \rightarrow M_i \rightarrow \dot{\omega} \rightarrow \omega \rightarrow \varphi$

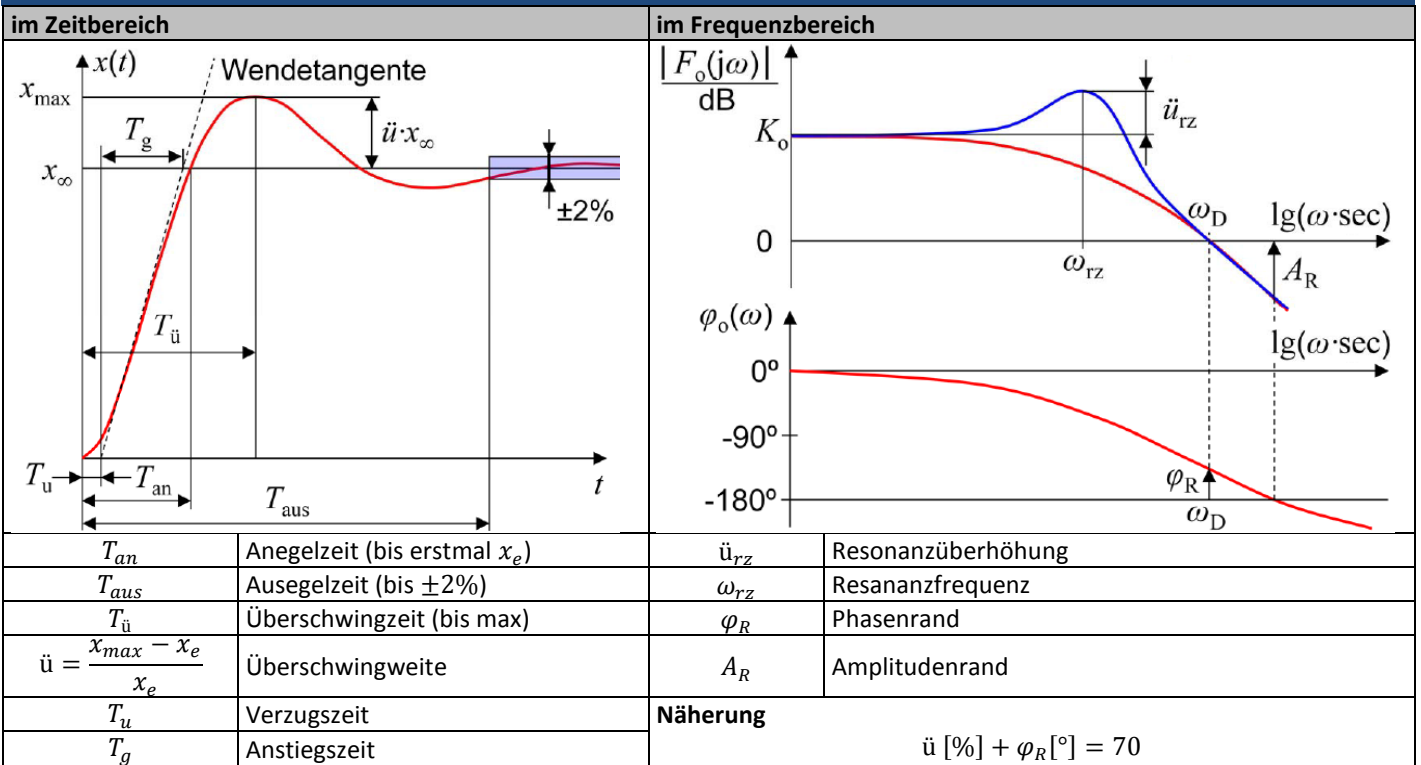
**elektrisches Ersatzmodell**

**mechanisches Ersatzmodell**

|                   |   |
|-------------------|---|
| $U = U_{Mot}$     | Motorspannung<br>$U = U_q + U_R$  |
| $U_q$             | Induzierte Spannung<br>$U_q(t) = k_M * \omega(t)$                         |
| $I = I_{Mot}$     | Motorstrom  |
| $R$               | Widerstand der Ankerwicklung  |
| $L$               | Induktivität der Ankerwicklung  |
| $T = \frac{L}{R}$ | Ankerzeitkonstante  |
| $k_M$             | Motorkonstante  |
| $k_{reib}$        | Trägheitsmoment des Antriebs (Motor+Last)                                 |
| $J$               | Winkelgeschwindigkeit   |
| $\omega$          | erzeugtes Motormoment<br>$M_i = M_M$<br>$M_i(t) = k_M * I(t) = M_B + M_R$ |
| $M_i = M_M$       | Belastungsmoment<br>$M_B = M_L$   |
| $M_B = M_L$       | Reibmoment<br>$M_R$   |
| $M_R$             | Getriebebeiwert<br>$k_G$  |
| $k_G$             | Winkel<br>$\varphi$   |
| $\varphi$         | Drehzahl: $PT_2 - \text{Glied}$<br>$G_\omega(s)$                          |
| $G_\omega(s)$     | Drehwinkel: $PT_2 + I - \text{Glied}$<br>$G_\varphi(s)$                   |

$$G_\omega(s) = \frac{\omega(s)}{U(s)} = \frac{k_M}{1 + s * \tau_m + s^2 * \tau_m * \tau_{el}}, \quad G_\varphi(s) = \frac{\varphi(s)}{U(s)} = \frac{k_G}{s} * G_\omega(s)$$

**Kennwerte einer Regelung**



**Betragsoptimum**

|  |   |   |
|--|---|---|
| $ F_W(j\omega)  = 1$ bis zu möglichst hohen Frequenzen                   | Formeln für Betragsoptimum                |   |
| -> indem möglichst viele Potenzen von $\omega$ verschwinden              | $F_0(s) = \frac{1}{2 * T * s * (1 + sT)}$ | $F_W(s) = \frac{1}{1 + 2T_1s + 2T_1^2s^2}$      |
| $\omega_D = \frac{1}{T}$ , möglichst gross, $\tau = T$ , möglichst klein | danach Koeffizientenvergleich             |   |
| mit $\omega^2 = 0$   | $D = \frac{1}{\sqrt{2}}$                  | $k = 1 \quad \omega_n = \frac{1}{\sqrt{2} T_1}$ |

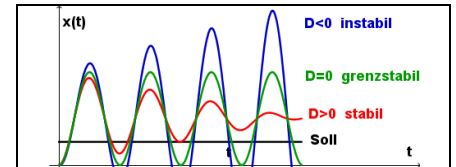
**4 Anforderungen an den Regelkreis**

**Stabilität**

**asymptotisch stabil:** Es gibt keine Anfangsbedingung und keine beschränkte Eingangsgrösse  $x_e(t)$ , sodass die  $\lim_{t \rightarrow \infty} g(t) = 0$

**Variante a) Bodediagramm-  $G_0(s)$  untersuchen -> Stabilität von  $G_W(s)$**

| bei $ G_0(j\omega)  = 1$   | bei $\phi = -180^\circ$   | sonst        |
|--|---|--------------|
| $\phi = \begin{cases} < -180^\circ & \text{stabil} \\ = -180^\circ & \text{grenzstabil} \\ > -180^\circ & \text{instabil} \end{cases}$ | $ G(j\omega)  \begin{cases} < 1 & \text{stabil} \\ = 1 & \text{grenzstabil} \\ > 1 & \text{instabil} \end{cases}$ | immer stabil |



**Variante b) Stabilität des Nennerpolynom der Übertragungsfunktion untersuchen**

|                    |   |
|--------------------|---|
| <b>stabil</b>      | im Nennerpolynom von $G(s)$ sind alle Koeffizienten von $s$ enthalten und besitzen das gleiche Vorzeichen<br>→ alle Polstellen der Übertragungsfunktion haben einen negativen Realteil → Polstellen in der linken Ebene |
| <b>instabil</b>    | mindestens eine Polstelle der Übertragungsfunktion einen positiven Realteil hat   |
| <b>grenzstabil</b> | Polstellen liegen auf der imaginären Achse  |

**Ausreichende stationäre Genauigkeit**

| Ziel                              | Berechnung   | Resultat                 |   |
|-----------------------------------|--|--------------------------|---|
| Übertragung auf 1<br>$F_W(s) = 1$ | $F_W(s) = \frac{F_0(s)}{1 + F_0(s)} \rightarrow \lim_{t \rightarrow \infty} x(t) = \lim_{s \rightarrow 0} s F_W(s) W(s)$ | I-Anteil im Regler       | stabil (=1)                                   |
|                                   |  | I-Anteil in Regelstrecke | stabil (=1)                                   |
| Störung auf 0<br>$F_Z(s) = 0$     | $F_Z(s) = \frac{F_S(s)}{1 + F_0(s)} \rightarrow \lim_{t \rightarrow \infty} x(t) = \lim_{s \rightarrow 0} s F_Z(s) Z(s)$ | I-Anteil im Regler       | stabil (=0)                                   |
|                                   |  | I-Anteil in Regelstrecke | instabil ( $\frac{d_R}{n_R}$ ) -> Regelfehler |

Grundprinzip:  $e_{\infty} \rightarrow 0$ , Untersuchung mit dem Laplaceschen Endwertsatz

**Ausreichende Dämpfung** **genügen schnell**

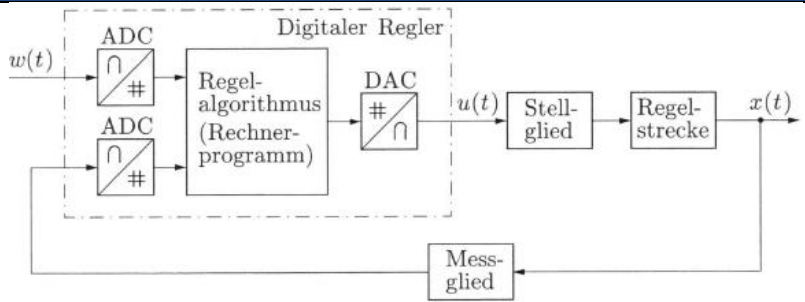
|                                |  |                                |  |   |
|--------------------------------|--|--------------------------------|--|---|
| wenn $D \uparrow$              | $\ddot{u} \downarrow$ (Überschwingweite) | wenn $T_{\ddot{u}} \downarrow$ | dann $\omega_D \uparrow$ (Durchtrittsfrequenz)                         | da $T_{\ddot{u}} \sim \frac{\pi}{\omega_D}$ |
|                                | $\phi_R \uparrow$ (Phasenrand)           |                                | des Amplitudengangs  |   |
| des aufgetrennten Regelkreises |  | <b>Ziel</b>                    | $\omega_D$ von $F_0(s)$ möglichst weit nach rechts (grosse Bandbreite) |   |

**Reglerentwurf**

|   |   |
|---|---|
| <b>Nach Ziegler-Nichols</b>   | <b>Verfahren nach Chien, Hrones und Reswick</b>   |
| P-Regler an Stabilitätsrand bringen → $k_{krit}$<br>Periodendauer der Dauerschwingung messen → $T_{krit}$<br>in Tabelle schauen → $k_R, T_N, T_V$ | Sprungantwort annähern durch $T_t + PT_1$ -Glied<br>$F_s(s) = K_s * \frac{e^{-sT_t}}{1 + sT_s} \text{ (Totzeit + } PT_1 \text{ - Glied)}$ |
| Falls experimentieren gefahrlos möglich ist   | praktisch, da Verzögerung und kein Überschwingen  |

**Kaskadenregelung** = mehrere Teilsysteme in Reihe

**Digitale Regelung (Abtastregelung)**



Abarbeitung in äquidistanten Abtastpunkten  
Sind heutzutage Standard  
Abtastzeit (Sampling Time)  $T_s$   
Faustregel:  $T_s = 0.05 \dots 0.1$   
$$\frac{de}{dt} \Rightarrow \frac{e(kT_s) - e[(k-1)T_s]}{T_s}$$
  
$$\int_0^t e(\tau) d\tau \Rightarrow T_s \sum_{i=0}^k e(iT_s)$$
  
 $y_k$ : *Stellungsalgorithmus* (Integration im Rechner)  
 $\Delta y_k$ : *Geschwindigkeitsalg.* (Integr. in Regelstrecke)

**Integrator-Windup**: falls Stellgröße begrenzt und I-Anteil vorhanden  
**Anti-Windup**: Verhinderung des starken Überschreitens der Sollgröße

**Linearisierung und Modellbildung**

|   |  |
|---|--|
| <b>Theoretische Modellbildung</b>   | <b>Experimentelle Modellbildung (Identifikation)</b> |
| el. Schaltung → $F_s(s) = \frac{u_a}{u_e}$ → Glied  | 1. $x_e(t) = \sigma(t) * A$                          |
| mech. Aufbau → $\sum \vec{F} = m * \vec{a}$ → DGL → $F_s(s)$ → Glied  | 2. Aufnahme: $x_a(t) = g(t) * A$                     |
| <b>lineare DGL</b><br>$\sum_{i=0}^N a_i x_e^{(i)}(t) = \sum_{j=0}^N a_j x_a^{(j)}(t)$                         | 3. Ableitung: $h(t) = \frac{dg(t)}{dt}$              |
| <b>nichtlineare DGL</b><br>$x^2(t) + \dot{x}(t) = y^3(t) + \dot{y}^2(t)$<br>-> Linearisierung im Arbeitspunkt | 4. Rücktransform. $h(t) \circ \bullet F_s(s)$        |

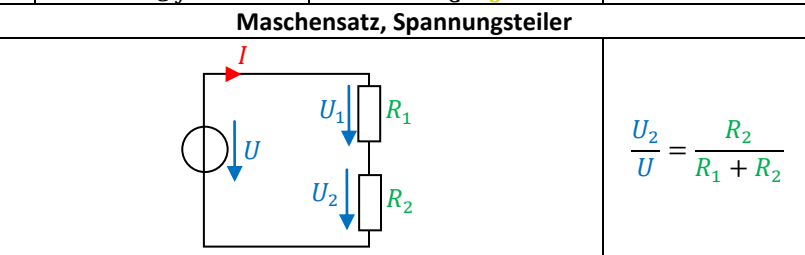
**Linearisierung**

|  |   |
|--|---|
| <b>Vorgehen</b>  | <b>Schlussfolgerung</b>   |
| 1. Ermittlung der Ruhelagen<br>2. Abweichungen bestimmen | <ul style="list-style-type: none"> <li>Linearisierung gilt falls <math>\Delta x_a, \Delta x_e</math> klein sind</li> <li><math>F_s(s)</math> ist abhängig von AP (Arbeitspunkt)</li> <li>Annäherung durch die Tangente im Arbeitspunkt</li> </ul> |
| 3. Linearisieren mit Taylor                              |   |
|  | $x_a(t) = f(x_{a0}, y_{e0}) + \frac{df(x_a, x_e)}{dx_a} * (x_a - x_{a0}) + \frac{df(x_a, x_e)}{dx_e} * (x_e - x_{e0})$  |

Formel vom Praktikum  $G_O(s) = \frac{K_R K_{Mot}}{s \tau_{mech} (1 + s T_{RC})}$

**Elektrotechnik**

|          |  |  |   |
|----------|--|--|---|
| <b>R</b> | $u(t) = R * i(t)$  | $U(s) = R * I(s)$                                      | $\underline{Z} = R$                     |
| <b>L</b> | $u(t) = L * \frac{di(t)}{dt}$<br>$i(t) = \frac{1}{L} \int u(t) dt$ | $I(s) = \frac{U(s)}{L * s}$<br>$U(s) = L * s * I(s)$   | $\underline{Z} = j\omega L$             |
| <b>C</b> | $i(t) = C * \frac{du(t)}{dt}$<br>$u(t) = \frac{1}{C} \int i(t) dt$ | $I(s) = C * s * U(s)$<br>$U(s) = \frac{1}{C * s} I(s)$ | $\underline{Z} = -j \frac{1}{\omega C}$ |



**Mechanik**

|                |                                       |
|----------------|---------------------------------------|
| <b>Statik</b>  | $\sum_{i=1} \vec{F}_i = 0$            |
| <b>Dynamik</b> | $\sum_{i=1} \vec{F}_i = m * \ddot{s}$ |

$$m * \ddot{x} = F(t) - k_{dämpf} * \dot{x} - k_{feder} * x$$

$$G(s) = \frac{X(s)}{F(s)} = \frac{1}{ms^2 + k_{dämpf}s + k_{feder}}$$