Numerische Lösung von Differentialgleichungen

Explizites Euler-Verfahren

$$y_{n+1} = y_n + h \cdot f(x_n, y_n)$$
 $x_{n+1} = x_n + h$

$$x_{n+1} = x_n + h$$

mit $f(x_n, y_n)$: Steigung bei x_n, y_n x: unabhängige Variable y: abhängige Variable *h* : Schrittweite

y: abhängige Variable

Implizites Euler-Verfahren

$$y_{n+1} = y_n + h \cdot f(x_{n+1}, y_{n+1})$$
 $x_{n+1} = x_n + h$

$$x_{n+1} = x_n + h$$

Runge-Kutta-Verfahren 2. Ordnung

$$k_1 = h \cdot f(x_n, y_n)$$

$$k_1 = h \cdot f(x_n, y_n)$$

$$k_2 = h \cdot f(x_n + \frac{h}{2}, y_n + \frac{k_1}{2})$$

$$y_{n+1} = y_n + k_2$$

$$y_{n+1} = y_n + k_2$$

$$x_{n+1} = x_n + h$$

Linearisierung um den Arbeitspunkt

- Alle Ableitungen $\dot{x}, \ddot{x}, \ddot{x},...$ in der DGL ersetzen durch $\Delta \dot{x}, \Delta \ddot{x}, \Delta \ddot{x},...$
- 2. Alle linearen Terme $a \cdot u_1 + b \cdot u_2 + \dots$ zeitvariabler Größen (Zustandsgrößen, Eingangssignale) ersetzen durch $a \cdot \Delta u_1 + b \cdot \Delta u_2 + \dots$
- Alle konstanten Terme entfallen.
- 4. Alle nichtlin. Terme $f(u_1, u_2, u_3,...)$, in denen zeitvariable Größen $u_1, u_2, u_3,...$ miteinander verknüpft sind, ersetzen durch $\Delta f = \frac{\partial f}{\partial u_1} \Big|_{AP} \Delta u_1 + \frac{\partial f}{\partial u_2} \Big|_{AP} \Delta u_2 + \dots$

Normierung von Gleichungen

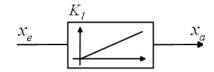
$$G = \hat{G} \cdot G_N$$

 $G = \hat{G} \cdot G_N$ \hat{G} : Zahlenwert G_N : Wunscheinheit

Grundlegendene Systemtypen

Integralglied (I)

ohne Verzögerung (=Strecke ohne Ausgleich)



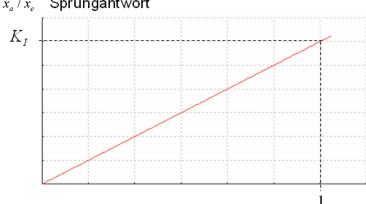
Differentialgleichung:

$$\dot{x}_a = K_I \cdot x_e$$

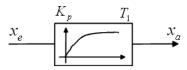
Übertragungsfunktion:

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

x_a / x_e Sprungantwort



Verzögerungsglied 1. Ordnung (PT₁)

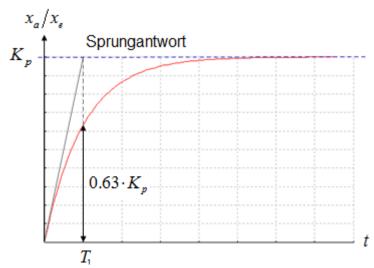


Differentialgleichung

$$T_1 \cdot \dot{x}_a + x_a = K_p \cdot x_e$$

Übertragungsfunktion:

$$G(s) = \frac{X_a(s)}{X_e(s)} = \frac{K_p}{(T_1 s + 1)}$$



Hilfsblätter "Modellierung zeitkontinuierlicher und hybrider Systeme"

Verzögerungsglied 2. Ordnung (PT₂)

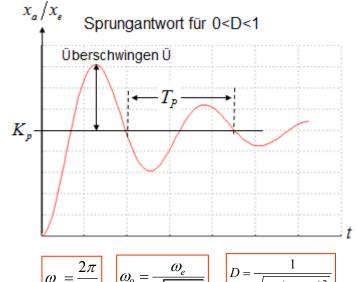
im Falle konj. komplexer Pole (0<D<1)

Differentialgleichung:

$$\frac{1}{\omega_0^2} \cdot \ddot{x}_a + \frac{2D}{\omega_0} \dot{x} + x_a = K_p \cdot x_e$$

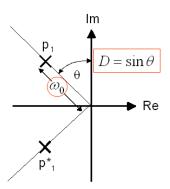
Übertragungsfunktion:

$$G(s) = K_p \cdot \frac{1}{\frac{1}{\omega_0^2} s^2 + 2\frac{D}{\omega_0} s + 1}$$
$$= K_p \cdot \frac{\omega_0^2}{s^2 + 2D\omega_0 s + \omega_0^2}$$



$$\rho_e = \frac{2\pi}{T_P}$$
 $\omega_0 = \frac{\omega_e}{\sqrt{1 - D^2}}$
 $D = \frac{1}{\sqrt{1 + (\pi/\ln u)^2}}$

Polverteilung im Falle komplexer Pole:



Einige Formeln zu Regelkreisen

Übertragungsfunktion eines geregelten Systems

Mit
$$G_O(s) = G_R(s) \cdot G_S(s) \cdot G_M(s)$$

gilt für die Übertragungsfunktion

$$G_W(s) = \frac{G_R(s) \cdot G_S(s)}{1 + G_O(s)}$$

Z(s)E(s) $G_{R}(s)$ $G_s(s)$ Y(s) $G_M(s)$

Sprungantwort Systems im eingeschwungenen Zustand

$$\lim_{t \to \infty} y(t) = \lim_{s \to 0} G(s)$$

Algebraische Stabilitätskriterien

Notwendiges Kriterium:

Gegeben sei das Polynom:

$$N(s) = a_0 s^n + a_1 s^{n-1} + \dots + a_{n-1} s + a_n$$
 mit $a_0 > 0$

Sind ein oder mehrere Koeffizienten Null oder negativ, so ist mindestens einer der Nullstellen auf oder rechts der Imaginärachse.

Hurwitz-Kriterium:

Gegeben sei das Polynom:

$$N(s) = a_0 s^n + a_1 s^{n-1} + \dots + a_{n-1} s + a_n$$
 mit $a_0 > 0$

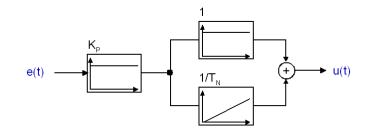
- dann liegen alle Nullstellen des Polynoms auf der linken

Standard-Regler

PI-Regler

Übertragungsfunktion:

$$G_{PI}(s) = K_P \cdot \frac{sT_N + 1}{sT_N}$$

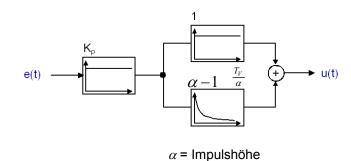


PD-Regler

Übertragungsfunktion:

$$G_{PD}(s) = K_P \cdot \frac{sT_V + 1}{s\frac{T_V}{\alpha} + 1}$$

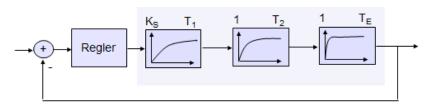
$$\alpha > 1$$
, typ. 5 – 20



Einstellregeln

Betragsoptimum:

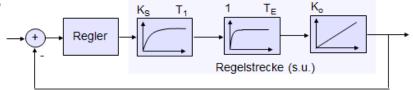
$$T_1 > T_2 >> T_E$$
, $T_E = \sum_{i=3}^n T_i$



Regelstrecke	Тур	Reglerauswahl + Dimensionierung
$G_{S}(s) = \frac{K_{S}}{sT_{1} + 1}$	1	$G_{R}(s) = \frac{K_{I}}{s}$
		$K_I = \frac{1}{2T_1 K_S}$
$G_{S}(s) = \frac{K_{S}}{(sT_{1}+1)(sT_{2}+1)}$	PI	$G_R(s) = \frac{K_P(sT_N + 1)}{sT_N}$
$T_1 > T_2$		$T_N = T_1, K_p = \frac{T_N}{2K_S T_2}$
$G_{S}(s) = \frac{K_{S}}{(sT_{1}+1)(sT_{E}+1)}$	PI	$G_R(s) = \frac{K_P(sT_N + 1)}{sT_N}$
$T_1 >> T_E$, $T_E = \sum_{i=2}^{n} T_i$		$T_N = T_1, K_P = \frac{T_N}{2K_S T_E}$
$G_{S}(s) = \frac{K_{S}}{(sT_{1}+1)(sT_{2}+1)(sT_{E}+1)}$	PID	$G_R(s) = \frac{K_P(sT_N + 1)(sT_V + 1)}{sT_N}$
$T_1 > T_2 >> T_E$, $T_E = \sum_{i=3}^n T_i$		$T_{N} = T_{1}, T_{V} = T_{2}, K_{P} = \frac{T_{N}}{2K_{S}T_{E}}$

Symmetrisches Optimum:

$$T_1 >> T_E \;, \quad T_E \;=\; \sum_{i=3}^n T_i$$



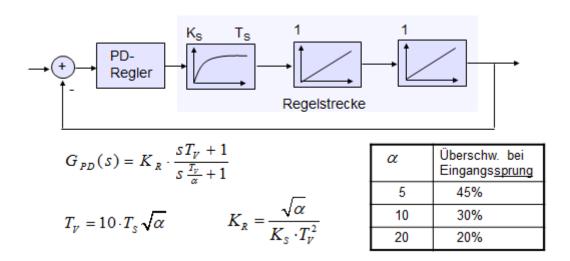
Regelstrecke	Тур	Regler
$G_{S}(s) = \frac{K_{0}K_{S}}{s(sT_{E}+1)}$	PI	$G_R(s) = \frac{K_P(sT_N + 1)}{sT_N}$
$T_E = \sum_{i=2}^n T_i$		$T_N = \beta^2 T_E, K_P = \frac{1}{\beta K_S T_E K_0}$
$G_{S}(s) = \frac{K_{0}K_{S}}{s(sT_{1}+1)(sT_{E}+1)}$	PID	$G_R(s) = \frac{K_P(sT_N + 1)(sT_V + 1)}{sT_N}$
$T_1 >> T_E$, $T_E = \sum_{i=3}^{n} T_i$		$T_{V} = T_{1}, T_{N} = \beta^{2} T_{E}, K_{P} = \frac{1}{\beta K_{S} T_{E} K_{0}}$

β vorgebbar

 $\beta = 2$ schnelleres Anregeln aber mehr Überschwingen (Standardeinstellung)

 $\beta = 4$ langsameres Anregeln aber weniger Überschwingen

Einstellregel für doppelt integrierende Systeme:



Quasikontinuierlicher digitaler PID-Regler:

<u>Iterationsformel:</u> mit der Abtastzeit T gilt

$$u(k) = u(k-1) + q_0 \cdot e(k) + q_1 \cdot e(k-1) + q_2 \cdot e(k-2)$$

$$q_0 = K_{Pa} \cdot \left(1 + \frac{T_{Va}}{T}\right) \qquad q_1 = -K_{Pa} \cdot \left(1 - \frac{T}{T_{Na}} + 2\frac{T_{Va}}{T}\right) \qquad q_2 = K_{Pa} \cdot \frac{T_{Va}}{T}$$

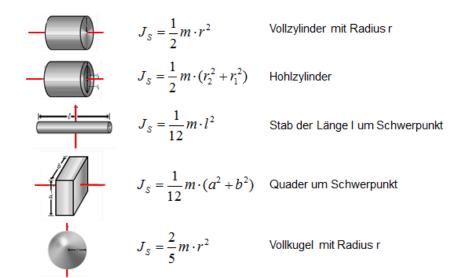
mit der Abtastzeit T.

Umrechnung der PID-Parameter (multiplikative Form → additive Form):

$$K_{Pa} = K_P \cdot \frac{T_N + T_V}{T_N} \qquad T_{Na} = T_N + T_V \qquad T_{Va} = K_P \cdot \frac{T_N \cdot T_V}{T_N + T_V}$$

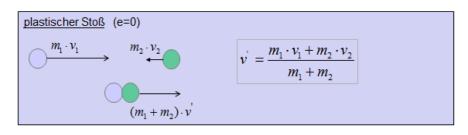
Physikalische Tabellen

Massenträgheitsmomente für Schwerpunkdrehungen



Satz von Steiner
$$J_A = J_S + m \cdot s^2$$

Formeln für geraden zentrischen Stoß



elastischer Stoß (e=1)
$$\begin{array}{ccc}
 & \stackrel{m_1 \cdot v_1}{\longrightarrow} & \stackrel{m_2 \cdot v_2}{\longleftarrow} & \\
& & \stackrel{m_1 \cdot v_1'}{\longrightarrow} & \stackrel{m_2 \cdot v_2'}{\longrightarrow} & \\
& & \stackrel{m_1 \cdot v_1'}{\longrightarrow} & \\
\hline
v_1' & = \frac{2\left(m_1 \cdot v_1 + m_2 \cdot v_2\right)}{m_1 + m_2} - v_1 \\
\hline
v_2' & = \frac{2\left(m_1 \cdot v_1 + m_2 \cdot v_2\right)}{m_1 + m_2} - v_2
\end{array}$$

Kompatibilitätsbedingungen (zwischen Translation und Rotation)

$$\varphi = \frac{x}{r} \qquad \omega = \dot{\varphi} = \frac{v_t}{r} \qquad \alpha = \ddot{\varphi} = \frac{a_t}{r}$$

Feder-Masse-Systeme (Beispiel in vektorieller Darstellung)

Vorgehensweise: 1. Pos. Richtung festlegen

- 2. irgendein Zustand einfrieren (z.B. alle Federn gedehnt)
- 3. Massen freischneiden die wirkenden Kräfte richtungsrichtig einzeichnen
- 4. Kräfte entgegen der pos. Richtung erhalten ein neg. Vorzeichen
- 5. Formeln für Kräfte (Betrag u. Richtung) aufstellen → Newtonansatz

