

Gedämpfte harmonische Schwingungen

Barbara Herzog und Kim Holm

7. Juni 2013

1 Erinnerung an den ungedämpften harm. Oszillator

Das lineare Kraftgesetz $F(x) = -kx$ mit der Federkonstanten k liefert für den harmonischen Oszillator:

die lineare homogene Differentialgleichung:

$$m\ddot{x} = -kx \longrightarrow \ddot{x} + \omega_o^2 x = 0 \quad \text{mit} \quad \omega_o^2 = \frac{k}{m} \quad (1)$$

die allgemeine Lösung:

$$\begin{aligned} x(t) &= Ae^{i\omega_o t} + Be^{-i\omega_o t}, \quad \text{wobei } B = A^* \\ &= c_1 \cos(\omega_o t) + c_2 \sin(\omega_o t) \\ &= a \cos(\omega_o t - \varphi_o) \\ &= \operatorname{Re}\{Ae^{i\omega_o t}\} \quad \text{mit } A = ae^{-i\varphi_o} \end{aligned} \quad (2)$$

Die 2 Anfangsbedingungen sind entweder Amplitude a und Phasenverschiebung φ_o oder Ort und Geschwindigkeit zur Zeit $t = 0$. Für Anfangsbedingungen:

$$x(0) = x_o, \quad \dot{x}(0) = v_o \quad (3)$$

$$\implies x(t) = x_o \cos(\omega_o t) + \frac{v_o}{\omega_o} \sin(\omega_o t) \quad (4)$$

Im Ergebnis erhält man die Lösung des Anfangswertproblems.

Die Konstanten c_1 , c_2 und a, φ_o hängen hier wie folgt zusammen

$$\begin{aligned} c_1 &= a \cos \varphi_o & c_1^2 + c_2^2 &= a^2 \\ c_2 &= a \sin \varphi_o & \tan \varphi_o &= c_2/c_1 \end{aligned} \quad (5)$$

2 Gedämpfter harm. Oszillator (Stokes'sche Reibung)

$$m\ddot{x} = -kx \underbrace{-r\dot{x}}_{\vec{F}_R = -r\vec{v}} \quad (6)$$

mit $r = 2m\beta$ oder $r = m\gamma$

$$0 = \ddot{x} + \underbrace{2\beta}_{\gamma} \dot{x} + \omega_o^2 x \quad (7)$$

(8)

$$\implies \lambda^2 + 2\beta\lambda + \omega_o^2 = 0 \quad \text{charakteristische Gleichung} \quad (9)$$

$$\lambda_{1/2} = -\beta \pm \sqrt{\underbrace{\beta^2 - \omega_o^2}_{\text{Diskriminante}}} \quad (10)$$

→ Diskriminante macht Fallunterscheidung notwendig

2.1 Schwingfall: $\omega_o > 0$

Nebenrechnung:

$$\sqrt{\beta^2 - \omega_o^2} = \sqrt{(-1)} * \sqrt{\omega_o^2 - \beta^2} = i \sqrt{\omega_o^2 - \beta^2} \quad (11)$$

$$=: i\omega \rightarrow \text{Frequenz des gedämpften Systems } \omega < \omega_o \quad (12)$$

Merke: Ein gedämpftes System schwingt immer langsamer als ein ungedämpftes!

$$x(t) = Ae^{\lambda_1 t} + Be^{\lambda_2 t}, \quad B = A^* \quad (13)$$

$$= e^{-\beta t} (Ae^{i\omega t} + Be^{-i\omega t}) \quad \text{mit } \omega^2 = \omega_o^2 - \beta^2$$

$$= e^{-\beta t} (c_1 \cos(\omega t) + c_2 \sin(\omega t))$$

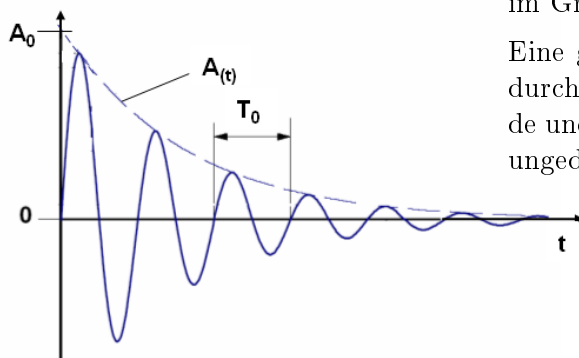
$$= e^{-\beta t} \left(x_0 \cos(\omega t) + \frac{v_0 + x_0 \beta}{\omega} \sin(\omega t) \right) \quad \text{für Anfangsbed. (3)}$$

$$= \underbrace{a e^{-\beta t}}_{\text{exp. abnehmende Amplitude}} \cos(\omega t - \varphi_0)$$

exp. abnehmende Amplitude

Man beachte die Analogie zur Lösung des harmonischen Oszillators ohne Dämpfung, die sich im Grenzfall $\beta \rightarrow 0$ ergibt.

Eine gedämpfte Schwingung ist charakterisiert durch eine exponentiell abnehmende Amplitude und eine kleinere Frequenz im Vergleich zum ungedämpften System!



Hinweis: Die Fallunterscheidung liefert weitere Lösungen:

- aperiodischer Grenzfall, Diskriminante = 0
- Kriechfall, Diskriminante > 0

Dies sind rein reelle Lösungen.

2.2 Aperiodischer Grenzfall: $\beta = \omega_o$ (Diskriminante = 0)

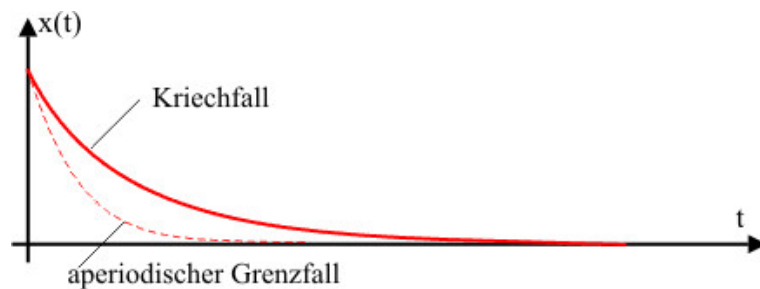
Der aperiodischer Grenzfall kennzeichnet die kritische Dämpfung, ab der keine Schwingung mehr möglich ist. Es ergeben sich entartete Wurzeln $\lambda_1 = \lambda_2 = -\beta$. Die Theorie der Differentialgleichungen liefert dazu die Lösung mit freien Konstanten c_1, c_2

$$x(t) = c_1 e^{-\beta t} + c_2 t e^{-\beta t} = (c_1 + c_2 t) e^{-\beta t} \quad (14)$$

2.3 Kriechfall: $\beta > \omega_o$

Die Lösung besteht aus zwei Exponentialfunktionen mit den reellen Wurzeln λ_1, λ_2 .

$$x(t) = c_1 e^{\lambda_1 t} + c_2 e^{\lambda_2 t} \quad (15)$$



Hinweis: Es lässt sich zeigen, dass der aperiodische Grenzfall am schnellsten abklingt.