

DI Dr. techn. Klaus LEEB



Schwingungen: Unwuchterregung - Berechnung mit Runge-Kutta-Verfahren



- **Mathematische / Fachliche Inhalte in Stichworten:**
Schwingungen: fremderregte gedämpfte Schwingung
Lösung der Differenzialgleichung 2.Ordnung (Schwingungsgleichung) numerisch mit dem Runge-Kutta-Verfahren. Darstellung des Frequenzganges.
- **Kurzzusammenfassung**
Betrachtet wird eine Maschine mit Unwucht (z.B. Waschmaschine, Drehbank, Wuchtmaschine), die auf Federn gelagert und mit einem geschwindigkeitsproportionalen Dämpfer gedämpft ist.

Es soll das Schwingungsverhalten untersucht werden.
Dies erfolgt durch eine numerische (statt analytische) Berechnung mit dem Runge-Kutta-Verfahren.
- **Didaktische Überlegungen / Zeitaufwand:**

1) Mechanik: Aufstellen der Schwingungsgleichung
2) Numerik: Lösen dieser Differenzialgleichung
3) Darstellung der Schwingung und des Einschwingvorganges
4) Darstellung des Frequenzganges und Analyse desselben

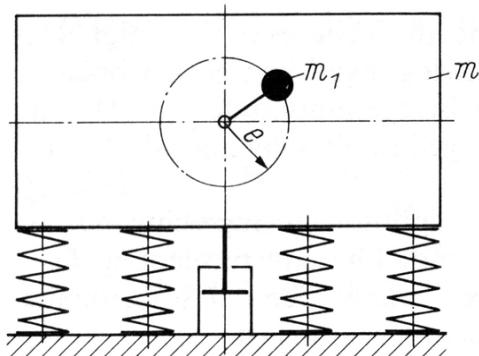
Zeitaufwand: Ein gut vorbereiteter Schüler dürfte für diese Analyse unter verwendung von zugelassenen Unterlagen in etwa 2 h benötigen.
- **Lehrplanbezug (bzw. Gegenstand / Abteilung / Jahrgang):**
Fachtheorie: Mechanik / Abteilung für Maschineningenieurwesen
- **Mathcad-Version: Mathcad 14**
- **Literaturangaben:**
Steger "Technische Mechanik 2+3" Teubner-Verlag, ISBN: 3 - 519 - 16731 - X
- **Anmerkungen bzw. Sonstiges:**

Die Darstellung von Schwingungen und das "Herumspielen" mit den Parametern - und deren Auswirkung auf die entstehende Schwingung - erleichtert dem Schüler den Zugang für den Umgang mit Schwingungen.



"Unwuchterregung"

(Kabus Bsp 8.54)



Feder-Masse-Dämpfer-Schwinger mit Unwuchterregung

Gehäusemasse $m_2 := 44 \cdot \text{kg}$ Exzentrische Masse $m_1 := 6 \cdot \text{kg}$ $e := 50 \cdot \text{mm}$ Dämpfungskoeffizient $k_d := 700 \cdot \frac{\text{kg}}{\text{s}}$ Federkonstante $c_F := 12 \cdot \frac{\text{kN}}{\text{m}}$

$$m_{\text{ges}} := m_2 + m_1 \quad m_{\text{ges}} = 50 \text{ kg}$$

$$\text{Erregerkreisfrequenz} \quad n_{\text{Motor}} := 295.87 \cdot \frac{1}{\text{min}} \quad \Omega := 2 \cdot \pi \cdot n_{\text{Motor}} \quad \Omega = 30.983 \cdot \text{s}^{-1}$$

1) Lösungsansatz für Diffgl.: In positiver Richtung auslenken

$$(m_2 + m_1) \frac{d^2}{dt^2} x = -4 \cdot F_{\text{Feder}} - F_{\text{Dämpfer}} + \text{Fliehkraft}$$

$$F_{\text{Feder}} = c_F \cdot x \quad F_{\text{Dämpfer}} = k_d \cdot \frac{d}{dt} x \quad \text{Fliehkraft} = m_1 \cdot e \cdot \Omega^2 \cdot \sin(\phi) \quad \phi = \Omega \cdot t$$

Bestimmende Differentialgleichung

$$m_{\text{ges}} \frac{d^2}{dt^2} x + k_d \cdot \frac{d}{dt} x + 4 \cdot c_F \cdot x = m_1 \cdot e \cdot \Omega \cdot \sin(\Omega \cdot t) \quad \text{oder}$$

$$\frac{d^2}{dt^2} x + \frac{k_d}{m_{\text{ges}}} \cdot \frac{d}{dt} x + \frac{4 \cdot c_F}{m_{\text{ges}}} \cdot x = \frac{m_1 \cdot e \cdot \Omega^2}{m_{\text{ges}}} \cdot \sin(\Omega \cdot t) \quad \text{oder in "Normalform" (Koeffizienten vergleichen!)}$$

$$\frac{d^2}{dt^2} x + 2 \cdot \delta \cdot \frac{d}{dt} x + \omega_e^2 \cdot x = x_R \cdot \sin(\Omega \cdot t)$$

Eigenkreisfrequenz der ungedämpften Schwingung

$$\omega_e := \sqrt{\frac{4 \cdot c_F}{m_{\text{ges}}}} \quad \omega_e = 30.984 \cdot \text{s}^{-1}$$

Abklingkonstante

$$\delta := \frac{1}{2} \cdot \frac{k_d}{m_{\text{ges}}} \quad \delta = 7 \cdot \text{s}^{-1}$$

Dämpfungsgrad $\theta := \frac{\delta}{\omega_e}$

$$\theta = 0.226$$

Amplitude der Erregerschwingung $x_R := \frac{m_1 \cdot e}{m_{\text{ges}}}$

$$x_R = 6 \cdot \text{mm}$$

Störfunktion oder Erregerschwingung $x_{\text{err}}(t) := x_R \cdot \cos(\Omega \cdot t)$

2) Numerische Lösung der Diffgleichung

Mit "Runge-Kutta" --> **Weg-Zeit Gesetz x(t)** $x_A := 60 \cdot \text{mm}$ $v_A := 0 \cdot \frac{\text{m}}{\text{s}}$

Vektor für Anfangsbedingungen Ableitungsfunktion DY(t,X): Dimensionslos machen !

$$\text{ab} := \begin{pmatrix} \frac{x_A}{m} \\ \frac{v_A}{\frac{m}{s}} \end{pmatrix} \quad \text{DY}(t, X) := \begin{pmatrix} X_1 \\ \frac{-2 \cdot \delta \cdot X_1}{\frac{1}{s}} - \frac{\omega_e^2 \cdot X_0}{\frac{1}{s^2}} + \frac{x_R \cdot \Omega^2}{\frac{m}{s^2}} \cdot \sin\left(\frac{\Omega \cdot t}{\frac{1}{s}}\right) \end{pmatrix}$$

In welchem Zeitbereich wird die Gleichung gelöst? Wieviele Werte werden dazwischen berechnet?

$t_{\text{Anfang}} := 0 \cdot \text{s}$ $t_{\text{Ende}} := 1 \cdot \text{s}$ $N_{\text{Werte}} := 2000$

Runge-Kutta Diff.-Gleichungslöser: $\text{Lösung} := \text{rkfest}\left(\text{ab}, \frac{t_{\text{Anfang}}}{s}, \frac{t_{\text{Ende}}}{s}, N_{\text{Werte}}, \text{DY}\right)$

Runge-Kutta-Verfahren 4.
Ordnung mit fester oder variabler Schrittweite
 oder **Bulirsch-Stoer-Verfahren** für leicht veränderliche GDGL.
 $\text{Lösung} := \text{Bulstoer}(\text{ab}, t_{\text{Anfang}}, t_{\text{Ende}}, N_{\text{Werte}}, \text{DY})$ ■

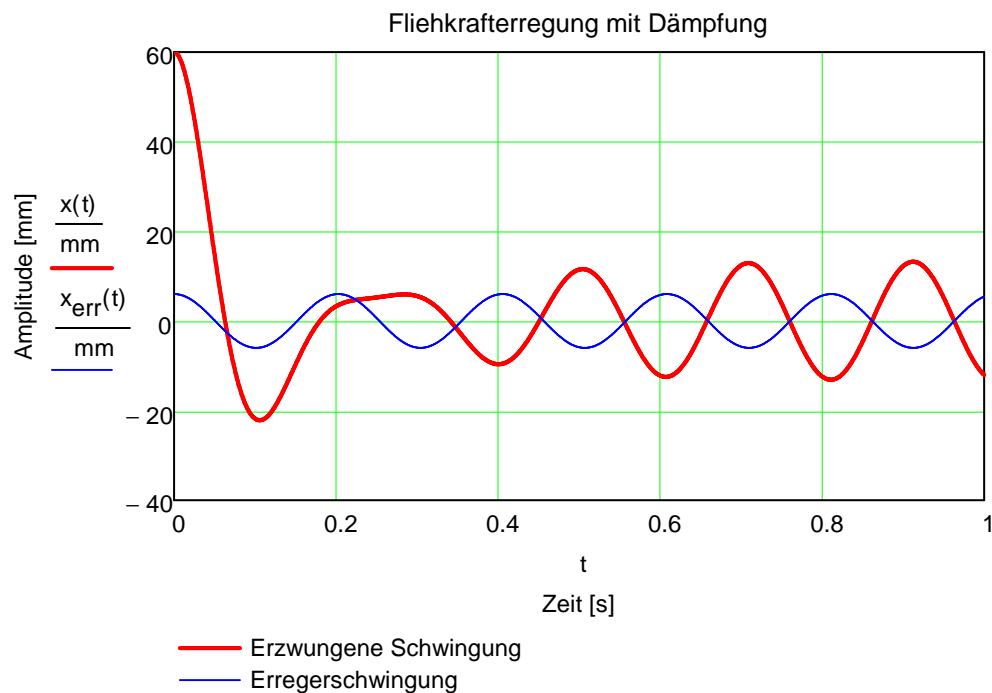
Extrahieren der Lösung $\text{Zeit} := \text{Lösung}^{\langle 0 \rangle} \cdot \text{s}$ $\text{Weg} := \text{Lösung}^{\langle 1 \rangle} \cdot \text{m}$

Die diskreten Ergebniswerte werden nun noch mittels einer kubischen **Splinefunktion interpoliert.** (dazu muss eine Bereichsvariable für die Zeit t definiert werden)

$$\Delta t := \frac{t_{\text{Ende}} - t_{\text{Anfang}}}{N_{\text{Werte}}} \quad t_w := t_{\text{Anfang}}, (t_{\text{Anfang}} + \Delta t) \dots t_{\text{Ende}}$$

Splinefunktion $S_w := \text{kspline}(\text{Zeit}, \text{Weg})$

Anpassungsfunktion $x(t) := \text{interp}(S, \text{Zeit}, \text{Weg}, t)$



3) Berechnung der eingeschwungenen fliehkrafterregten Schwingung

(Theorie siehe: Steger 3, "Technische Mechanik")

Kreisfrequenzverhältnis: Quotient Erregerkreisfrequenz zu Eigenkreisfrequenz

$$\eta := \frac{\Omega}{\omega_e} \quad \eta = 1$$

Phasenverschiebung $\psi := \operatorname{atan}\left(\frac{2 \cdot \theta \cdot \eta}{|1 - \eta^2|}\right) \quad \psi = 89.996 \cdot \text{Grad}$

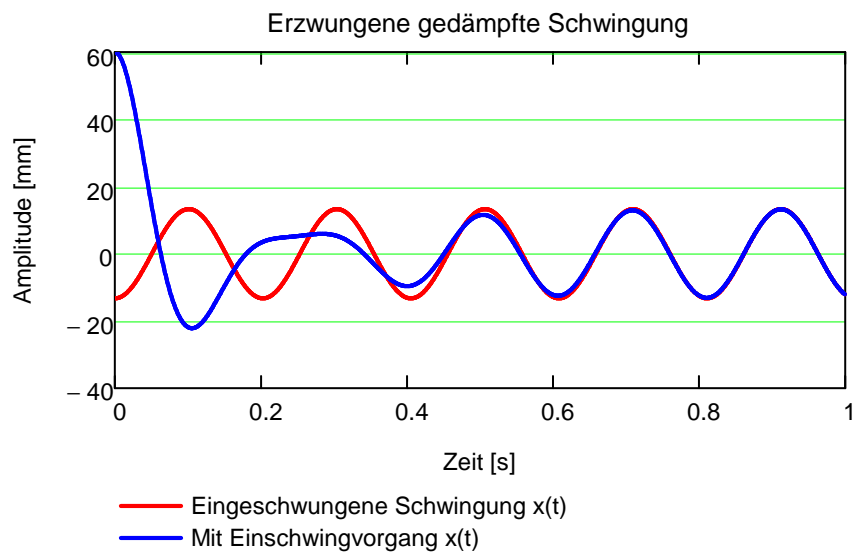
Frequenzgang

$$\frac{x_0}{x_R} = \frac{\eta^2}{\sqrt{(1 - \eta^2)^2 + (2 \cdot \theta \cdot \eta)^2}} \quad x_0 := x_R \frac{\eta^2}{\sqrt{(1 - \eta^2)^2 + (2 \cdot \theta \cdot \eta)^2}}$$

Amplitude der eingeschwungenen erregten Schwingung $x_0 = 13.279 \cdot \text{mm}$

Schwingungsgleichung der eingeschwungenen fliehkrafterregten Schwingung

$$x_{\text{ein}}(t) := x_0 \cdot \sin(\Omega \cdot t - \psi) \quad \text{überkritisch} \quad x_{\text{ein}}(t) := x_0 \cdot \sin(\Omega \cdot t - \psi + \pi)$$



4) Darstellung des Frequenzganges

$$\eta_{\text{Anfang}} := 0 \quad \eta_{\text{Ende}} := 3 \quad N_{\text{Punkte}} := 200$$

$$\Delta\eta := \frac{\eta_{\text{Ende}} - \eta_{\text{Anfang}}}{N_{\text{Punkte}}}$$

$$\eta_i := \eta_{\text{Anfang}} + (\eta_{\text{Anfang}} + \Delta\eta) \cdot i$$

$$V_1 = \frac{x_0}{x_R}$$

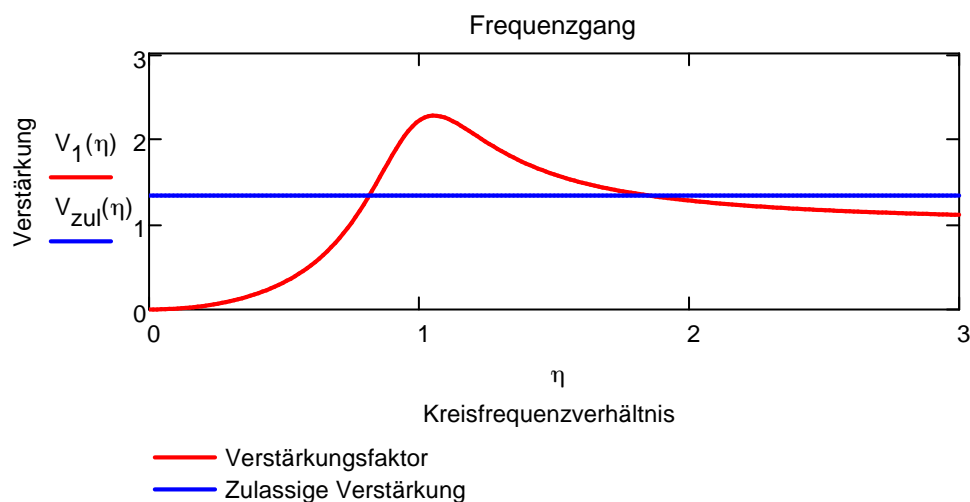
Verstärkungsfaktor

$$V_1(\eta) := \frac{\eta^2}{\sqrt{(1 - \eta^2)^2 + (2 \cdot \theta \cdot \eta)^2}}$$

Zulässige Schwingung:

$$x_{0\text{zul}} := 8 \cdot \text{mm}$$

$$V_{\text{zul}}(\eta) := \frac{x_{0\text{zul}}}{x_R}$$



5) In welchem Drehzahlbereich darf die Maschine nicht erregt werden ?

Lösung: Die zulässige Verstärkung schneidet der Frequenzgang in zwei Punkten --> der Bereich dazwischen ist nicht zulässig, da die Verstärkung zu groß ist!!

--> Die zwei Grenzkreisfrequenzverhältnisse suchen --> Die Grenzdrehzahlen ermitteln.

$$V_{\text{zulässig}} := \frac{x_{0\text{zul}}}{x_R}$$

$$V_{\text{zulässig}} = 1.333$$

$$\eta_1 := 0.5 \quad \text{Vorgabe} \quad V_{\text{zulässig}} = \frac{\eta^2}{\sqrt{(1 - \eta^2)^2 + (2 \cdot \theta \cdot \eta)^2}}$$

$$\eta_1 := \text{Suchen}(\eta) \quad \eta_1 = 1.855$$

$$\eta_2 := 2 \quad \text{Vorgabe} \quad V_{\text{zulässig}} = \frac{\eta^2}{\sqrt{(1 - \eta^2)^2 + (2 \cdot \theta \cdot \eta)^2}}$$

$$\eta_2 := \text{Suchen}(\eta) \quad \eta_2 = 1.855$$

Aus diesen ermittelten zulässigen Grenzkreisfrequenzverhältnissen kann man die zulässige Erregerfrequenzen und daraus die zulässigen Drehzahlen ermitteln.

$$\eta_1 = \frac{\Omega_1}{\omega_e} \quad \Omega_1 := \eta_1 \cdot \omega_e$$

$$\Omega_1 = 57.47 \cdot \text{s}^{-1}$$

$$n_{\text{Motor1}} := \frac{\Omega_1}{2 \cdot \pi}$$

$$n_{\text{Motor1}} = 548.795 \cdot \frac{1}{\text{min}}$$

$$\eta_2 = \frac{\Omega_2}{\omega_e} \quad \Omega_2 := \eta_2 \cdot \omega_e$$

$$\Omega_2 = 57.47 \cdot \text{s}^{-1}$$

$$n_{\text{Motor2}} := \frac{\Omega_2}{2 \cdot \pi}$$

$$n_{\text{Motor2}} = 548.795 \cdot \frac{1}{\text{min}}$$

D.h., dass die Maschine nicht zwischen $n_{\text{Motor1}} = 548.795 \cdot \frac{1}{\text{min}}$ und $n_{\text{Motor2}} = 548.795 \cdot \frac{1}{\text{min}}$

betrieben werden darf, da sonst die zulässige erregte Amplitude von $x_{0\text{zul}} := 8 \cdot \text{mm}$ überschritten wird.

Drehzahl, bei der die Eigenschwingung vorherrscht:

$$n_{\text{eigen}} := \frac{\omega_e}{2 \cdot \pi}$$

$$n_{\text{eigen}} = 295.874 \cdot \frac{1}{\text{min}}$$

Darüber läuft die Maschine überkritisch!!

Phasenverschiebung

$$\psi_1 := \text{atan} \left(\frac{2 \cdot \theta \cdot \eta_1}{|1 - \eta_1^2|} \right)$$

$$\psi_1 = 18.954 \cdot \text{Grad}$$

$$\psi_2 := \text{atan} \left(\frac{2 \cdot \theta \cdot \eta_2}{1 - \eta_2^2} \right)$$

$$\psi_2 = -18.954 \cdot \text{Grad}$$

$$\psi_{21} := 180 \cdot \text{Grad} + \psi_2$$

$$\psi_{21} = 161.046 \cdot \text{Grad}$$

Maschine "läuft vor"