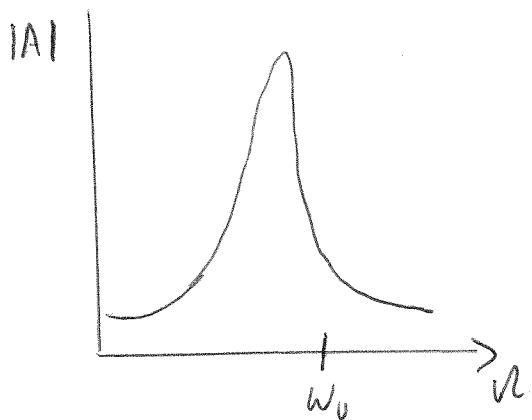


Resonanzen:



allgemeine Lösung e.g. im Schwingfall:

$$x(t) = |A| \cos(\nu t + \phi) + e^{-\delta t} (c_+ e^{i\nu t} + c_- e^{-i\nu t})$$

"Grenzzyklus" "Einschwingvorgang"

Energiebilanz

$$\begin{aligned} E &= E_{kin} + E_{pot} = \frac{m}{2} \dot{x}^2 + \frac{m}{2} \omega_0^2 x^2 \\ \Rightarrow \dot{E} &= m(\ddot{x}\dot{x} + \omega_0^2 x\dot{x}) = m\dot{x}(\ddot{x} + \omega_0^2 x) = \\ &= F_0(t)\dot{x} - 2m\gamma\dot{x}^2 \\ &\quad \swarrow \qquad \searrow \\ &\text{Arbeit der äußeren Kraft} \quad \text{Reibungsverluste} \end{aligned}$$

Nach Einschwingvorgang ist Bewegung periodisch mit Periode $\frac{2\pi}{\nu}$

$$\Rightarrow \int_0^T dt 2m\gamma\dot{x}^2 = \int_0^T dt F_0(t)\dot{x}$$

Die aufzuwendende Leistung (gemittelt über eine Periode) ist

$$P = \frac{AE}{T} = \frac{2m\gamma}{T} \int_0^T dt \dot{x}^2 = \frac{2m\gamma\omega^2}{T} \int_0^T dt |A|^2 \sin^2(\nu t + \phi) =$$

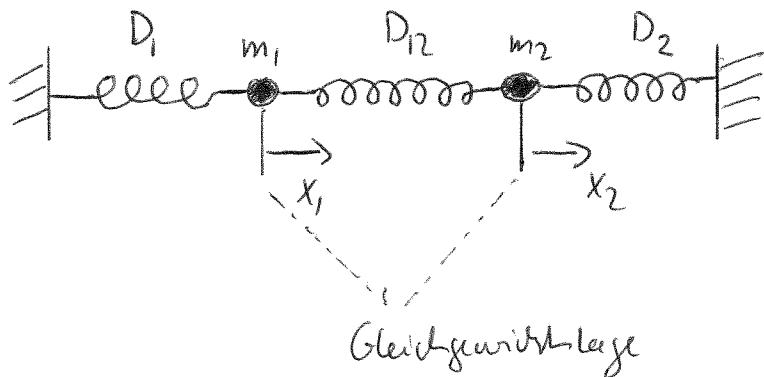
Lösung für Grenzzyklus

$$= m \gamma \omega^2 |A|^2 = \frac{m \gamma \omega^2 f_0^2}{(\omega_b^2 - \omega^2)^2 + (2\gamma\omega)^2}$$

\downarrow
Mittel von \sin^2 über eine Periode
ist $\frac{1}{2} \Rightarrow$ Integral $= |A|^2 \frac{I}{2}$

Gekoppelte Schwingungen

Beispiel: 2 Massen + 3 Federn:



Bewegungsgleichungen:

$$m_1 \ddot{x}_1 = - (D_1 + D_{12}) x_1 + D_{12} x_2$$

$$m_2 \ddot{x}_2 = D_{12} x_1 - (D_2 + D_{12}) x_2$$

in Matrixform:

$$\begin{pmatrix} m_1 & 0 \\ 0 & m_2 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} \ddot{x}_1 \\ \ddot{x}_2 \end{pmatrix} + \begin{pmatrix} D_1 + D_{12} & -D_{12} \\ -D_{12} & D_2 + D_{12} \end{pmatrix} \begin{pmatrix} x_1 \\ x_2 \end{pmatrix} = 0$$

Dies hat die allgemeine Form:

$$m_i \ddot{x}_i + \sum_{j=1}^n k_{ij} x_j = 0 \quad i = 1, 2, \dots, n$$

$$M \ddot{x} + K x = 0 \quad M = (m_i \delta_{ij}) \quad K = (k_{ij})$$

Definiere

$$y_i = \sqrt{m_i} x_i \quad i = 1, 2, \dots, n$$

und dividiere Bewegungsgleichungen durch $\sqrt{m_i}$

$$\Rightarrow \sqrt{m_i} \ddot{x}_i + \sum_{j=1}^n \frac{k_{ij}}{\sqrt{m_i}} x_j = \ddot{y}_i + \sum_{j=1}^n \frac{k_{ij}}{\sqrt{m_i m_j}} y_j = 0 \quad i=1, \dots, n$$

Definiere

$$U^2_{ij} = (U^2)_{ij} = \frac{k_{ij}}{\sqrt{m_i m_j}} = U^2_{ji}$$

wegen "actio = reactio"
ist k_{ij} symmetrisch

$$\Rightarrow \ddot{\tilde{y}} + U^2 \tilde{y} = 0$$

↓
Matrix \tilde{U}

$$\text{Ansatz: } \tilde{y} = \tilde{a} e^{i\omega t}$$

$$\Rightarrow U^2 \tilde{a} = \omega^2 \tilde{a} \rightarrow \text{Eigenwertgleichung zum Eigenwert } \omega$$

\Rightarrow Die charakteristische Gleichung

$$\det(U^2 - \omega^2 \mathbb{1}) = 0$$

liefert n Eigenwerte $\omega_1^2, \dots, \omega_n^2$ mit zugehörigen Eigenvektoren $\tilde{a}_1, \dots, \tilde{a}_n$

\Rightarrow "Eigenfrequenzen" $\omega_1, \dots, \omega_n$ und "Normalkoordinaten" $\tilde{a}_1, \dots, \tilde{a}_n$
 ω_i^2 sind reell, \tilde{a}_i können reell gewählt werden, da auch $\tilde{a}_i + \tilde{a}_i^*$ Eigenvektor ist. Die Normalkoordinaten sind ferner orthogonal:

$$\tilde{a}_i \cdot \tilde{a}_j = \delta_{ij} \quad \text{Beachte: Im allgemeinen gilt dies} \\ \text{nicht für die } \tilde{x}_i$$

Die "Normalschwingungen"

$$\tilde{y}_{\pm}^{(i)}(t) = \tilde{a}_i e^{\pm i\omega_i t} = \tilde{y}_c^{(i)}(t) \pm i \tilde{y}_s^{(i)}(t)$$

Oder

$$\tilde{y}_c^{(i)}(t) = \tilde{a}_i \cos \omega_i t \quad ; \quad \tilde{y}_s^{(i)}(t) = \tilde{a}_i \sin \omega_i t$$

Sind Lösungen der Bewegungsgleichungen. \Rightarrow Die allgemeine Lösung ist eine Linearkombination von Normal schwingungen:

$$\ddot{y}(t) = \sum_{j=1}^n (c_+^{(i)} \ddot{y}_+^{(i)}(t) + c_-^{(i)} \ddot{y}_-^{(i)}(t))$$

$$= \sum_{j=1}^n (c_s^{(i)} \ddot{y}_s^{(i)}(t) + c_c^{(i)} \ddot{y}_c^{(i)}(t))$$

$2n$ frei wählbare Konstanten $c_{\pm}^{(i)}$ entsprechen $2n$ Anfangsbedingungen

Beispiel: $y_i(0) = y_{0i}$; $\dot{y}_i(0) = v_{0i}$

$$n=2, m_1=m_2=m, D_1=D_2=D, D_{12}=d$$

$$\Rightarrow \begin{pmatrix} \ddot{y}_1 \\ \ddot{y}_2 \end{pmatrix} + \begin{pmatrix} \frac{D+d}{m} & -\frac{d}{m} \\ -\frac{d}{m} & \frac{D+d}{m} \end{pmatrix} \begin{pmatrix} y_1 \\ y_2 \end{pmatrix} = 0$$

\Rightarrow charakteristische Gleichung:

$$\left(\frac{D+d}{m} - \omega^2\right)^2 - \left(\frac{d}{m}\right)^2 = 0 \Rightarrow \omega^2 = \frac{D+d}{m} \pm \frac{d}{m}$$

$$\Rightarrow \text{Eigenfrequenzen sind } \omega_1 = \sqrt{\frac{D}{m}}; \omega_2 = \sqrt{\frac{D+2d}{m}}$$

$$\begin{aligned} \Rightarrow (D+d)(a_1)_1 - d(a_1)_2 &= D(a_1)_1 \Rightarrow (a_1)_1 = (a_1)_2 \\ -d(a_2)_1 + (D+d)(a_2)_2 &= (D+2d)(a_2)_2 \Rightarrow (a_2)_1 = -(a_2)_2 \end{aligned}$$

\Rightarrow Die Normalkoordinaten sind

$$\tilde{a}_1 = \frac{1}{\sqrt{2}} \begin{pmatrix} 1 \\ 1 \end{pmatrix} \quad \tilde{a}_2 = \frac{1}{\sqrt{2}} \begin{pmatrix} 1 \\ -1 \end{pmatrix}$$

\Rightarrow Die allgemeine Lösung lautet

$$x_1(t) = b_1 \cos(\omega_1 t + \phi_1) + b_2 \cos(\omega_2 t + \phi_2)$$

$$x_2(t) = b_1 \cos(\omega_1 t + \phi_1) - b_2 \cos(\omega_2 t + \phi_2)$$

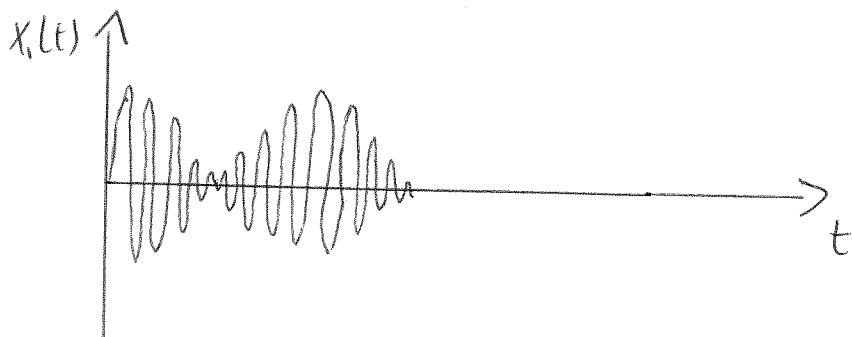
4 wählbare Konstanten b_1, b_2, ϕ_1, ϕ_2 können durch 4 Anfangs- oder Randbedingungen festgelegt werden.

Spezialfall: $b_1 = b_2 = b$, $\phi_1 = \phi_2 = \frac{\pi}{2}$

$$\Rightarrow x_1(t) = b(\sin \omega_1 t + \sin \omega_2 t) = 2b \cos \frac{\omega_1 - \omega_2}{2} t \sin \frac{\omega_1 + \omega_2}{2} t$$

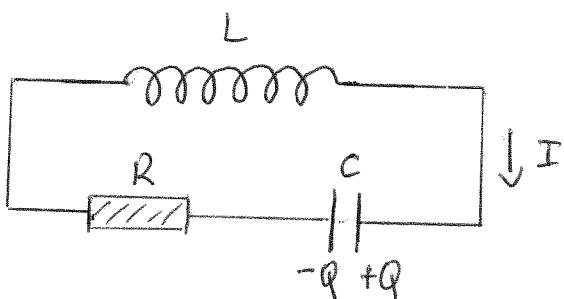
$$x_2(t) = b(\sin \omega_1 t - \sin \omega_2 t) = 2b \sin \frac{\omega_1 - \omega_2}{2} t \cos \frac{\omega_1 + \omega_2}{2} t$$

Für $|\omega_1 - \omega_2| \ll |\omega_1 + \omega_2|$ hat man "Schwierungen": Die Amplitude einer schnellen Oszillation wird langsam moduliert:



Nicht-mechanische Schwingungen

Beispiel: Elektrischer Schwingkreis:



L = Impedanz (Induktion)
 C = Kapazität (Kondensator)
 R = Widerstand

$$\text{Gesamtspannung } U = 0 = L \frac{dI}{dt} + \frac{Q}{C} + RI$$

Differentiation liefert mit $I = \frac{dQ}{dt}$:

$$L \frac{d^2I}{dt^2} + R \frac{dI}{dt} + \frac{I}{C} = 0$$

Das entspricht einer Frequenz $\omega_0 = \frac{1}{\sqrt{LC}}$ der freien, ungedämpften Schwingung und einem Dämpfungs faktor $\gamma = \frac{R}{2}$