

# Schwingungen:

## Allgemeines:

$$\omega = 2 \cdot \pi \cdot f$$

$$f = \frac{1}{T}$$

### Glossary:

m ... Masse  
 D ... Federkonstante  
 k ... Reibungskoeffizient  
 $\sigma$  ... Dämpfungskonstante  
 A ... Amplitude

## a) Die freie Schwingung

### Charakteristische Gleichung

$$m \cdot \lambda^2 + k \cdot \lambda + D = 0$$

$$\sigma = \frac{k}{2m} \quad \text{Dämpfungskonstante}$$

$$\Omega_0^2 = \frac{D}{m} \quad \text{Kreisfrequenz des ungedämpft schwingenden Systems}$$

$$\lambda_1 = -\sigma + \sqrt{\sigma^2 - \Omega_0^2} \quad \text{Lösungen der quadratischen Gleichung für die charakteristische Größe } \lambda.$$

$$\lambda_2 = -\sigma - \sqrt{\sigma^2 - \Omega_0^2}$$

### Mögliche Lösungen:

$$\sigma = 0 \quad \text{ungedämpfte Schwingung}$$

$$0 < \sigma < \Omega_0 \quad \text{gedämpfte Schwingung}$$

$$\sigma = \Omega_0 \quad \text{aperiodischer Grenzfall}$$

$$\sigma > \Omega_0 \quad \text{aperiodischer Kriechfall}$$

**Für die gedämpfte Schwingung**  
 wird -1 aus der Wurzel herausgehoben  
 und folgende zusammenfassung  
 getroffen:

$$\Omega = \sqrt{\Omega_0^2 - \sigma^2}$$

$$x = A e^{\lambda \cdot t} \quad \Rightarrow \quad \begin{aligned} x_1 &= A \cdot e^{-\sigma \cdot t} \cdot e^{j \cdot \Omega \cdot t} \\ x_2 &= A \cdot e^{-\sigma \cdot t} \cdot e^{-j \cdot \Omega \cdot t} \end{aligned}$$

$$x = e^{-\sigma \cdot t} \cdot (C_1 \cdot \cos(\Omega \cdot t) + C_2 \cdot \sin(\Omega \cdot t))$$

**Unter Berücksichtigung der Anfangsbedingungen zum Zeitpunkt  $t = 0$  folgt:**

$$x(0) = x_{\max} \quad \text{Auslenkung zum Zeitpunkt } 0$$

$$\frac{d}{dt}x = 0 \quad \text{Geschwindigkeit zum Zeitpunkt } 0$$

$$x_{\max} = C_1$$

$$C_1 = x_{\max}$$

$$0 = -\sigma \cdot C_1 + C_2 \cdot \Omega$$

$\Rightarrow$

$$C_2 = \frac{\sigma \cdot x_{\max}}{\Omega}$$

$$x(t) = x_{\max} \cdot e^{-\sigma \cdot t} \cdot \left( \cos(\Omega \cdot t) + \frac{\sigma}{\Omega} \cdot \sin(\Omega \cdot t) \right)$$

*endgültige Gleichung für die gedämpfte Schwingung*

**Anmerkungen:**

**b) Die erzwungene Schwingung:**

Anregung der Schwingung mit der Kraft

$$F = F_0 \cdot \cos(\omega \cdot t)$$

Dies führt zu der Differentialgleichung

$$m \cdot \frac{d^2}{dt^2} x + k \cdot \frac{d}{dt} x + D \cdot x = F_0 \cdot \cos(\omega \cdot t)$$

Nach dem Einschwingvorgang stellt sich eine stationäre Schwingung der Masse um ihre Ruhelage ein, die durch folgende Gleichung beschrieben wird:

$$x = A \cdot \cos(\omega \cdot t - \phi)$$

Herleitung der **Amplitude** und des **Phasenwinkels** in Abhängigkeit von der Kreisfrequenz siehe Skriptum Beispiel S05.

$$\cos(\phi) = \frac{D - m \cdot \omega^2}{\sqrt{k^2 \cdot \omega^2 + (D - m \cdot \omega^2)^2}} \quad \text{Phasenwinkel}$$

$$A = \frac{F_0}{\sqrt{k^2 \cdot \omega^2 + (D - m \cdot \omega^2)^2}} \quad \text{Amplitude}$$

**Kinetische Energie der Masse m:**

$$E_{\text{kin}} = \frac{m \cdot \omega^2 \cdot A^2}{2} \cdot \sin^2(\omega \cdot t - \phi)$$

$$E_{\text{gemittelt}} = \frac{m \cdot \omega^2 \cdot A^2}{2} \quad \text{Über einer vollen Periodendauer gemittelte kinetische Energie.}$$

Herleitung der **Reibungsleistung** siehe Skriptum Beispiel S03:

$$P_R = \frac{k \cdot \omega^2 \cdot A^2}{2}$$

## c) Überlagerung von ungedämpften Schwingungen

### Sonderfall 1:

- Parallele Schwingungsrichtungen ( $x$ )
- Gleiche Frequenzen  $f_1 = f_2 = f$
- Unterschiedliche Amplituden  $A_1$  und  $A_2$
- Unterschiedliche Phasenwinkel  $\phi_1$  und  $\phi_2$

$$x_1 = A_1 \cdot \sin(\omega \cdot t + \phi_1)$$

$$x_2 = A_2 \cdot \sin(\omega \cdot t + \phi_2)$$

Die Überlagerung (Superposition) der beiden Schwingungen gibt Anlass zu einer resultierenden Schwingung

$$x = A \cdot \sin(\omega \cdot t + \phi)$$

Weitere Herleitungen siehe Skriptum Beispiel S05:

$$A = \sqrt{(A_1)^2 + (A_2)^2 + 2 \cdot A_1 \cdot A_2 \cdot \cos(\phi_1 - \phi_2)}$$

$$\tan(\phi) = \frac{A_1 \cdot \sin(\phi_1) + A_2 \cdot \sin(\phi_2)}{A_1 \cdot \cos(\phi_1) + A_2 \cdot \cos(\phi_2)}$$

**Sonderfall 2:**

- Parallele Schwingungsrichtungen (x)
- Unterschiedliche Frequenzen  $f_1, f_2$
- Unterschiedliche Amplituden  $A_1$  und  $A_2$
- Phasenwinkel  $\phi_1 = \phi_2 = 0$

$$x_1 = A_1 \cdot \sin(\omega_1 \cdot t) \quad \omega = \frac{\omega_1 + \omega_2}{2}$$

$$x_2 = A_2 \cdot \sin(\omega_2 \cdot t) \quad \Delta\omega = \frac{\omega_1 - \omega_2}{2}$$

Herleitung siehe Skriptum Seite 79:

$$x = (A_1 + A_2) \cdot \cos(\omega \cdot t) \cdot \cos(\Delta\omega \cdot t) + (A_2 - A_1) \cdot \sin(\omega \cdot t) \cdot \sin(\Delta\omega \cdot t)$$

$$\Delta T = \frac{1}{\Delta f} = \frac{2}{f_1 - f_2}$$

$$T_{\text{Schwebung}} = \frac{\Delta T}{2} = \frac{1}{f_2 - f_1}$$

**Sonderfall 3:**

- Senkrechte Schwingungsrichtungen x,v
- Gleiche Kreisfrequenzen  $\omega_1 = \omega_2 = \omega$
- Unterschiedliche Amplituden  $A_1$  und  $A_2$
- Unterschiedliche Phasenwinkel  $\phi_1 = 0$  und  $\phi_2 = \phi$

$$x = A_1 \cdot \cos(\omega \cdot t)$$

$$y = A_2 \cdot \cos(\omega \cdot t + \phi)$$

$$\frac{x}{A_1} = \cos(\omega \cdot t)$$

$$\frac{y}{A_2} = \cos(\omega \cdot t) \cdot \cos(\phi) - \sin(\omega \cdot t) \cdot \sin(\phi)$$

Es ergibt sich ein Zusammenhang zwischen x und y:

$$\frac{y}{A_2} = \frac{x}{A_1} \cdot \cos(\phi) - \sin(\phi) \cdot \sqrt{1 - \left(\frac{x}{A_1}\right)^2}$$