



Hochschule für Angewandte
Wissenschaften Hamburg
Maschinenbau und Produktion

Schwingungen

Experimentalphysik
Ulrich Stein

Demonstr.: Federpendel, Autos-Res., Doppelpendel



Hochschule für Angewandte
Wissenschaften Hamburg
Maschinenbau und Produktion

1. Freie harmonische Schwingung

a) Federpendel

k : Federkonstante
 m : schwing. Masse

Versuch: Federpendel

Kräfte-Gleichgewicht:
 $m a = m d^2z/dt^2 = F_F = - k z$

Schwingungs-Dgl: $\ddot{z} + \frac{k}{m} z = 0$



Hochschule für Angewandte
Wissenschaften Hamburg
Maschinenbau und Produktion

Lösung der DGL

sin- bzw. cos-förmige Bewegung

$$z(t) = A \cos(\omega_0 t + \varphi)$$

φ : Phasenwinkel

$$f := \frac{1}{T} = \frac{\omega_0}{2\pi}$$

Simulation: sin



Hochschule für Angewandte
Wissenschaften Hamburg
Maschinenbau und Produktion

Eingesetzt in DGL (Eigenarbeit)

$$z(t) = A \cos(\omega_0 t + \phi) \quad d^2z/dt^2 + k/m z = 0$$

Berechnen Sie d^2z/dt^2 und setzen Sie das Ergebnis in die DGL ein!

$$dz/dt = -A \sin(\omega_0 t + \phi) \omega_0$$

$$d^2z/dt^2 = -A \cos(\omega_0 t + \phi) \omega_0^2$$

$$\Rightarrow \omega_0^2 - k/m = 0 \quad \omega_0 = \sqrt{\frac{k}{m}}$$

Mögliche Anfangswerte:

$$z(0) = z_1, \quad dz/dt(0) = v_0 = 0 \Rightarrow A = z_1, \quad \phi = 0$$

$$z(t) = z_1 \cos(\omega_0 t) : \text{spezielle Lösung zu AW}$$



Hochschule für Angewandte
Wissenschaften Hamburg
Maschinenbau und Produktion

Weitere Pendel

b) Fadenpendel

β : Auslenkwinkel
 l : Fadenlänge

Versuch: Fadenpendel

volle Dgl: $\ddot{\beta} + \frac{g}{l} \sin \beta = 0$

Dgl für kleine β : $\ddot{\beta} + \frac{g}{l} \beta \approx 0 \rightarrow \omega_0 = \sqrt{\frac{g}{l}}$



Hochschule für Angewandte
Wissenschaften Hamburg
Maschinenbau und Produktion

Weitere Pendel

c) Physisches Pendel

β : Auslenkwinkel
 m : Masse
 J_A : Trägheitsmoment
 a : Abstand SP - Drehachse

Versuch: Phys. Pendel

Lösung der Dgl: $\omega_0 = \sqrt{\frac{amg}{J_A}}$



Hochschule für Angewandte
Wissenschaften Hamburg
Maschinenbau und Produktion

Pendel: Schwingungsdauer

Federpendel / Fadenpendel / Phys. Pendel:

Kreisfrequenz $\omega = 2\pi f$:
 Federpendel: $\sqrt{k/m}$
 Fadenpendel: $\sqrt{g/L}$
 Phys. Pendel: $\sqrt{a \cdot m \cdot g / J_A}$



Hochschule für Angewandte
Wissenschaften Hamburg
Maschinenbau und Produktion

Klausuraufgabe

Berechnen Sie die Frequenz,
mit der ein Zylinder schwingt

Kreisfrequenz $\omega = 2\pi f$:
 Phys. Pendel: $\sqrt{a \cdot m \cdot g / J_A}$

am Rand aufgehängt
 Radius R = Abstand S-A, Masse m
 $\rightarrow J_S = m R^2 / 2$, $J_A = J_S + m R^2 = 3/2 m R^2$ (Steiner)
 $\omega = 2\pi f = \sqrt{R m g / (3/2 m R^2)} = \sqrt{2g/3R}$



Hochschule für Angewandte
Wissenschaften Hamburg
Maschinenbau und Produktion

Molekül-Anregungen (Ausblick)

für 2-atomige Moleküle

- Translation: E_{Trans}
- Rotation: E_{Rot}
- Schwingung: E_{Osz}

typische Möglichkeiten, Energie in ein System zu pumpen
→ Spezifische Wärme $c_v = (dU/dT)_V$



Hochschule für Angewandte
Wissenschaften Hamburg
Maschinenbau und Produktion

2. Freie gedämpfte Schwingung

zusätzlich Reibung: Versuch: Federp. ged.

Dgl:
$$\ddot{z} + \frac{\kappa}{m} \dot{z} + \frac{k}{m} z = 0$$

κ : Dämpfungskoeffizient

δ : Abklingkoeffizient
$$\delta := \frac{\kappa}{2m}$$

→ $\omega := \sqrt{\omega_0^2 - \delta^2}$ Versuch: Cassy-Federp.



Hochschule für Angewandte
Wissenschaften Hamburg
Maschinenbau und Produktion

Drei mögliche Lösungen

a) Schwingfall: $\delta < \omega_0$

$$z(t) = z_1 \frac{\omega_0}{\omega} e^{-\delta t} \sin(\omega t + \varphi)$$

b) Aperiodischer Grenzfall: $\delta = \omega_0$

$$z(t) = z_1 (1 + \delta t) e^{-\delta t}$$

c) Kriechfall: $\delta > \omega_0$

Simulation: ged. + MATLAB /
Stange + Doppelpendel (Chaos)



Hochschule für Angewandte
Wissenschaften Hamburg
Maschinenbau und Produktion

Klausuraufgabe

Ein Federpendel ($m = 150 \text{ g}$) wird um 5 cm ausgelenkt und losgelassen. Nach einer Periodendauer von 2 s wird ein Maximalausschlag von 4 cm gemessen.

Berechnen Sie den Abklingkoeffizienten und die Federkonstante!

Lösung:

$$z(t) = z_1 \frac{\omega_0}{\omega} \exp(-\delta t) \sin(\omega t + \varphi)$$

$$z(0) = z_1 \frac{\omega_0}{\omega} \sin(\varphi) = 5 \text{ cm}$$

$$z(T) = z_1 \frac{\omega_0}{\omega} \exp(-\delta T) \sin(\omega T + \varphi) = z_1 \frac{\omega_0}{\omega} \exp(-\delta T) \sin(\varphi) = 4 \text{ cm}$$

(da $\omega = \frac{2\pi}{T}$ und $\sin(2\pi + \varphi) = \sin(\varphi)$)



Hochschule für Angewandte
Wissenschaften Hamburg
Maschinenbau und Produktion

Klausuraufgabe

$$q = \frac{z_0}{z_1} = \exp(\delta T) = \frac{5}{4} \Rightarrow \delta = \frac{\ln 5/4}{T} = 0.11 \text{ 1/s}$$

$$\omega = \sqrt{\omega_0^2 - \delta^2} \quad \text{und} \quad \omega_0 = \sqrt{\frac{k}{m}}$$

$$\Rightarrow k = m \left(\left(\frac{2\pi}{T} \right)^2 + \delta^2 \right) = \text{ca. } 1 \text{ kg/s}^2$$

k = 1.4823 N/m



Hochschule für Angewandte
Wissenschaften Hamburg
Maschinenbau und Produktion

3. Erzwungene Schwingung

mit äußerer Anregung Versuch: Federp. Hand

$$\text{Dgl: } \ddot{z} + \frac{\kappa}{m} \dot{z} + \frac{k}{m} z = \frac{F_0}{m} \sin \omega_e t$$

ω_e : Frequenz der äußeren (period.) Anregung
d.h. von außen wird Energie hineingepumpt

Lösung: $z(t) = A \sin(\omega_e t + \varphi)$

Versuch: Cassy-Feder / MATLAB-Einschw. / Autos / Video



Hochschule für Angewandte
Wissenschaften Hamburg
Maschinenbau und Produktion

Amplituden-Resonanz-Funktion

Verhalten bei Änderung von ω_e :

$$A = \frac{F_0}{m\sqrt{(\omega_0^2 - \omega_e^2)^2 + (2\delta\omega_e)^2}}$$

Resonanz $\omega_e = \omega_{\text{res}}$
in der Nähe von ω_0 :

$$\omega_{\text{Res}} := \sqrt{\omega_0^2 - 2\delta^2}$$

Güte: $Q = \frac{A(\omega_{\text{Res}})}{A(\omega_e \approx 0)}$



Hochschule für Angewandte
Wissenschaften Hamburg
Maschinenbau und Produktion

Klausuraufgabe:

Ein Jeep (Masse $m_J=2700$ kg) mit defekten Stoßdämpfern senkt sich bei Zuladung von Personen und Gepäck (Masse $m_{Zu}=500$ kg) um $s=6$ cm. So beladen fährt er über eine Wüstenpiste mit regelmäßigen Querwellen in $d = 5$ m Abstand.

Bei welcher Geschwindigkeit wird den Insassen übel?

Lösungsidee: Resonanz-Phänomen

1. Berechnung der Federkonstante aus Absenkung
 $ks = F = m_{Zu} \cdot g$
 $\rightarrow k = 500\text{kg} \cdot 9.81 \text{ m/s}^2 / 0.06\text{m} = 81\,750 \text{ kg/s}^2$
2. Eigenfrequenz des Systems: $\omega_0 = (k/(m_J + m_{Zu}))^{1/2} = 5 \text{ Hz}$
3. Äußere Anregung: $v = d/T = d \cdot f = d \cdot \omega_0 / 2\pi = 4 \text{ m/s}$

Lösung: $v = 4 \text{ m/s} = 14.5 \text{ km/h}$