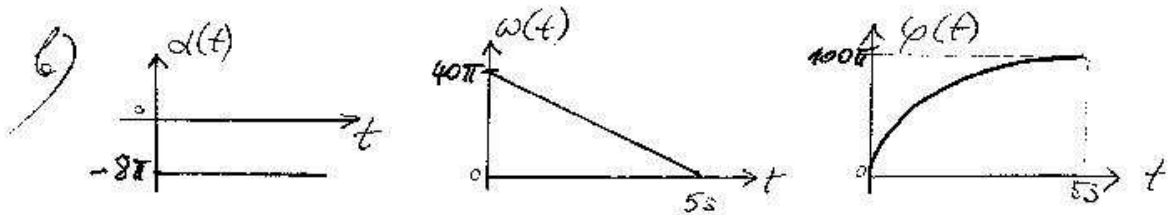


Lösungsvorschlag: A1

- a) Mit der Winkelgeschwindigkeit $\omega = 2\pi \cdot n = 2\pi \frac{1200 \text{ U/min}}{60 \text{ s}} = 40\pi \text{ s}^{-1}$
 erhält man die Bremsverzögerung $\alpha = \frac{\Delta\omega}{\Delta t} = \frac{0 - 40\pi}{5 \cdot \text{s}^2} = \underline{\underline{-8\pi \text{ s}^{-2}}}$



$$\varphi(t) = \varphi_0 + 40\pi \text{ s}^{-1} (5 \text{ s} - 0) - \frac{1}{2} 8\pi \cdot \text{s}^{-2} \cdot 25 \text{ s}^2 = 100\pi \text{ rad}$$

$$\rightarrow \underline{\underline{n = \frac{\varphi_0}{2\pi} = 50 \text{ Umdrehungen}}}$$

Lösungsvorschlag: A2

- a) aus Impulserhaltung: $m_1 v_1 = m_2 u_2$
 folgt $\underline{\underline{u_2 = \frac{m_1}{m_2} \cdot v_1 = 4,386 \text{ m} \cdot \text{s}^{-1}}}$

- b) Für den Verlust an kinetischer Energie gilt:

$$\begin{aligned} \underline{\underline{\Delta E_{\text{kin}}}} &= E_{\text{kin},V} - E_{\text{kin},N} = \frac{1}{2} (m_1 v_1^2 - m_2 u_2^2) = \\ &= 260,4 \text{ kJ} - 54,8 \text{ kJ} = \underline{\underline{205,6 \text{ kJ}}} \end{aligned}$$

\Rightarrow inelastischer, zentr. Stoß

- c) Kraftstoß:

$$\int F(t) dt = \Delta p = m_1 v_1 = m_2 v_2 = F_m \cdot \Delta t$$

$$\Rightarrow \underline{\underline{F_m = \frac{m_1 v_1}{\Delta t} = 20,8 \text{ kN}}}$$

Lösungsvorschlag: A3

a) Der Verlust an potentieller Energie wird zu 93% in elektrische Energie umgewandelt: $P_{el} = \rho \cdot \dot{V} \cdot g \cdot h \cdot \eta$
 der Volumenstrom $\dot{V} = \frac{10^8 \text{ W}}{10^3 \text{ kg m}^{-3} \cdot 9,81 \text{ m s}^{-2} \cdot 7,5 \text{ m} \cdot 0,93} = \underline{\underline{1461 \text{ m}^3 \text{ s}^{-1}}}$

b) Jahresarbeit der Turbinen: $W_a = P_{el} \cdot t = 10^8 \text{ W} \cdot 3,15 \cdot 10^7 \text{ s/a} = 3,154 \cdot 10^{15} \text{ J/a}$
 bei 4000 kWh = $1,44 \cdot 10^{10} \text{ J/a}$ pro Haushalt können
 $1 \text{ kWh} = 3,6 \cdot 10^6 \text{ J}$ 219000 Haushalte versorgt werden

Lösungsvorschlag: A4

a) Bei der Drehzahl $n = \frac{1}{\pi} \text{ s}^{-1}$ ist die Tangentialgeschwindigkeit v_0
 $v_0 = r \cdot \omega = r \cdot 2\pi \cdot n = \underline{\underline{1 \text{ m} \cdot \text{s}^{-1}}}$

b) Energieerhaltung: $E_{kin} = \text{Spannarbeit der Feder}$
 $\frac{1}{2} m v_0^2 = \frac{1}{2} \cdot k \cdot y^2 \quad y = \sqrt{\frac{m v_0^2}{k}} = \underline{\underline{0,3 \text{ m}}}$

c) $F_{smax} = mg + k \cdot y = 11,28 \text{ kN} + 3,36 \text{ N} = \underline{\underline{14,64 \text{ kN}}}$

d) Dämpfungslose Schwingung: $f_0 = \frac{1}{2\pi} \sqrt{\frac{k}{m}} = \underline{\underline{0,465 \text{ s}^{-1}}}$

e) Annahme: Schwache Dämpfung $T_d \approx T_0 = 2,15 \text{ s}$
 $y(t) = \hat{y} \cdot e^{-\delta t} \rightarrow \delta = \frac{1}{3 \cdot T_0} \cdot \ln 4 = 0,215 \text{ s}^{-1}$
 $\underline{\underline{D = \frac{\delta}{\omega_0} = 0,0736}}$

Lösungsvorschlag: A5

- a) Die gemessene Zeit t_M setzt sich zusammen aus der Zeit für den freien Fall t_{FF} plus die Schalllaufzeit $t_S = t_M - t_{FF}$.
Für die Schachttiefe h gilt:

$$h = \frac{1}{2} g \cdot t_{FF}^2 = c(t_M - t_{FF}) \quad \dots \text{quadratische Gleichung für die Fallzeit } t_{FF}$$

$$\underline{\text{Lös: } t_{FF} = 3,246 \text{ s}} \quad \text{damit } \underline{h = 51,7 \text{ m}}$$

- b) ohne Schalllaufzeit: $h' = \frac{1}{2} g t_M^2 = 56,7 \text{ m} \quad \dots \quad 9,5\% \text{ Fehler}$

Lösungsvorschlag: A6

die Schallintensitätspegel ist definiert:

$$L_I = 10 \text{ dB} \cdot \lg \frac{I}{10^{-12} \text{ W/m}^2}$$

wird bei einer Maschine $L_1 = 80 \text{ dB}$ gemessen, ist an diesem Ort die Schallintensität $I_1 = 10^{-4} \text{ W/m}^2$

$$L_{I,1} = 10 \text{ dB} \cdot \lg(10^{12} \cdot 10^{-4}) = 80 \text{ dB}$$

Bei gleicher Entfernung kann die Intensität 10-fach höher

$$L_{I,10} = 10 \text{ dB} \cdot \lg(10^{12} \cdot 10^{-3}) = 90 \text{ dB} \quad \text{sein}$$

⇒ 10 Maschinen dürfen gleichzeitig laufen

