

## 5.3 Erzwungene Schwingungen

### Aufgaben

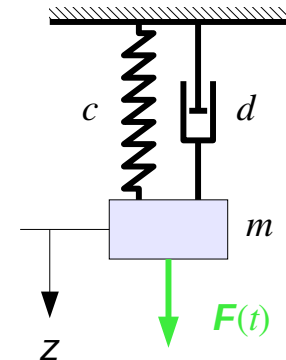
#### Aufgabe 1

Das abgebildete elastische System besteht aus der Masse  $m$ , der Feder mit der Federkonstanten  $c$  und dem Dämpfer mit der Dämpferkonstanten  $d$ . An der Masse greift die harmonische Kraft

$$F(t) = F_a \cos(\Omega t)$$

an.

- Ermitteln Sie die Eigenkreisfrequenz  $\omega$  der ungedämpften Schwingung, die Abklingkonstante  $\delta$ , das Lehrsche Dämpfungsmaß  $D$  und die Eigenkreisfrequenz  $\omega_d$  der gedämpften Schwingung.
- Unterhalb welchem Wert  $\Omega_s$  muss die Erregerkreisfrequenz  $\Omega$  liegen, damit eine quasistatische Betrachtung durchgeführt werden darf? Was gilt in diesem Frequenzbereich für den Phasenwinkel der Verschiebung?
- Welchen Wert  $V_{Fres}$  nimmt der dynamische Überhöhungsfaktor an, wenn die Erregerkreisfrequenz  $\Omega$  mit der Eigenkreisfrequenz  $\omega$  übereinstimmt?
- Ab welchem Wert  $\Omega_d$  der Erregerkreisfrequenz überwiegt die Trägheitskraft? Was gilt in diesem Frequenzbereich für den Phasenwinkel der Verschiebung?



Zahlenwerte:  $c = 5000 \text{ N/m}$ ,  $m = 2 \text{ kg}$ ,  $d = 4 \text{ kg/s}$

(Ergebnis:  $\omega = 50 \text{ s}^{-1}$ ,  $\delta = 1 \text{ s}^{-1}$ ,  $D = 2 \%$ ,  $\omega_d = 49,99 \text{ s}^{-1}$ ;  $\Omega_s = 15 \text{ s}^{-1}$ ;  $V_{Fres} = 25,00$ ;  $\Omega_d = 150 \text{ s}^{-1}$ )

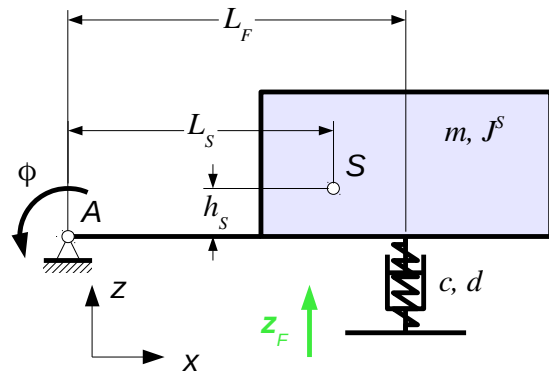
#### Aufgabe 2

Das Berechnungsmodell eines einachsigen Anhängers besteht aus einer Masse  $m$  mit Massenträgheitsmoment  $J^S$  bezüglich des Schwerpunkts, einer Feder mit der Federkonstanten  $c$  und einem Dämpfer mit der Dämpferkonstanten  $d$ . Die Kupplung wird als Festlager betrachtet.

Die Unebenheit der Fahrbahn wird durch

$$z_F(x) = z_{Fa} \cos\left(2\pi \frac{x}{\lambda}\right)$$

beschrieben. Der Winkel  $\phi$ , der die Auslenkung beschreibt, darf als klein angenommen werden.



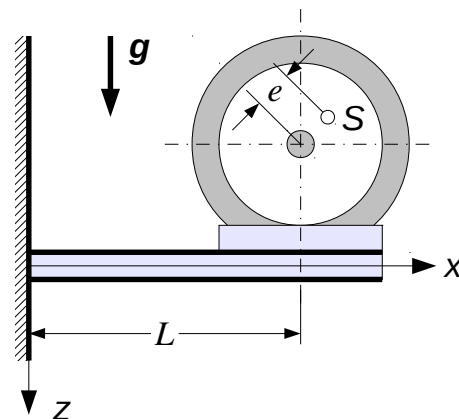
- Ermitteln Sie die Eigenkreisfrequenz  $\omega$  und das Lehrsche Dämpfungsmaß  $D$ .
- Geben Sie die Beziehungen an, mit denen sich die Komponenten der Absolutbeschleunigung des Schwerpunkts und der Kraft im Punkt A in Abhängigkeit von der konstanten Fahrgeschwindigkeit  $v$  berechnen lassen.
- Stellen Sie die zeitlichen Verläufe der Komponenten der Absolutbeschleunigung des Schwerpunkts und der Kraft im Punkt A für die Fahrgeschwindigkeit  $v$  im Bereich  $0 \leq t \leq T$  graphisch dar.

Zahlenwerte:  $m = 500 \text{ kg}$ ,  $J^S = 250 \text{ kgm}^2$ ,  $c = 250 \text{ N/mm}$ ,  $d = 3000 \text{ kg/s}$ ,  $L_F = 2 \text{ m}$ ,  $L_s = 1,5 \text{ m}$ ,  $h_s = 0,5 \text{ m}$ ,  $\lambda = 4 \text{ m}$ ,  $z_{Fa} = 5 \text{ mm}$ ,  $v = 15 \text{ m/s}$ ,  $T = 1 \text{ s}$

(Ergebnis:  $\omega = 25,82 \text{ s}^{-1}$ ,  $D = 0,1549$ ; Maximale Amplituden:  $a_{Sxmax} = 2,195 \text{ m/s}^2$ ,  $a_{Sxmax} = 6,586 \text{ m/s}^2$ ,  $A_{xmax} = 1098 \text{ N}$ ,  $A_{zmax} = 8,654 \text{ N}$ )

### Aufgabe 3

Ein Elektromotor mit dem Gesamtgewicht  $G$  ist auf dem freien Ende eines fest eingespannten Trägers montiert. Der Elastizitätsmodul des Trägers ist  $E$ . Der Anker des Motors hat die Drehzahl  $n$ ; das Gewicht des Ankers ist  $G_A$ . Sein Schwerpunkt  $S$  ist gegenüber der Wellenachse um die Exzentrizität  $e$  verschoben.



- Welche Bedingungen für die statische Durchbiegung  $z_s$  des Trägers unter dem Gewicht des Elektromotors müssen erfüllt sein, damit die Amplitude der erzwungenen Vertikalschwingung eine maximale Amplitude  $z_{max}$  nicht überschreitet?
- Welche Bedingungen folgen daraus für das Flächenträgheitsmoment  $I_y$  des Trägers?

Zahlenwerte:  $G = 12 \text{ kN}$ ,  $G_A = 2 \text{ kN}$ ,  $E = 2 \cdot 10^5 \text{ N/mm}^2$ ,  $L = 1,5 \text{ m}$ ,  $n = 1500 \text{ 1/min}$ ,  
 $e = 0,05 \text{ mm}$ ,  $z_{max} = 0,5 \text{ mm}$

(Ergebnis:  $z_s \leq 0,3910 \text{ mm}$  oder  $z_s \geq 0,4043 \text{ mm}$ ;  $I_y \geq 17260 \text{ cm}^4$  oder  
 $I_y \leq 16700 \text{ cm}^4$ )

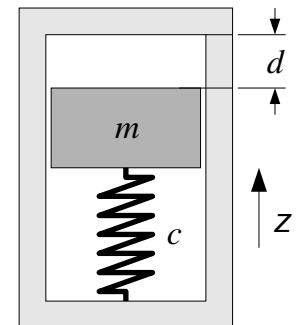
## Aufgabe 4

Ein Klotz (Masse  $m$ ) befindet sich in einem Gehäuse. Er wird seitlich reibungsfrei geführt und ist über eine lineare Feder (Federkonstante  $c$ ) mit dem Gehäuse verbunden.

In der Ruhelage ist die Feder entspannt, und der Klotz hat nach oben den Abstand  $d$  vom Gehäuse. Das Gehäuse bewegt sich mit

$$z(t) = h \cos(\Omega t)$$

in  $z$ -Richtung.



Von der Dämpfung ist nur bekannt, dass das Lehrsche Dämpfungsmaß kleiner als 5 % ist.

- Bestimmen Sie die Kreisfrequenz  $\omega$  der freien ungedämpften Schwingung des Klotzes.
- Für welche Erregerkreisfrequenzen  $\Omega$  stößt der Klotz oben an das Gehäuse?
- Hat der genaue Wert des Lehrschen Dämpfungsmaßes einen wesentlichen Einfluss auf das Ergebnis (Begründung)?

Gegeben:  $m = 200 \text{ g}$ ,  $c = 5 \text{ kN/m}$ ,  $h/d = 3/4$

(HM, Prüfung SS 2019)

(Ergebnis: a)  $\omega = 158,1 \text{ s}^{-1}$ ; b)  $119,5 \text{ s}^{-1} < \Omega < 316,2 \text{ s}^{-1}$ )