

## Formelsammlung Maschinendynamik

### Massenträgheitsmomente geometrischer Körper

Kugel

$$J_S = \frac{2}{5} m * r^2 \quad J_A = \frac{7}{5} m * r^2$$

Quader (a\*b\*h, x-Achse verläuft parallel zur Kante a)

$$J_x = \frac{1}{12} m (b^2 + h^2)$$

dünner Stab

$$J_S = \frac{1}{12} m * l^2 \quad J_A = \frac{1}{3} m * l^2$$

Vollzylinder

$$J_S = \frac{1}{2} m * r^2$$

$$J_S = \frac{1}{2} m * (r_a^2 + r_i^2) \quad J_S \approx m * r_m^2$$

Hohlzylinder, Hohlzylinder mit geringer Wanddicke

### Federsteifigkeit

Torsionsstab

$$c_T = \frac{0,385 * E * \pi * d^4}{l * 32}$$

Schraubenfeder

$$c = \frac{G * d^4}{8 * n * (D - d)^3}$$

G Gleitmodul, Stahl = 83 GPa  
 d Drahtdurchmesser  
 D Außendurchmesser  
 n Windungszahl

### Eigenfrequenzen freier, linearer, ungedämpfter Schwinger ( $\vartheta = 0$ )

Feder-Masse-Schwinger, Torsionsschwinger

$$\omega = 2\pi f = \sqrt{\frac{c}{m}} \quad \omega = 2\pi f = \sqrt{\frac{c_T}{J}}$$

Mathematisches Pendel (für kleine Auslenkung, Punktmasse, masseloser Faden)

$$\omega = 2\pi f = \sqrt{\frac{g}{l}}$$

Physikalisches Pendel (für kleine Auslenkung), Satz von Steiner

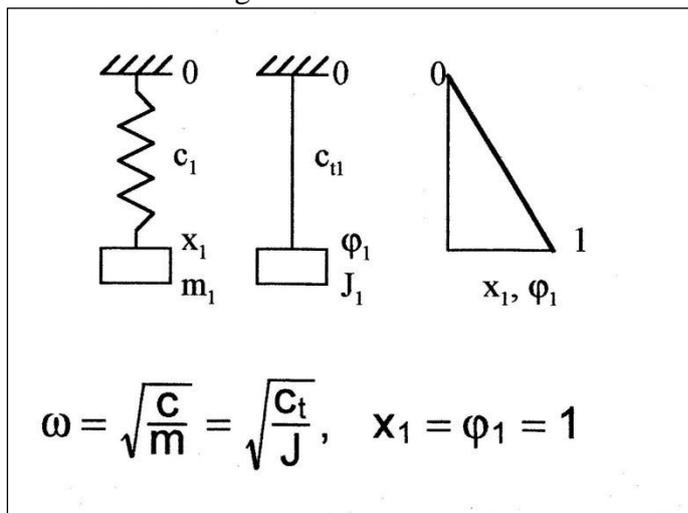
$$\omega = \sqrt{\frac{m^* g^* a}{J_A}} \quad J_A = J_S + m^* a^2 \quad T = 2\pi \sqrt{\frac{J_S + m^* a^2}{m^* g^* a}}$$

Energieinhalt einer Sinusschwingung

$$W = \frac{c}{2} * y_{\max}^2 \quad W = \frac{1}{2} m^* \omega^2 * y_{\max}^2$$

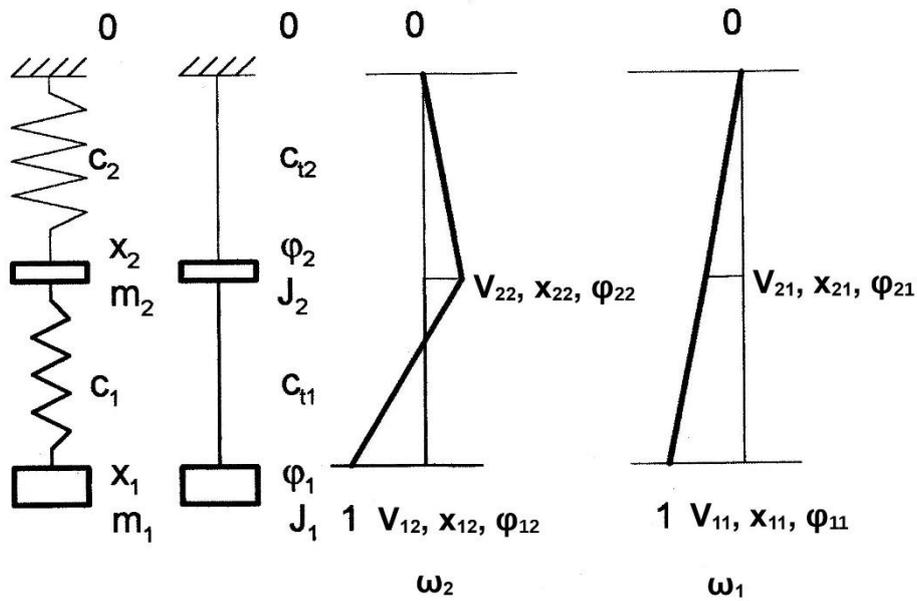
### Eigenfrequenzen und Schwingungsformen

Einmassenschwinger



[1]

gefesselter Zweimassenschwinger



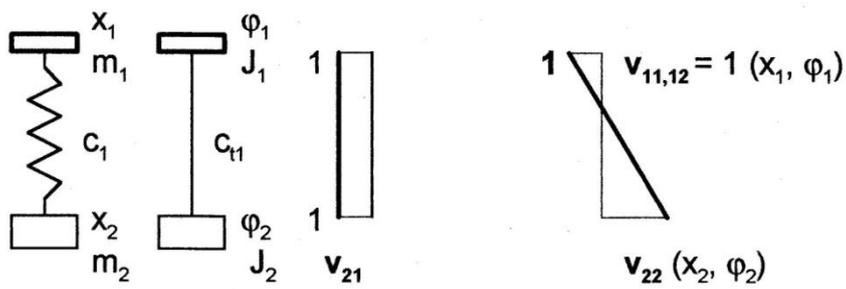
$$\omega_{1,2}^2 = \frac{J_1 c_1 + J_1 c_2 + J_2 c_1}{2J_1 J_2} \pm \sqrt{\frac{1}{4} \left( \frac{J_1 c_1 + J_1 c_2 + J_2 c_1}{J_1 J_2} \right)^2 - \frac{c_1 c_2}{J_1 J_2}}$$

$$v_{21} = 1 - \omega_1^2 \frac{J_1}{c_1}$$

$$v_{22} = 1 - \omega_2^2 \frac{J_1}{c_1}$$

[1] korrigiert

ungefesselter Zweimassenschwinger



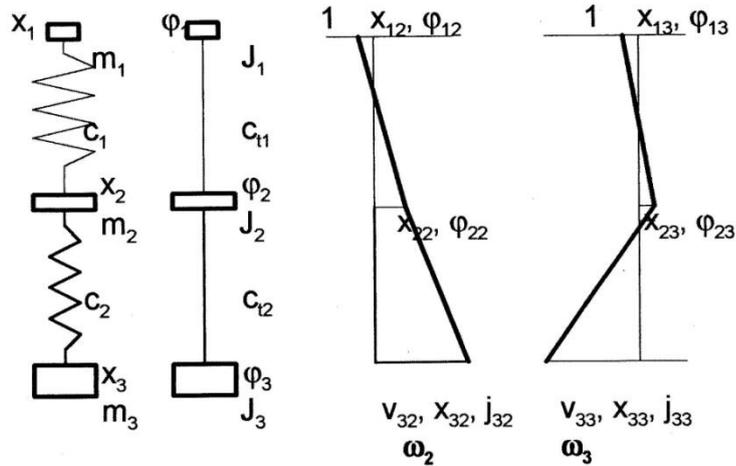
$$\omega_1 = 0, \quad \omega_2 = \sqrt{c_1 \frac{m_1 + m_2}{m_1 m_2}} = \sqrt{c_{t1} \frac{J_1 + J_2}{J_1 J_2}}$$

$$v_{21} = 1 - \omega_1^2 m_1 / c_1 = 1 - \omega_1^2 J_1 / c_{t1} = 1$$

$$v_{22} = 1 - \omega_2^2 m_1 / c_1 = 1 - \omega_2^2 J_1 / c_{t1}$$

[1]

ungefesselter Dreimassenschwinger



$$\omega_1 = 0$$

$$\omega_{2,3} = \sqrt{\frac{A}{2} \pm \sqrt{\frac{A^2}{4} - B}}$$

$$A = c_1 \frac{J_1 + J_2}{J_1 J_2} + c_2 \frac{J_2 + J_3}{J_2 J_3} \quad B = c_1 c_2 \frac{J_1 + J_2 + J_3}{J_1 J_2 J_3}$$

für  $\omega_2$ :

$$v_{22} = 1 - \omega_2^2 J_1 / c_1$$

$$v_{32} = \frac{c_2}{c_1} \frac{c_1 - \omega_2^2 J_1}{c_2 - \omega_2^2 J_3}$$

für  $\omega_3$ :

$$v_{23} = 1 - \omega_3^2 J_1 / c_1$$

$$v_{33} = \frac{c_2}{c_1} \frac{c_1 - \omega_3^2 J_1}{c_2 - \omega_3^2 J_3}$$

## Freie, gedämpfte, periodische Schwingungen ( $0 < \vartheta < 1$ bzw. $0 < \delta < \omega_0$ )

Abklingkonstante

$$\delta = \frac{b}{2m} \quad \delta = \frac{b}{2J} \quad \delta = \frac{\lambda}{T_d} \quad \text{b: Dämpfungskoeffizient}$$

Gedämpfte und ungedämpfte Eigenfrequenz

$$\omega_d^2 = \omega_0^2 - \delta^2 \quad \frac{\omega_d^2}{\omega_0^2} + \vartheta^2 = 1 \quad \Rightarrow \quad \omega_d^2 = \omega_0^2 * (1 - \vartheta^2)$$

Logarithmisches Dekrement

$$\lambda = \delta * T_d \quad \lambda = \frac{1}{n} * \ln \left( \frac{x(t)}{x(t + n * T_d)} \right) \quad \lambda = \frac{2 * \delta * \pi}{\omega_d} \quad \lambda = \frac{2 * \pi * \vartheta}{\sqrt{1 - \vartheta^2}}$$

Dämpfungsgrad definiert und aus log. Dekrement

$$2\vartheta = \frac{b}{\sqrt{cm}} \quad \vartheta = \frac{\delta}{\omega_0} \quad \vartheta = \sqrt{\frac{\lambda^2}{4\pi^2 + \lambda^2}}$$

## Freie, gedämpfte Bewegung (aperiodischer Fall ( $\vartheta > 1$ , $\delta > \omega_0$ ))

Weg-Zeit-Funktion

$$s = \frac{1}{2 * \chi} \left\{ [s_0 * (\delta + \chi) + v_0] * e^{-(\delta - \chi) * t} + [s_0 * (\chi - \delta) - v_0] * e^{-(\delta + \chi) * t} \right\}$$

( $s = \text{Weg}$ ,  $\chi = \sqrt{\delta^2 - \omega^2}$ ,  $s_0 = \text{Ausgangslage}$ ,  $v_0 = \text{Anfangsgeschwindigkeit}$ ,  $t = \text{Zeit}$ )

## Erzwungene Schwingung

Dämpfungsgrad aus dem Amplitudenverhältnis in der Vergrößerungsfunktion  $V_2$  bei Resonanz

$$\vartheta = \sqrt{\frac{1}{4 * \left( \frac{x^2}{s_0^2} - 1 \right)}}$$

Dämpfungsgrad aus Halbwertsbreite und aus Frequenzverschiebung

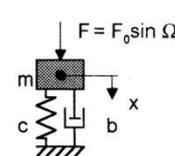
$$\vartheta = \frac{\Delta\omega}{2 * \omega_0} \quad \vartheta = \sqrt{1 - \left( \frac{\omega_d}{\omega_0} \right)^2}$$

Dämpfungsgrad im Vergleich zum Verlustwinkel/Verlustfaktor bei Elastomeren (nur für kleine Winkel)

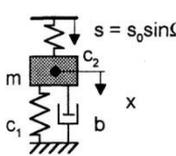
$$\vartheta = \frac{\tan(\delta)}{2}$$

## Vergrößerungsfunktionen (Übertragungsfunktionen)

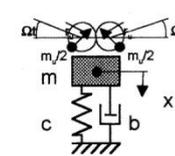
	maximale Beschleunigung	Amplitude der stationären Schwingung	Vergrößerungsfunktion	Zeitfunktion und Phasenverschiebung
<b>Krafterregung</b> $F = F_0 \sin \Omega t$ <b>Bild 1</b>	$\frac{F_0}{m}$	$V_1 \frac{F_0}{c}$	$V_1 = \frac{1}{\sqrt{(1-\eta^2)^2 + 4\delta^2\eta^2}}$ <b>Bild 5</b>	$\sin(\Omega t - \varphi)$ $\tan \varphi = \frac{2\delta\eta}{1-\eta^2}$
<b>Federfußpunkterregung</b> $F = c_2 s_0 \sin \Omega t$ <b>Bild 2</b>	$\frac{c_2 s_0}{m}$	$V_1 \frac{s_0 c_2}{c_1 + c_2}$		
<b>Unwuchterregung</b> $F = m_u r_u \Omega^2 \sin \Omega t$ <b>Bild 3</b>	$\frac{m_u r_u \Omega^2}{m + m_u}$	$V_3 \frac{m_u r_u}{m + m_u}$	$V_3 = \eta^2 V_1$ <b>Bild 6</b>	<b>Bild 9</b>
<b>Stützererregung relativ</b> $F = m s_0 \Omega^2 \sin \Omega t$ <b>Bild 4</b>	$s_0 \Omega^2$	$V_3 s_0$		
<b>Stützererregung absolut</b> $F = s_0 (c^2 + b^2 \Omega^2)^{1/2} \sin(\Omega t + \varphi)$ <b>Bild 4</b>	$s_0 \Omega \sqrt{1 + 4\delta^2 \eta^2}$	$V_2 s_0$	$V_2 = \frac{\sqrt{1 + 4\delta^2 \eta^2}}{\sqrt{(1-\eta^2)^2 + 4\delta^2 \eta^2}}$ <b>Bild 7</b>	$\sin(\Omega t + \varphi^*)$ $\tan \varphi^* = \frac{2\delta\eta^3}{1-\eta^2(1-4\delta^2)}$
<b>Krafterregung</b> $F = F_0 \sin \Omega t$ <b>Bild 1</b>	$\frac{F_0}{m}$	$V_2 F_0$		
<b>Unwuchterregung</b> $F = m_u r_u \Omega^2 \sin \Omega t$ <b>Bild 3</b>	$\frac{m_u r_u \Omega^2}{m + m_u}$	$V_4 \frac{m_u r_u}{m + m_u}$	$V_4 = \eta^2 V_2$ <b>Bild 8</b>	<b>Bild 10</b>



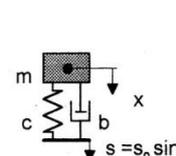
**Bild 1**



**Bild 2**

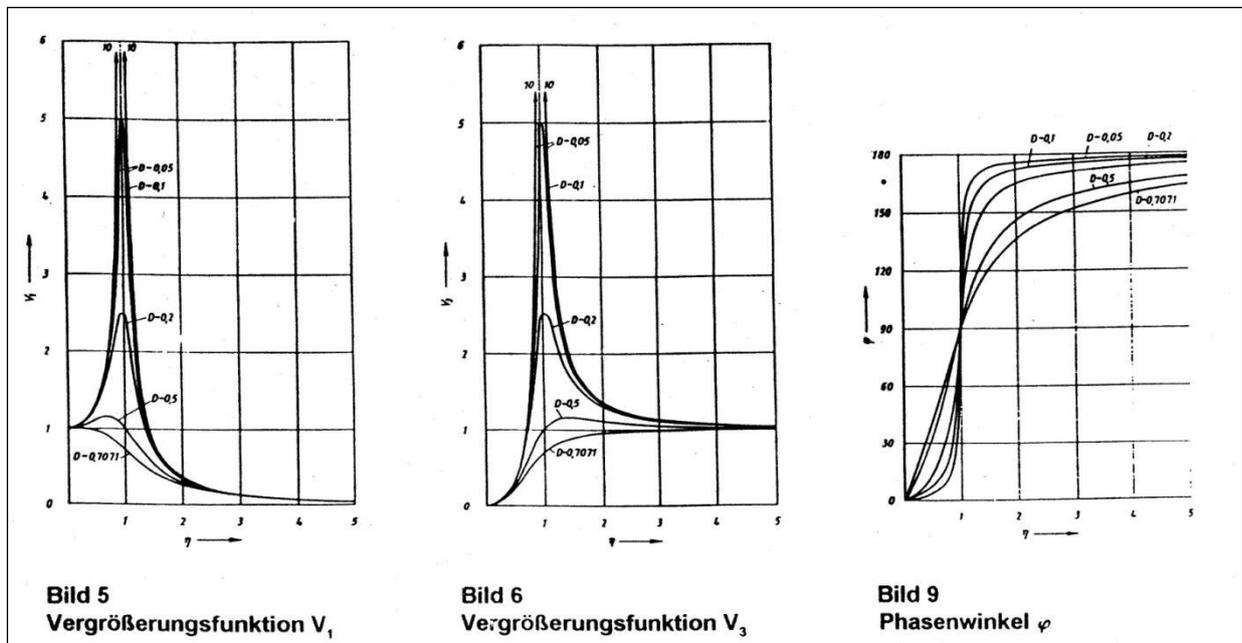


**Bild 3**

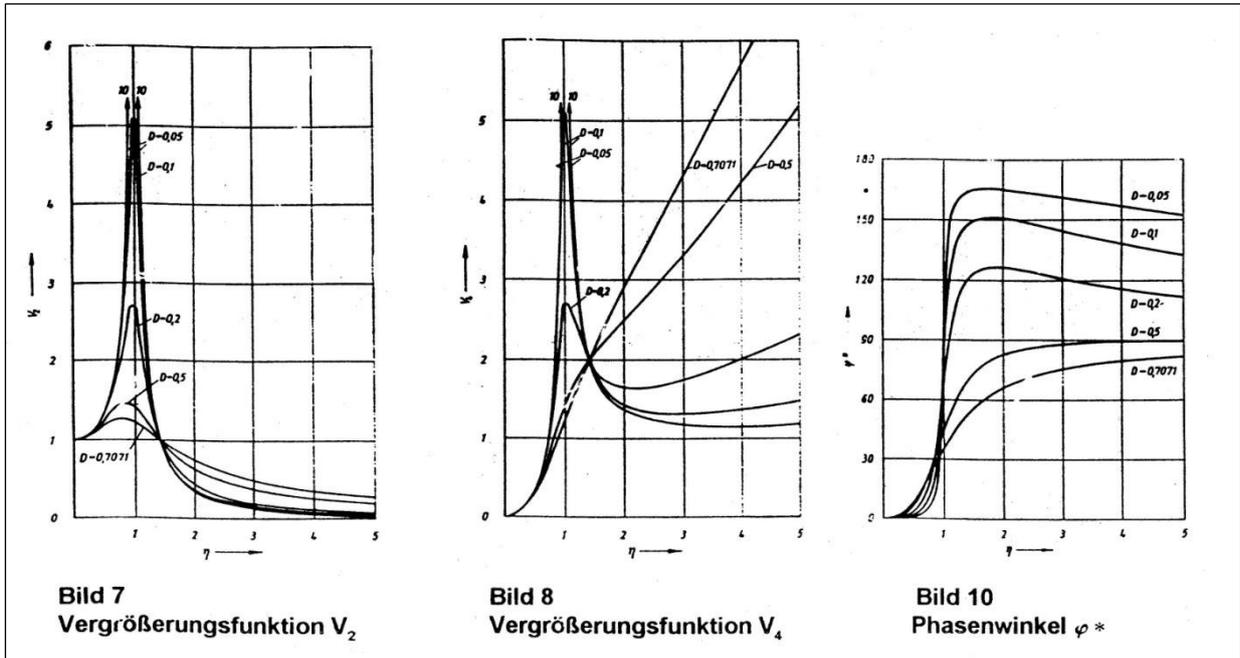


**Bild 4**

[2]



[2]



[2]

### Bildquellen

[1] Herkunft ist leider nicht mehr nachvollziehbar, Hinweise zur Originalquelle sind willkommen

[2] Herkunft ist nicht genau nachvollziehbar, weitestgehend identisch mit: Göldner, Holzweißig, Leitfaden der Technischen Mechanik, ab 5. Auflage, Fachbuchverlag Leipzig ab 1976