

1 Kinetik d. Massenpunkts

$$\vec{v} = \frac{d\vec{r}}{dt}, \vec{a} = \frac{d\vec{v}}{dt} = \frac{d^2\vec{r}}{dt^2} \Rightarrow \vec{v} = \vec{a}(t)dt + \vec{b}_0, \vec{r} = \int \vec{v}(t)dt = \frac{\vec{a}}{2}t^2 + \vec{v}_0 t + \vec{c}_0$$

Schiefer Wurf

$$x(t) = v_0 \cos(\alpha) \cdot t \\ y(t) = -\frac{1}{2} \frac{g}{v_0^2} t^2 + v_0 \sin(\alpha) \cdot t + h \\ x_w = \frac{v_0^2 \sin(2\alpha)}{g} \quad (\text{NST } y(x)=0) \quad s_h = \frac{v_0^2 \sin^2(\alpha)}{2g} \quad [v_y=0] \quad t_{\text{H}} = \frac{v_0 \sin(\alpha)}{g}$$

Kreisbewegung

$$|\vec{v}| = \text{konst}, \vec{v} = V \hat{e}_t, \text{AS: } R \cdot \dot{\varphi}$$

$$\Rightarrow \vec{v} = \frac{ds}{dt} = R \cdot \frac{dy}{dt} = R \cdot \omega, \omega = \dot{\varphi} = \frac{V}{R}$$

$$\vec{a} = \frac{d\vec{v}}{dt} = \frac{dv}{dt} \hat{e}_t + v \cdot \frac{d}{dt} \hat{e}_t, \text{ mit } \frac{d\hat{e}_t}{dt} = -\omega \hat{e}_\perp$$

$$\Rightarrow \vec{a} = v \cdot \omega \cdot \hat{e}_\perp = -R \cdot \omega^2 \cdot \hat{e}_\perp, \text{ lfd: } R \cdot \omega^2 = \frac{v^2}{R}$$

$$\vec{v} = \vec{\omega} \times \vec{R} \Rightarrow \vec{\omega} = \frac{1}{R^2} (\vec{R} \times \vec{v})$$

$$F_r = \frac{mv^2}{R} = \omega^2 m r = m \frac{v^2}{R^2} \quad lfd: \frac{d\omega}{dt}$$

Energie Satz

$$\Delta W = \vec{F}(\vec{r}) \cdot d\vec{r}, W = \int \vec{F} \cdot d\vec{r} \stackrel{\text{Def.}}{=} -[E_{\text{pot}}(P_i) - E_{\text{pot}}(P_f)]$$

$$dW = \vec{F} \cdot d\vec{r} = F \cdot \vec{v} d\vec{r} \Rightarrow P = \frac{dW}{dt} = F \cdot \vec{v}$$

$$E_{\text{pot}} = m \cdot g \cdot h, E_{\text{kin}} = \frac{1}{2} m v^2, E_{\text{red}} = \frac{1}{2} k x^2$$

Stokes: konservatives Kraftfeld

$$\nabla \times \vec{F} = \begin{pmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{pmatrix} \times \begin{pmatrix} F_x \\ F_y \\ F_z \end{pmatrix} = 0$$

$$E_{\text{pot}}(P) + E_{\text{kin}}(P) = E = \text{konst.}$$

Potenzial

$$\Delta E_{\text{pot}} = \frac{\partial}{\partial x} E_{\text{pot}} \Delta x + \frac{\partial}{\partial y} E_{\text{pot}} \Delta y + \frac{\partial}{\partial z} E_{\text{pot}} \Delta z$$

$$\Rightarrow \vec{F} \cdot \Delta \vec{r} = F_x \Delta x + F_y \Delta y + F_z \Delta z$$

$$\text{kurz: } \vec{F} = -\nabla E_{\text{pot}}, -\nabla E_{\text{pot}} = \left(\frac{\partial}{\partial x} E_{\text{pot}}, \frac{\partial}{\partial y} E_{\text{pot}}, \frac{\partial}{\partial z} E_{\text{pot}} \right)$$

$$V(P) = \lim_{m \rightarrow 0} \left[\frac{1}{m} E_{\text{pot}}(P) \right] \Rightarrow \text{Basisländung} = g \cdot h$$

Keplersche Gesetze

1. Planetenbahnen = Ellipse, Sonne in einem Brennpunkt
→ Erhaltung d. Richtungsinformation bei Impulserhaltung

2. Fahrstrahl überstreicht in gleicher Zeit gleiche Fläche
→ Erhaltung d. Betragsinformation bei Drehimpulserhaltung

3. Quadrate d. Umlaufzeit = Kubus d. gr. Halbachsen

$$\frac{T^2}{T_0^2} = \frac{a^3}{a_0^3} \Rightarrow \frac{T^2}{a^3} = \frac{a_0^3}{a^3} = \text{konst} = \frac{4\pi^2}{GM}$$

$$dA = \frac{1}{2} |r| \cdot l \cdot v dt \cdot \sin(\alpha) \Rightarrow \frac{dA}{dt} = \frac{1}{2} |r| \cdot l \cdot v \cdot \sin(\alpha)$$

$$= \frac{1}{2m} |\vec{r} \times \vec{p}| = \frac{1}{2m} |L|$$

→ Zentralkraftfeld, Kraft proportional zur Masse

Harmonischer Oszillator

frei/ungedämpft Feder: $\ddot{x} + \frac{k}{m} x = 0, \text{ Torsion: } \ddot{x} + m\omega^2 x = 0$

Feder: $\ddot{x} + \frac{g}{m} x = 0, (m\ddot{x} + mg) \ddot{x} + kx = 1 \cdot \ddot{x}$

allg. $x(t) = C_1 e^{i\omega t} + C_2 e^{-i\omega t}, C_1 = C_2^*$

Überlagerung $x(t) = c_1 \cos(\omega t + \varphi_1) + c_2 \cos(\omega t + \varphi_2), (f_1 = f_2)$

speziell: $\varphi_1 - \varphi_2$ Addit. d. Ampl. $\varphi_1 + \varphi_2$ Subtrakt. d. Ampl.

$x(t) = A \cos(\omega_t t) + a \cos(\omega_s t) = A \cos\left(\frac{\omega_t - \omega_s}{2} t\right) \cos\left(\frac{\omega_t + \omega_s}{2} t\right)$

speziell: Schwingung, $f_0 = \frac{\omega_0}{2\pi}$, A variiert mit $\sqrt{\frac{1}{\omega_t - \omega_s}}$

gedämpfter Oszillator

$$x_n = -\gamma \pm \sqrt{\gamma^2 - 4\omega^2} \Rightarrow x(t) = e^{-\gamma t} \left(c_1 e^{\sqrt{\gamma^2 - 4\omega^2} t} + c_2 e^{-\sqrt{\gamma^2 - 4\omega^2} t} \right)$$

schwache Dämpfung, $\gamma \ll \omega$, $x(t) = A \cdot e^{-\gamma t} \cos(\omega t + \varphi), \omega = \sqrt{\gamma^2 - 4\omega^2}$

Amplitude nimmt exponentiell ab, größeres Gamma → hl. Frequenz für ω

ii) starke Dämpfung $\gamma \gg \omega$, $\gamma = \gamma_0 \gg \omega$ mit $\omega = \sqrt{\gamma^2 - 4\omega^2}$

$x(t) = e^{\gamma t} (c_1 e^{\omega t} + c_2 e^{-\omega t}), \text{ oszilliert nicht, mit } x(0) = 0, \dot{x}(0) = v_0 \Rightarrow \frac{v_0}{\alpha} e^{\gamma t}$

iii) apeniodischer Grenzfall, $\gamma = \omega$, $x(t) = C_1(t) e^{\gamma t} + C_2(t) e^{-\gamma t} \Rightarrow C_1(t) = \tilde{C}_1 e^{\gamma t}, C_2(t) = \tilde{C}_2 e^{-\gamma t}$

erzwungene Schwingung

$\ddot{x} = -Dx - b\dot{x} + F_0 \cos(\omega t) \Rightarrow x(t) = A_1 e^{-\gamma t} \cos(\omega t + \varphi) + A_2 \cos(\omega t + \varphi_0)$

→ stat. Term in DGL $\tan(\varphi) = -\frac{b\omega}{D - \omega^2}$ hinkt Erregerschwingung hinterher, so für kleine γ für groß

$A_2(\omega) = \frac{F_0}{m \sqrt{(D - \omega^2)^2 + (2\gamma\omega)^2}}, \omega \rightarrow 0 \Rightarrow A_2 \rightarrow \frac{F_0}{m \omega_0^2}, \text{ dann: } \omega_0 = \sqrt{D - \gamma^2}$

Energiebilanz frei/ungedämpft: $\frac{1}{2} \int \dot{x}^2 dt = E_{\text{kin}}, E_{\text{pot}} = \frac{1}{2} \int \omega^2 x^2 dt$ für g. h.

frei/gedämpft: $\frac{d}{dt} \left(\frac{1}{2} m \dot{x}^2 + \frac{1}{2} D x^2 \right) = -b \dot{x}^2 = -2\gamma \dot{x}^2, \dot{W} = -2\gamma \int \dot{x}^2 dt$ für g. h.

Erweiterung: $\frac{d}{dt} \left(\frac{1}{2} m \dot{x}^2 + \frac{1}{2} D x^2 \right) = -b \dot{x}^2 + F(t)x \Rightarrow d\dot{x}/dt = 0, \dot{W} = \int_0^T b \dot{x}^2 dt = \frac{1}{2} b \dot{x}^2 AT$

Mathehilfe: $\cos(\alpha \pm \beta) = \cos(\alpha)\cos(\beta) \mp \sin(\alpha)\sin(\beta)$

$\sin(\alpha \pm \beta) = \sin(\alpha)\cos(\beta) \pm \cos(\alpha)\sin(\beta)$

$\cos(\alpha \pm \beta) = \cos(\alpha)\cos(\beta) \mp \sin(\alpha)\sin(\beta)$

$\tan(\alpha \pm \beta) = \frac{\tan(\alpha) \pm \tan(\beta)}{1 \mp \tan(\alpha) \cdot \tan(\beta)}$

Winkel zw. Geraden/Vektoren

$$\cos(\varphi) = \frac{|\vec{g} \cdot \vec{h}|}{|\vec{g}| \cdot |\vec{h}|}$$

$$|\vec{g}| = \sqrt{g_x^2 + g_y^2 + g_z^2}$$

$$T = \frac{2\pi}{\omega}, \omega = \frac{2\pi}{T} = 2\pi f$$

$$\omega_{\text{räder}} = \sqrt{\frac{m}{k}}$$

$$\left(\begin{array}{c} x \\ y \\ z \end{array} \right) = \left(\begin{array}{c} r \cos \varphi \sin \psi \\ r \sin \varphi \sin \psi \\ r \cos \psi \end{array} \right)$$

$$\omega_{\text{räder}} = \sqrt{\frac{g}{R}}$$

$$\text{Taylorreihe: } T f(x, a) = \sum_{n=0}^{\infty} \frac{f^{(n)}(a)}{n!} \cdot (x-a)^n$$

$$\text{um } 0: \sum_{n=0}^{\infty} \frac{f^{(n)}(0)}{n!} \cdot x^n$$

$$\text{Drehimpulserhaltung: } L = I \cdot \omega, I = mr^2$$

$$\text{Systeme von MP}$$

$$SP: \vec{r}_i = \frac{1}{M} \cdot \vec{r}_i = \frac{1}{M} \cdot \sum_i m_i \vec{r}_i$$

$$\vec{v}_i = \frac{d\vec{r}_i}{dt} = \frac{1}{M} \cdot \sum_i m_i \cdot \vec{v}_i$$

$$\vec{a}_i = \frac{d\vec{v}_i}{dt} = \frac{1}{M} \cdot \sum_i m_i \cdot \vec{a}_i$$

$$\vec{F}_i = m_i \vec{a}_i$$

$$\vec{F}_{\text{ext}} = \sum_i m_i \vec{a}_i$$

$$\vec{F}_{\text{ext}} = \frac{d}{dt} \left(\frac{1}{M} \sum_i m_i \vec{v}_i \right)$$

$$\vec{F}_{\text{ext}} = \frac{d}{dt} \vec{r}_i$$

$$\vec{F}_{\text{ext}} = \vec{F}_{\text{int}}$$

$$\vec{F}_{\text{int}} = \sum_i \vec{F}_i$$

$$\vec{F}_{\text{int}} = \vec{F}_{\text{ext}}$$

Mechanik starrer Körper

$$V = \iiint \rho d\vec{r}^3, M = \iiint \rho \vec{r} d\vec{r}^3 \quad (d\vec{r}^3 = dV)$$

$$\vec{R}_S = \frac{1}{M} \iiint \vec{R} \rho(\vec{r}) dV$$

$$\vec{R}_{IS} = \vec{R}_I - \vec{R}_S$$

$\vec{V}_{IS} = \vec{C} \times \vec{R}_{IS}$ einzelner Freiheitsgrad bzgl. SF

$$\vec{V}_I = \vec{V}_S + (\vec{\omega} \times \vec{R}_S) \quad \text{Bew = Trans + Rot}$$

$$\vec{D} = \vec{R}_{IS} \times \vec{F}_1$$

Gleichgewicht: $\Sigma F_i = 0; \Sigma D_i = 0$

$$E_{kin}(\text{kin}) = \frac{1}{2} \rho m R_u^2 \times \omega^2$$

$$\text{Ertrag} = \frac{1}{2} \rho \iiint \vec{R}_I^2 \rho d\vec{r}^3 = \frac{1}{2} I \omega^2$$

$$I_B = I_{sp} + \alpha^2 M$$

$$I_v = \iiint \rho R_u^2 dm$$

$$\vec{L}_I = \vec{R}_{IS} \times \vec{m} \cdot \vec{v}_I = R_{IS}^2 \vec{m} \cdot \vec{\omega}$$

$$\Rightarrow \vec{L} = \vec{0}$$

Wellen

$$\frac{1}{V^2} \frac{\partial^2 \xi}{\partial t^2} = \frac{\partial^2 \xi}{\partial x^2}$$

$$\left\{ \begin{array}{l} (x,t) = A \cdot \cos(\omega t - kx + \varphi) \\ = A \cdot \cos(2\pi(\frac{t}{T} - \frac{x}{\lambda}) + \varphi) \end{array} \right.$$

$$= A \cdot \cos(2\pi(f \cdot t - \frac{x}{\lambda}) + \varphi)$$

$$(= C \cdot e^{i(\omega t - kx)})$$

$$V_{ph} = \frac{1}{k} \cdot f = \frac{\omega}{k} \quad \left[\frac{V_{ph}}{m} = \frac{\omega}{k} \right]$$

$$E_{kin} = \frac{1}{2} \cdot \rho \cdot V_{ph}^2 \cdot A^2 \cdot \omega^2 \sin^2(\omega t - kx)$$

$$E_{pot} = \frac{1}{2} \cdot \rho \cdot m w^2 \cdot A^2 \cdot \cos^2(\omega t - kx)$$

$$| = V_{ph} \cdot f_E = \frac{1}{2} V_{ph} \cdot \rho \cdot A^2 \cdot \omega^2 \quad \left[\frac{|}{\Delta V} = \frac{1}{2} \rho A^2 \omega^2 = \frac{\bar{E}_{kin}}{\Delta V} \right]$$

intensität

Überlagerung

Einföhlende (Variation d.t.)

schneller Frequenzanteil

$$\xi = \xi_1 + \xi_2 = 2 \cdot A \cdot \cos(\omega_1 t - k_1 x) \left(\cos(\omega_2 t - k_2 x) \right)$$

$$\text{Max. der Einföhlenden: } V_{ph} = \frac{d\xi}{dt} = V_{ph} + k_1 \cdot \frac{dV_{ph}}{dx} = V_{ph} - 2 \cdot \frac{dV_{ph}}{dt} = V_{ph} - 2 \cdot \frac{dV_{ph}}{dt}$$

Stehende Wellen

$$\text{offen-geschlossen} \rightarrow f_n = (2n+1) \frac{V_{ph}}{4L}, L = (2n+1) \frac{\lambda}{4}, \lambda_n = \frac{4L}{2n+1}$$

$$\text{beide gleich} \rightarrow f_n = (n+1) \frac{V_{ph}}{2L}, L = (n+1) \frac{\lambda}{2}, \lambda_n = \frac{2L}{n+1}$$

Dopplereffekt $\Delta x = (v_r - v_s) \frac{c}{f}$

bewegte Quelle, ruhender Beobachter

$$f_{vor} = f_o \left(1 + \frac{v_r}{c} \right) > f_o \quad f_{nach} = f_o \left(1 - \frac{v_r}{c} \right) < f_o$$

Mach'sche Regel

$$\sin(\beta) = \frac{v_r}{v_q} = \frac{v_r}{c} \Rightarrow \text{Kegel, "Wellenwand"}$$

Wellen in Flüssigkeiten

Tiefe an Oberfläche kreisbewegung, kann $h > r$

$$V_k = \frac{\omega R}{T} = \omega \cdot R$$

$$\text{Beobachtung: } V_k = V_w + \frac{\omega R}{T} \Rightarrow \text{Wellenberg}$$

$$V_w = V_w - \frac{\omega R}{T} \Rightarrow \text{Wellental}$$

$$\Rightarrow \Delta E_{kin} = \frac{4 \pi R V_w m}{T} = \Delta E_{pot} = mg \cdot R \Rightarrow V_w = \frac{gT}{2\pi}$$

DGLs lösen

ungeqdämpft, harmonisch

$$\ddot{x} + \frac{k}{m} x = 0 \Rightarrow x(t) = C \cdot e^{i\omega t}$$

$$\ddot{x} + \frac{k}{m} x = 0 \Rightarrow x(t) = C_1 \pm i\sqrt{\frac{k}{m}} t$$

$$x(t) = C_1 e^{i\omega t} + C_2 e^{-i\omega t} \Rightarrow C_1 = C_2$$

imaginärteile verschwinden, äquivalent zu

$$x(t) = A \sin(\omega t) + B \cos(\omega t)$$

Deformation von Körpern

Zug senkrecht zur Fläche

$$F = E \cdot q \cdot \frac{A}{q}, \sigma = \frac{F}{q}, \epsilon = E \cdot \epsilon$$

E : Elastizitätsmodul, σ : Zugspannung

Querkontraktions: $\frac{\Delta V}{V} = \frac{\Delta L}{L} + 2 \cdot \epsilon$

$$M = \frac{\sigma A}{E}, \rightarrow \frac{\Delta L}{L} = \frac{\sigma b}{E} = \frac{\Delta h}{h} \quad (\text{Poisson'sches Verhältnis})$$

hydrostatischer Druck

$$\Delta L = p \cdot L \cdot \frac{1}{E}, \Delta h = p \cdot \frac{h}{E}$$

Kompressionsmodul $K = \frac{1}{E} = \frac{2}{1+2\epsilon}$

Kompatibilität $\frac{1}{E} = \frac{2}{K} = (1+2\epsilon)$

Scherung $\tau = \frac{F}{A} = G \cdot \epsilon$ (G : Schubsteifigkeit)

Torsion $D = \frac{\pi}{4} \cdot G \cdot R^4 \cdot \varphi = D \cdot \epsilon \cdot \varphi$ (R : Richtmoment D)

Biegung

$$D_y = \frac{E \cdot I_{yy}}{R}$$

R: Krümmungsradius, b : Breite, d : Dicke

$$\frac{E}{G} = 14M, \frac{E}{K} = 7-2M, \frac{2G}{K} = \frac{12M}{11M}$$

Hydrostatischer Druck

Rotationsparaboloid

$$\tan(\alpha) = \frac{w_{\text{rot}}}{g}, \alpha = \frac{F}{mg}$$

$$z(t) = \frac{1}{2} \frac{w_{\text{rot}}^2}{g} t^2 + z_0$$

Druck: $p = \frac{F}{A}$

$$F_x = F_0 \cos(\frac{\theta}{2}), F_y = (p - \rho g) \frac{\partial z}{\partial x} dV$$

$$F_x = \frac{\partial p}{\partial x} dV$$

$$F_y = \frac{\partial p}{\partial y} dV$$

$$F_z = \frac{\partial p}{\partial z} dV$$

Hydraulische Presse

$$\frac{F_1}{A_1} = \frac{F_2}{A_2} \Rightarrow F_2 = \frac{A_2}{A_1} \cdot F_1 > F_1$$

$$K = -\frac{1}{2} \frac{dV}{dp} = -\frac{A}{2p}$$

Auftrieb

$$p(z) = \rho g \cdot (h-z)$$

Staudruck: $dF = \rho \cdot dz \cdot L$

$$F = \int p \cdot g \cdot L \cdot dz$$

Massenstromdichte $j = \rho \cdot \vec{v}$

Richtstößigkeit $F_2 = \frac{dp}{dt} = \rho \cdot v \cdot j$

Massenstromstärke $I = \rho \cdot \vec{v} \cdot A$

$$F = \frac{dp}{dt} \cdot A = \rho \cdot A \cdot \frac{dx}{dt} = \rho \cdot A \cdot v$$

Bernoulli: $V_1 = A_1 \cdot x_1, p_1 = \frac{F_1}{A_1}, \Delta V_1 = F_1 \cdot x_1 = p_1 \cdot A_1$

$$\Rightarrow p_1 \cdot A_1 + \frac{1}{2} \rho V_1^2 \cdot A_1 = p_2 \cdot A_2 + \frac{1}{2} \rho V_2^2 \cdot A_2$$

$$\text{Bew mit } \rho g \cdot h = \rho g \cdot h \cdot \Delta V \quad \text{für } \Delta V = \Delta V_2, p_1 = p_2$$

$$p_1 + \frac{1}{2} \rho V_1^2 + \rho g \cdot h_1 = p_2 + \frac{1}{2} \rho V_2^2 + \rho g \cdot h_2 = \text{konst} = p_0$$

$$V_1 \cdot A_1 = V_2 \cdot A_2 \quad \frac{F_1}{A_1} = \frac{F_2}{A_2}, \frac{S_1}{S_2} = \frac{A_2}{A_1} \quad F: \text{kraft}, A: \text{Fläche}, S: \text{Lehrweg}$$

$$V = \frac{dV}{dt}$$

Grenzflächen von Flüssigkeit

$$E = \frac{\Delta W}{2A}, A = 2L \cdot S \Leftrightarrow \gamma = \frac{F}{2L} (= E)$$

Grenzflächenspannung, Haftspannung

Kraftgleichgewicht an Grenzfläche, Ex: $\tau_{12} + \tau_{23} \cos(\varphi) = \tau_{13}$, $\tau_{13} > \tau_{12} \Rightarrow \varphi < 90^\circ$, beruhend

$$\text{Kapillare: } h = \frac{2 \gamma \cos(\varphi)}{\rho g}, \varphi = \text{Randwinkel}$$

Ansetz: $E = f \cdot V \cdot g \cdot \frac{h}{2} - O \cdot A$ (Volumen der aufsteigenden Fl hat Epk)

$$\frac{dE}{dt} = 0$$

Oberfläche erzeugt rot ΔW

Strömende Flüssigkeiten und Gase

Änderung am Ort: $\frac{du}{dt}$

$$\frac{du}{dt} = \frac{\partial u}{\partial t} + \left(\frac{\partial u}{\partial x} \right) \vec{v}$$

Kontinuitätsgleichung ($dM = pdV = \rho dV$)

$$\frac{dM}{dt} = \rho \cdot A \frac{dx}{dt} = \rho \cdot A \cdot v \Rightarrow V_1 \cdot A_1 = V_2 \cdot A_2 \quad \text{für } \rho \text{ konst}$$

$$\text{Massenstromdichte } j = \rho \cdot \vec{v}$$

Richtstößigkeit $F_2 = \frac{dp}{dt} = \rho \cdot v \cdot j$

Massenstromstärke $I = \rho \cdot v \cdot A$

$$F = \frac{dp}{dt} \cdot A = \rho \cdot A \cdot \frac{dx}{dt} = \rho \cdot A \cdot v$$

$$V = \frac{dV}{dt}$$

$$\text{div}(\rho \vec{v}) \Rightarrow \text{Quellstärke}/\rho \quad \text{Volumeneinheit}$$

$$\text{viskos: } I = \frac{\pi \cdot \rho \cdot f \cdot L^4}{8R \cdot L}$$

Wenn etwas nicht passt

→ wo genau setzen die Kräfte an?

→ vergiss bei einem Seil die Seilspannung nicht!

→ wo ist der Bezugspunkt? → darf nicht beliebig gewechselt werden

→ welche resultierende Kraft ergibt sich?

→ alles aufschreiben, was sicher gilt

→ beim Umformen korrekt übertragen & nichts vergessen

→ Ruhelage des Systems: $m \ddot{x} = 0$

→ wie helfen geometrische Überlegungen?

→ hat man einen Anfangs- und Endpunkt? → Energien

→ gelten mathematische Grundsätze in den Formeln? \sin/\cos (S.d. Pythagoras) ...

→ Zusammensetzung des Trägheitsmoments?

→ was ist Zentrum der Bewegung?

$$[C] = \frac{\text{kg m}^3}{\text{kg s}^2}$$

$$p = m \cdot v \cdot Ns$$

$$[L] = \text{Nm s} = \frac{\text{kg m}^2}{\text{s}^2}$$

$$[D] = \text{Nm} = \frac{\text{kg}}{\text{s}^2}$$

$$1 \text{ bar} = 10^5 \text{ Pa} = \frac{N}{m^2} = \frac{\text{kg}}{\text{m s}^2}$$

$$h = \frac{N}{m}$$

$$y = \frac{N}{m^2}$$

$$x = \frac{N}{m^3}$$

$$x = \frac{N}{m^4}$$

$$x = \frac{N}{m^5}$$

$$x = \frac{N}{m^6}$$

$$x = \frac{N}{m^7}$$

$$x = \frac{N}{m^8}$$

$$x = \frac{N}{m^9}$$

$$x = \frac{N}{m^{10}}$$

$$x = \frac{N}{m^{11}}$$

$$x = \frac{N}{m^{12}}$$

$$x = \frac{N}{m^{13}}$$

$$x = \frac{N}{m^{14}}$$

$$x = \frac{N}{m^{15}}$$

$$x = \frac{N}{m^{16}}$$

$$x = \frac{N}{m^{17}}$$

$$x = \frac{N}{m^{18}}$$

$$x = \frac{N}{m^{19}}$$

$$x = \frac{N}{m^{20}}$$

$$x = \frac{N}{m^{21}}$$

$$x = \frac{N}{m^{22}}$$

$$x = \frac{N}{m^{23}}$$

$$x = \frac{N}{m^{24}}$$

$$x = \frac{N}{m^{25}}$$

$$x = \frac{N}{m^{26}}$$

$$x = \frac{N}{m^{27}}$$

$$x = \frac{N}{m^{28}}$$

$$x = \frac{N}{m^{29}}$$

$$x = \frac{N}{m^{30}}$$

$$x = \frac{N}{m^{31}}$$

$$x = \frac{N}{m^{32}}$$

$$x = \frac{N}{m^{33}}$$

$$x = \frac{N}{m^{34}}$$

$$x = \frac{N}{m^{35}}$$

$$x = \frac{N}{m^{36}}$$

$$x = \frac{N}{m^{37}}$$

$$x = \frac{N}{m^{38}}$$

$$x = \frac{N}{m^{39}}$$

$$x = \frac{N}{m^{40}}$$

$$x = \frac{N}{m^{41}}$$

$$x = \frac{N}{m^{42}}$$

$$x = \frac{N}{m^{43}}$$

$$x = \frac{N}{m^{44}}$$

$$x = \frac{N}{m^{45}}$$

$$x = \frac{N}{m^{46}}$$

$$x = \frac{N}{m^{47}}$$

$$x = \frac{N}{m^{48}}$$

$$x = \frac{N}{m^{49}}$$

$$x = \frac{N}{m^{50}}$$

$$x = \frac{N}{m^{51}}$$

$$x = \frac{N}{m^{52}}$$