

$$F - 3F_R = 3m \cdot a \Rightarrow a = \frac{F - 3F_R}{3m} = 0,95 \text{ m/s}^2$$

ein Wagen

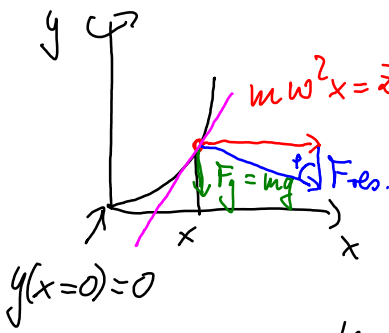
mit drei letzten beiden Wagen

$$F_1 - 2F_R = 2m a \Rightarrow F_1 = \frac{2}{3} F = 30 \text{ kN}$$

analog letzten Wagen

$$F_2 - F_R = m a \Rightarrow F_2 = \frac{1}{3} F = 15 \text{ kN}$$

16 Kaffeeteller



$m \omega^2 x = \text{Zentrifugalkraft}$

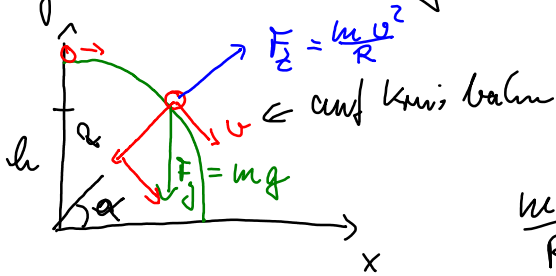
$$\tan \varphi = \frac{m \omega^2 x}{m g} = \frac{d y(x)}{d x}$$

$$d y = \frac{\omega^2}{g} x d x \Rightarrow y = \frac{\omega^2}{g} \int x d x = \frac{\omega^2}{2g} x^2 + C$$

Konstante C aus $y(0) = 0 \Rightarrow C = 0$

$$y = \frac{\omega^2}{2g} x^2 \stackrel{!}{=} \text{Parabel}$$

17 fliegender Punkt auf Halbkugel



Zum Abheben muss vom Komp. von F_z größer als F_g werden

$$\frac{m v^2}{R} = \sin \alpha \cdot m g ; \quad 0 \text{ aus Energieerhaltung}$$

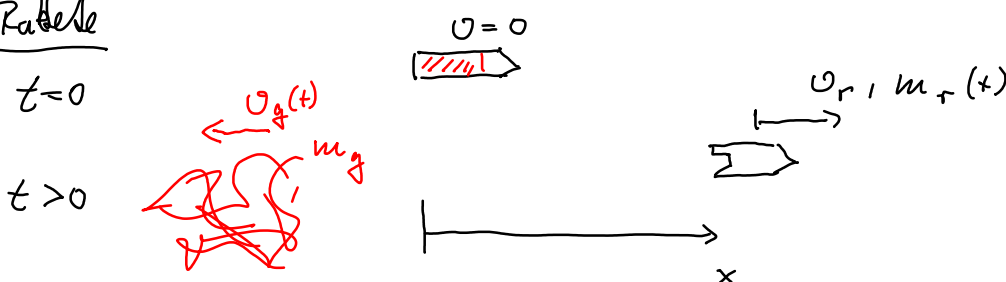
$$\frac{m v^2}{2} = m g (R - h(+))$$

$$2g(R - h) = R \cdot \sin \alpha \cdot g ; \quad \sin \alpha = \frac{h}{R}$$

$$2g(R - h) = h \cdot g$$

$$h = \frac{2}{3} R \quad // \quad \text{für } \varphi \text{ arcsin } \frac{2}{3} = 41,8^\circ //$$

18 Rakete



Immer richtig ist Impuls erhaltung $\Rightarrow F_{\text{ext}} = \frac{d}{dt} P ; \quad \text{denn } F_{\text{ext}} = 0$

$$0 = \frac{dP}{dt} = \frac{d}{dt} (m(t) \cdot v(t)) = \underbrace{m \dot{v}}_{\text{Wirkung des pos } m \dot{g} > 0} + \underbrace{m_r(t) \cdot \dot{v}_r}_{\text{extern durch Abgaswindkraft pos } v_g < 0} \quad \forall t$$

$\Rightarrow \dot{v}_r > 0 \Rightarrow a > 0$

$$\frac{dU_r}{dt} = -U_g \frac{1}{m_r(t)} \cdot \frac{dm_r}{dt} \quad ; \quad \text{auch } \frac{dm_r}{dt} = -\frac{dm_r(t)}{dt}$$

$$\frac{dU_r}{dt} = U_g \cdot \frac{1}{m_r(t)} \cdot \frac{dm_r}{dt} \quad | \int$$

$$\int_{U_0}^{U_e} dU_r = U_e - U_0 = \Delta U_r = \int_{m_0}^{m_e} \frac{1}{m_r} dm_r = U_g \ln \frac{m_e}{m_0}$$

$$\Rightarrow \Delta U_r = -U_g \ln \frac{m_0}{m_e} \Rightarrow \Delta U_r > 0 \quad ; \quad \Delta U_r = |U_g| \ln \frac{m_0}{m_e}$$

$\begin{matrix} \downarrow & & \downarrow \\ < 0 & & > 0 \end{matrix}$

b) Geschwindigkeit fosse v_s ? $F_{\text{Schub}} = \text{const}$

$$F_{\text{Schub}} = \frac{dm_r}{dt} \cdot U_g \quad | \cdot dt \quad | \int$$

$$> 0 \quad < 0 \quad < 0$$

$$F_{\text{Schub}} \cdot t = U_g \int_{m_0}^{m_e} dm_r \Rightarrow U_g = \frac{F_{\text{Schub}} \cdot t}{m_e - m_0} \Rightarrow U_g < 0$$

$\underbrace{\hspace{10em}}_{< 0}$

c) steht vom Erde aus $\Rightarrow F_{\text{ext}} \neq 0$

$$\frac{d}{dt} \vec{p} = \vec{F}_{\text{ext}} = -m \vec{g} = \underbrace{m \vec{g}}_{F_{\text{Schub}}} + m_R(t) \cdot \vec{v}_R(t)$$

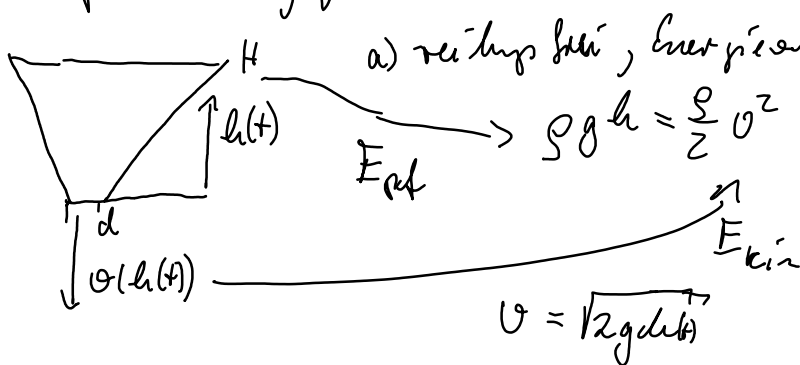
$\vec{g} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ -g \end{pmatrix}$

$$\text{am } t=0 \Rightarrow m(t=0) = m_0$$

$$\vec{v}(t=0) = a_0$$

$$-m_0 g - m_0 g = m_0 \cdot a_0 \Rightarrow a_0 = \frac{F_{\text{Schub}}}{m_0} - g$$

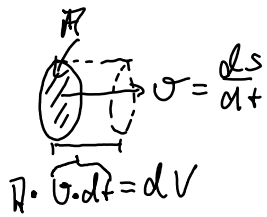
19 Ausfluss Limes; jetzt aber Fröcher 45°



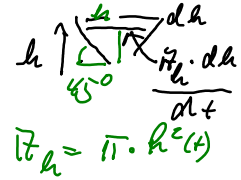
a) reibungsfrei, Energieerhaltung

pro Volumen steht $\frac{m g h}{V} = \frac{m \rho}{2} v^2$

Volumenstrom



$$\dot{V} = \frac{dV}{dt} = R \cdot \sigma(h) = \frac{\pi}{4} d^2 \cdot \sqrt{2g h(t)} = \frac{\pi \cdot d^2}{4} \frac{dh}{dt}$$



$$\frac{\pi}{4} d^2 \sqrt{2g h} = -\pi h^2 \frac{dh}{dt}$$

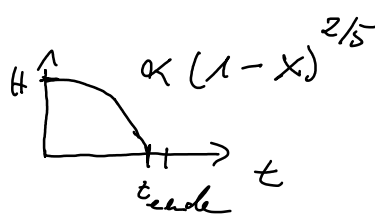
"- da $\frac{dh}{dt} < 0$, nimmt ab

$$\frac{d^2}{4} \sqrt{2g} dt = -h^{3/2} dh$$

$$\int_0^t dt \quad \int_H^h dh$$

$$\frac{d^2}{4} \sqrt{2g} t = -\frac{2}{5} [h^{5/2}]_H^h(t)$$

Einleiten in Bedg $(H^{5/2} - \frac{5}{8} d^2 \sqrt{2g} \cdot t)^{2/5} = h(t)$



⇒ Einmal / Trichter wird in endlicher Zeit leer

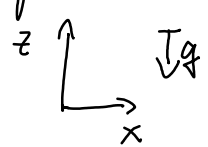
$$t_{\text{ende}} \Rightarrow h(t_{\text{ende}}) = 0$$

$$H^{5/2} = \frac{5}{8} d^2 \sqrt{2g} \cdot t_{\text{max}}$$

$$t_{\text{max}} = \frac{8}{5} H^{5/2} \cdot \frac{1}{d^2 \sqrt{2g}}$$

Differenzialgl. 1. & 2. Ordnung

2. Bsp. Freies Fall ohne Reibung



$$m \ddot{z} = m \frac{d^2 z(t)}{dt^2} = -mg \quad \stackrel{!}{=} \text{Dgl. 2. Ord.}$$

$$\text{hier speziell } \frac{dv_z}{dt} = -g \quad \text{mit } v_z = \frac{dz}{dt}$$

↪ Dgl. 1. Ord., inhomogen

$$(y' + f(x)y = g(x) ; g(x) = -g ; f(x) = 0)$$

Lösen mit C aus \mathbb{R}

$$dv_z = -g dt$$

$$v_z(t) = -g t + C$$

$$\text{FB: } v_z(0) = 0$$

$$v_z(t) = -g t + v_0$$

↪ konst. Besch., geht auch so, wenn $a \neq \text{const.}$

$$\text{z.B. } a = g \cdot t$$

nen auch $v_z(t) = \frac{dz(t)}{dt}$

$$\uparrow [g] = \frac{m}{s^2}$$

$$\frac{dz}{dt} = -g t + v_0$$

$$z(t) = -\frac{g}{2} t^2 + v_0 t + C ; \text{FB2: } z(0) = z_0$$

$$| z(t) = -\frac{g}{2} t^2 + v_0 t + z_0 |$$

Bem: • Trennung der Variablen geht immer, wenn

$|y'(x) = f(x) \cdot g(y)|$ geht nicht wenn

$y'(x) = f(x) + g(y)$

$y' = \sin x + \sin y$

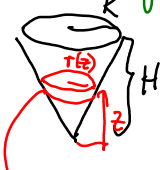
• für Dgl. 1. Ordnung brauchen wir 1. FB

$\frac{dy}{dx} = \sin x + \sin y$

für Dgl 2. Ord. - brauchen 2 FB u.s.w.

Bsp. für Integration; Formel Volumen Kegel

a)



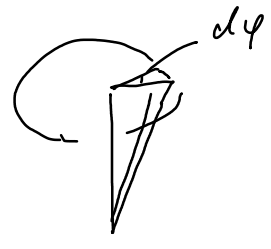
$r(z) = \frac{R}{H} \cdot z$
 $A(z) = \pi r(z)^2 = \pi \cdot \frac{R^2}{H^2} z^2$

$dV = A(z) \cdot dz$ $\hat{=}$ Zylinder des mit Kegelstumpf

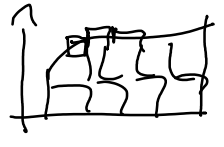


ist klein zu $r(z)$

$\int_{0 \leftarrow}^V dV = V = \int_0^H \pi \frac{R^2}{H^2} z^2 dz = \left[\pi \frac{R^2}{H^2} \cdot \frac{z^3}{3} \right]_0^H = \frac{\pi}{3} R^2 H$



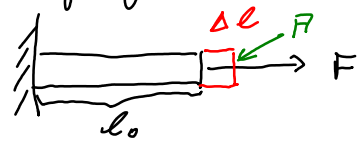
$V = \int dV$ $dV = V_k \cdot \frac{d\varphi}{2\pi}$
 $V = \int_0^{2\pi} V_k \cdot \frac{d\varphi}{2\pi} = V_k$



b) Dehnung durch Eigengewicht

Spannung $\sigma = \frac{F}{A} = \frac{E}{\rho} \cdot \frac{\Delta l}{l_0}$

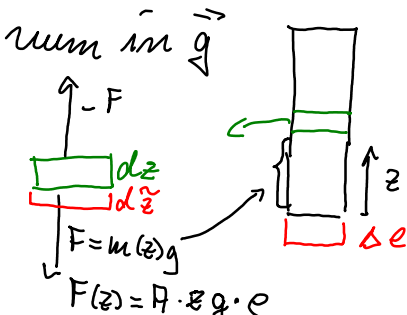
Hooke's - Gesetz



Elastizitätsmodul
 Material konst.

z.B. $E = 5 \cdot 10^6 \frac{N}{m^2} = 5 \cdot 10^6 Pa$

Bsp. $\Delta l = l_0 \cdot \frac{F}{A} \cdot \frac{1}{E}$; $l_0 = 1m$
 $r = 2,5 mm^2$ } $\Rightarrow \Delta l = 1cm$
 $F = 1N$

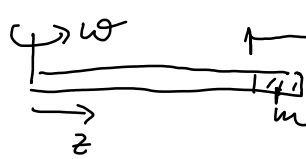


wenn $\rho = 1,25 \frac{g}{cm^3} \Rightarrow m = 25g$
 $d\tilde{z} = dz \cdot \frac{F(z)}{A} \cdot \frac{1}{E} \Rightarrow \int_0^{\Delta \tilde{z}} d\tilde{z} = \int_0^l \frac{A \rho g z}{A} \cdot \frac{1}{E} dz$

$$\Delta \tilde{z} = \frac{9g \ell^2}{2} \cdot \frac{1}{E} \Rightarrow \Delta \tilde{z} = \Delta \ell = 0,12 \text{ cm}$$

$$[\Delta \ell] = \frac{\text{m}}{\text{s}^2} \cdot \frac{\text{kg}}{\text{m}^3} \cdot \frac{\text{m}^2}{\frac{\text{kg m}}{\text{s}^2 \text{m}^2}} = \text{m}$$

Praktische Anwendung



$$F(z) = m(z) \cdot z \omega^2$$

↑
bei Sp. von $m(z)$

⇒ wird länger durch Drehen

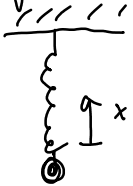
⇒ Windtätch

lin. Dgl. 2. Ord. mit konst. Koeff.

$$y''(x) + a_1 y'(x) + a_2 y(x) = g(x)$$

$a_1, a_2 = \text{const. kein } f(x)$
 $g(x) \hat{=} \text{inhomogenität}$

Bsp. Federdrehung ohne Rückzug



$$m \ddot{x} = -k \cdot x$$

" " weil Kraft immer auslenkung entgegen zur Ruhelage zurück, auch für $x < 0$



$$\ddot{x} + \frac{k}{m} x = 0 \quad \left(\begin{array}{l} a_1 = 0 \\ a_2 = \frac{k}{m} \end{array} \quad g(x) = 0 \right)$$

Methode Exponentialansatz

$$x(t) = x_0 e^{\lambda t}$$

$$\dot{x}(t) = x_0 \lambda e^{\lambda t}$$

$$\ddot{x}(t) = x_0 \lambda^2 e^{\lambda t}$$

einsetzen in Dgl.

$$x_0 \lambda^2 e^{\lambda t} + \frac{k}{m} x_0 e^{\lambda t} = 0 \quad ; e^{\lambda t} \neq 0$$

$$\lambda^2 + \frac{k}{m} = 0 \quad \hat{=} \text{ "Charakteristische Gl. der Dgl."}$$

$$\lambda_{1/2} = \pm \sqrt{-\frac{k}{m}} = \pm i \sqrt{\frac{k}{m}} \rightarrow \text{Lsg } x(t) = x_0 e^{i \sqrt{\frac{k}{m}} t} \text{ oder } x_0 e^{-i \sqrt{\frac{k}{m}} t}$$

$$x(t) = x_0 \left[\cos \sqrt{\frac{k}{m}} t + i \sin \sqrt{\frac{k}{m}} t \right]$$

durch Einsetzen können wir zeigen, $\text{Re}(x(t)) = x_0 \cos \sqrt{\frac{k}{m}} t$ } $\left. \begin{array}{l} \text{Reelles} \\ \text{Im}(x(t)) = x_0 \sin \sqrt{\frac{k}{m}} t \end{array} \right\} \text{Lsg.}$

$$\Rightarrow \text{allg. Lsg. } x(t) = A \cos \sqrt{\frac{k}{m}} t + B \sin \sqrt{\frac{k}{m}} t$$

Ben. Einsetzen

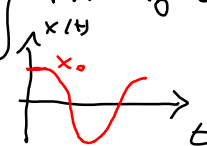
$$\dot{x} = -A \sqrt{\frac{k}{m}} \sin \sqrt{\frac{k}{m}} t + B \sqrt{\frac{k}{m}} \cos \sqrt{\frac{k}{m}} t$$

$$\ddot{x} = -A \left(\frac{k}{m}\right) \cos \sqrt{\frac{k}{m}} t - B \left(\frac{k}{m}\right) \sin \sqrt{\frac{k}{m}} t$$

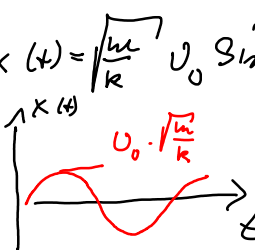
Einsetzen $\rightarrow 0=0$ oder $\frac{0}{0}$

Bestimmung der A & B aus $A, B \in \mathbb{R}$ f. g. bed.
 ↑ ↑
 Integrations konst.

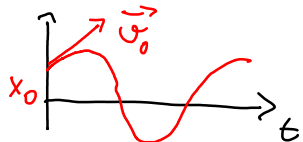
1.) $t=0$ Auslenkung um x_0 ; aber $v(0) = \dot{x}(0) = 0$
 $x(0) = x_0; \dot{x} = 0$

$$\left. \begin{aligned} x_0 &= A \cos \sqrt{k/m} t + B \sin \sqrt{k/m} t \Big|_{t=0} = A \cos 0 = A = x_0 \\ \dot{x}_0 = 0 &= -A \sqrt{k/m} \sin 0 + B \sqrt{k/m} \cos 0 \Rightarrow B = 0 \end{aligned} \right\} x(t) = x_0 \cos \sqrt{\frac{k}{m}} t$$


2.) $t=0; x(0) = 0$; aber $v(0) = v_0 \stackrel{!}{=} \text{Ausstoß aus Ruhe Lage}$

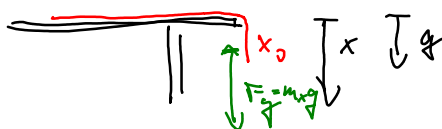
$$\left. \begin{aligned} x(0) &= A \cos 0 = 0 \Rightarrow A = 0 \\ \dot{x}(0) &= B \sqrt{\frac{k}{m}} \cos 0 \Rightarrow B = v_0 / \sqrt{\frac{k}{m}} = v_0 \sqrt{\frac{m}{k}} \end{aligned} \right\} x(t) = \sqrt{\frac{m}{k}} v_0 \sin \sqrt{\frac{k}{m}} t$$


3.) $t=0; x(0) = x_0; v_0 = v_0 \stackrel{!}{=} \text{allgemeiner Fall}$

$$\left. \begin{aligned} x(0) &= x_0 = A \\ v(0) = \dot{x}(0) &= v_0 = B \cdot \sqrt{\frac{k}{m}} \end{aligned} \right\} \begin{aligned} A &= x_0; B = v_0 \sqrt{\frac{m}{k}} \\ x(t) &= x_0 \cos \sqrt{\frac{k}{m}} t + v_0 \cdot \sqrt{\frac{m}{k}} \sin \sqrt{\frac{k}{m}} t \end{aligned}$$


anderes Bsp.: überhende Kette/Seil

Wie weit hebt das Seil vom Tisch?



$$m \cdot \ddot{x} = m_x \cdot g; \quad \frac{m}{l} = \frac{m_x}{x}$$

m_x - Anteil des Masse zur Beschreibung der Kette

l - Gesamtlänge der Kette

• \rightarrow Lösung aufgabe

5. Arbeit und Energie (Mechanik)

→ verrichten

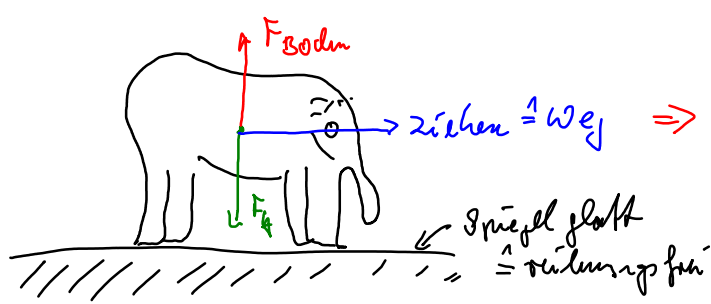
→ speichern

$$W = \text{Werk} = \text{Kraft} \cdot \text{Weg} \Rightarrow [W] = \text{N} \cdot \text{m} = \text{J} = \text{Joule}$$

↑ ↑
 Vektor Richtung
 Skalarprodukt

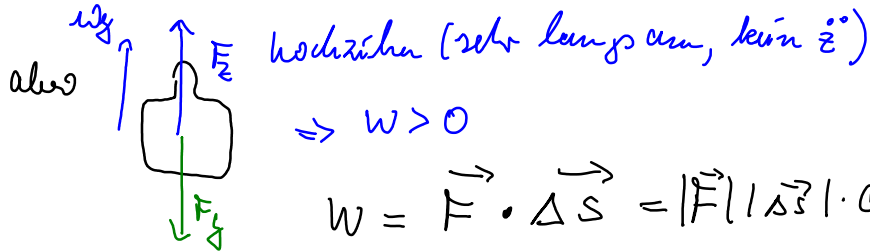
genauer (1)

da

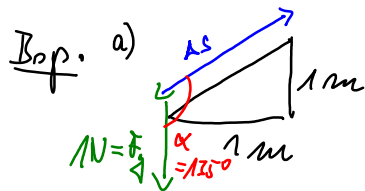


$F \perp \text{Weg} \Rightarrow W = 0$

es kostet keine Arbeit einen Elefanten über den Tisch zu ziehen

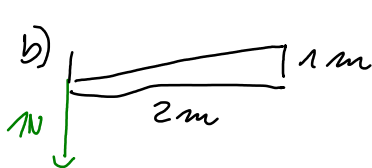


$$W = \vec{F} \cdot \Delta \vec{s} = |\vec{F}| |\Delta \vec{s}| \cdot \cos \alpha$$



$\alpha = 135^\circ; \Delta s = \sqrt{2} \text{ m}$

$W = 1 \text{ N} \cdot \sqrt{2} \text{ m} \cdot \cos 135^\circ = \underline{\underline{-1 \text{ Nm}}} = -F_g \cdot \Delta h$
 $\Delta h = \text{Höheänderung}$



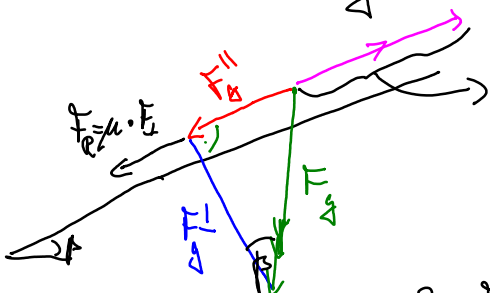
$\alpha = \frac{\pi}{2} + \arctan \frac{1}{2}$

$\Delta s = \sqrt{5} \text{ m}$

$W = 1 \text{ N} \cdot \sqrt{5} \text{ m} \cdot \cos(\downarrow) = -1 \text{ Nm} = -1 \text{ J}$

c) $\uparrow \Delta s; \alpha = 180^\circ \Rightarrow W = -1 \text{ Nm}$

nun mit Reibung



$F_g \sin \beta + \mu \cdot \cos \beta \cdot F_g = F_{\text{work}} = |F| \cdot \cos \beta$

$\Delta s = \frac{\Delta h}{\sin \beta}$

$W = F_{\text{work}} \cdot \Delta s = \Delta h \cdot F_g + \frac{F_g \cdot \mu}{\tan \beta} = w(\beta)$

man ist work minimal, wenn $\beta = 90^\circ \hat{=} \uparrow \Delta s$

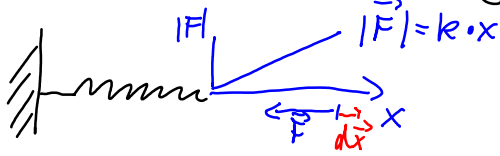
(2)
 genauer
 veränderliche Kraft,

$$W = \sum w_i$$

$$= \sum \vec{F}_i \cdot \Delta \vec{s}_i$$

$$W = \int_{P_1}^{P_2} \vec{F} \cdot d\vec{s} \hat{=} \text{Wegintegral}$$

Bsp. zuerst $d\vec{s}$ in rechte Richtung, aber $F(x)$ also Ortsabhängig

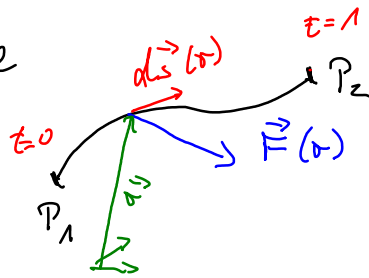


$$W = \int_{\uparrow}^{\downarrow} k \cdot x \, dx = -\frac{k}{2} x^2$$

$\alpha = 180^\circ$ zu verrichten < 0

$\hat{=}$ gespeicherte Energie in Feder = $E_{pot} = \frac{k}{2} x^2$

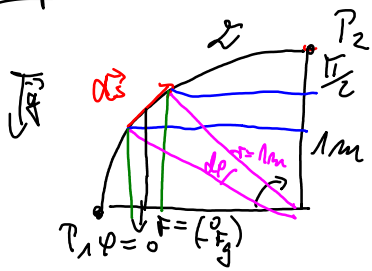
generelles ⁽³⁾: krumme Wege



$$W = \int_{P_1}^{P_2} \vec{F} \cdot d\vec{s}$$

Kurvenintegral, lösen durch Parameterdarstellung $d\vec{s}(t)$

Bsp: Parameterdarstellung Kurve



Kurve γ durch Parameter $\varphi = 0 \dots \frac{\pi}{2}$

$$|ds| = r \, d\varphi; \quad d\vec{s} = \begin{pmatrix} |ds| \cdot \sin \varphi & \leftarrow \text{x-Komp. von } d\vec{s} \\ |ds| \cdot \cos \varphi & \leftarrow \text{y-Komp.} \end{pmatrix}$$

$$\vec{F} = \begin{pmatrix} 0 \\ -F_g \end{pmatrix}$$

$$W = \int_0^{\frac{\pi}{2}} \begin{pmatrix} 0 \\ -F_g \end{pmatrix} \cdot \begin{pmatrix} +d\varphi \cdot \sin \varphi \\ +d\varphi \cdot \cos \varphi \end{pmatrix} = \int_0^{\frac{\pi}{2}} (0 - F_g \cdot r \cdot \cos \varphi \, d\varphi)$$

$$= [-F_g \cdot r \cdot \sin \varphi]_0^{\frac{\pi}{2}}$$

$$\int \cos \varphi \, d\varphi = \sin \varphi$$

$$= -\underset{1N}{F_g} \cdot \underset{1m}{r} \cdot 1 = -1 \, Nm$$

Herrra :o