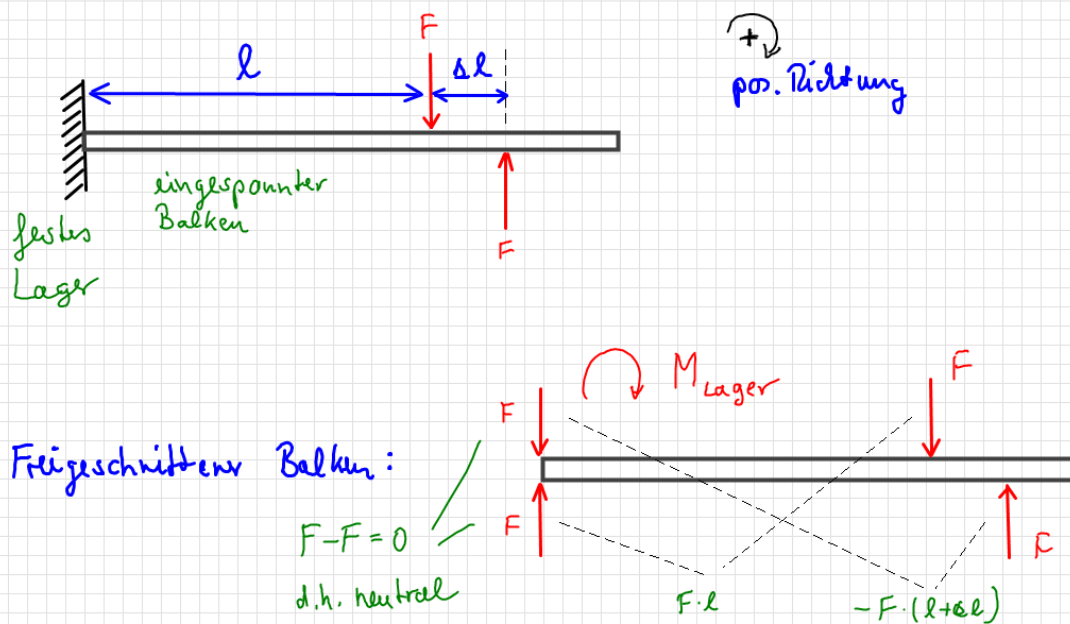


Warum ist ein Moment ortsungebunden?



M_{Lager} : Durch das Lager aufgebrachttes Reaktionsmoment.

Da der Balken sich nicht bewegen kann, muss gelten:

$$\sum M = 0 : F \cdot l - F \cdot (l + \Delta l) + M_{Lager} = 0$$

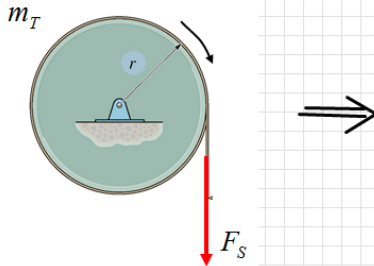
$$\cancel{F} \cdot l - \cancel{F} \cdot l - F \cdot \Delta l + M_{Lager} = 0$$

$$\underline{\underline{M_{Lager} = F \cdot \Delta l}}$$

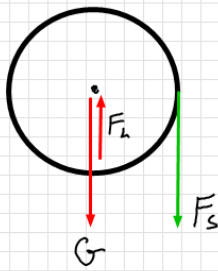
Fazit: Das Lagermoment ist unabhängig vom Ort des Kräftepaars (= Drehmoments).

Übung: Kraft an Seiltrommel → Drehung um Schwerpunkt

An einer Seiltrommel (Vollzylinder mit der Masse m_T) wirkt eine Kraft F_S .
Beschreiben Sie das System.



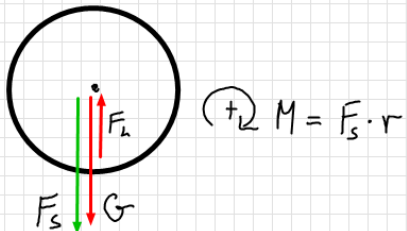
Seiltrommel freischnitten



Ursächliche Kräfte : G Gewicht (bekannt)
 F_S Seilkraft (bekannt)

Reaktionskräfte : F_L Lagerkraft (unbekannt)

Seilkraft in den Drehpunkt verschieben



Da der Schwerpunkt ruht gilt :

$$\sum F = 0$$

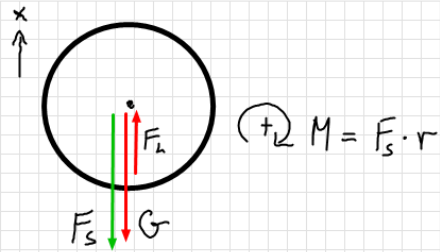
$$\sum M = \overset{\cdot\cdot}{\gamma} \cdot \overset{\cdot\cdot}{\varphi}$$

Somit gilt:

$$F_L - G - F_S = 0$$

$$\Rightarrow F_L = F_S + G$$

$$= F_S + m_T \cdot g$$



$$M = J \cdot \ddot{\varphi}$$

$$F_S \cdot r = J \cdot \ddot{\varphi} \quad \text{mit } J = \frac{1}{2} m_T \cdot r^2$$

$$F_S \cdot \cancel{r} = \frac{1}{2} m_T \cancel{r} \cdot \ddot{\varphi}$$

$$\ddot{\varphi} = \frac{2 F_S}{m_T \cdot r}$$

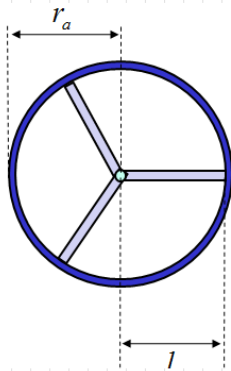
Für die Tangentialbeschleunigung a_t der Trommel gilt:

$$\ddot{\varphi} = \frac{a_t}{r} \quad \Leftrightarrow \quad a_t = \ddot{\varphi} \cdot r$$

$$\underline{\underline{a_t = \frac{2 F_S}{m_T \cdot \cancel{r}} \cdot \cancel{r} = \frac{2 F_S}{m_T}}}$$

Übung: Speichenrad

Wie groß ist das Massenträgheitsmoment J des gegebenen Speichenrades?



Masse einer Speiche $m_{sp} = 1\text{kg}$

Masse des Reifens $m_R = 2\text{kg}$

Länge einer Speiche $l = 0.5\text{m}$

Aussenradius $r_a = 0.52\text{m}$

Massenträgheitsmoment eine Speiche:



$$J_s = \frac{1}{12} m_s \cdot l^2$$



$$J_A = \frac{1}{12} m_s \cdot l^2 + m_s \cdot \left(\frac{l}{2}\right)^2$$
$$= \frac{1}{12} m_s \cdot l^2 + \frac{3}{12} m_s l^2$$

$$\underline{J_A = \frac{1}{3} m_s l^2}$$

Massenträgheitsmoment des Speichenrades

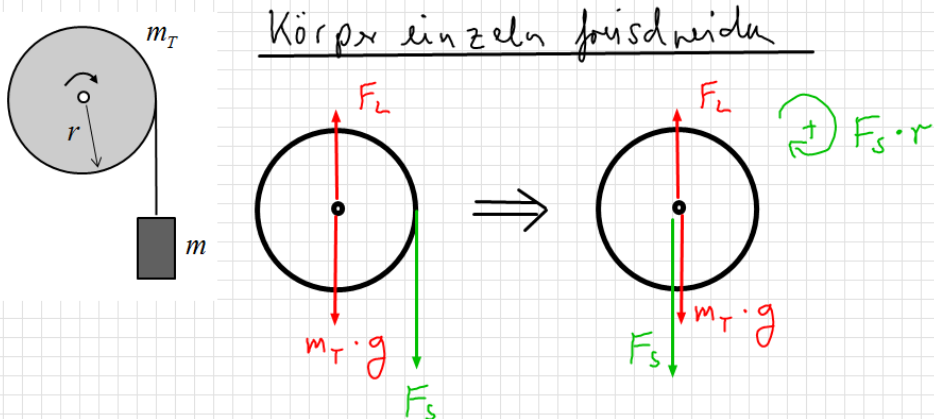
$$J_{\text{Rad}} = 3 J_A + J_{\text{Reifen}}$$

$$= m_s l^2 + \frac{1}{2} m_R (l^2 + r_a^2)$$

$$= 1\text{kg} \cdot 0.5^2\text{m}^2 + \frac{1}{2} 2\text{kg} (0.5^2\text{m}^2 + 0.52^2\text{m}^2) = \underline{\underline{0.77\text{kgm}^2}}$$

Übung: Masse an Seiltrommel → Drehung um Schwerpunkt

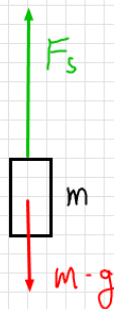
An einer Seiltrommel (Vollzylinder mit der Masse m_T) hängt die Masse m .
Zum Zeitpunkt $t=0$ wird die Masse losgelassen, so dass sie nach unten sinkt.
Modellieren Sie das System mit Simulink.



Verwendete Koordinatensysteme

x, v, a
↑

ϕ, ω, α
↻
pos. Drehrichtung



Rolle: Schwerpunktsatz:

Da sich der Schwerpunkt nicht bewegen kann gilt:

$$\sum F = 0 : \underbrace{F_L}_{\text{unbekannt}} - \underbrace{F_s}_{\text{unbekannt}} - m_T \cdot g = 0 \quad (1) \quad m = \text{unbekannt}$$

Momentensatz: Da sich die Rolle drehen kann gilt

$$\sum M = J_s \cdot \ddot{\phi} : \underbrace{F_s \cdot r}_{\text{unbekannt}} = \frac{1}{2} m_T r^2 \cdot \ddot{\phi} \quad (2)$$

Masse : Schwerpunktsatz

Da die Masse bewegbar ist gilt :

$$\sum F_y = m \cdot a : -m \cdot g + \underline{\underline{F_s}} = m \cdot \underline{\underline{\ddot{x}}} \quad (3)$$

Kompatibilitätsbedingung : $\alpha = \underline{\underline{\ddot{\phi}}} = \overset{+v}{-} \frac{a_t}{r} = \overset{\downarrow -}{-} \frac{\underline{\underline{\ddot{x}}}}{r} \quad (4)$

Ziel : Gl. (1) ... (4) so umformen, dass man \ddot{x} bzw $\ddot{\phi}$ erhält !

(4) in (2) einsetzen : $\underline{\underline{F_s}} = \frac{1}{2} m_T r \ddot{\phi}$
 $= -\frac{1}{2} m_T \cancel{r} \cdot \frac{\underline{\underline{\ddot{x}}}}{\cancel{r}} = -\frac{1}{2} m_T \underline{\underline{\ddot{x}}} \quad (5)$

(3) nach F_s umstellen : $F_s = m \cdot g + m \cdot \ddot{x} \quad (6)$

(5) und (6) gleichsetzen : $-\frac{1}{2} m_T \ddot{x} = m \cdot g + m \ddot{x}$

$$-\left(\frac{1}{2} m_T + m\right) \ddot{x} = m \cdot g$$

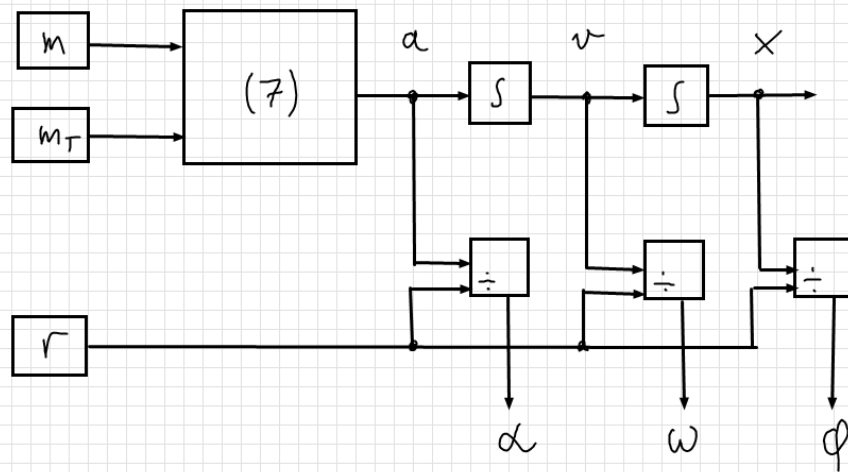
Beschleunigung
der Masse

$$\underline{\underline{\ddot{x} = - \frac{m \cdot g}{\frac{1}{2} m_T + m}}} \quad (7)$$

Winkelbeschleunigung
der Trommel

$$\underline{\underline{\ddot{\phi} = - \frac{\ddot{x}}{r} = \frac{m \cdot g}{r \left[\frac{1}{2} m_T + m \right]}}$$

Simulink :

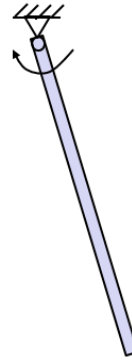


Mit (2) kann F_s berechnet werden.

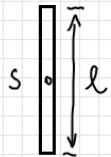
Mit (1) kann F_L berechnet werden.

Übung: Stabpendel → Drehung um beliebigen festen Punkt

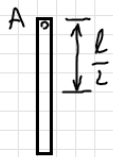
Ein Stab (Länge l , Masse m) pendelt an seinem Ende.
Modellieren Sie die Pendelbewegung mit Simulink.



Keine Drehung um den Schwerpunkt
→ Satz von Steiner



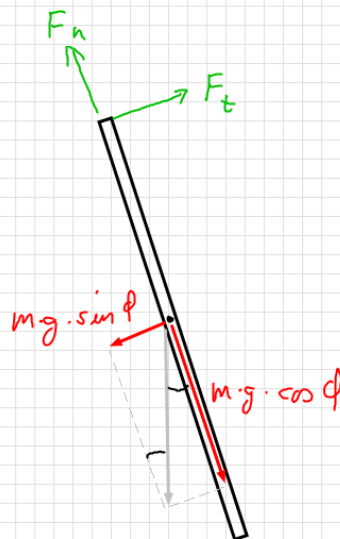
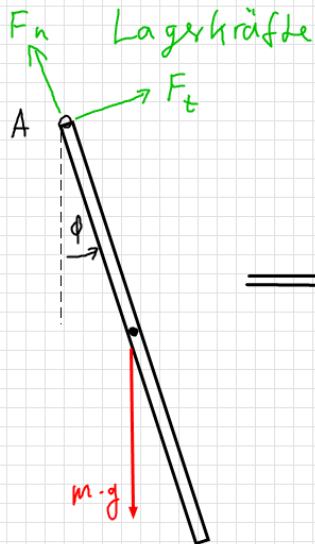
$$J_s = \frac{1}{12} m l^2$$



$$J_A = J_s + m \left(\frac{l}{2} \right)^2 = \frac{1}{12} m l^2 + \frac{1}{4} m l^2$$

$$\underline{\underline{J_A = \frac{4}{12} m l^2 = \frac{1}{3} m l^2}}$$

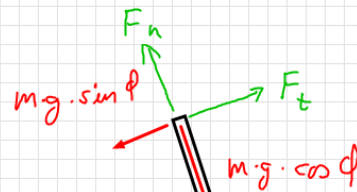
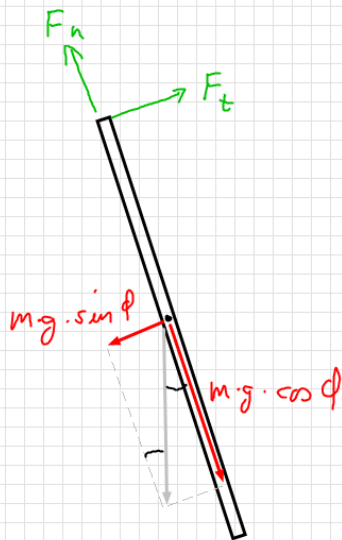
Stabpendel freischnitten



Momentensatz:

alle Kräfte in den Drehpunkt verschieben

(Anm.: günstig für die Analyse, da diese Kräfte auf die Drehung keinen Einfluss mehr haben!)



$$\curvearrowright m \cdot g \cdot \sin \varphi \cdot \frac{l}{2}$$

φ, ω, α
 festleg. in pos.
 Richtung

$$\sum M = J_A \cdot \ddot{\varphi} \quad ; \quad - \cancel{m} \cdot g \cdot \sin \varphi \cdot \cancel{\frac{l}{2}} = \frac{1}{3} \cancel{m} \cancel{l}^2 \cdot \ddot{\varphi}$$

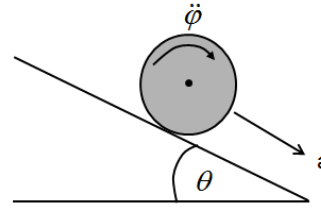
$$\ddot{\varphi} = - \frac{3}{2} \frac{g}{l} \cdot \sin \varphi$$

\Rightarrow nichtlin. DGL 2. Ordnung

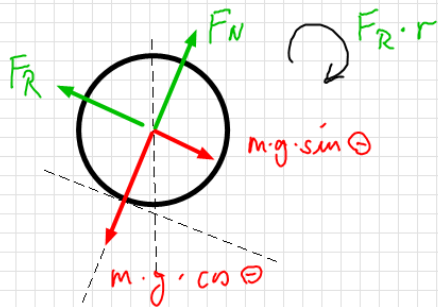
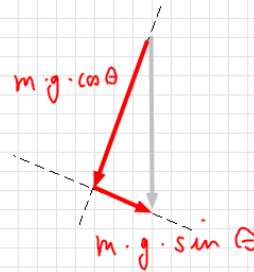
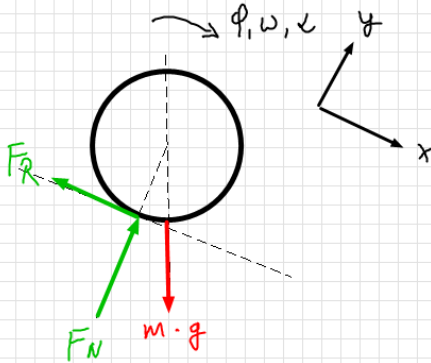
Mit dem Schwerpunktsatz könnte man die Lagerkräfte berechnen (hier nicht gefragt).

Übung: Kugel auf schiefer Ebene

Eine Vollkugel rollt eine schiefe Ebene hinunter ($\theta=20^\circ$).
Die Bewegung der Kugel soll simuliert werden.



Kugel freischnitten



Schwerpunktsatz: Schwerpunkt bewegt sich in x-Richtung

$$\sum F_x = m \cdot \ddot{x} : m \cdot g \cdot \sin \theta - \underline{F_R} = m \cdot \underline{\ddot{x}} \quad (1)$$

$$\sum F_y = 0 : \underline{F_N} - m \cdot g \cdot \cos \theta = 0 \quad (2)$$

Momentensatz:

$$\sum M = J_s \cdot \ddot{\phi} : \cancel{F_R \cdot r} = \frac{2}{5} m r^2 \cdot \ddot{\phi}$$

$$\underline{F_R} = \frac{2}{5} m r \cdot \underline{\ddot{\phi}} \quad (3)$$

Kompatibilitätsbedingung:

$$\alpha = \ddot{\varphi} = \frac{a_t}{r} = \frac{\ddot{x}}{r} \quad (4)$$

(4) in (3) einsetzen: $\underline{F_R} = \frac{2}{5} m \cancel{r} \frac{\ddot{x}}{\cancel{r}} = \frac{2}{5} m \ddot{x} \quad (5)$

(5) in (1) einsetzen: $\cancel{m} \cdot g \cdot \sin \Theta - \frac{2}{5} \cancel{m} \ddot{x} = \cancel{m} \ddot{x}$

$$g \cdot \sin \Theta = \frac{7}{5} \ddot{x}$$

$$\ddot{x} = \frac{5}{7} \cdot g \cdot \sin \Theta$$

$$\ddot{\varphi} = \frac{\ddot{x}}{r} = \frac{5}{7} \frac{g}{r} \cdot \sin \Theta$$

→ lin. DGL 2. Ordnung

