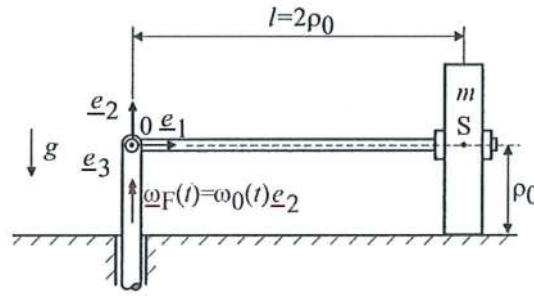


### 6.4 Beispiel K04

Eine Kollermühle besteht aus einer drehbar gelagerten, dünnen Kreisscheibe (Masse  $m$ , Radius  $\rho_0$ ), die über einen masselosen Stab der Länge  $l = 2\rho_0$  aus der Ruhelage mit konstanter Winkelbeschleunigung  $\alpha$  beschleunigt wird, wobei gilt  $\omega_0(t) = \alpha t$ .



Bestimmen Sie für reines Rollen zwischen Scheibe und Unterlage:

- das erforderliche äußere Moment  $\underline{M}$  im mit der Scheibe mitrotierenden körperfesten Koordinatensystem  $e_1$ - $e_2$ - $e_3$ ,
- die Zeit  $t_1$ , bei der die Anpresskraft zwischen Scheibe und Unterlage  $F_N = 2mg$  beträgt.
- den erforderlichen minimalen Reibungskoeffizienten  $\mu$  zwischen Scheibe und Unterlage, sodass während des gesamten Beschleunigungsvorganges reines Rollen sichergestellt ist.

Drehimpuls:  $\underline{L} = \underline{I} \cdot \underline{\omega}$

Trägheitsmoment:

$$\begin{aligned} \underline{I} &= I_1 e_1 + (I_2 + m l^2) e_2 + (I_3 + m l^2) e_3 \\ &= \frac{m \rho_0^2}{2} e_1 + \left( \frac{m \rho_0^2}{4} + m 4 \rho_0^2 \right) e_2 + \left( \frac{m \rho_0^2}{4} + m 4 \rho_0^2 \right) e_3 \\ \underline{I} &= \frac{m \rho_0^2}{2} e_1 + \frac{17 m \rho_0^2}{4} e_2 + \frac{17 m \rho_0^2}{4} e_3 \end{aligned}$$

Winkelgeschwindigkeit:

$$\underline{\omega} = \omega_1 e_1 + \omega_2 e_2 + \omega_3 e_3$$

$$\underline{\omega} = -2\omega_0 e_1 + \omega_0 e_2$$

mit  $\underline{\omega} \times \underline{r} = \underline{\omega} \times \underline{r}$

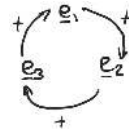
$$\begin{aligned} \omega_0 e_2 \times 2 \rho_0 e_1 &= \omega_1 e_1 \times \rho_0 e_2 \\ -\omega_0 2 \rho_0 &= \omega_1 \rho_0 \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \omega_1 &= -2\omega_0 \\ \omega_2 &= \omega_0 \\ \omega_3 &= 0 \end{aligned}$$

$$\underline{L} = \underline{I} \cdot \underline{\omega}$$

$$\underline{L} = -\frac{m \rho_0^2}{2} 2 \omega_0 e_1 + \frac{17 m \rho_0^2}{4} \omega_0 e_2$$

$$\underline{L} = -m \rho_0^2 \omega_0 e_1 + \frac{17 m \rho_0^2}{4} \omega_0 e_2$$



Drehimpulsatz:

$$\underline{H} = \dot{\underline{L}}$$

$$\underline{L} = \frac{\partial \underline{L}}{\partial t} + \underline{\omega} \times \underline{L} = -m \rho_0^2 \dot{\omega}_0 e_1 + \frac{17 m \rho_0^2}{4} \dot{\omega}_0 e_2 + \omega_0 e_2 \times \left( -m \rho_0^2 \omega_0 e_1 + \frac{17 m \rho_0^2}{4} \omega_0 e_2 \right)$$

$$= -m \rho_0^2 \dot{\omega}_0 e_1 + \frac{17 m \rho_0^2}{4} \dot{\omega}_0 e_2 + m \rho_0^2 \omega_0^2 e_3 \quad \omega_0 = \alpha t \rightarrow \dot{\omega}_0 = \alpha = \alpha^2 t^2$$

$$\underline{L} = -m \rho_0^2 \alpha \left[ e_1 + \frac{17}{4} e_2 - \alpha t^2 e_3 \right] = \underline{H}$$

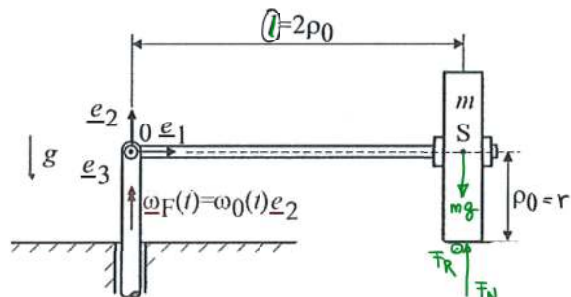
b) Zeit  $t_1$  zu der  $F_N = 2mg$ :

$$\begin{aligned} H_3(t) e_3 &= 2 \rho_0 (F_N - mg) e_3 \\ H_3(t) &= \underline{H} \cdot e_3 = m \rho_0^2 \alpha t^2 \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} m \rho_0^2 \alpha t^2 &= 2 \rho_0 (F_N - mg) \\ F_N &= \frac{m \rho_0 \alpha t^2}{2} + mg \stackrel{!}{=} 2mg \end{aligned}$$

$$\frac{\rho_0 \alpha t^2}{2} = g \rightarrow t_1 = \sqrt{\frac{2g}{\rho_0 \alpha}} = \frac{1}{\alpha} \sqrt{\frac{2g}{\rho_0}}$$

phys. Dim:  $\frac{1}{s^2} \sqrt{\frac{m \cdot s^2}{s^2 \cdot m}} = \frac{s^2}{s} = s \checkmark$



c)  $\mu$  für reines Rollen:

Moment um  $e_1$

$$H_1(t) = -\rho_0 F_R \rightarrow -m \rho_0^2 \alpha = -\rho_0 F_R \rightarrow F_R = m \rho_0 \alpha$$

reines Rollen:  $|F_R| \leq \mu F_N$

aus (b)  $F_N \propto t^2$ , also  $t = 0$  ist kritisch,  $F_N = mg$

$$\rightarrow \mu \geq \frac{|F_R|}{|mg|} = \frac{m \rho_0 \alpha}{mg} \rightarrow \mu \geq \frac{\rho_0 \alpha}{g}$$