

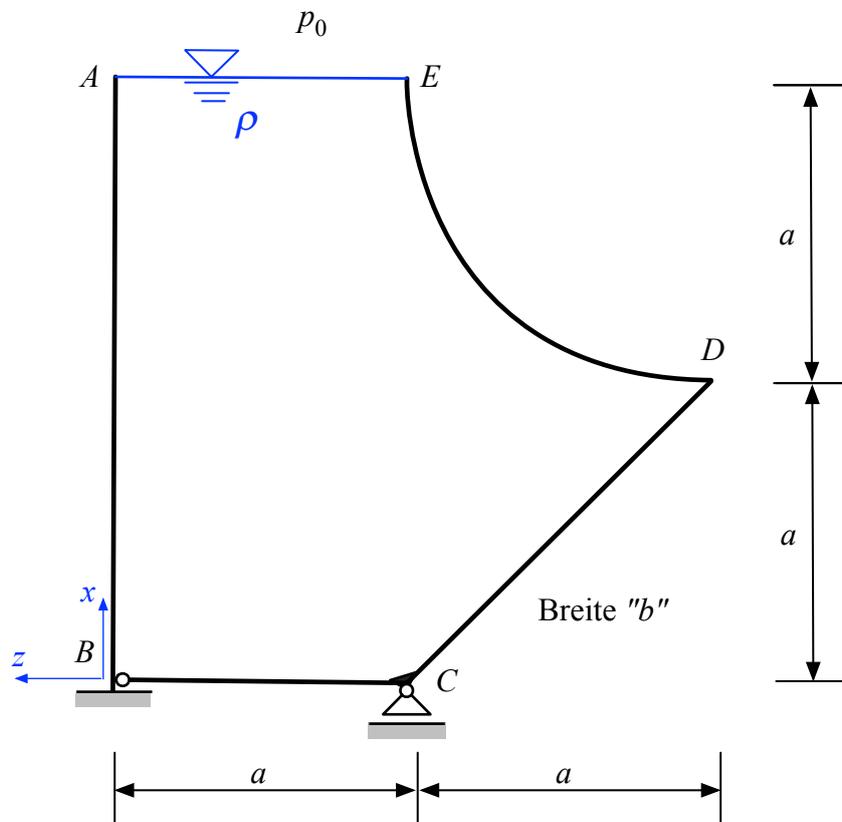
### 1. Beispiel (10 Punkte)

#### Gegeben:

- Flüssigkeitsbehälter lt. Skizze: Längenmaß  $a$ , Breite  $b$
- Ebene Beckenwand  $ABCD$ , zylindrische Beckenwand  $DE$
- Homogene, inkompressible, schwere Flüssigkeit der Dichte  $\rho$
- Referenzdruck  $p_0$

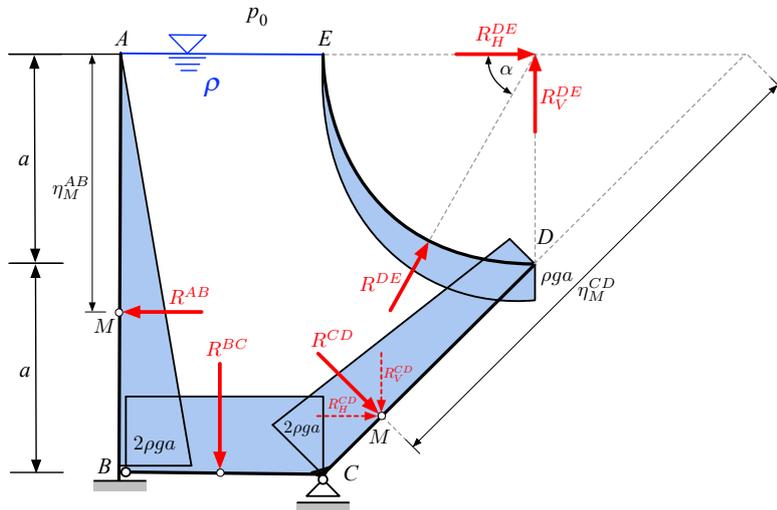
#### Gesucht:

1. Verlauf des Flüssigkeitsüberdrucks auf die Behälterwände  $AB$ ,  $BC$ ,  $CD$  und  $DE$  (Skizze mit Werten)
2. Teilresultierende zufolge des Überdrucks auf die Wände  $AB$ ,  $BC$ ,  $CD$  und  $DE$
3. Lage der Wirkungslinien der Teilresultierenden (Skizze)
4. Schnittgrößenverläufe  $N(x)$ ,  $Q(x)$  und  $M(x)$  als Funktion von  $x$  im Wandabschnitt  $AB$
5. Grafische Darstellung der Schnittgrößenverläufe im Wandabschnitt  $AB$
6. Moment im Punkt  $D$  mittels PVA



# Lösung zum 1. Beispiel

## 1. Verlauf des Flüssigkeitsüberdrucks



## 2. Teilresultierende

$$R^{AB} = 2\rho g a^2 b$$

$$R^{BC} = 2\rho g a^2 b$$

$$R_H^{CD} = \frac{3}{2}\rho g a^2 b$$

$$R_V^{CD} = \frac{3}{2}\rho g a^2 b$$

$$R^{CD} = \frac{3}{\sqrt{2}}\rho g a^2 b$$

$$R_H^{DE} = \frac{1}{2}\rho g a^2 b$$

$$R_V^{DE} = \frac{\pi}{4}\rho g a^2 b$$

$$R^{DE} = \rho g a^2 b \sqrt{\left(\frac{1}{2}\right)^2 + \left(\frac{\pi}{4}\right)^2}$$

## 3. Lage der Wirkungslinien der Teilresultierenden

Behälterwand AB:

$$\eta_M^{AB} = \frac{4}{3}a$$

Behälterwand BC:

$$\frac{a}{2}$$

Behälterwand CD:

$$\eta_M^{CD} = \frac{14}{9}a\sqrt{2}$$

Behälterwand  $DE$ :

$$\alpha = \arctan\left(\frac{\pi}{2}\right)$$

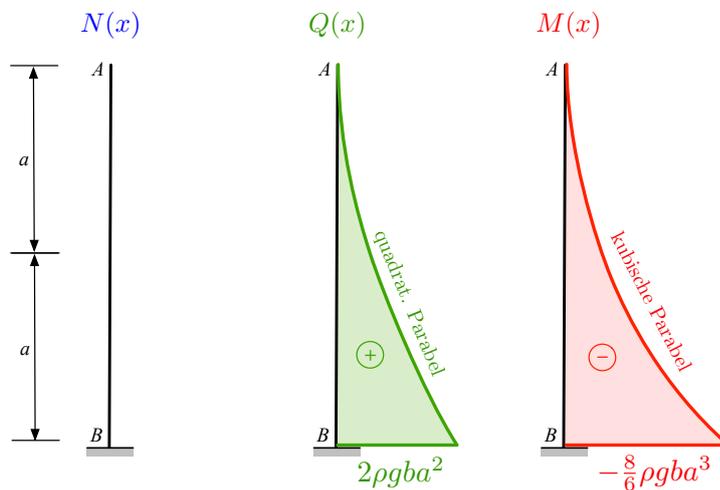
#### 4. Schnittgrößenverläufe im Wandabschnitt $AB$

$$N(x) = 0$$

$$Q(x) = \frac{1}{2}\rho gb(2a - x)^2$$

$$M(x) = -\frac{1}{6}\rho gb(2a - x)^3$$

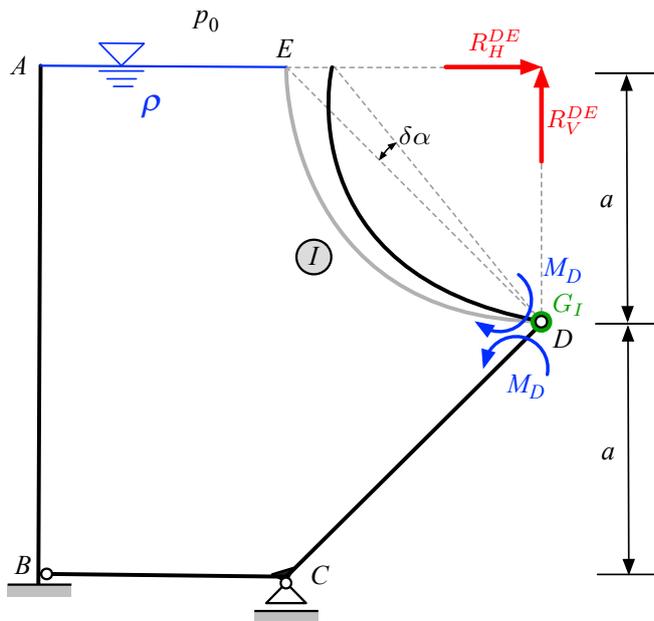
#### 5. Grafische Darstellung der Schnittgrößenverläufe



**6. Moment im Punkt D mittels PVA**

$$M_D = -\frac{1}{2}\rho g b a^3 \left( \overset{+}{\curvearrowright}, \overline{CD} \right)$$

Polplan:



## 2. Beispiel (10 Punkte)

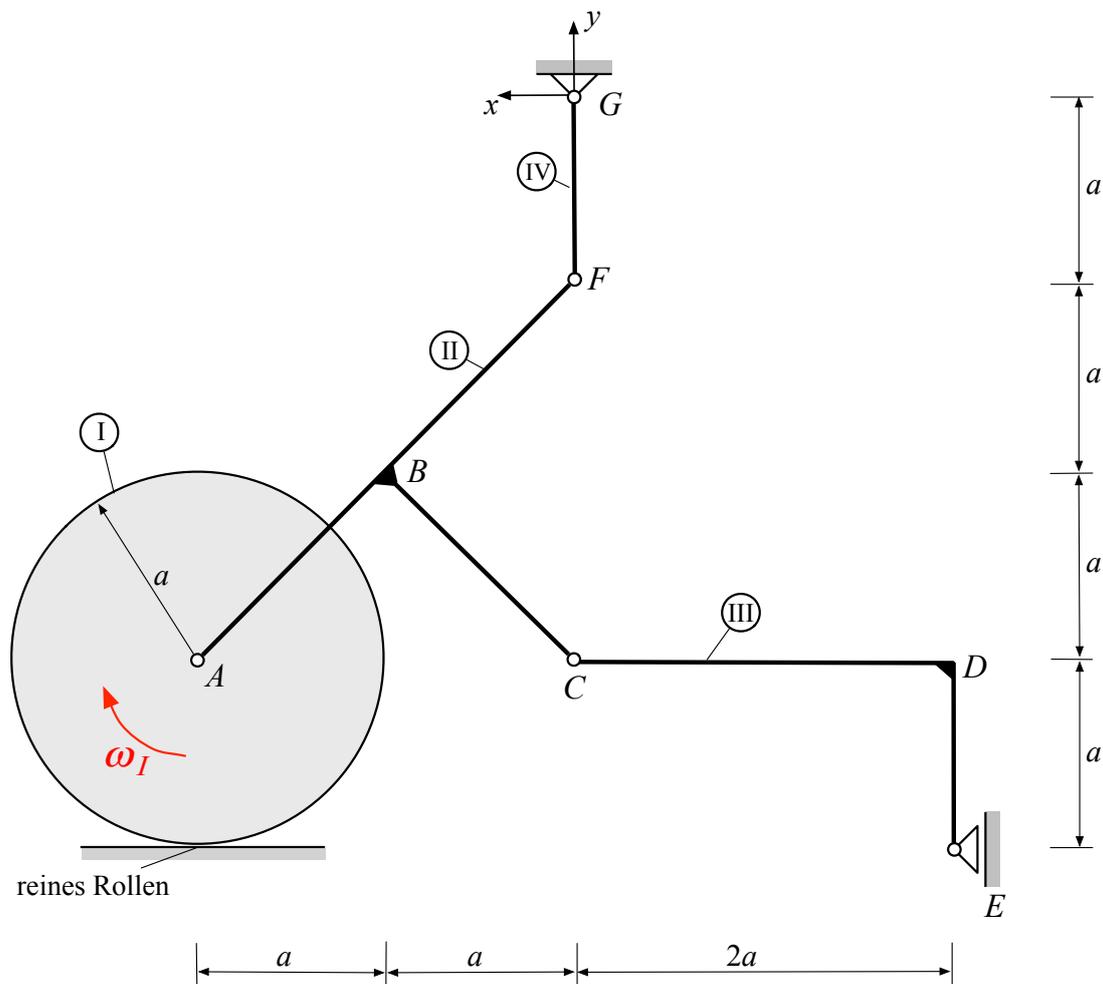
### Gegeben:

- Momentanlage des ebenen Systems laut Skizze, bestehend aus einem starren Rad I mit Radius  $a$ , zwei starren Winkeln II, III und einer starren Pendelstütze IV (Längenmaß  $a$ ).
- Winkelgeschwindigkeit des Rades:  $\vec{\omega}_I = \omega_I \vec{e}_z$

### Gesucht:

1. Anzahl der Freiheitsgrade
2. Geschwindigkeitspole (grafisch) für die Momentanlage
3. Geschwindigkeiten  $\vec{v}_A$ ,  $\vec{v}_B$  und  $\vec{v}_C$  mit der Grundformel der Kinematik
4. Winkelgeschwindigkeiten  $\vec{\omega}_{II}$  und  $\vec{\omega}_{IV}$  mit der Grundformel der Kinematik
5. Geschwindigkeit  $\vec{v}_D$  mit der Grundformel der Kinematik

Schreiben Sie bei den Punkten 3 ÷ 5 die Ergebnisse als Funktion von  $\omega_I$  an.

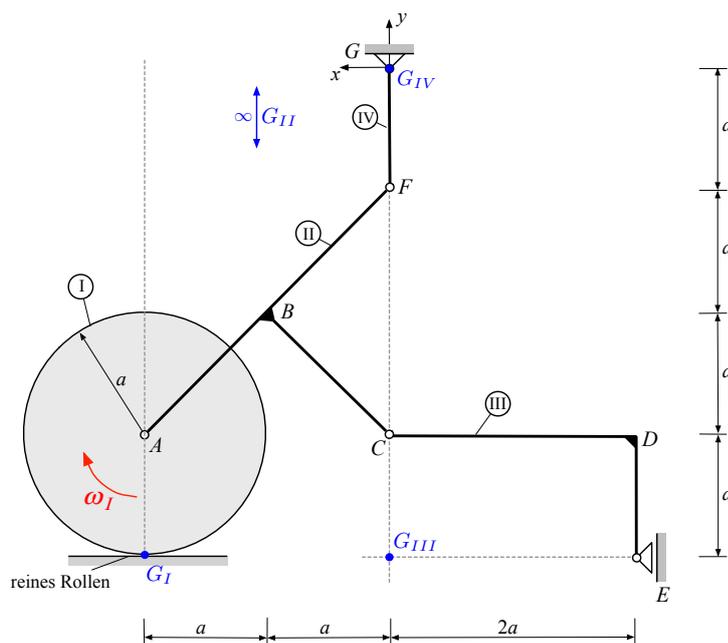


## Lösung zum 2. Beispiel

### 1. Anzahl der Freiheitsgrade

$$f = 3n - r - \nu = 1 \text{ mit } n = 4, r = 5 \text{ und } \nu = 6$$

### 2. Geschwindigkeitspole



### 3. Geschwindigkeit der Punkte A, B und C

$$\vec{v}_A = \vec{v}_B = \vec{v}_C = \vec{v}_F = -\omega_I a \vec{e}_x$$

### 4. Winkelgeschwindigkeit der Pendelstützen II und IV

$$\vec{\omega}_{II} = \vec{0}$$

$$\vec{\omega}_{IV} = -\omega_I \vec{e}_z$$

### 5. Geschwindigkeit des Punktes D

$$\vec{v}_D = -\omega_I \begin{pmatrix} a \\ 2a \end{pmatrix}$$