

### 1. Beispiel (12 Punkte)

Gegeben:

Mechanisches System gem. Skizze (Längenmaße  $a$  und  $b$ ):

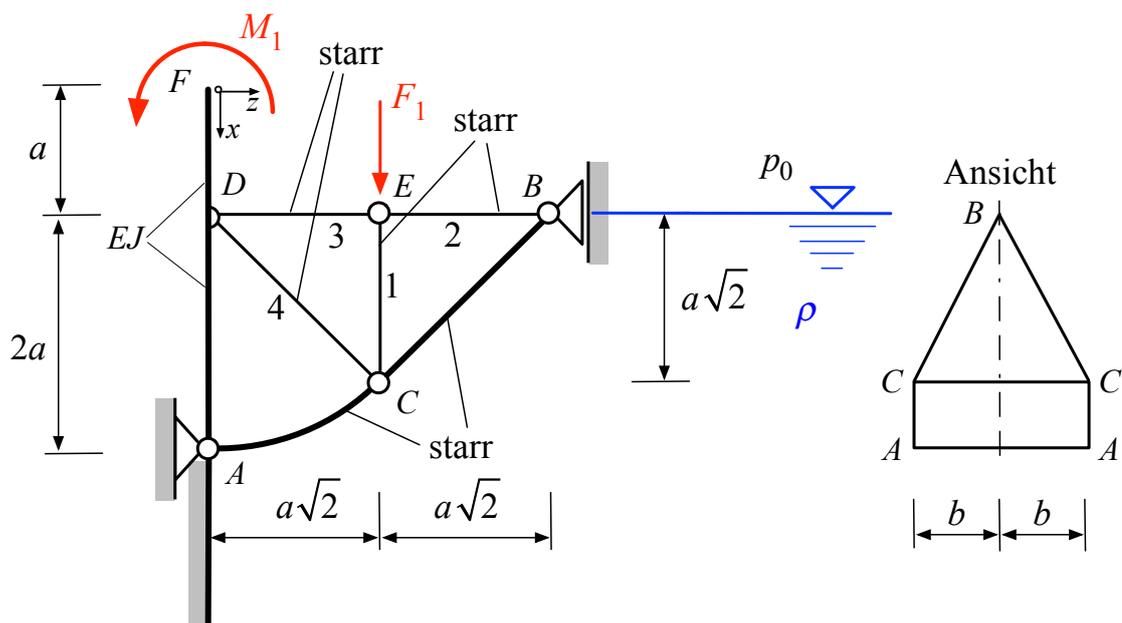
- Träger  $ADF$  mit konstanter Biegesteifigkeit  $EJ$
- Dehnstarre Fachwerkstäbe 1 - 4
- Flüssigkeitsbehälter bestehend aus der starren, ebenen Behälterwand  $BC$  sowie der starren, zylindrischen Behälterwand  $AC$
- Homogene, inkompressible, schwere Flüssigkeit der Dichte  $\rho$

Belastung:

- Einzelmoment  $M_1$  im Punkt  $F$
- Einzelkraft  $F_1$  im Knoten  $E$
- Flüssigkeitsüberdruck (Referenzdruck  $p_0$ )

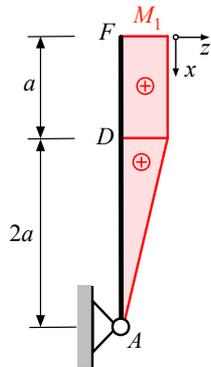
Gesucht:

- 1) Durchbiegung und Tangentenneigung der Biegelinie im Punkt  $F$  mit dem *Mohrschen* Verfahren:
  - 1.1) Grafische Darstellung des Momentenverlaufs für den Biegeträger  $ADF$  mit Angabe der Werte in den Punkten  $A$ ,  $D$  und  $F$  (*Hinweis:* Nehmen Sie dafür im Punkt  $D$  ein vertikal verschiebliches Auflager an.)
  - 1.2) Skizze vom *Mohrschen* Ersatzträger mit Ersatzbelastung (Auf nachfolgender Seite darstellen)
  - 1.3) Durchbiegung und Neigung der Tangente an die Biegelinie im Punkt  $F$
- 2) Verlauf des Flüssigkeitsüberdrucks auf die Behälterwände  $AC$  und  $BC$  (Skizze mit Werten)
- 3) Teilresultierende  $R_{AC}$  und  $R_{BC}$  zufolge des Überdrucks auf die Wände  $AC$  und  $BC$
- 4) Lage der Wirkungslinien der Teilresultierenden (Skizze)
- 5) Auflagerreaktion im Punkt  $B$  als Funktion von  $M_1$ ,  $F_1$ ,  $R_{AC}$  und  $R_{BC}$
- 6) Stabkräfte  $S_1$ ,  $S_2$  und  $S_3$  als Funktion von  $M_1$ ,  $F_1$ ,  $R_{AC}$  und  $R_{BC}$

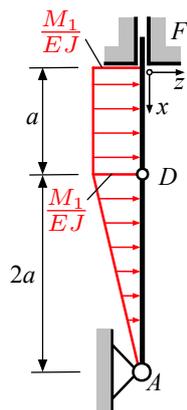


## Lösung zum 1. Beispiel

### 1.1. Momentenverlauf des Biegeträgers



### 1.2. Mohrscher Ersatzträger mit Ersatzbelastung



### 1.3. Durchbiegung und Neigung der Tangente der Biegelinie im Punkt F

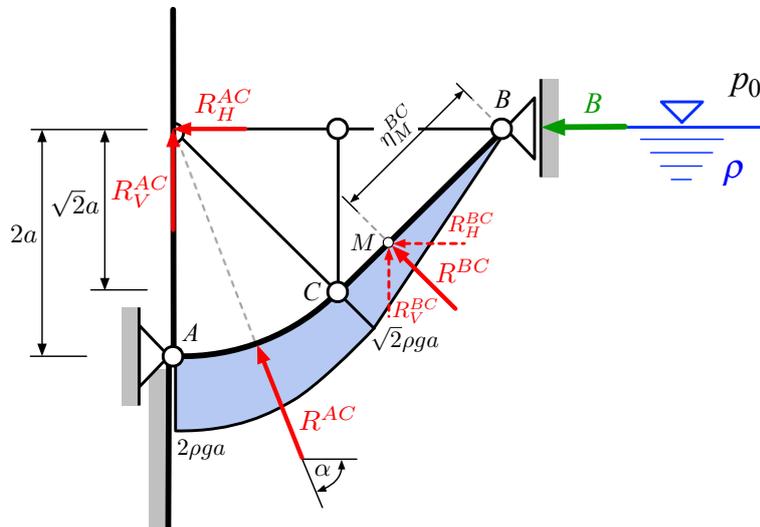
Durchbiegung:

$$w_F = -\frac{7}{6} \frac{M_1}{EJ} a^2$$

Neigung der Tangente:

$$\frac{dw_F}{dx} = \frac{5}{3} \frac{M_1}{EJ} a$$

## 2. Verlauf des Flüssigkeitsüberdrucks



## 3. Teilresultierende

$$\begin{aligned}
 R_H^{AC} &= 2\rho g a^2 b & R_V^{AC} &= (\pi + 2)\rho g a^2 b & R^{AC} &= \sqrt{4 + (\pi + 2)^2} \rho g a^2 b \\
 R_H^{BC} &= \frac{4}{3}\rho g a^2 b & R_V^{BC} &= \frac{4}{3}\rho g a^2 b & R^{BC} &= \frac{8}{3\sqrt{2}} \rho g a^2 b
 \end{aligned}$$

## 4. Lage der Wirkungslinien der Teilresultierenden

Behälterwand AC:

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

Behälterwand BC:

$$\eta_M^{BC} = \frac{3}{2}a$$

## 5. Auflagerreaktion im Punkt B

$$B = \frac{\sqrt{2}}{2}F_1 - \frac{M_1}{2a} - R_H^{AC} - \frac{5\sqrt{2}}{8}R_V^{BC} - \left(1 - \frac{3\sqrt{2}}{8}\right)R_H^{BC} \quad (\uparrow^+)$$

## 6. Stabkräfte

$$S_1 = -F_1$$

$$S_2 = S_3 = -\frac{\sqrt{2}}{2}F_1 + \frac{M_1}{2a} + R_H^{AC} + \left(\frac{5\sqrt{2}}{8} - \frac{1}{4}\right)R_V^{BC} + \left(\frac{3}{4} - \frac{3\sqrt{2}}{8}\right)R_H^{BC}$$

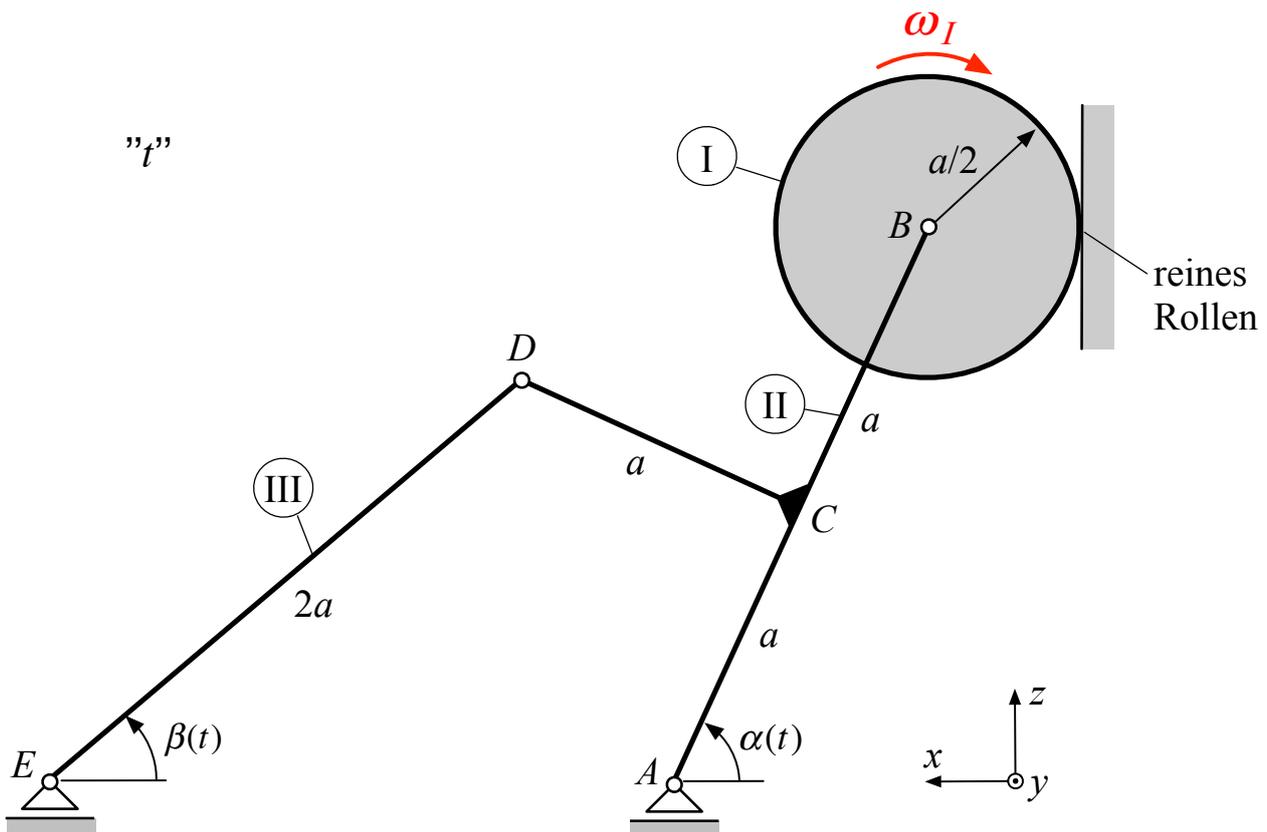
## 2. Beispiel (8 Punkte)

### Gegeben:

- Momentanlage des ebenen Systems laut Skizze (Längsabmessung  $a$ ), bestehend aus einer starren Scheibe (I) und zwei starren Stäben (II, III)
- Winkelgeschwindigkeit der Scheibe I:  $\vec{\omega}_I = -\omega_I \vec{e}_y$

### Gesucht:

- 1.) Anzahl der Freiheitsgrade
- 2.) Geschwindigkeitspole (grafisch) für die Momentanlage
- 3.) Kinematische Verträglichkeitsbedingungen:  $\dot{\alpha}(\alpha, \omega_I)$  und  $\dot{\beta}(\alpha, \beta, \omega_I)$
- 4.) Geschwindigkeiten  $\vec{v}_A, \vec{v}_B, \vec{v}_C, \vec{v}_D$  und  $\vec{v}_E$  mit der Grundformel der Kinematik als Funktion von  $\alpha, \beta, \omega_I$  und  $a$

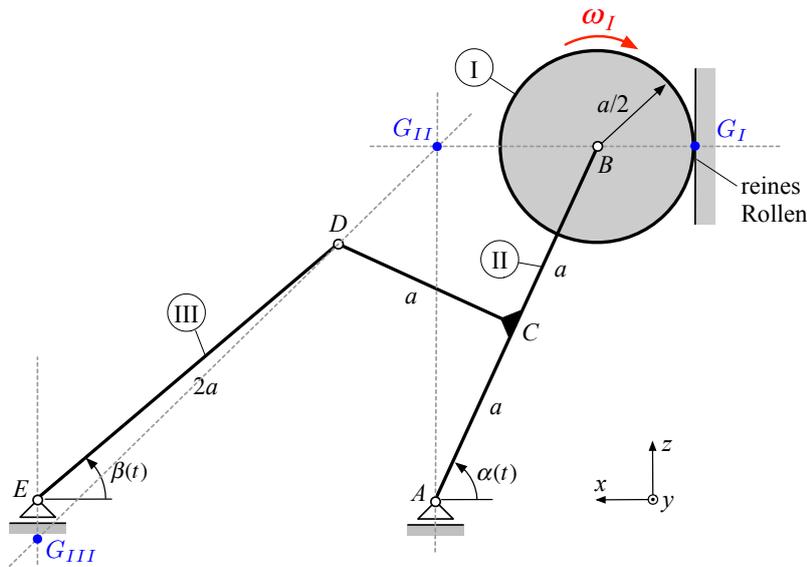


## Lösung zum 2. Beispiel

### 1. Anzahl der Freiheitsgrade

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

### 2. Geschwindigkeitspole



### 3. Kinematische Verträglichkeitsbedingungen

$$\dot{\alpha} = \frac{1}{4 \cos(\alpha)} \omega_I$$

$$\dot{\beta} = \frac{\omega_I (\cos(\alpha) - \sin(\alpha))}{8 \cos(\alpha) \cos(\beta)}$$

### 4. Geschwindigkeit in den Punkten A, B, C, D und E

$$\vec{v}_A = -\omega_I \frac{1}{2} a \tan(\alpha) \vec{e}_x$$

$$\vec{v}_B = \omega_I \frac{a}{2} \vec{e}_z$$

$$\vec{v}_C = -\frac{1}{4} \omega_I a \tan(\alpha) \vec{e}_x + \frac{1}{4} \omega_I a \vec{e}_z$$

$$\vec{v}_D = \frac{1}{4} \omega_I (1 - \tan(\alpha)) a \vec{e}_x + \frac{1}{4} \omega_I (1 - \tan(\alpha)) a \vec{e}_z$$

$$\vec{v}_E = \omega_I \frac{a}{4} (\tan(\alpha) - 1) (\tan(\beta) - 1) \vec{e}_x$$