

Technische Mechanik

151-0223-10

Vorlesung 03

Kinematik des ebenen Starrkörpers
Kinematic of plane rigid body

3.1 Starrkörper

3.1 Rigid body

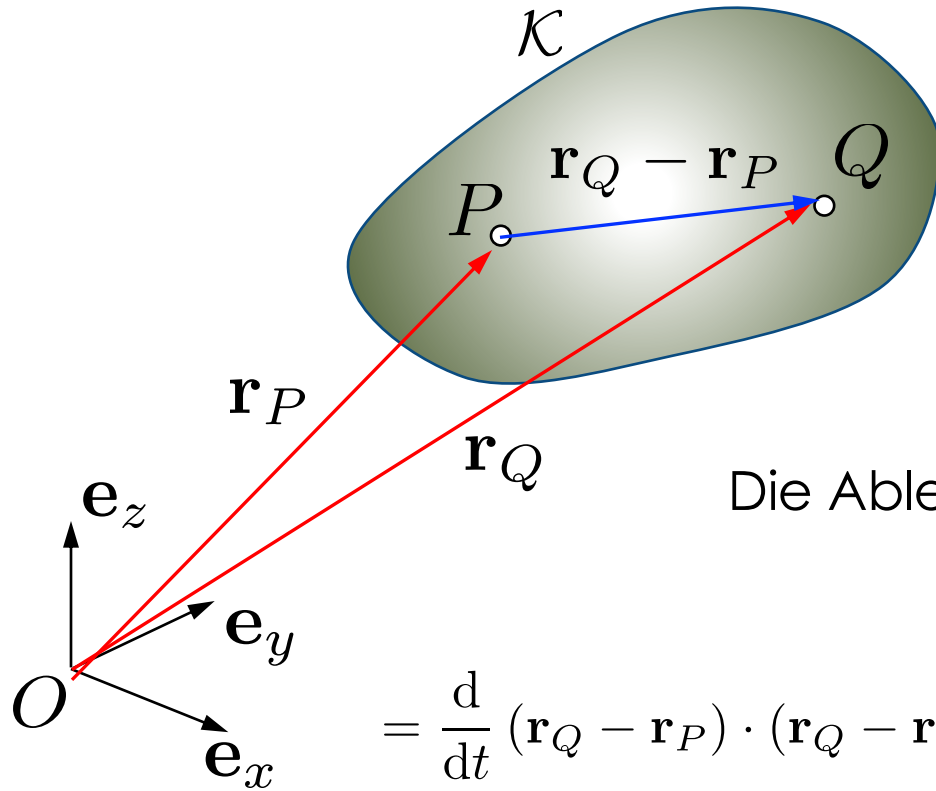
Definition: Der Abstand zwischen zwei zum Körper gehörenden Punkten ist constant:

$$\forall P, Q \in \mathcal{K} \quad |\mathbf{r}_Q - \mathbf{r}_P| = \text{Konst.}$$

Äquivalent kann man auch schreiben:

$$|\mathbf{r}_Q - \mathbf{r}_P|^2 = (\mathbf{r}_Q - \mathbf{r}_P) \cdot (\mathbf{r}_Q - \mathbf{r}_P) = \text{Konst.}$$

Die Ableitung nach Zeit ergibt sich:



$$\frac{d}{dt} ((\mathbf{r}_Q - \mathbf{r}_P) \cdot (\mathbf{r}_Q - \mathbf{r}_P)) =$$

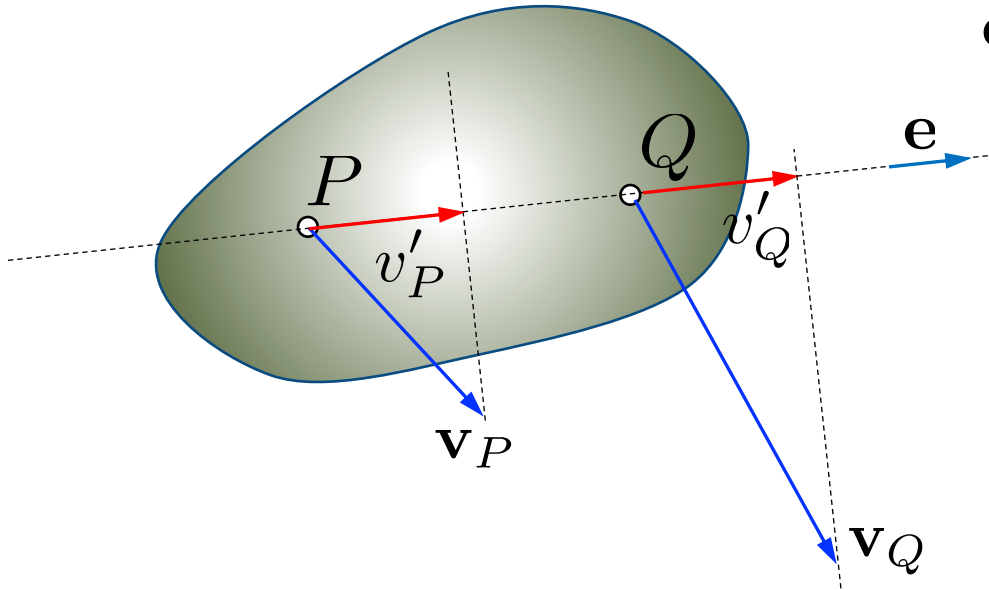
$$= \frac{d}{dt} (\mathbf{r}_Q - \mathbf{r}_P) \cdot (\mathbf{r}_Q - \mathbf{r}_P) + (\mathbf{r}_Q - \mathbf{r}_P) \cdot \frac{d}{dt} (\mathbf{r}_Q - \mathbf{r}_P) = 2(\mathbf{r}_Q - \mathbf{r}_P) \cdot (\mathbf{v}_Q - \mathbf{v}_P) = 0$$

Es ist möglich, einen Einheitsvektor \mathbf{e} zu definieren, der in die Richtung von PQ zeigt:

$$\frac{(\mathbf{r}_Q - \mathbf{r}_P)}{|\mathbf{r}_Q - \mathbf{r}_P|} \cdot (\mathbf{v}_Q - \mathbf{v}_P) = \mathbf{e} \cdot (\mathbf{v}_Q - \mathbf{v}_P) = 0$$

3.2 Satz der Projizierten Geschwindigkeiten

3.2 Theorem of projected velocities



$$\mathbf{e} \cdot (\mathbf{v}_Q - \mathbf{v}_P) = 0 \Rightarrow \mathbf{v}_Q \cdot \mathbf{e} = \mathbf{v}_P \cdot \mathbf{e} \Rightarrow \mathbf{v}'_Q = \mathbf{v}'_P$$

Satz der projizierten Geschwindigkeiten (SdpG)

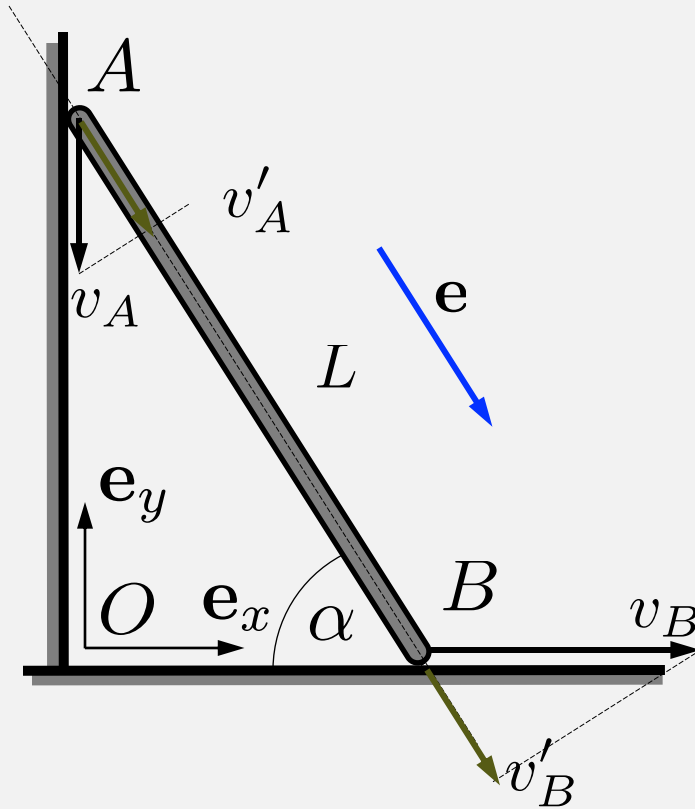
$$|\mathbf{r}_Q - \mathbf{r}_P| = \text{Konst.} \quad \forall P, Q \in \mathcal{K} \rightarrow \mathbf{v}_Q \cdot \mathbf{e} = \mathbf{v}_P \cdot \mathbf{e}$$

$$\text{wo} \quad \mathbf{e} = \frac{\mathbf{r}_Q - \mathbf{r}_P}{|\mathbf{r}_Q - \mathbf{r}_P|}$$

«Die Projektionen \mathbf{v}'_P und \mathbf{v}'_Q der Geschwindigkeit von zwei beliebigen Punkten P und Q eines starren Körper sind gleich»

3.2 Satz der Projizierten Geschwindigkeiten

Beispiel 3.1: Geführter Stab



Was ist die Beziehung zwischen \mathbf{v}_A und \mathbf{v}_B ?

Den Bindungen gemäss:

$$\mathbf{v}_A = -v_A \mathbf{e}_y \quad \mathbf{v}_B = v_B \mathbf{e}_x$$

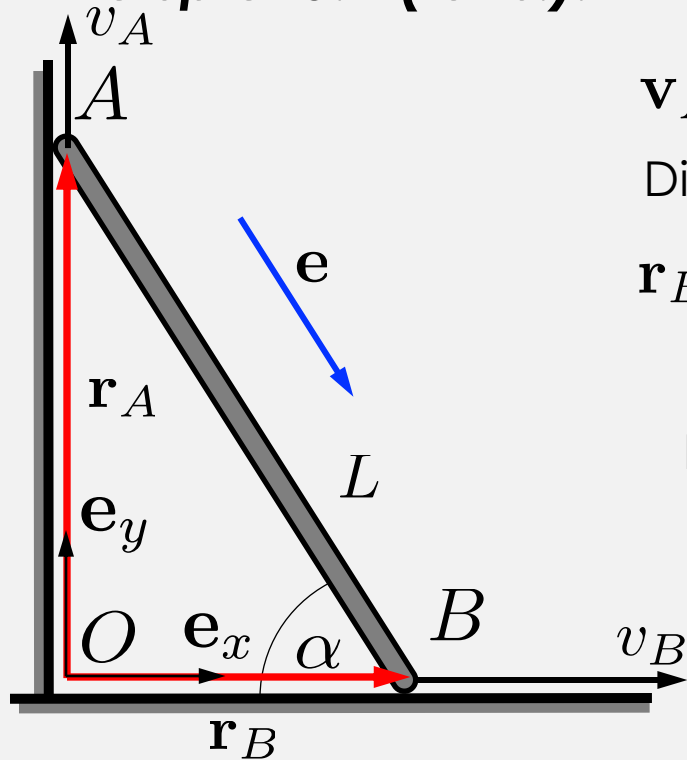
Es muss also eine Beziehung zwischen den Geschwindigkeiten von A und B vorhanden sein. Um dies zu ermitteln, kann man die SdpG anwenden.

Geschwindigkeiten von A und B auf AB projizieren:

$$\mathbf{v}_B \cdot \mathbf{e} = \mathbf{v}_B \cdot \mathbf{e} \quad v'_A = v'_B \rightarrow v_A \sin \alpha = v_B \cos \alpha \rightarrow v_B = v_A \frac{\sin \alpha}{\cos \alpha} = v_A \tan \alpha$$

3.2 Satz der Projizierten Geschwindigkeiten

Beispiel 3.1 (forts.): Wenn das Vorzeichen der Geschwindigkeit nicht im Voraus bekannt ist:



$$\mathbf{v}_A = v_A \mathbf{e}_y$$

$$\mathbf{v}_B = v_B \mathbf{e}_x$$

Die entsprechenden Ortsvektoren sind einfach:

$$\mathbf{r}_B = L \cos \alpha \mathbf{e}_x$$

$$\mathbf{r}_A = L \sin \alpha \mathbf{e}_y$$

Der Einheitsvektor in Richtung des Stabes wird wie folgt ausgedrückt:

$$\mathbf{r}_B - \mathbf{r}_A = L \cos \alpha \mathbf{e}_x - L \sin \alpha \mathbf{e}_y$$

$$\mathbf{e} = \frac{\mathbf{r}_B - \mathbf{r}_A}{|\mathbf{r}_B - \mathbf{r}_A|} = \frac{L \cos \alpha \mathbf{e}_x - L \sin \alpha \mathbf{e}_y}{L} = \cos \alpha \mathbf{e}_x - \sin \alpha \mathbf{e}_y$$

Jetzt kann man den SdpG anwenden:

$$\mathbf{v}_A \cdot \mathbf{e} = \mathbf{v}_B \cdot \mathbf{e} \rightarrow v_A \mathbf{e}_y \cdot (\cos \alpha \mathbf{e}_x - \sin \alpha \mathbf{e}_y) = v_B \mathbf{e}_x \cdot (\cos \alpha \mathbf{e}_x - \sin \alpha \mathbf{e}_y)$$

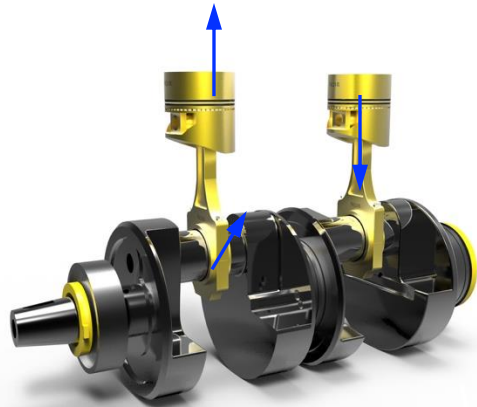
$$-v_A \sin \alpha = v_B \cos \alpha \rightarrow v_B = -v_A \tan \alpha$$

↖ Negative Vorzeichen!

3.3 Momentaner Bewegungszustand

3.3 *Instantaneous act of motion*

Wir interessieren uns für **momentanen Bewegungszustand**
(Geschwindigkeiten zu einem bestimmten Zeitpunkt)

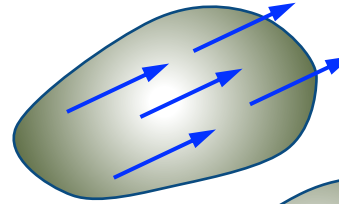


3.4 Bewegungsarte

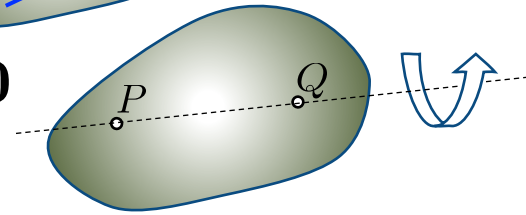
3.4 types of motion

- **Starre Bewegung** : SdpG zu jedem Zeitpunkt erfüllt (Körper kann auch nicht starr sein!)

- **Translation**: $\mathbf{v}_P = \mathbf{v} \quad \forall P \in \mathcal{K}$



- **Rotation**: $\exists P, Q \in \mathcal{K} \mid \mathbf{v}_P = \mathbf{0}, \mathbf{v}_Q = \mathbf{0}$



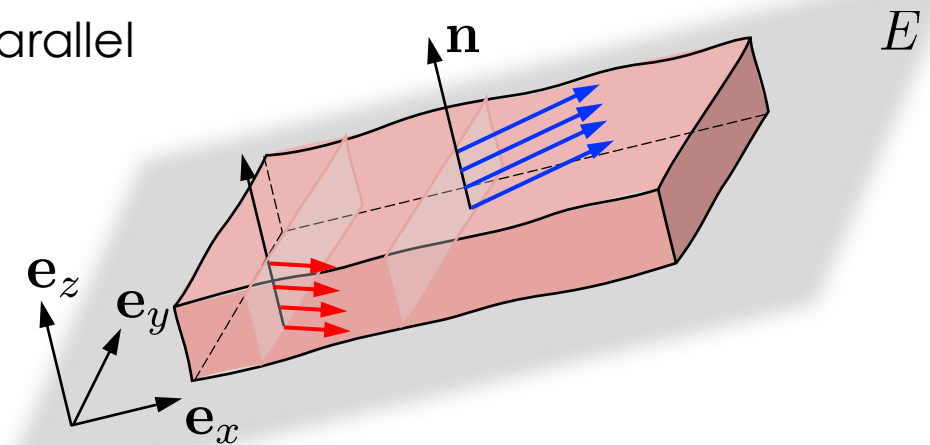
- **Ebene Bewegung** (planar motion)

1. Alle Geschwindigkeiten sind zu einer gegebenen Ebene E parallel

$$\Rightarrow \mathbf{v}(x, y, z) = v_x(x, y, z)\mathbf{e}_x + v_y(x, y, z)\mathbf{e}_y$$

2. Alle Punkte auf einer Normalen zu E haben die gleiche Geschwindigkeit

$$\Rightarrow \mathbf{v}(x, y, z) = v_x(x, y)\mathbf{e}_x + v_y(x, y)\mathbf{e}_y$$



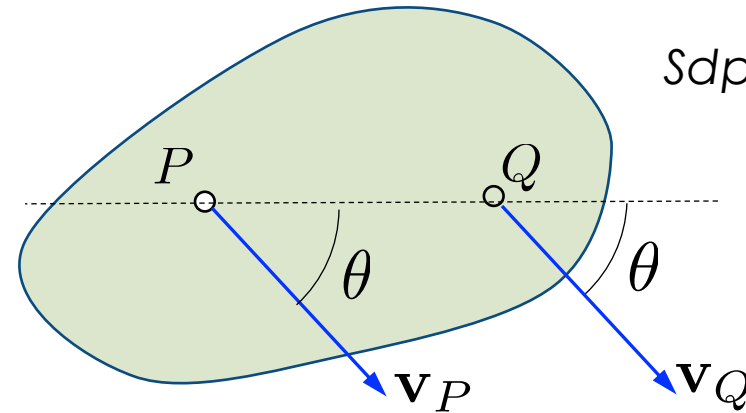
3.5 Translation und Rotation für ebene Bewegungen

3.5 translation and rotation for planar motions

Eine **starre, ebene** Bewegung ist entweder eine **Translation** oder eine **Rotation**.

1. Translation

Alle Geschwindigkeiten sind parallel

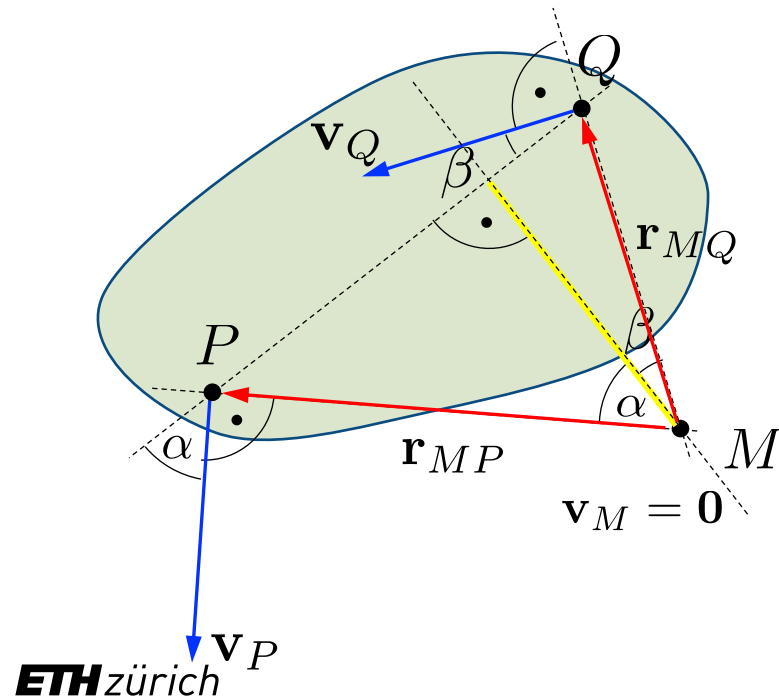


SdpG gemäss:

$$v_P \cos \theta = v_Q \cos \theta$$

$$\mathbf{v}_P = \mathbf{v}_Q$$

2. Rotation



M: **Momentanzentrum**

Eng: center of instantaneous rotation

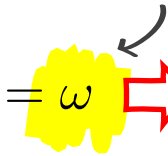
$$v_P \cos \alpha = v_Q \cos \beta$$

$$r_{MP} \cos \alpha = r_{MQ} \cos \beta$$



$$\frac{v_P}{r_{MP}} = \frac{v_Q}{r_{MQ}} = \omega$$

Hängt nicht von Punkten ab!



$$\begin{aligned} v_P &= \omega r_{MP} \\ v_Q &= \omega r_{MQ} \end{aligned}$$

ω heisst **Winkelschnelligkeit/Rotationschnelligkeit**

Eng: angular speed / rotational speed

3.6 Satz von Momentanzentrum

3.6 Instantaneous center of rotation theorem

Es kann auch vektoriell ausgedrückt werden, durch die Einführung des **Winkelgeschwindigkeitsvektor** (eng. angular velocity vector)

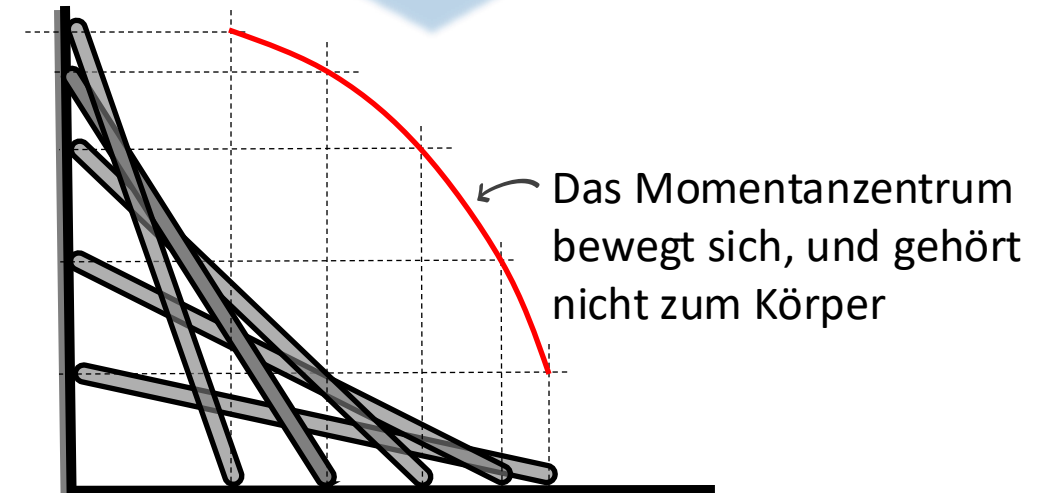
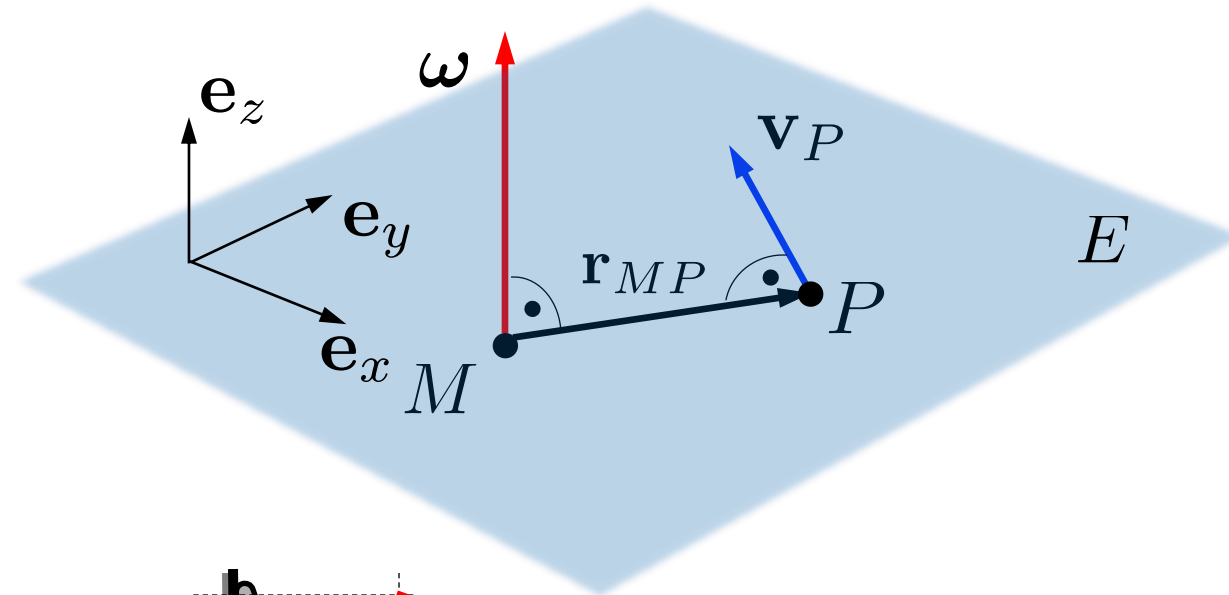
Satz von Momentanzentrum

Die Geschwindigkeit des Punktes P steht senkrecht auf der Verbindungsgeraden durch P und das Momentanzentrum M .

$$\mathbf{v}_P = \boldsymbol{\omega} \times \mathbf{r}_{MP}$$

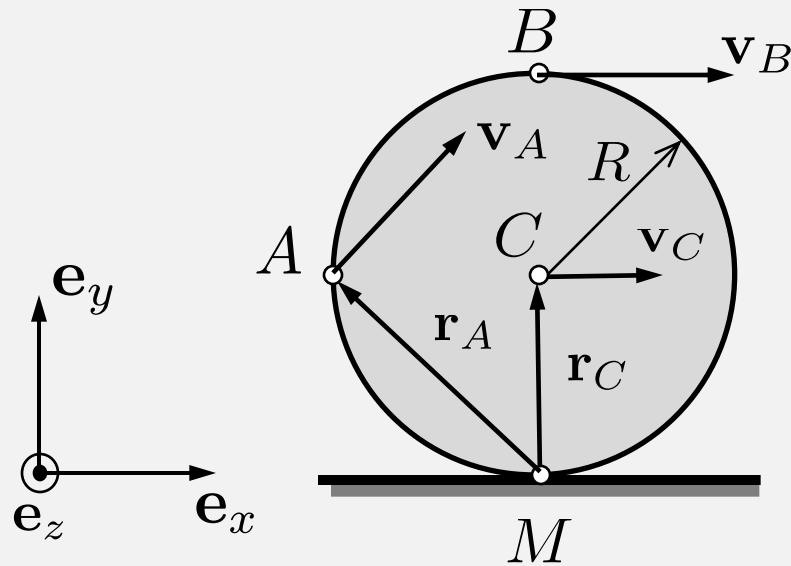
- Die Winkelgeschwindigkeitsvektor ist immer senkrecht zur Ebene E .
- M ist Momentanzentrum relativ zum entsprechenden Zeitpunkt.
- Die Schnelligkeit ist proportional zum Abstand von Punkt zum Momentanzentrum.
- M ist im allgemeinen kein materieller Punkt.

$$\boldsymbol{\omega} = \omega \mathbf{e}_z \Rightarrow \mathbf{v}_P = \boldsymbol{\omega} \times \mathbf{r}_{MP}$$



3.6 Satz von Momentanzentrum

Beispiel 3.2 Rollendes Rad (rollen ohne zu gleiten):



Das Zentrum des Rades \mathbf{C} bewegt sich mit Geschwindigkeit \mathbf{v}_C nach rechts:

$$\mathbf{v}_C = v_C \mathbf{e}_x$$

Was ist die Winkelgeschwindigkeit? Lassen uns den Satz von Momentanzentrum anwenden:

$$\boldsymbol{\omega} \times \mathbf{r}_{MC} = \mathbf{v}_C$$

$$\omega \mathbf{e}_z \times R \mathbf{e}_y = v_C \mathbf{e}_x \rightarrow \omega = -\frac{v_C}{R}$$

Jetzt können wir die Geschwindigkeit von allen anderen Punkten berechnen. Zum Beispiel, für A und B:

$$\boldsymbol{\omega} \times \mathbf{r}_{MA} = \mathbf{v}_A \rightarrow -\omega \mathbf{e}_z \times (-R \mathbf{e}_x + R \mathbf{e}_y) = \omega R (\mathbf{e}_x + \mathbf{e}_y)$$

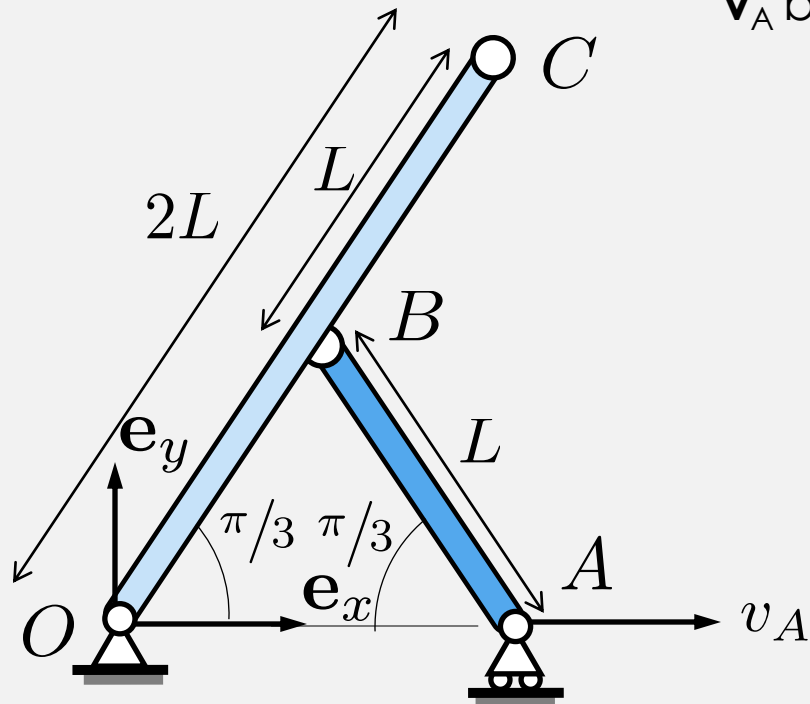
$$\boldsymbol{\omega} \times \mathbf{r}_{MB} = \mathbf{v}_B \rightarrow -\omega \mathbf{e}_z \times 2R \mathbf{e}_y = 2\omega R \mathbf{e}_x$$

3.7 Starrkörpersysteme

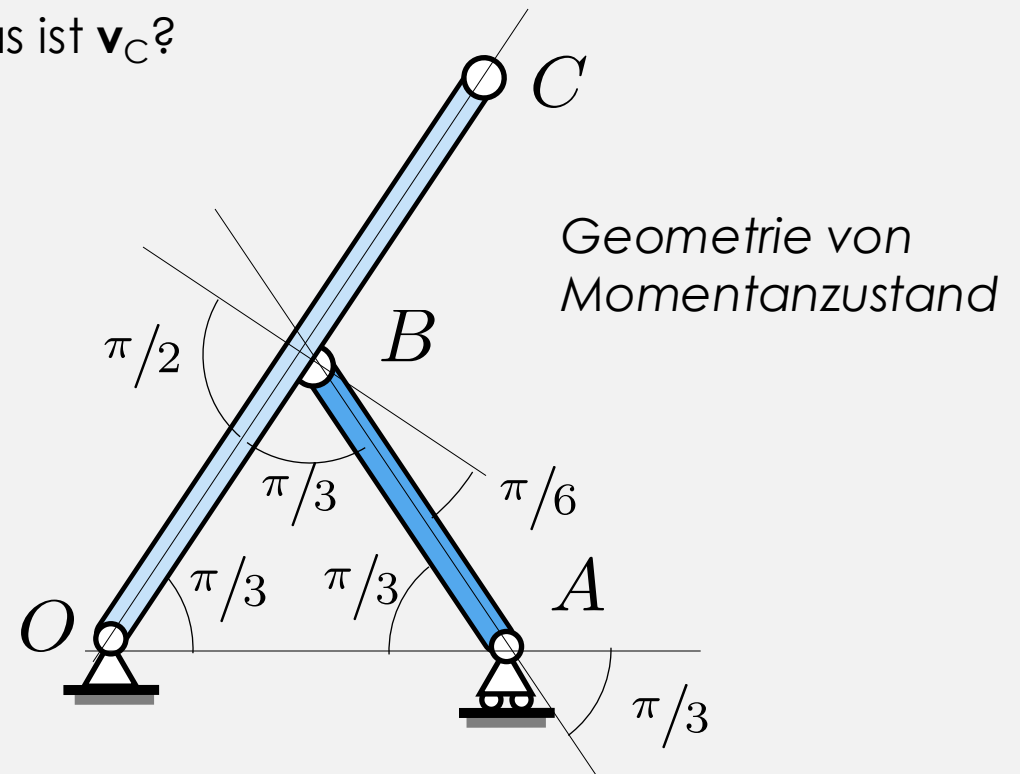
3.7 systems of rigid bodies

- Jeder Starrkörper hat seine eigene Winkelgeschwindigkeit und Momentanzentrum!
- SdpG und SM für jeden starrkörper gültig!

Beispiel 3.3

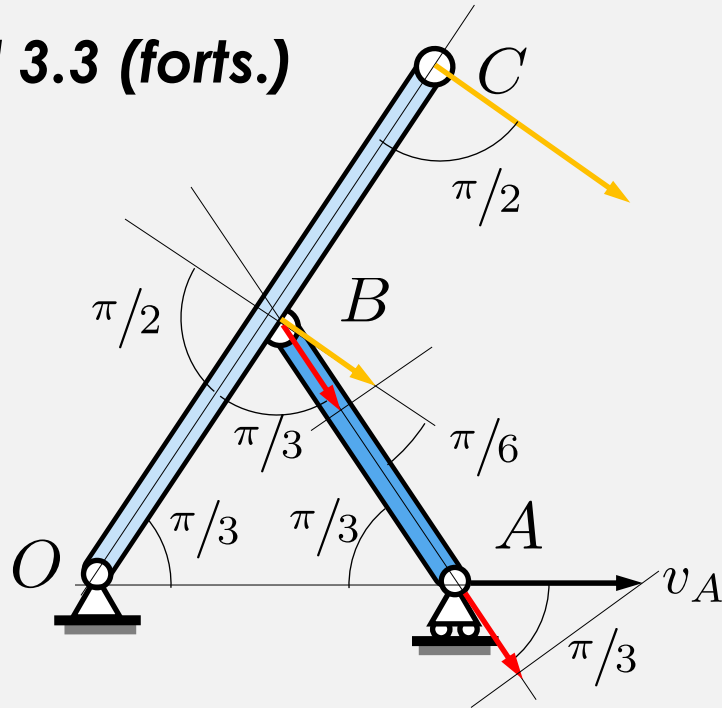


\mathbf{v}_A bekannt. Was ist \mathbf{v}_C ?



3.7 Starrkörpersysteme

Beispiel 3.3 (forts.)



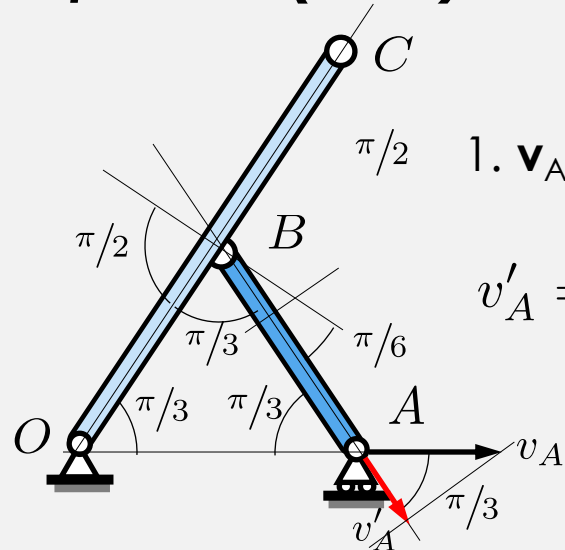
Lösungsstrategie:

1. \mathbf{v}_A auf AB projizieren;
2. \mathbf{v}_B mit Hilfe von SdpG bestimmen;
3. SM für OC anwenden und ω_{OC} ermitteln;
4. \mathbf{v}_C mit Hilfe von SM bestimmen.

- O ist Momentanzentrum von OC;
- C gehört zu OC: die Geschwindigkeit von C muss senkrecht zu OC sein;
- Wenn die Winkelgeschwindigkeit von OC bekannt ist, kann man \mathbf{v}_C mit SM bestimmen
- Die Richtung von \mathbf{v}_B ist auch bekannt, da B zu OC gehört;
- Die Projektion von \mathbf{v}_A auf BA ist auch bekannt.

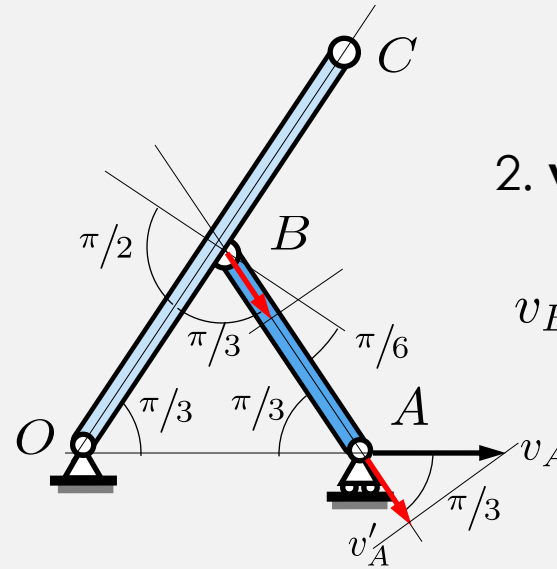
3.7 Starrkörpersysteme

Beispiel 3.3 (forts.)



1. \mathbf{v}_A auf AB projizieren:

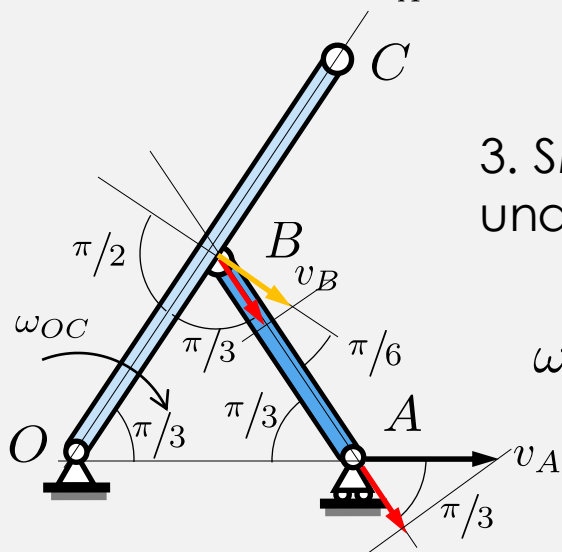
$$v'_A = v_A \cos \frac{\pi}{3} = \frac{v_A}{2}$$



2. \mathbf{v}_B mit Hilfe von SdpG bestimmen:

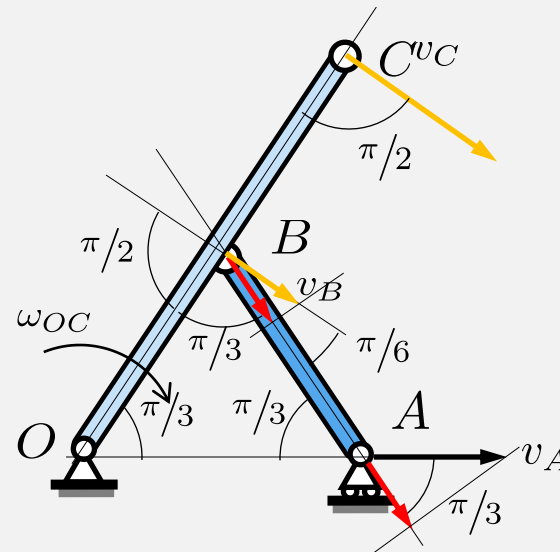
$$v_B \cos \frac{\pi}{6} = v'_A \rightarrow v_B \frac{\sqrt{3}}{2} = \frac{v_A}{2}$$

$$v_B = \frac{v_A}{\sqrt{3}}$$



3. SM für OC anwenden und ω_{OC} ermitteln:

$$\omega_{OC} = \frac{v_B}{L} = \frac{v_A}{\sqrt{3}L}$$



4. \mathbf{v}_C mit Hilfe von SM bestimmen:

$$v_C = 2L\omega_{OC} = \frac{2v_A}{\sqrt{3}}$$