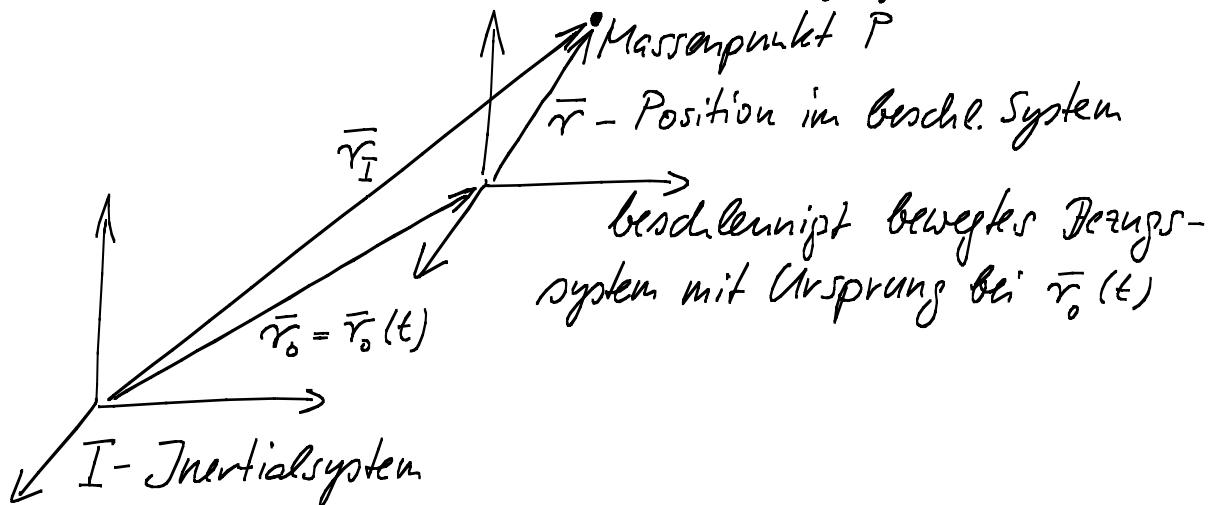


4 Scheinkräfte

4.1 Beschleunigte (nichtrotierende) Bezugssysteme



Keine edlen Kräfte $\Rightarrow \ddot{\vec{r}}_I = 0$. (Index "I" für Inertialsystem)

Aus $\ddot{\vec{r}}_I = \ddot{\vec{r}}_0 + \ddot{\vec{r}}$ folgt dann $\ddot{\vec{r}} = -\ddot{\vec{r}}_0$.

Das kann man schreiben als

$$\underline{\underline{m \ddot{\vec{r}} = \vec{F}_s \text{ mit } \vec{F}_s = -m \ddot{\vec{r}}_0}} .$$

$\underbrace{\phantom{m \ddot{\vec{r}} = \vec{F}_s \text{ mit } \vec{F}_s = -m \ddot{\vec{r}}_0}}_{\text{"Scheinkraft"}}$

Beispiel 1: In einem mit $a_0 = \ddot{\vec{r}}_0$ beschleunigten Auto bewegt sich ein freier Massenpkt. so, wie sich ein Massenpkt. in einem ruhenden Auto unter Wirkung einer Kraft $F_s = -ma_0$ bewegen würde.

Beispiel 2: Damit der Massenpkt. relativ zum Auto in Ruhe bleibt, muß eine edle Kraft angelebt werden, so dass $m \ddot{\vec{r}} = \vec{F}_s + \vec{F} = 0$.

(Vgl. Kraft der Rückenlehne auf eine Person beim Anfahren.)

4.2 Kleine Drehungen

Behachte eine Abb. $\mathbb{R} \rightarrow SO(3)$; $t \mapsto R(t)$.

Sei $R(0) = \mathbb{1}$. (Man denke zwei sich gegenüberstehende drehende phys. Anordnungen oder Koordinatensysteme, die bei $t=0$ gerade zusammenfallen.)

Taylorentwicklung: $R(\epsilon) = \mathbb{1} + \epsilon \cdot T + O(\epsilon^2)$.

($\epsilon \ll 1$) \uparrow
eine 3×3 -Matrix

$$R(\epsilon)R(\epsilon)^T = \mathbb{1} \Rightarrow \mathbb{1} + \epsilon(T + T^T) + O(\epsilon^2) = \mathbb{1}$$

$$\Rightarrow T + T^T = 0 \quad (\text{sprich: } T \text{ ist antisymm.})$$

Jede antisymm. Matrix kann geschrieben werden als

$$T = -\alpha^i T^i \quad \text{mit} \quad T^1 = \begin{pmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ 0 & -1 & 0 \end{pmatrix}; \quad T^2 = \underbrace{\begin{pmatrix} 0 & 0 & -1 \\ 0 & 0 & 0 \\ 1 & 0 & 0 \end{pmatrix}}_{\text{zusammenfassende Schreibweise: } (T^i)^{ijk} = \epsilon^{ijk}}, \quad T^3 = \begin{pmatrix} 0 & 1 & 0 \\ -1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{pmatrix}$$

$$\text{zusammenfassende Schreibweise: } (T^i)^{ijk} = \epsilon^{ijk}$$

Wichtige Behauptung:

$R(\epsilon)$ beschreibt eine kleine Drehung um die durch $\bar{\alpha}$ definierte Achse um einen Winkel $\varphi = \epsilon / |\bar{\alpha}|$.

Begründung am Beispiel: Wähle $\bar{\alpha} = \begin{pmatrix} 1 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix} / |\bar{\alpha}|$. Dann gilt

$$R(\epsilon) = \mathbb{1} + \epsilon / |\bar{\alpha}| \begin{pmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & -1 \\ 0 & 1 & 0 \end{pmatrix} + O(\epsilon^2) = \begin{pmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & \cos \varphi & -\sin \varphi \\ 0 & \sin \varphi & \cos \varphi \end{pmatrix} + O(\varphi^2).$$

(Benutze $\sin \varphi = \varphi + \dots$; $\cos \varphi = 1 - \varphi^2/2 + \dots$)

Kommentar (fortgeschriften):

Wir haben gerade gelernt, dass die antisymm. Matrizen die Lie-Algebra der $SO(N)$ bilden. Allgemeiner als oben hat man mit $T \mapsto e^T \in SO(N)$ eine eindeind. Abb. zwischen Lie-Alg. u. Lie-Gruppe (in der Umgebung der $\mathbb{1}$).

Wichtige Anwendungen

- Sei eine kleine Drehung charakterisiert durch Drehachse $\bar{\alpha}\varphi$ und Drehwinkel $|\bar{\alpha}\varphi| \ll 1$. (Das entspricht $\varepsilon = 1$ in obigen Formeln. $\bar{\alpha}$ wird durch $\bar{\alpha}\varphi$ ersetzt, was selbst als "klein" angesehen wird.)

$$\text{Dann gilt } R_{\bar{\alpha}\varphi} = \mathbb{1} - (\bar{\alpha}\varphi)^i T^i$$

$$(R_{\bar{\alpha}\varphi})^{jk} = \delta^{jk} - (\bar{\alpha}\varphi)^i \varepsilon^{ijk}$$

und damit

$$\parallel (R_{\bar{\alpha}\varphi} - \mathbb{1}) \cdot \bar{v} = \bar{\alpha}\varphi \times \bar{v} \parallel$$

für einen beliebigen Vektor \bar{v}

- Sei nun die Drehung ein kontinuierlicher Prozess, der bei $t = 0$ mit $\bar{\alpha}\varphi = 0$ beginnt.

Die zeitliche Änderung von \bar{v} aufgrund der Drehung ist dann

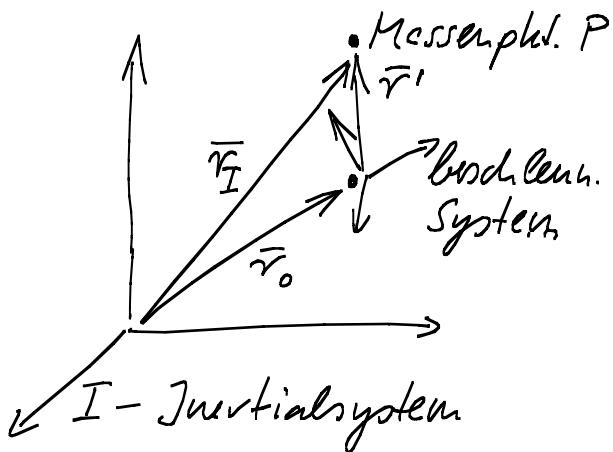
$$\frac{d\bar{v}}{dt} = \frac{(R_{\bar{\alpha}\varphi} - \mathbb{1}) \cdot \bar{v}}{dt} = \left(\frac{\bar{\alpha}\varphi}{dt} \right) \times \bar{v} = \underline{\underline{\bar{\omega}}} \times \bar{v}$$

$\bar{\omega}$ heißt Winkelgeschwindigkeit.

4.3 Rotierende Koordinatensysteme

30

Das obige soll nun benutzt werden, um Bewegungen in allgemeinen bewegten (speziell rotierenden) Koordinatensystemen zu beschreiben:



Dieses System unterscheidet sich von I nicht nur (wie schon bei 4.1) durch Verschiebung \bar{r}_0 , sondern auch noch durch Drehung $R \in SO(3)$.

- $\bar{r}_I = \bar{r}_0 + \bar{r}' = \bar{r}_0 + R\bar{r}$
- Allgemeine Funktionen $\bar{r}_0(t)$ und $R(t)$ erlauben die Beschreibung der allgemeinsten Bewegung des bcsd. Systems
- Im Inertialsystem gilt $m\ddot{\bar{r}}_I = \bar{F}_I$
($\bar{F}_I = R\bar{F}$ wenn \bar{F} die (echte) Kraft aus Sicht des bcsd. Systems ist.)
- Also: $m\ddot{\bar{r}}_0 + \underbrace{(R\bar{r})''}_{\text{Um die Bewegung aus Sicht des bcsd. Systems zu beschreiben, muß dieser Ausdruck vereinfacht werden.}} = R\bar{F}$

Berechnung von $(R\dot{r})^{..}$:

- Wir werden Ausdrücke vom Typ $\ddot{R}\dot{r}$ brauchen.
- Schreibe $\dot{R} = \frac{R(t+\Delta t) - R(t)}{\Delta t} = \frac{R_{\Delta t} R(t) - R(t)}{\Delta t}$
 $(R_{\Delta t} \text{ ist kleine Drehung, wie unser } R_{\Delta\theta} \text{ oben})$

$$\dot{R}\dot{r} \approx \frac{R_{\Delta t} - 1}{\Delta t} \cdot R\dot{r} = \underbrace{\omega_I}_{\text{im Inertialsystem}} \times R\dot{r}$$

- Schreibe $\omega_I = R\omega$, wobei ω die Winkelgeschw. der Rotation aus Sicht des rotierenden Systems selbst ist.

$$\dot{R}\dot{r} = (R\omega) \times (R\dot{r}) = R(\omega \times \dot{r})$$

wichtiges Zwischenresultat!

- Zurück zum Ausgangsproblem:

$$\begin{aligned} (R\dot{r})^{..} &= (\dot{R}\dot{r} + \ddot{R}\dot{r})^{\cdot} = (\dot{R}\dot{r} + R(\omega \times \dot{r}))^{\cdot} \\ &= R\ddot{\dot{r}} + \dot{R}\dot{r} + \dot{R}(R(\omega \times \dot{r})) + R(\dot{\omega} \times \dot{r}) + R(\omega \times \ddot{r}) \\ &= R[\ddot{\dot{r}} + \omega \times \dot{r} + \omega \times (R(\omega \times \dot{r})) + \dot{\omega} \times \dot{r} + \omega \times \ddot{r}] \\ &= R[\ddot{\dot{r}} + \omega \times (R(\omega \times \dot{r})) + 2\omega \times \dot{r} + \dot{\omega} \times \dot{r}] \end{aligned}$$

Einsetzen in $m\ddot{\dot{r}}_0 + (R\dot{r})^{..} = RF$ und auflösen nach $m\ddot{\dot{r}}$ liefert:

$$m \ddot{r} = F - m \left[R^{-1} \ddot{r}_0 + \omega \times (\omega \times r) + 2\omega \times \dot{r} + \dot{\omega} \times r \right]$$

durch Beschleunigung des Ursprungs Zentrifugalkraft Corioliskraft tangentielle Beschleunigung
 Schenkkräfte

Mehr zur Zentrifugalkraft:

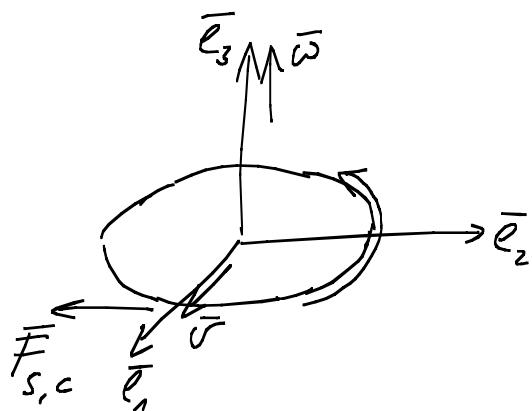
$$[\bar{\omega} \times (\bar{\omega} \times \bar{r})]_i = \epsilon_{ijk} \omega_j \epsilon_{kem} \omega_e r_m = \\ = [\delta_{ie} \delta_{jm} - \delta_{im} \delta_{je}] \omega_i \omega_e r_m = \omega_i (\bar{r} \cdot \bar{\omega}) - r_i (\bar{\omega}^2)$$

Für $\bar{r} \perp \bar{\omega}$ folgt damit $\bar{F}_{s, \text{Zentrif.}} = (m \omega^2) \cdot \bar{r}$

Mehr zur Corioliskraft

Sei $\dot{r} \perp \bar{\omega}$ (etwa $\bar{\omega} \parallel \bar{e}_3$; $\dot{r} \parallel \bar{e}_1$). Dann folgt

$$\bar{F}_{s, \text{Coriolis}} = -2m|\omega||v| \bar{e}_3 \times \bar{e}_1 = -2m|\omega||v| \cdot \bar{e}_2.$$



"Der auf einer Drehplatte nach außen laufende Massenpunk. hat die Tendenz gegenüber der Drehbewegung der Scheibe zurückzubleiben."

- Verstärkte Beispiele zu $\bar{F}_{s,c}$:
- Drehrichtung im Abfluss
 - global vorherrschende Windrichtungen auf Nord-/Südhalbkugel
 - unterschiedl. Abnutzung der Gleise; der beiden Fläpufer etc.