

2. Lagrange-Gleichungen

- Mit dem Prinzip der virtuellen Leistung lassen sich die Bewegungsgleichungen für komplexe Systeme einfach aufstellen.
- Aus dem Prinzip der virtuellen Leistung lassen sich die Lagrange-Gleichungen herleiten, mit denen sich das Aufstellen der Bewegungsgleichungen weiter vereinfacht.
- Besonders einfach werden die Lagrange-Gleichungen für Systeme, bei denen alle eingeprägten Kräfte konservativ sind.

2. Lagrange-Gleichungen

2.1 Allgemeine Systeme

2.2 Konservative Systeme

2.3 Beispiel: Federpendel

2.1 Allgemeine Systeme

- Verallgemeinerte Koordinaten:
 - Bei einem System von n Massenpunkten wird die Lage der Massenpunkte durch n Ortsvektoren \mathbf{r}_i beschrieben.
 - Wenn das System f Freiheitsgrade hat, dann sind die n Ortsvektoren Funktionen von f unabhängigen verallgemeinerten Koordinaten q : $\mathbf{r}_i = \mathbf{r}_i(q_1, \dots, q_f)$, $i = 1, \dots, n$
 - Für die virtuellen Geschwindigkeiten gelten die Beziehungen

$$\delta \dot{\mathbf{r}}_i = \frac{\partial \mathbf{r}_i}{\partial q_1} \delta \dot{q}_1 + \dots + \frac{\partial \mathbf{r}_i}{\partial q_f} \delta \dot{q}_f = \sum_j \frac{\partial \mathbf{r}_i}{\partial q_j} \delta \dot{q}_j, \quad i = 1, \dots, n$$

2.1 Allgemeine Systeme

- Virtuelle Leistung der eingepprägten Kräfte:

- Für die virtuelle Leistung der eingepprägten Kräfte gilt:

$$\delta P = \sum_i \mathbf{F}_i^{(e)} \cdot \delta \dot{\mathbf{r}}_i = \sum_i \mathbf{F}_i^{(e)} \cdot \sum_j \frac{\partial \mathbf{r}_i}{\partial \mathbf{q}_j} \delta \dot{q}_j = \sum_i \sum_j \mathbf{F}_i^{(e)} \cdot \frac{\partial \mathbf{r}_i}{\partial \mathbf{q}_j} \delta \dot{q}_j$$

- Die Reihenfolge der Summation darf vertauscht werden:

$$\delta P = \sum_j \sum_i \mathbf{F}_i^{(e)} \cdot \frac{\partial \mathbf{r}_i}{\partial \mathbf{q}_j} \delta \dot{q}_j$$

- Mit den verallgemeinerten Kräften $Q_j = \sum_i \mathbf{F}_i^{(e)} \cdot \frac{\partial \mathbf{r}_i}{\partial \mathbf{q}_j}$

folgt:
$$\delta P = \sum_j Q_j \delta \dot{q}_j$$

2.1 Allgemeine Systeme

- Beispiel: Pendel

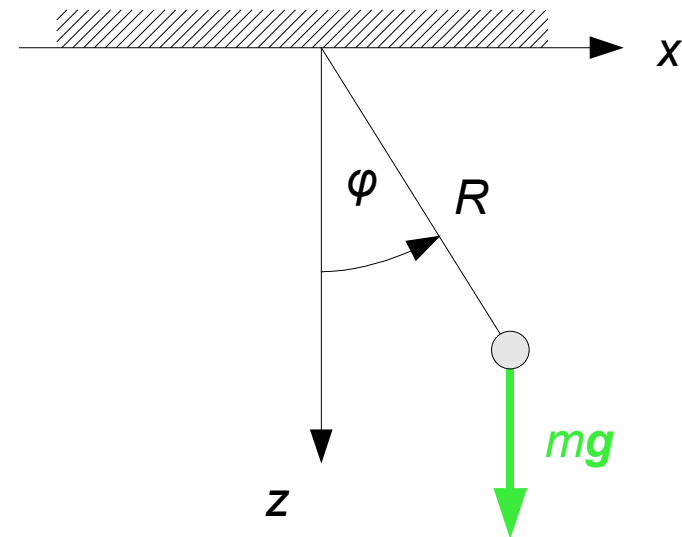
$$\mathbf{r}(\phi) = R(\sin(\phi)\mathbf{e}_x + \cos(\phi)\mathbf{e}_z)$$

$$\frac{\partial \mathbf{r}}{\partial \phi} = R(\cos(\phi)\mathbf{e}_x - \sin(\phi)\mathbf{e}_z)$$

$$\mathbf{F}^{(e)} = mg\mathbf{e}_z$$

$$Q_\phi = \mathbf{F}^{(e)} \cdot \frac{\partial \mathbf{r}}{\partial \phi} = mg\mathbf{e}_z \cdot R(\cos(\phi)\mathbf{e}_x - \sin(\phi)\mathbf{e}_z) = -mgR\sin(\phi)$$

$$\delta P = Q_\phi \delta \phi = -mgR\sin(\phi)\delta \phi$$



2.1 Allgemeine Systeme

- Virtuelle Leistung der Trägheitskräfte:
 - Für die virtuelle Leistung der Trägheitskräfte gilt:

$$\begin{aligned}\delta P_T &= -\sum_i m_i \ddot{\mathbf{r}}_i \cdot \delta \dot{\mathbf{r}}_i = -\sum_i m_i \ddot{\mathbf{r}}_i \cdot \sum_j \frac{\partial \mathbf{r}_i}{\partial \mathbf{q}_j} \delta \dot{q}_j \\ &= -\sum_i \sum_j m_i \ddot{\mathbf{r}}_i \cdot \frac{\partial \mathbf{r}_i}{\partial \mathbf{q}_j} \delta \dot{q}_j = -\sum_j \sum_i m_i \ddot{\mathbf{r}}_i \cdot \frac{\partial \mathbf{r}_i}{\partial \mathbf{q}_j} \delta \dot{q}_j\end{aligned}$$

- Wegen $\frac{d}{dt} \left(\dot{\mathbf{r}}_i \cdot \frac{\partial \mathbf{r}_i}{\partial \mathbf{q}_j} \right) = \ddot{\mathbf{r}}_i \cdot \frac{\partial \mathbf{r}_i}{\partial \mathbf{q}_j} + \dot{\mathbf{r}}_i \cdot \frac{\partial \dot{\mathbf{r}}_i}{\partial \mathbf{q}_j}$

gilt: $m_i \ddot{\mathbf{r}}_i \cdot \frac{\partial \mathbf{r}_i}{\partial \mathbf{q}_j} = m_i \frac{d}{dt} \left(\dot{\mathbf{r}}_i \cdot \frac{\partial \mathbf{r}_i}{\partial \mathbf{q}_j} \right) - m_i \dot{\mathbf{r}}_i \cdot \frac{\partial \dot{\mathbf{r}}_i}{\partial \mathbf{q}_j}$

2.1 Allgemeine Systeme

- Aus $\mathbf{r}_i = \mathbf{r}_i(q_1, \dots, q_f), \quad i = 1, \dots, n$

folgt:
$$\dot{\mathbf{r}}_i = \frac{\partial \mathbf{r}_i}{\partial q_1} \dot{q}_1 + \dots + \frac{\partial \mathbf{r}_i}{\partial q_f} \dot{q}_f = \sum_j \frac{\partial \mathbf{r}_i}{\partial q_j} \dot{q}_j$$

- Ableiten nach \dot{q}_j führt auf $\frac{\partial \dot{\mathbf{r}}_i}{\partial \dot{q}_j} = \frac{\partial \mathbf{r}_i}{\partial q_j}$

- Damit gilt:

$$m_i \ddot{\mathbf{r}}_i \cdot \frac{\partial \mathbf{r}_i}{\partial q_j} = m_i \frac{d}{dt} \left(\dot{\mathbf{r}}_i \cdot \frac{\partial \mathbf{r}_i}{\partial q_j} \right) - m_i \dot{\mathbf{r}}_i \cdot \frac{\partial \dot{\mathbf{r}}_i}{\partial q_j} = \frac{d}{dt} \left(m_i \dot{\mathbf{r}}_i \cdot \frac{\partial \dot{\mathbf{r}}_i}{\partial \dot{q}_j} \right) - m_i \dot{\mathbf{r}}_i \cdot \frac{\partial \dot{\mathbf{r}}_i}{\partial q_j}$$

2.1 Allgemeine Systeme

- Wegen

$$\frac{\partial}{\partial \dot{q}_j} (m_i \dot{\mathbf{r}}_i \cdot \dot{\mathbf{r}}_i) = m_i \frac{\partial \dot{\mathbf{r}}_i}{\partial \dot{q}_j} \cdot \dot{\mathbf{r}}_i + m_i \dot{\mathbf{r}}_i \cdot \frac{\partial \dot{\mathbf{r}}_i}{\partial \dot{q}_j} = 2 m_i \dot{\mathbf{r}}_i \cdot \frac{\partial \dot{\mathbf{r}}_i}{\partial \dot{q}_j}$$
$$\frac{\partial}{\partial q_j} (m_i \dot{\mathbf{r}}_i \cdot \dot{\mathbf{r}}_i) = m_i \frac{\partial \dot{\mathbf{r}}_i}{\partial q_j} \cdot \dot{\mathbf{r}}_i + m_i \dot{\mathbf{r}}_i \cdot \frac{\partial \dot{\mathbf{r}}_i}{\partial q_j} = 2 m_i \dot{\mathbf{r}}_i \cdot \frac{\partial \dot{\mathbf{r}}_i}{\partial q_j}$$

gilt:

$$m_i \ddot{\mathbf{r}}_i \cdot \frac{\partial \mathbf{r}_i}{\partial q_j} = \frac{d}{dt} \left[\frac{\partial}{\partial \dot{q}_j} \left(\frac{1}{2} m_i \dot{\mathbf{r}}_i^2 \right) \right] - \frac{\partial}{\partial q_j} \left(\frac{1}{2} m_i \dot{\mathbf{r}}_i^2 \right)$$

- Die kinetische Energie eines Massenpunktes ist

$$T_i = \frac{1}{2} m_i \mathbf{v}_i^2 = \frac{1}{2} m_i \dot{\mathbf{r}}_i^2$$

2.1 Allgemeine Systeme

- Damit gilt für die virtuelle Leistung der Trägheitskräfte:

$$\delta P_T = - \sum_j \sum_i m_i \ddot{\mathbf{r}}_i \cdot \frac{\partial \mathbf{r}_i}{\partial \dot{q}_j} \delta \dot{q}_j = - \sum_j \sum_i \left(\frac{d}{dt} \frac{\partial T_i}{\partial \dot{q}_j} - \frac{\partial T_i}{\partial q_j} \right) \delta \dot{q}_j$$

- Mit der kinetischen Energie $T = \sum_i T_i$ des Gesamtsystems folgt:

$$\delta P_T = - \sum_j \left[\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{q}_j} \right) - \frac{\partial T}{\partial q_j} \right] \delta \dot{q}_j$$

2.1 Allgemeine Systeme

- Prinzip der virtuellen Leistung:
 - Aus dem Prinzip der virtuellen Leistung folgt damit:

$$\delta P + \delta P_T = 0 \quad : \quad \sum_j \left[Q_j - \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{q}_j} \right) + \frac{\partial T}{\partial q_j} \right] \delta \dot{q}_j = 0$$

- Da die virtuellen Geschwindigkeiten unabhängig voneinander sind und das Prinzip der virtuellen Leistung für beliebige virtuelle Geschwindigkeiten gilt, muss jeder Summand für sich verschwinden.

2.1 Allgemeine Systeme

- Lagrange-Gleichungen 2. Art:

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{q}_j} \right) - \frac{\partial T}{\partial q_j} = Q_j, \quad j = 1, \dots, f$$

2.1 Allgemeine Systeme

- Beispiel: Pendel

- Kinetische Energie: $T = \frac{1}{2} m (\dot{x}^2 + \dot{z}^2)$

- Mit der verallgemeinerten Koordinate ϕ gilt:

$$\dot{x} = R \dot{\phi} \cos(\phi), \quad \dot{z} = -R \dot{\phi} \sin(\phi) \rightarrow T = \frac{1}{2} m R^2 \dot{\phi}^2$$

- Ableitungen der kinetischen Energie:

$$\frac{\partial T}{\partial \dot{\phi}} = m R^2 \dot{\phi}, \quad \frac{d}{dt} \frac{\partial T}{\partial \dot{\phi}} = m R^2 \ddot{\phi}, \quad \frac{\partial T}{\partial \phi} = 0$$

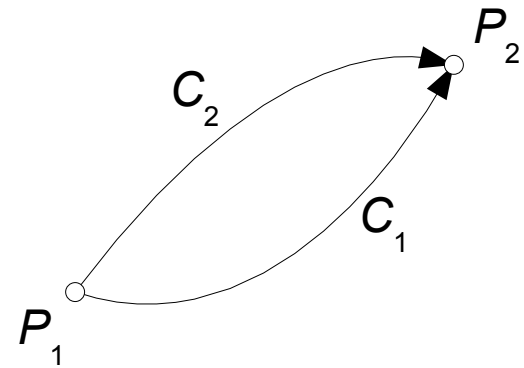
- Bewegungsgleichung: $m R^2 \ddot{\phi} = Q_{\phi} = -m g R \sin(\phi)$

2.2 Konservative Systeme

- Konservative Systeme:

- Eine Kraft heißt konservativ, wenn die Arbeit, die sie an einem Massenpunkt verrichtet, nur vom Anfangs- und Endpunkt der Bahn abhängt, die der Massenpunkt beschreibt, aber unabhängig von der Bahnkurve ist.

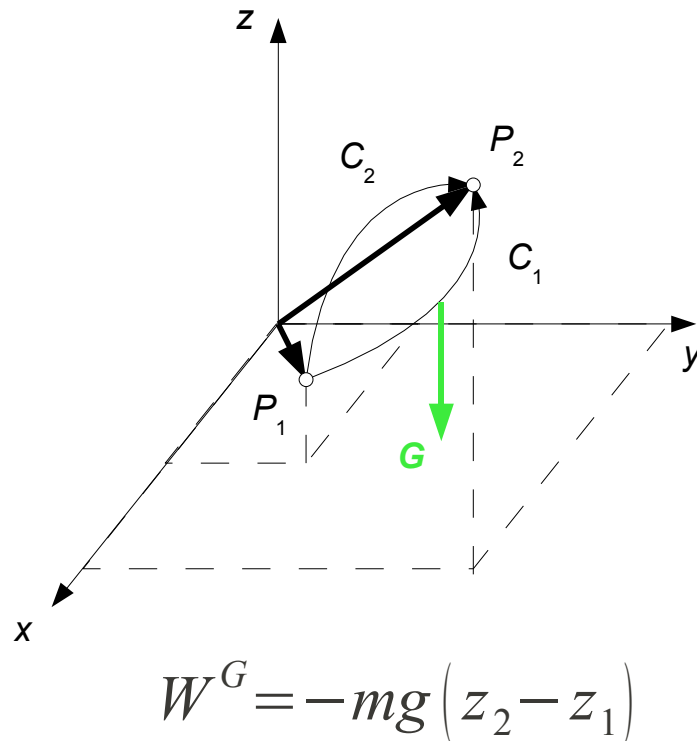
$$W_{12} = \int_{C_1} \mathbf{F} \cdot d\mathbf{r} = \int_{C_2} \mathbf{F} \cdot d\mathbf{r}$$



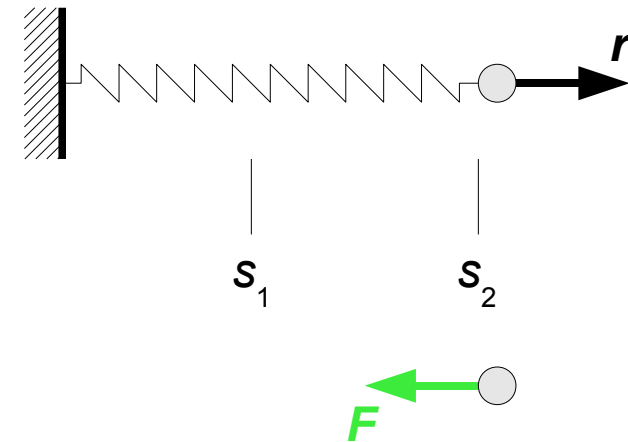
- Ein System heißt konservativ, wenn alle eingepprägten Kräfte konservativ sind.

2.2 Konservative Systeme

- Die Gewichtskraft ist eine konservative Kraft:



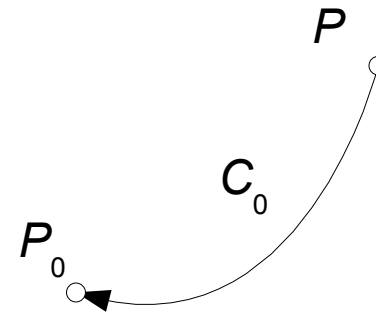
- Die Kraft einer linear elastischen Feder ist eine konservative Kraft:



2.2 Konservative Systeme

- Potenzial:
 - Der Wert des Potentials einer konservativen Kraft an einem Ort P ist gleich dem Wert der Arbeit, den die Kraft an einem Massenpunkt verrichtet, wenn er vom Ort P an einen festen Bezugspunkt P_0 verschoben wird:

$$V(P) = W_0 = \int_P^{P_0} \mathbf{F} \cdot d\mathbf{r} = - \int_{P_0}^P \mathbf{F} \cdot d\mathbf{r}$$



2.2 Konservative Systeme

- Potenzial der Gewichtskraft:

- Wird der Bezugspunkt bei $z = 0$ gewählt, dann gilt für das Potenzial der Gewichtskraft in der Nähe der Erdoberfläche:

$$V^G(x, y, z) = mg z$$

- Potenzial der Federkraft:

- Wird als Bezugspunkt der unverformte Zustand gewählt, dann gilt für das Potenzial der Federkraft:

$$V^F(s) = \frac{1}{2} c s^2$$

2.2 Konservative Systeme

- Zusammenhang zwischen Kraft und Potenzial:
 - Sei P' ein Punkt, der sehr nahe bei Punkt P liegt.
 - Dann gilt für das Potenzial im Punkt P' :

$$V(P') = V(P) + \Delta V = V(P) + \frac{\partial V}{\partial x} \Delta x + \frac{\partial V}{\partial y} \Delta y + \frac{\partial V}{\partial z} \Delta z$$

- Dabei sind Δx , Δy und Δz die kleinen Differenzen zwischen den Koordinaten von Punkt P' und von Punkt P .
- Aus der Definition des Potenzials folgt:

$$V(P') = - \int_{P_0}^{P'} \mathbf{F} \cdot d\mathbf{r} = - \int_{P_0}^P \mathbf{F} \cdot d\mathbf{r} - \int_P^{P'} \mathbf{F} \cdot d\mathbf{r}$$

2.2 Konservative Systeme

- Das erste Integral auf der rechten Seite ist gleich $V(P)$.
- Da P' nahe bei P liegt, gilt für das zweite Integral:

$$\int_P^{P'} \mathbf{F} \cdot d\mathbf{r} = \mathbf{F} \cdot \Delta \mathbf{r} = F_x \Delta x + F_y \Delta y + F_z \Delta z$$

- Damit ist gezeigt:

$$F_x = -\frac{\partial V}{\partial x}, \quad F_y = -\frac{\partial V}{\partial y}, \quad F_z = -\frac{\partial V}{\partial z} \quad \rightarrow \quad \mathbf{F} = -\frac{\partial V}{\partial \mathbf{r}}$$

- Die Kraft ist gleich dem negativen Gradienten des Potenzi- als.

2.2 Konservative Systeme

- Schwerkraft: $V^G(x, y, z) = mgz \rightarrow G_z = -\frac{\partial V^G}{\partial z} = -mg$

- Federkraft: $V^F(s) = \frac{1}{2}cs^2 \rightarrow F_s = -\frac{\partial V^F}{\partial s} = -cs$

- Systeme von Massenpunkten:

- Bei einem System von Massenpunkten hängt die potenzielle Energie von den Koordinaten aller Massenpunkte ab:

$$V = V(\mathbf{r}_1, \dots, \mathbf{r}_n)$$

- Wird nur ein Massenpunkt um $\Delta\mathbf{r}_i$ verschoben, dann verrichten nur die an diesem Massenpunkt angreifenden Kräfte Arbeit.

2.2 Konservative Systeme

- Für die Änderung des Potentials gilt:

$$\Delta V = \frac{\partial V}{\partial \mathbf{r}_i} \cdot \Delta \mathbf{r}_i = -\mathbf{F}_i^{(e)} \cdot \Delta \mathbf{r}_i$$

- Für die Kraft auf einen Massenpunkt gilt also: $\mathbf{F}_i^{(e)} = -\frac{\partial V}{\partial \mathbf{r}_i}$

- Damit berechnen sich die verallgemeinerten Kräfte zu

$$Q_j = \sum_i \mathbf{F}_i^{(e)} \cdot \frac{\partial \mathbf{r}_i}{\partial q_j} = -\sum_i \frac{\partial V}{\partial \mathbf{r}_i} \cdot \frac{\partial \mathbf{r}_i}{\partial q_j} = -\frac{\partial V}{\partial q_j}$$

- Dabei ist $V(q_1, \dots, q_f) = V(\mathbf{r}_1(q_1, \dots, q_f), \dots, \mathbf{r}_n(q_1, \dots, q_f))$

2.2 Konservative Systeme

- Lagrange-Gleichungen 2. Art für konservative Systeme:
 - Wenn alle eingeprägten Kräfte konservative Kräfte sind, lauten die Lagrange-Gleichungen:

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{q}_j} \right) - \frac{\partial T}{\partial q_j} = - \frac{\partial V}{\partial q_j} \rightarrow \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{q}_j} \right) - \frac{\partial}{\partial q_j} (T - V) = 0$$

- Die Funktion

$$L = T - V$$

wird als Lagrange-Funktion bezeichnet.

2.2 Konservative Systeme

- Da die potenzielle Energie nicht von den Geschwindigkeiten abhängt, erfüllt die Lagrange-Funktion die Gleichungen

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{q}_j} \right) - \frac{\partial L}{\partial q_j} = 0, \quad j = 1, \dots, f$$

- Zur Ermittlung der Bewegungsgleichungen muss nur die kinetische und die potenzielle Energie berechnet werden.
- Die Bewegungsgleichungen folgen durch Differenzieren nach den verallgemeinerten Koordinaten.

2.2 Konservative Systeme

- Beispiel: Pendel

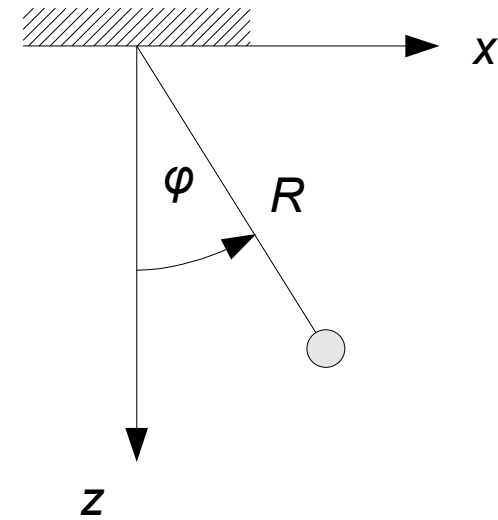
$$x = R \sin(\phi), \quad z = R \cos(\phi)$$

$$V = -mgz = -mgR \cos(\phi)$$

$$L = T - V = \frac{1}{2} m R^2 \dot{\phi}^2 + mgR \cos(\phi)$$

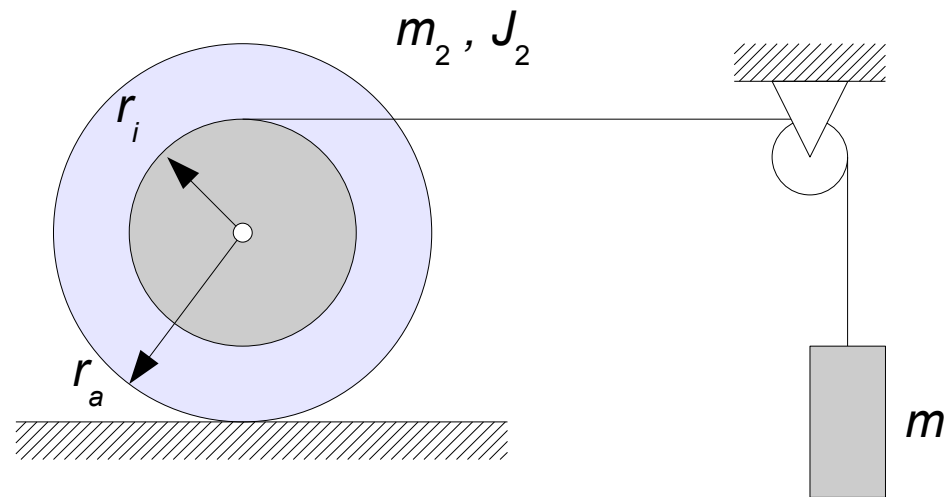
$$\frac{\partial L}{\partial \dot{\phi}} = m R^2 \dot{\phi}, \quad \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{\phi}} \right) = m R^2 \ddot{\phi}$$

$$\frac{\partial L}{\partial \phi} = -mgR \sin(\phi) \quad \rightarrow \quad m R^2 \ddot{\phi} + mgR \sin(\phi) = 0$$



2.2 Konservative Systeme

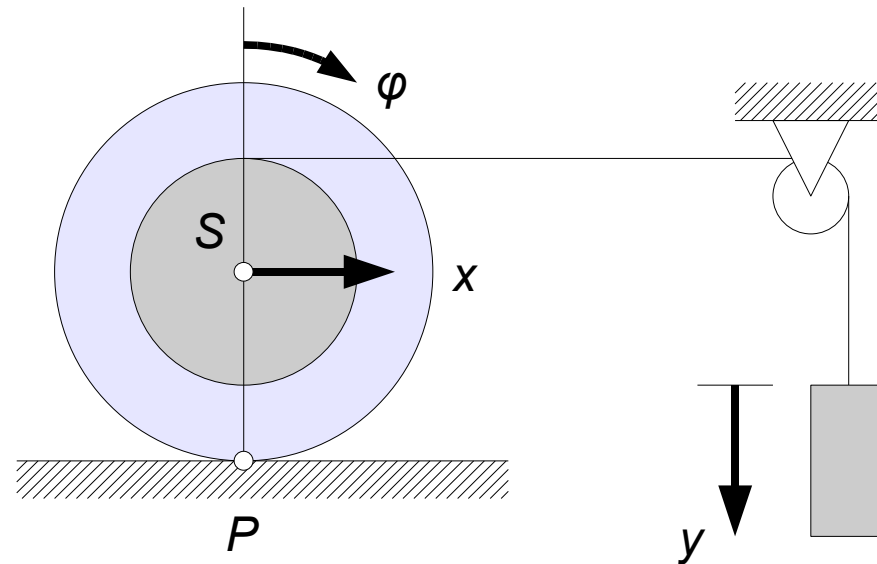
- Beispiel: Seiltrommel
 - Für das dargestellte System, bestehend aus einer Seiltrommel und einem Klotz, ist die Bewegungsgleichung aufzustellen.



2.2 Konservative Systeme

- Als verallgemeinerte Koordinate wird der Winkel φ gewählt, der die Lage der Trommel beschreibt: $q = \varphi$
- Dann gilt:

$$\begin{aligned}x(q) &= r_a q \\y(q) &= (r_a + r_i) q \\ \phi(q) &= q\end{aligned}$$



2.2 Konservative Systeme

- Kinetische Energie:

$$T(\dot{x}, \dot{y}, \dot{\phi}) = \frac{1}{2} m_1 \dot{y}^2 + \frac{1}{2} m_2 \dot{x}^2 + \frac{1}{2} J_2 \dot{\phi}^2$$

$$T(\dot{q}) = \frac{1}{2} m_1 (r_a + r_i)^2 \dot{q}^2 + \frac{1}{2} m_2 r_a^2 \dot{q}^2 + \frac{1}{2} J_2 \dot{q}^2$$

- Potenzielle Energie: $V(x, y, \phi) = -m_1 g y$

$$V(q) = -m_1 g (r_a + r_i) q$$

- Lagrange-Funktion: $L = T - V$

$$L(q, \dot{q}) = \frac{1}{2} \left[m_1 (r_a + r_i)^2 + m_2 r_a^2 + J_2 \right] \dot{q}^2 + m_1 g (r_a + r_i) q$$

2.2 Konservative Systeme

- Ableitungen der Lagrange-Funktion:

$$\frac{\partial L}{\partial \dot{q}} = \left[m_1 (r_a + r_i)^2 + m_2 r_a^2 + J_2 \right] \dot{q}, \quad \frac{\partial L}{\partial q} = m_1 g (r_a + r_i)$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{q}} \right) = \left[m_1 (r_a + r_i)^2 + m_2 r_a^2 + J_2 \right] \ddot{q}$$

- Lagrange-Gleichungen: $\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{q}} \right) - \frac{\partial L}{\partial q} = 0$

$$\left[m_1 (r_a + r_i)^2 + m_2 r_a^2 + J_2 \right] \ddot{q} - m_1 g (r_a + r_i) = 0$$

$$\rightarrow \ddot{q} = \frac{m_1 (r_a + r_i)}{m_1 (r_a + r_i)^2 + m_2 r_a^2 + J_2} g$$

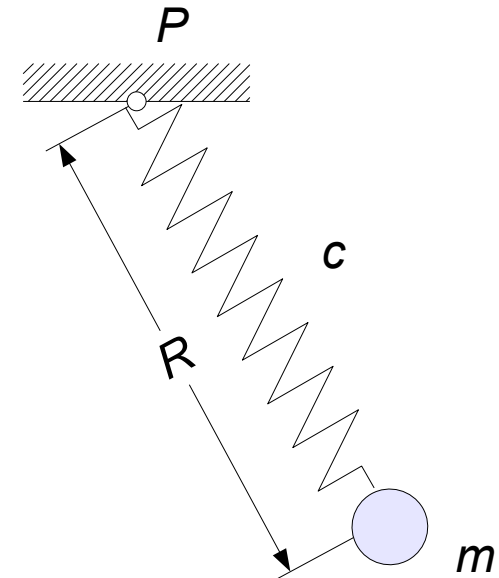
2.2 Konservative Systeme

- Systeme mit konservativen und dissipativen Kräfte:
 - Wirken auf ein System konservative und dissipative Kräfte, dann können die konservativen Kräfte in der Lagrange-Funktion berücksichtigt werden.
 - Die Lagrange-Gleichungen enthalten zusätzlich die verallgemeinerten dissipativen Kräfte:

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{q}_j} \right) - \frac{\partial L}{\partial q_j} = Q_j^{(d)}, \quad j = 1, \dots, f$$

2.3 Beispiel: Federpendel

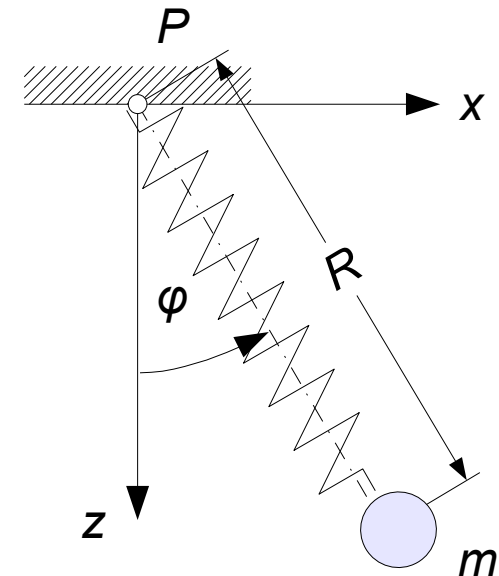
- Aufgabenstellung:
 - Der abgebildete Schwinger besteht aus einem Massenpunkt der Masse m und einer Feder mit der Federkonstanten c .
 - Die augenblickliche Länge der Feder ist R .
 - Die Länge der Feder im entspannten Zustand ist R_0 .
 - Gesucht sind die Bewegungsgleichungen, wenn vorausgesetzt wird, dass der Schwinger sich nur in der Ebene bewegt.



2.3 Beispiel: Federpendel

- Verallgemeinerte Koordinaten:
 - Die Lage des Massenpunktes liegt eindeutig fest, wenn die aktuelle Länge R der Feder und der Winkel φ gegeben sind.
 - Als verallgemeinerte Koordinaten werden gewählt:

$$q_1 = \frac{R}{R_0}, \quad q_2 = \phi$$



2.3 Beispiel: Federpendel

- Zwischen den verallgemeinerten und den kartesischen Koordinaten besteht der Zusammenhang

$$x = R \sin(\phi) = R_0 q_1 \sin(q_2), \quad z = R \cos(\phi) = R_0 q_1 \cos(q_2)$$

- Daraus folgt für die Geschwindigkeit:

$$v_x = \dot{x} = R_0 (\dot{q}_1 \sin(q_2) + q_1 \dot{q}_2 \cos(q_2))$$

$$v_z = \dot{z} = R_0 (\dot{q}_1 \cos(q_2) - q_1 \dot{q}_2 \sin(q_2))$$

2.3 Beispiel: Federpendel

- Kinetische Energie:
 - Für die kinetische Energie des Massenpunkts gilt:

$$\begin{aligned} T(q_1, q_2, \dot{q}_1, \dot{q}_2) &= \frac{1}{2} m (v_x^2 + v_z^2) \\ &= \frac{1}{2} m R_0^2 \left[(\dot{q}_1 \sin(q_2) + q_1 \dot{q}_2 \cos(q_2))^2 + (\dot{q}_1 \cos(q_2) - q_1 \dot{q}_2 \sin(q_2))^2 \right] \\ &= \frac{1}{2} m R_0^2 (\dot{q}_1^2 + q_1^2 \dot{q}_2^2) \end{aligned}$$

2.3 Beispiel: Federpendel

- Potenzielle Energie:
 - Die potenzielle Energie setzt sich zusammen aus der potenziellen Energie der Federkraft und der potenziellen Energie der Gewichtskraft.
 - Als Bezugspunkt für die potenzielle Energie der Federkraft wird die entspannte Feder gewählt.
 - Dann gilt für die potenzielle Energie der Federkraft:

$$V^F(q_1, q_2) = \frac{1}{2} c (R - R_0)^2 = \frac{1}{2} c R_0^2 (q_1 - 1)^2$$

2.3 Beispiel: Federpendel

- Als Bezugspunkt für die potenzielle Energie der Gewichtskraft wird Punkt P gewählt.
- Dann gilt für die potenzielle Energie der Gewichtskraft:

$$V^G(q_1, q_2) = -mgz = -mg R_0 q_1 \cos(q_2)$$

- Lagrange-Funktion:

- Mit $L = T - V^F - V^G$ folgt:

$$L(q_1, q_2, \dot{q}_1, \dot{q}_2) = \frac{1}{2} m R_0^2 (\dot{q}_1^2 + q_1^2 \dot{q}_2^2) - \frac{1}{2} c R_0^2 (q_1 - 1)^2 + mg R_0 q_1 \cos(q_2)$$

2.3 Beispiel: Federpendel

- Ableitungen der Lagrange-Funktion:

$$\frac{\partial L}{\partial \dot{q}_1} = m R_0^2 \dot{q}_1 \quad \rightarrow \quad \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{q}_1} \right) = m R_0^2 \ddot{q}_1$$

$$\frac{\partial L}{\partial \dot{q}_2} = m R_0^2 q_1^2 \dot{q}_2 \quad \rightarrow \quad \frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{q}_2} \right) = m R_0^2 (2 q_1 \dot{q}_1 \dot{q}_2 + q_1^2 \ddot{q}_2)$$

$$\frac{\partial L}{\partial q_1} = m R_0^2 q_1 \dot{q}_2^2 - c R_0^2 (q_1 - 1) + mg R_0 \cos(q_2)$$

$$\frac{\partial L}{\partial q_2} = -mg R_0 q_1 \sin(q_2)$$

2.3 Beispiel: Federpendel

- Lagrange-Gleichungen:

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{q}_1} \right) - \frac{\partial L}{\partial q_1} = 0$$

$$\rightarrow m R_0^2 \ddot{q}_1 - m R_0^2 q_1 \dot{q}_2^2 + c R_0^2 (q_1 - 1) - mg R_0 \cos(q_2) = 0$$

$$\frac{d}{dt} \left(\frac{\partial L}{\partial \dot{q}_2} \right) - \frac{\partial L}{\partial q_2} = 0$$

$$\rightarrow m R_0^2 (2 q_1 \dot{q}_1 \dot{q}_2 + q_1^2 \ddot{q}_2) + mg R_0 q_1 \sin(q_2) = 0$$

2.3 Beispiel: Federpendel

- Bewegungsgleichungen:

$$\ddot{q}_1 - q_1 \dot{q}_2^2 + \frac{c}{m}(q_1 - 1) - \frac{g}{R_0} \cos(q_2) = 0$$

$$q_1 \ddot{q}_2 + 2 \dot{q}_1 \dot{q}_2 + \frac{g}{R_0} \sin(q_2) = 0$$

$$R = R_0 q_1, \quad \phi = q_2$$

2.3 Beispiel: Federpendel

- Spezialfall: Geradlinige Bewegung

- Für die Anfangsbedingungen $q_2(0)=0$, $\dot{q}_2(0)=0$ ist

$$q_2(t)=0$$

eine Lösung der zweiten Bewegungsgleichung.

- Die erste Bewegungsgleichung lautet dann

$$\ddot{q}_1 + \frac{c}{m}(q_1 - 1) - \frac{g}{R_0} = 0 \quad \rightarrow \quad \ddot{q}_1 + \frac{c}{m}q_1 = \frac{c}{m} + \frac{g}{R_0}$$

- Die statische Lösung dieser Gleichung ist

$$q_{1s} = 1 + \frac{mg}{cR_0} \quad \rightarrow \quad R_s = R_0 + \frac{mg}{c}$$

2.3 Beispiel: Federpendel

- R_s ist die Länge, die die Feder infolge der Gewichtskraft in der Ruhelage hat.
- Mit $q_1 = q_{1s} + x$ folgt:
$$\ddot{x} + \frac{c}{m} (q_{1s} + x) = \frac{c}{m} + \frac{g}{R_0}$$
- Daraus folgt:
$$\ddot{x} + \frac{c}{m} x = 0$$
- Die Variable x misst die Auslenkung gegenüber der statischen Ruhelage.
- Sie erfüllt die Schwingungsgleichung eines Einmassenschwingers.

2.3 Beispiel: Federpendel

- Grenzfall: Sehr steife Feder
 - Für $c/m \rightarrow \infty$ folgt aus der ersten Gleichung: $q_1 \rightarrow 1$
 - Damit lautet die zweite Gleichung: $\ddot{q}_2 + \frac{g}{R_0} \sin(q_2) = 0$
 - Das ist die Schwingungsgleichung des mathematischen Pendels.