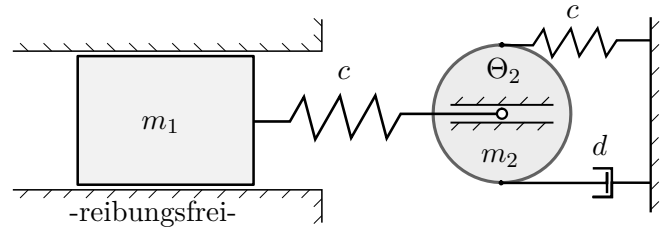


Probeklausur – Energiemethoden der Mechanik WS 2020/21

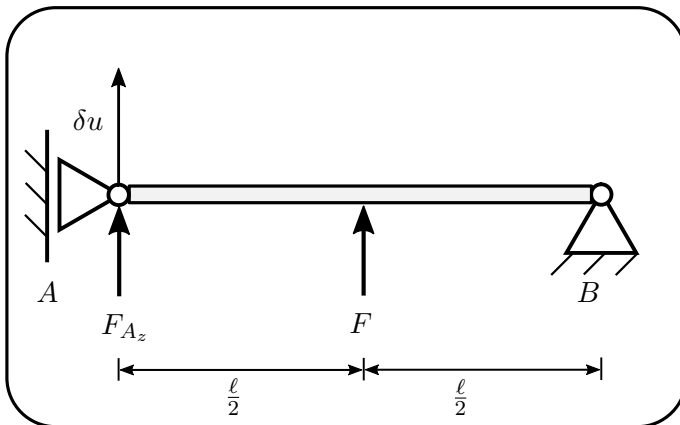
Kurzfragenteil

1. Wieviele generalisierte Koordinaten werden benötigt, um das skizzierte Scheibensystem zu beschreiben? **(1 Punkt)**



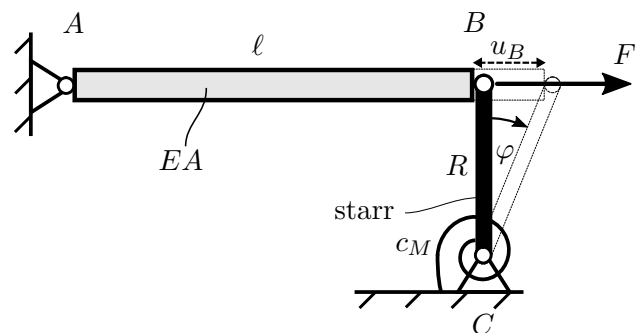
2. Ein starrer Balken wird durch zwei Festlager statisch gelagert und wie dargestellt durch eine Verminderung der Lagerwertigkeit im Punkt A beweglich gemacht.
- a) Zeichnen Sie den nach dem Prinzip der virtuellen Verrückungen verschobenen Balken in die Skizze ein. **(1 Punkt)**
- b) Geben Sie die virtuelle Arbeit δA in Abhängigkeit der gegebenen Größen und der Kraft F_{Az} an. **(1 Punkt)**

Geg.: $F, \ell, \delta u$.



$0 = \delta A =$

3. Das dargestellte System besteht aus einem Dehnstab der Länge ℓ , einem starren Hebel der Länge R und einer Drehfeder mit der Federkonstanten c_M .
- a) Geben Sie die komplementäre Formänderungsenergie des Systems W^* an. **(1 Punkt)**
- b) Bestimmen Sie die Verschiebung u_B des Punktes B für den Fall kleiner Auslenkungen mithilfe eines Satzes von CASTIGLIANO. **(1 Punkt)**

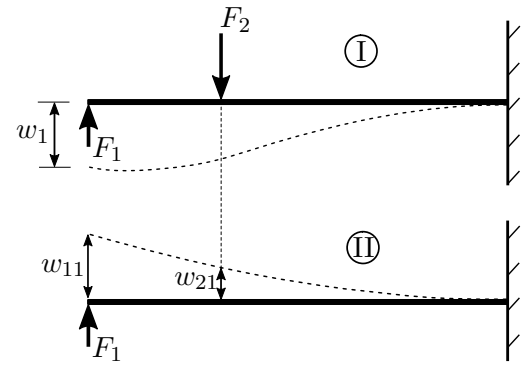


Geg.: EA, F, c_M, ℓ, R .

4. Geben Sie die Maßeinheiten der folgenden Größen ausschließlich in den Einheiten: 1, N, kg, m, s und K an. **(1 Punkt)**

Größe	Symbol	Einheit
Formänderungsenergiedichte	w	
Dehnsteifigkeit	EA	

5. Der dargestellte fest eingespannte Balken wird mit den Kräften F_1 und F_2 belastet, wobei die Durchbiegung w_1 gesucht ist (Fall I). Bekannt sind die Durchbiegungen w_{11} und w_{21} an den betreffenden Stellen für den Fall, dass lediglich die Kraft F_1 wirkt (Fall II).



Geben Sie die Durchbiegung w_1 in den gegebenen Größen an. Nutzen Sie die Beziehungen $\alpha^{kl} = \frac{f^k}{K^l}$ und das Reziprozitätstheorem nach MAXWELL und BETTI. **(1 Punkt)**

Geg.: F_1, F_2, w_{11}, w_{21} .

6. Identifizieren Sie in der unten angegebenen Gleichung die folgenden vier Ausdrücke. Tragen Sie das zugehörige Symbol jeweils in das entsprechende Kästchen ein. **(1 Punkt)**

δB : virtuelle Beschleunigungsarbeit

δA_T : virtuelle Arbeit der Oberflächenkräfte

δA_f : virtuelle Arbeit der Volumenkräfte

δW_S : virtuelle Formänderungsenergie

$$\underbrace{\int_V \sigma_{ji} \frac{\partial \delta u_i}{\partial x_j} dV}_{\square} = \underbrace{\oint_{\partial V} t_i \delta u_i dA}_{\square} + \underbrace{\int_V f_i \delta u_i \rho dV}_{\square} - \underbrace{\int_V \ddot{u}_i \delta u_i \rho dV}_{\square}$$

7. Gesucht wird eine Differentialgleichung für die Biegelinie $w(x)$ eines Balkens der Länge ℓ mit konstantem Querschnitt mithilfe der Variationsrechnung.

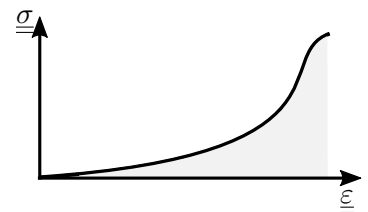
Leiten Sie ausgehend von der folgenden Gleichung einen Ausdruck für den Momentenverlauf $M(x)$ her. **(1 Punkt)**

$$\delta \int_V \frac{1}{6} G z^2 (w'')^2 dV = \int_0^\ell M(x) \delta w''(x) dx$$

Geg.: $G = \text{const.}, I_{yy} = \int z^2 dA$

8. Kreuzen Sie die für die komplementäre Formänderungsenergiedichte w^* im allgemeinsten Fall richtige Aussage an. **(1 Punkt)**

- $w^* = \int_{\tilde{\varepsilon}_{ij}=0}^{\tilde{\varepsilon}_{ij}=\varepsilon_{ij}} \sigma_{ij}(\underline{\tilde{\varepsilon}}) d\tilde{\varepsilon}_{ij}$
- $w^* = \int_{\tilde{\sigma}_{ij}=0}^{\tilde{\sigma}_{ij}=\sigma_{ij}} \varepsilon_{ij}(\underline{\tilde{\sigma}}) d\tilde{\sigma}_{ij}$
- $w^* = w$

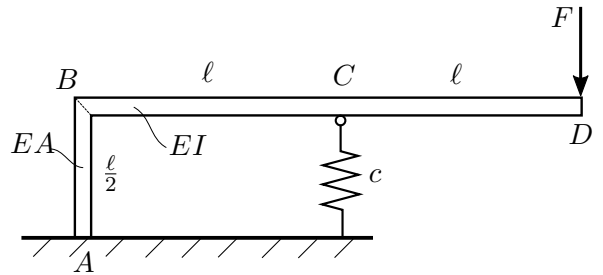


Rechenteil

1 Satz von Castigliano

(15 Punkte)

Der dargestellte schubstarre EULER-BERNOULLI Balken der Biegesteifigkeit EI und Dehnsteifigkeit EA ist im Punkt A fest eingespannt. Es wird durch die Kraft F belastet und im Punkt C durch eine Feder zusätzlich abgestützt.



- Berechnen Sie die Formänderungsenergie des Systems W^* in Abhängigkeit der Federkraft F_C .
- Wende Sie einen der Sätze von CASTIGLIANO an und berechnen Sie die Verschiebung u_C des Punktes C in Abhängigkeit von den gegebenen Größen.
- Berechnen Sie mithilfe eines der Sätze von CASTIGLIANO den Verdrehwinkel φ_B an der Stelle B .

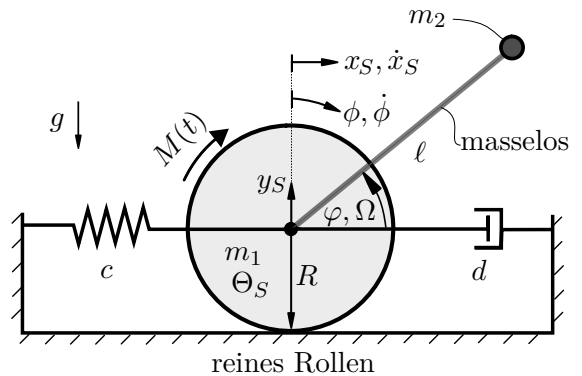
Hinweis: Für diesen Aufgabenteil können die Kraft F_C und die Verschiebung u_C als gegeben angenommen werden

Geg.: F, c, ℓ, EI, EA .

2 Lagrange-Gleichungen 2. Art

(14 Punkte)

Eine auf dem Untergrund rollende Walze der Masse m_1 und dem Radius R ist im Schwerpunkt mit einer Feder und einem Dämpfer gekoppelt. Sie wird durch das Moment $M(t)$ angetrieben. Die zusätzlich über eine masselose starre Verbindung der Länge ℓ angebrachte Punktmasse mit der Masse m_2 wird mit konstanter Winkelgeschwindigkeit $\Omega = \dot{\varphi} = \text{const.}$ bewegt.



- Bestimmen Sie die Anzahl der Freiheitsgrade f des Systems mit der Formel $f = p - k$. Geben Sie alle kinematischen Beziehungen an.
- Bestimmen Sie die Orts- und Geschwindigkeitsvektoren beider Massen und stellen Sie die LAGRANGE-Funktion L des Systems in den generalisierten Koordinaten auf.
- Stellen Sie die Summe der nicht-konservativen Kräfte und Momente Q_i^* in den generalisierten Koordinaten auf.
- Bestimme die Bewegungsdifferentialgleichung des Systems mithilfe der LAGRANGE-Gleichungen 2. Art.

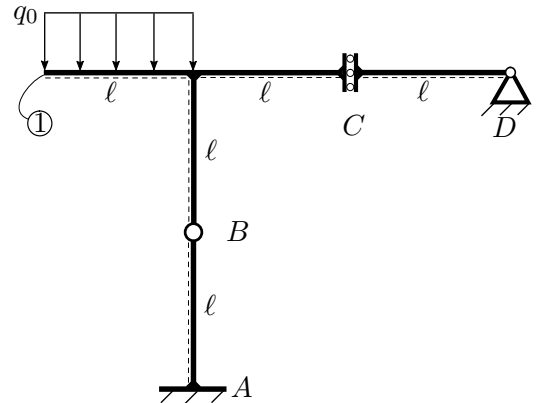
Geg.: $m_1, m_2, \Theta_S, R, \ell, c, d, g, \Omega, M(t)$.

3 Prinzip der virtuellen Kräfte

(11 Punkte)

Das dargestellte System besteht aus drei deformierbaren Trägern, die im Punkt B gelenkig und im Punkt C über eine Schiebehülse miteinander verbunden sind. Es wird die Streckenlast q_0 belastet. Gesucht ist die Verformung an der Stelle „1“ mithilfe des Prinzips der virtuellen Kräfte.




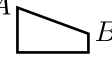







Hinweis: Die Balken sind Schubstarr und es sollen keine Normalkraftseinflüsse berücksichtigt werden. Verwenden Sie bei der Bestimmung der virtuellen Formänderungsenergie δW^* und bei der Anwendung des Eins-Kraft-Konzepts die gegebene Koppeltabelle.



- a) Skizziere die Momentenflächen $M(x)$ des dargestellten Systems sowie die Momentenflächen $\delta M(x)$ eines virtuellen (oder $\bar{M}(x)$ eines Test-)Systems über die Träger. Markante Punkte sind anzugeben.
- b) Berechnen Sie die Verschiebung w_1 an der Stelle „1“.

Geg.: q_0, ℓ, EI .

– Koppeltabelle –

C					
	$A \cdot a$	$\frac{1}{2}A \cdot a$	$\frac{1}{2}B \cdot a$	$\frac{1}{2}(A + B) \cdot a$	$\frac{1}{3}a \cdot A$
	$\frac{1}{2}A \cdot a$	$\frac{1}{3}A \cdot a$	$\frac{1}{6}B \cdot a$	$\frac{1}{6}(2A + B) \cdot a$	$\frac{1}{4}a \cdot A$
	$\frac{1}{2}A \cdot (a + b)$	$\frac{1}{6}A \cdot (2a + b)$	$\frac{1}{6}B \cdot (a + 2b)$	$\frac{1}{6}(2Aa + 2Bb + Ab + Ba)$	$\frac{1}{12}A(3a + b)$
	$\frac{2}{3}A \cdot a$	$\frac{1}{3}A \cdot a$	$\frac{1}{3}B \cdot a$	$\frac{1}{3}(A + B) \cdot a$	$\frac{1}{5}a \cdot A$
	$\frac{2}{3}A \cdot a$	$\frac{5}{12}A \cdot a$	$\frac{1}{4}B \cdot a$	$\frac{1}{12}(5A + 3B)a$	$\frac{2}{15}a \cdot A$
	$\frac{1}{3}A \cdot a$	$\frac{1}{4}A \cdot a$	$\frac{1}{12}B \cdot a$	$\frac{1}{12}(3A + B) \cdot a$	$\frac{1}{5}a \cdot A$