

Kontakt under eksamen:
Dag Werner Breiby
Telefon 7359 3594 / 9845 4213

EKSAMEN TFY4115 FYSIKK
for MTEL og MTTK
5. desember 2008 kl 0900-1300
Bokmål

Hjelpemiddel C:

- Matematisk formelsamling
- Godkjent kalkulator, med tomt minne

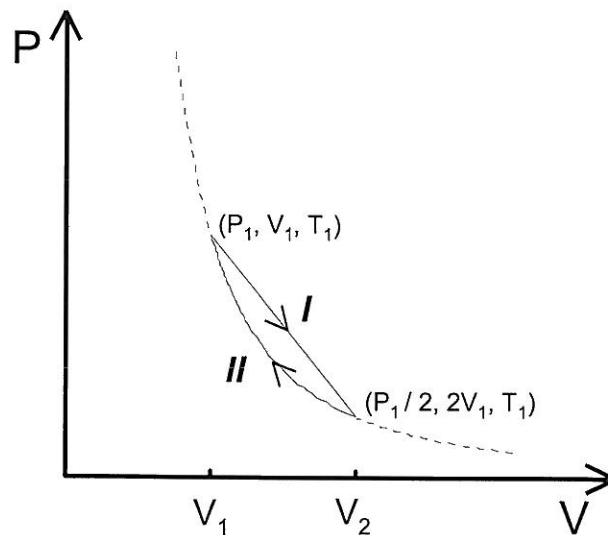
Oppgavesettet består av 3 oppgaver med til sammen 10 deloppgaver. Hver av disse teller 8 % til den endelige karakteren i faget. (De siste 20 % er gitt av midtsemesterprøven). Utlevert er 7 sider, hvorav 1 forside, 4 oppgavesider og 2 sider med formelsamling.

To generelle råd:

- Svar først på de spørsmålene som er de letteste for **deg!**
- Det er alltid bedre å svare **litt** enn ingenting på en besværlig deloppgave, noen poeng ekstra kan komme godt med!

Oppgavesettet er utarbeidet av Dag W. Breiby og sett gjennom av Eivind Hiis Hauge.

Oppgave 1 En ikke spesielt effektiv varmemaskin



En totrinns reversibel prosess for en ideell gass består av *I*: en rett linje fra tilstanden (P_1, V_1, T_1) til tilstanden $(\frac{1}{2} P_1, 2V_1, T_1)$, og *II*: en isoterm kompresjon tilbake til utgangstilstanden, som vist i figuren.

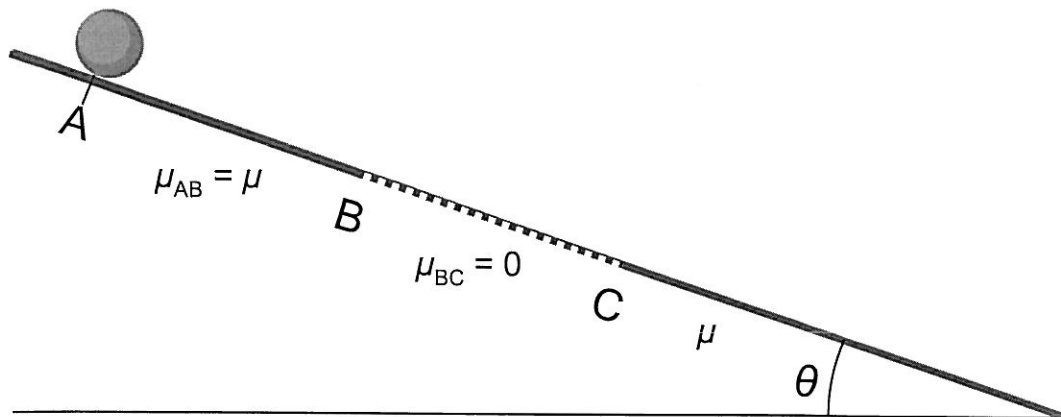
- a) Vis at trykket langs den rette linja kan beskrives ved

$$P(V) = -\frac{1}{2} \frac{P_1}{V_1} V + \frac{3}{2} P_1$$

Bruk dette til å vise at den maksimale temperaturen T_{varm} gassen får i løpet av prosessen er $T_{\text{varm}} = 9/8 T_1$.

- b) Finn arbeidet W utført av gassen per syklus. Hvor stor varmemengde Q_{varm} tilføres gassen i prosessstrinn I?
- c) Hva er virkningsgraden ε til denne varmekraftmaskinen? Hvis en Carnot-maskin hadde virket mellom de samme ekstremtemperaturene T_{varm} og T_1 , hvilken virkningsgrad ε_C ville den ha hatt?
- d) Beregn forskjellen i entropi i gassen mellom punktene (P_1, V_1, T_1) og $(\frac{1}{2} P_1, 2V_1, T_1)$. Hva er endringen av entropi i gassen for en *hel* syklus, og hva er endringen av entropi i omgivelsene?

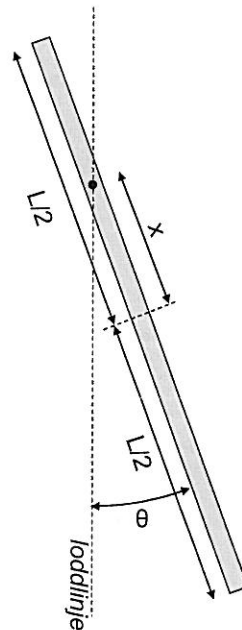
Oppgave 2 Ei kule som både ruller og sklir



Ei kompakt kule med masse m og radius r settes på et skråplan med helningsvinkel θ ved punktet merket A. Kula har i utgangspunktet A translasjonshastighet $v_A = 0$ m/s og rotasjonshastighet $\omega_A = 0$ rad/s, dvs. kula er i ro. Mellom punktene A og B, en distanse s , er friksjonskoeffisienten mellom kula og underlaget μ , som er tilstrekkelig stor til at kula ruller uten å skli.

- Hva er kulas akselerasjon a mellom A og B?
- Hva er kulas translasjonshastighet v_B og vinkelhastighet ω_B ved punktet B? Hva er kulas translasjonsenergi K og rotasjonsenergi K_{rot} i punktet B? Er den totale mekaniske energien kula hadde i A bevart?
- Mellom B og C er friksjonen 0, $\mu_{BC} = 0$. Finn kulas translasjonshastighet v_C og vinkelhastighet ω_C ved punktet C. Avstandene $AB = BC = s$. Beskriv kort og kvalitativt kulas videre bevegelse etter punktet C, hvor friksjonen igjen er lik $\mu = \mu_{AB}$. (Neglisjer forskjellen på statisk og kinetisk friksjon, $\mu = \mu_s = \mu_k$).

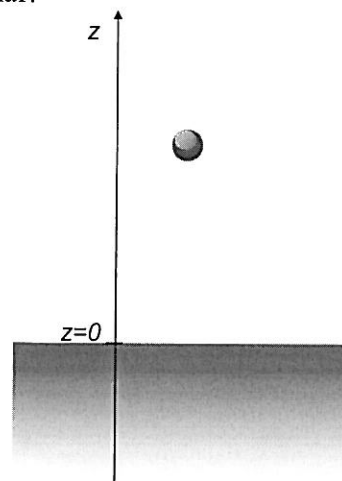
Oppgave 3 består av 3 uavhengige deloppgaver!



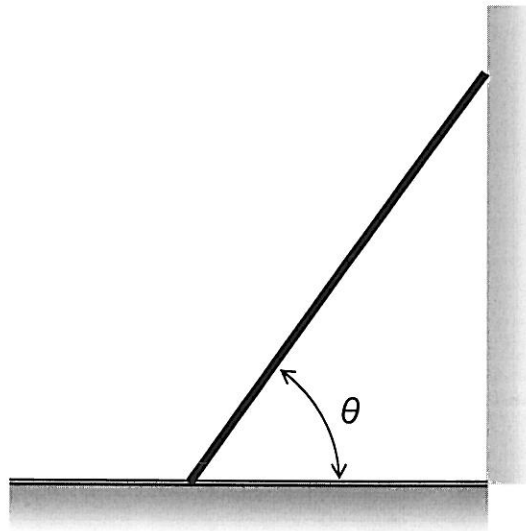
- a) **En pendel** består av en homogen tynn stav med lengde L . Den kan svinge fritt om en akse en avstand $x \in (0, L/2)$ fra bjelkens massepunkt. Vis at for små vinkelutslag θ blir pendelens periode

$$T = \frac{2\pi}{\sqrt{g}} \sqrt{\frac{1}{12} \frac{L^2}{x} + x}$$

For hvilken x er T minimal?



- b) **En dykkende ball!** En ball med masse $m = 0.20$ kg og radius $r = 0.15$ m har høyden z i forhold til ei vannflate. Tettheten til vann er 1000 kg/m^3 , og tyngdens akselerasjon er 9.81 m/s^2 . La nullpunktet for ballens potensielle energi U være vannflata, altså $U(z=0) = 0$. Plott ballens *potensielle energi* som funksjon av høyden z i intervallet $z = -2\text{m}$ (dvs. under vann) til $z = 10$ m. (Neglisjer komplikasjoner med delvis neddykket ball, dvs. for $-r < z < r$). **NB:** Oppgaven spør *ikke* om ballens kinetiske energi!



- c) **En bjelke** er lent opp mot en glatt vegg (ingen friksjon mellom bjelke og vegg), med den ene enden hvilende mot gulvet, se figur. Det er en vinkel θ mellom bjelken og gulvet. Vis at friksjonskoeffisienten mellom bjelken og gulvet må være minimum $1/(2\tan \theta)$ for at bjelken ikke skal skli.

FormelsamlingVektorstørrelser er i **uthevet** skrift.**Fysiske konstanter:**

$$\begin{aligned} \text{Ett mol: } M(^{12}\text{C}) &= 12 \text{ g} & 1 \text{ u} &= 1.660538 \cdot 10^{-27} \text{ kg} & N_A &= 6.02 \cdot 10^{23} \text{ mol}^{-1} \\ k_B &= 1.38 \cdot 10^{-23} \text{ J/K} & R &= N_A k_B = 8.31 \text{ J mol}^{-1} \text{ K}^{-1} & \sigma &= 5.67 \cdot 10^{-8} \text{ Wm}^{-2}\text{K}^{-4} \\ \epsilon_0 &= 8.85 \cdot 10^{-12} \text{ C}^2/\text{Nm}^2 & \mu_0 &= 4\pi \cdot 10^{-7} \text{ N/A}^2 & e &= 1.6 \cdot 10^{-19} \text{ C} & m_e &= 9.1 \cdot 10^{-31} \text{ kg} \\ c &= 2.999724 \cdot 10^8 \text{ m/s} & h &= 6.63 \cdot 10^{-34} \text{ Js} & 0^\circ\text{C} &= 273 \text{ K} & g &= 9.8 \text{ m/s}^2 \end{aligned}$$

Mekanikk:

$$\frac{d\mathbf{p}}{dt} = \mathbf{F}(\mathbf{r}, t), \text{ der } \mathbf{p}(\mathbf{r}, t) = m\mathbf{v} = m d\mathbf{r}/dt; \quad \mathbf{F} = m\mathbf{a};$$

$$\text{Konstant } a: \quad v = v_0 + at; \quad s = s_0 + v_0 t + \frac{1}{2} at^2; \quad 2as = v^2 - v_0^2$$

$$dW = \mathbf{F} \cdot d\mathbf{s}; \quad K = \frac{1}{2} mv^2; \quad U(\mathbf{r}) = \text{potensiell en. (tyngde: } mgh; \text{ fjær: } \frac{1}{2} kx^2)$$

$$\mathbf{F} = -\nabla U; \quad F_x = -\frac{\partial}{\partial x} U(x, y, z); \quad E = \frac{1}{2} mv^2 + U(\mathbf{r}) + \text{friksjonsarbeid} = \text{konstant.}$$

$$\text{Tørr friksjon: } |F_f| = \mu_s \cdot F_\perp \text{ eller } |F_f| = \mu_k \cdot F_\perp; \quad \text{Viskøs frksjon: } \mathbf{F}_f = -k_f \mathbf{v}$$

$$\text{Dreiemoment: } \boldsymbol{\tau} = (\mathbf{r} - \mathbf{r}_0) \times \mathbf{F}, \text{ der } \mathbf{r}_0 \text{ er valgt referansepunkt; } dW = \boldsymbol{\tau} \cdot d\boldsymbol{\theta}$$

$$\text{Statisk likevekt: } \sum_i \mathbf{F}_i = \mathbf{0}, \quad \sum_i \boldsymbol{\tau}_i = \mathbf{0}$$

$$\text{Massemidelpunkt (tyngdepunkt): } \mathbf{R} = \frac{1}{M} \sum_i m_i \mathbf{r}_i; \quad M = \sum_i m_i$$

$$\text{Elastisk støt: } \sum_i \mathbf{p}_i = \text{konstant}; \quad \sum_i E_i = \text{konstant.} \quad \text{Uelastisk støt: } \sum_i \mathbf{p}_i = \text{konstant.}$$

$$\text{Vinkelhastighet: } \boldsymbol{\omega} = \omega \hat{\mathbf{z}}; \quad |\boldsymbol{\omega}| = \omega = d\theta / dt; \quad \text{Vinkelakselerasjon: } \boldsymbol{\alpha} = d\boldsymbol{\omega} / dt; \quad \alpha = d\omega / dt = d^2\theta / dt^2.$$

$$\text{Sirkelbevegelse: } \mathbf{v} = \boldsymbol{\omega} \times \mathbf{r}; \quad v = r\omega; \quad \text{Sentripetalakselerasjon } a_r = -v\omega = -v^2 / r = -r\omega^2$$

$$\text{Baneaks.: } a_\theta = dv / dt = r d\omega / dt = r\alpha; \quad \text{Rotasjonsenergi: } K_{\text{rot}} = \frac{1}{2} I\omega^2, \text{ der } I \text{ er treghetsmomentet.}$$

$$I \equiv \sum_i m_i r_{\perp i}^2 \rightarrow \int_V dV \rho r_\perp^2, \text{ der } r_{\perp i} \text{ er avstanden fra } m_i \text{ til rotasjonsaksen. Med aksene gjennom massemidelpunktet: } I \rightarrow I_0.$$

$$\text{Massiv kule: } I_0 = \frac{2}{5} MR^2; \quad \text{Kuleskall: } I_0 = \frac{2}{3} MR^2; \quad \text{Kompakt sylinder / skive: } I_0 = \frac{1}{2} MR^2;$$

$$\text{Lang, tynn stav: } I_0 = \frac{1}{12} ML^2; \quad \text{Parallellakseeteoremet (Steiners sats): } I = I_0 + Mb^2$$

$$\text{Banespinn: } \mathbf{L}_{\text{bane}} = M(\mathbf{R} - \mathbf{r}_0) \times \mathbf{V}, \text{ der } \mathbf{r}_0 \text{ er felles referansepunkt for } \mathbf{L} \text{ og } \boldsymbol{\tau}, \text{ og tyngdepunksbevegelsen er gitt av } \mathbf{R} \text{ og } \mathbf{V} = d\mathbf{R} / dt. \text{ Egenspinn: } \mathbf{L}_{\text{egen}} = I_0 \cdot \boldsymbol{\omega}$$

$$\text{For (sylinder)symmetriske faste legemer: } \mathbf{L}_{\text{tot}} = \mathbf{L}_{\text{bane}} + \mathbf{L}_{\text{egen}}; \quad \boldsymbol{\tau}_{\text{tot}} = d\mathbf{L}_{\text{tot}} / dt$$

$$\text{Hydrostatisk trykk: } P(h) = P_0 + \rho gh; \quad \text{Bernoulli, langs strømlinje: } P + \frac{1}{2} \rho v^2 + \rho gh = \text{konst.}$$

Svingninger:

Udempet svingning: $\ddot{x} + \omega_0^2 x = 0$; $\omega_0 = \sqrt{k/m}$; $T = 2\pi/\omega_0$; $f_0 = 1/T = \omega_0/2\pi$

Pendel: $\ddot{\theta} + \omega_0^2 \sin \theta = 0$; Fysisk pendel: $\omega_0 = \sqrt{gmd/I}$; Matematisk pendel: $\omega_0 = \sqrt{g/l}$

Dempet svingning: $\ddot{x} + 2\gamma\dot{x} + \omega_0^2 x = 0$; $\gamma = b/2m$

Elektrisk analogi, LRC serie svingekrets: $\omega_0 = 1/\sqrt{LC}$; $\gamma = R/2L$

$\gamma < \omega_0$ Underkritisk dempet: $x(t) = A e^{-\gamma t} \cos(\omega_d t - \delta)$; $\omega_d = \sqrt{\omega_0^2 - \gamma^2}$

$\gamma > \omega_0$ Overkritisk dempet: $x(t) = A^+ e^{-\alpha^{(+)}t} + A^- e^{-\alpha^{(-)}t}$; $\alpha^{(\pm)} = \gamma \pm \sqrt{\gamma^2 - \omega_0^2}$

Tvungne svingninger: $\ddot{x} + 2\gamma\dot{x} + \omega_0^2 x = f_0 \cos \omega t$, med partikulær løsning når $t \gg \gamma^{-1}$:

$x(t) = x_0 \cos(\omega_d t - \delta)$; $x_0(\omega) = f_0 \left[\sqrt{(\omega^2 - \omega_0^2)^2 + 4\gamma^2 \omega^2} \right]^{-1}$; $\tan \delta = 2\gamma\omega/(\omega_0^2 - \omega^2)$

Termisk fysikk:

n = antall mol; $N = nN_A$ = antall molekyler; f = antall frihetsgrader; $\alpha = l^{-1} dl/dT$

$\Delta Q = \Delta U + \Delta W$; $C = \frac{\Delta Q}{\Delta T}$ (Varmekapasiteten kan være gitt pr. masseenhet eller pr. mol)

$PV = nRT = Nk_B T$; $PV = N \frac{2}{3} \langle K \rangle$; $\langle K \rangle = \frac{1}{2} m \langle v^2 \rangle = \frac{3}{2} m \langle v_x^2 \rangle$; $\Delta W = P\Delta V$; $W = \int_1^2 P dV$

Størrelser pr mol: $C_V = \frac{1}{2} fR$; $C_P = \frac{1}{2} (f+2)R = C_V + R$; $dU = C_V \cdot dT$

For ideell gass: $\gamma = C_P/C_V = (f+2)/f$. Adiabat: $PV^\gamma = \text{konst.}$; $TV^{\gamma-1} = \text{konst.}$

Virkningsgrader for varmekraftmaskiner: $\varepsilon = W/Q_v$; Carnot: $\varepsilon = 1 - T_k/T_v$; Otto: $\varepsilon = 1 - 1/r^{\gamma-1}$

Kjøleskap: $\eta_K = \left| \frac{Q_k}{W} \right| \frac{\text{Carnot}}{T_v - T_k} \frac{T_k}{T_v - T_k}$; Varmepumpe: $\eta_{VP} = \left| \frac{Q_v}{W} \right| \frac{\text{Carnot}}{T_v - T_k} \frac{T_v}{T_v - T_k}$

Clausius: $\sum \frac{\Delta Q}{T} \leq 0$; $\oint \frac{dQ}{T} \leq 0$; Entropi: $dS = \frac{dQ_{rev}}{T}$; $\Delta S_{12} = \int_1^2 \frac{dQ_{rev}}{T}$

Entropiendring $1 \rightarrow 2$ i en ideell gass: $\Delta S_{12} = nC_V \ln(T_2/T_1) + nR \ln(V_2/V_1)$

Varmeledning: $j_x = -\kappa \frac{\partial T}{\partial x}$; $\mathbf{j} = -\kappa \nabla T$; $\frac{\partial T}{\partial t} = D_T \nabla^2 T$, $D_T = \kappa/(c\rho)$; $c\rho$ = varmekap. pr volum.

Stråling: $j_s = \frac{c}{4} u(T)$; $u(T) = \int_0^\infty \eta(f, T) df$; $\eta(f, T) = \frac{8\pi h f^3}{c^3} \frac{1}{\exp(hf/k_B T) - 1}$