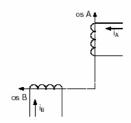
A3. Dvofazni namot 2-polnog električnog stroja prema slici sadrži dva potpuno jednaka i međusobno prostorno okomita namota protjecana strujama $i_A = 8\cos\omega t$ [A] i $i_B = 10\cos\left(\omega t + \frac{2\pi}{3}\right)$ [A]. Koliki je omjer amplituda direktnog i inverznog okretnog protjecanja? Pretpostavite da je prostorna raspodjela protjecanja sinusna.



$$\Theta_{x,tA} = \Theta_{tA} \sin\left(\frac{\pi}{\tau_P}x\right) = \Theta_A \cos(\omega t) \sin\left(\frac{\pi}{\tau_P}x\right) = \frac{\Theta_A}{2} \left[\sin\left(\frac{\pi}{\tau_P}x - \omega t\right)\right] + \sin\left(\frac{\pi}{\tau_P}x + \omega t\right)$$

$$\Theta_{x,tB} = \Theta_{tB} \sin\left(\frac{\pi}{\tau_{P}}x - \frac{\pi}{2}\right) = \Theta_{B} \cos\left(\omega t + \frac{2\pi}{3}\right) \sin\left(\frac{\pi}{\tau_{P}}x - \frac{\pi}{2}\right) = \frac{\Theta_{B}}{2} \left[\underbrace{\sin\left(\frac{\pi}{\tau_{P}}x - \omega t - \frac{7\pi}{6}\right)}_{direktno} + \underbrace{\sin\left(\frac{\pi}{\tau_{P}}x + \omega t + \frac{\pi}{6}\right)}_{inverzno} \right]$$

$$\Theta_{x,t} = \Theta_{d,t} + \Theta_{i,t}$$

Trebalo bi zbrojiti prvo 2 direktne komponente pa onda 2 inverzne komponente – amplitude Θ_A i Θ_B nisu iste pa se mogu komponente zbrojiti preko fazora.

Ali dobio sam $\Theta_A=2.52$ i $\Theta_B=8.697$ što daje omjer aplituda $\frac{\Theta_d}{\Theta_i}pprox 0.29$, dok je rješenjima omjer 0.529. U roku od 19.04.2004. bio je sličan

zadatak (2 prostorno okomita namota, prostorna raspodjela sinusna) gdje su struje $i_A=10\sin\omega t$ i $i_B=12\sin(\omega t+150^\circ)$. Uz isti postupak (s fazorima) tamo se dobije točan rezultat $\frac{\Theta_d}{\Theta_i}=0.584$. Možda je ovdje greška u rješenjima ili ...

B2. Toplinski izolirani spremnik podijeljen je u dva jednaka dijela: prvi dio je ispunjen zrakom (R = 287 J/kgK) dok je drugi dio potpuno prazan. Koliko iznosi specifična promjena entropije zraka nakon uklanjanja pregrade u spremniku?

$$V_1 = (s \ pregradom) = \frac{V}{2}$$
 $V_2 = (bez \ pregrade) = V$ $R = 287 \ J/kgK$ $T_1 = T_2 = T = konst. \ (topl. \ izoliran \ prostor)$ $\Delta s = ?$

Prvi volumen je dvostruko manji – radi se samo o polovici spremnika.

Za promjenu entropije uzimaš ovu formulu $\Delta S = m \cdot c_V \cdot \ln\left(\frac{T_2}{T_1}\right) + m \cdot R \cdot \ln\left(\frac{V_2}{V_1}\right)$, a onda za specifičnu promjenu entropije gornju formulu podijeliš s masom pa ostane $\Delta s = c_V \cdot \ln\left(\frac{T_2}{T_1}\right) + R \cdot \ln\left(\frac{V_2}{V_1}\right)$:

$$\Delta s = c_V \cdot \ln\left(\frac{T_2}{T_1}\right) + R \cdot \ln\left(\frac{V_2}{V_1}\right)$$

$$\Delta s = c_V \cdot \ln\left(\frac{T}{T}\right) + R \cdot \ln\left(\frac{V}{\frac{V}{2}}\right)$$

$$\Delta s = \underbrace{c_V \cdot \ln 1}_{0} + R \cdot \ln 2 = 287 \cdot \ln 2 = 198.93324 \quad J/kgK$$

$$z = \underbrace{c_V \cdot \ln 1}_{0} + R \cdot \ln 2 = 287 \cdot \ln 2 = 198.93324 \quad J/kgK$$

B3. Toplinski stroj s Carnotovim kružnim procesom ima efikasnost 75% s temperaturom donjeg spremnika od 0°C. Koliki bi koeficijent izvođenja imao hladnjak s istim procesom između istih temperature?

$$\eta_{\rm CKP} = 75~\% = 0.75~~t_{\rm DOVEDENA} = 0°C \Rightarrow T_{\rm DOVEDENA} = 273.16~K~~KI_{\rm HLADNJAKA} = ?$$

Iz izraza za korisnost C.K.P. izračuna se $T_{OKOLICE}$:

$$\eta_{CKP} = 1 - \frac{T_{OKOLICE}}{T_{DOVEDENA}} \Rightarrow T_{OKOLICE} = (\eta_{CKP} - 1) \cdot (-T_{DOVEDENA}) = 68.29 \text{ K}.$$

I onda se obije temperature ubace u formulu za koeficijent izvođenja hladnjaka:

$$KI_{HLADNJAK} = \frac{T_{OKOLICE}}{T_{DOVEDENA} - T_{OKOLICE}} = 0.33333$$
, odnosno $KI_{HLADNJAK} \approx 0.33$

B4. Instalirani protok za protočnu hidroelektranu (aktivna visina 20 m, ukupni stupanj djelovanja 85%) očekivan je trećinu vremena tijekom godine. Vjerojatnosna krivulja protoka ima oblik Q(t) = 300–25*t [m³/s] (t u mjesecima). Odrediti očekivanu godišnju proizvodnju električne energije i faktor opterećenja (kapaciteta) hidroelektrane.

$$H_n = 20 \ m \ \eta = 85 \% = 0.85 \ Q_{ins}(tokom \ 4 \ mj.) \ Q(t) = 300 - 25 \cdot t \ [m^3/s] \ W, \ m = ?$$

Instalirani protok je očekivan trećinu vremena tijekom godine pa onda iznosi:

$$Q_{ins} = Q(4) = 300 - 25 \cdot 4 = 200 \ m/s$$

Sada se računa godišnji prosječni protok Q_{sri} :

$$Q_{sri} = \frac{1}{12} \cdot \left(Q_{ins} \cdot t + \frac{Q_{ins} - Q(12)}{2} \cdot (12 - t) \right) = \frac{1}{12} \cdot \left(800 + \frac{200 - 0}{2} \cdot (8) \right) \Rightarrow Q_{sri} = 133.33333 \ m^3 / s$$

Faktor opterećenja (kapaciteta) se računa kao omjer očekivane godišnje proizvodnje i 'maksimalne' god. proizvodnje (s instaliranim protokom):

$$m = \frac{W}{W_i} = \frac{8760 \cdot 9.80665 \cdot \eta \cdot Q_{sri} \cdot H_n}{8760 \cdot 9.80665 \cdot \eta \cdot Q_{ins} \cdot H_n} = \frac{Q_{sri}}{Q_{ins}} = 0.66666$$
, znači da je $m \approx 0.67$.

I još se izračuna očekivana god. proizvodnja:

$$W = 8760 \cdot 9.80665 \cdot \eta \cdot Q_{sri} \cdot H_n = 1.94721 \cdot 10^8 \text{ kWh}$$
, odnosno $W = 195 \text{ GWh}$.

15.06.2005.

B1. Cilindar s klipom upotrebljava se za kompresiju plina mase 0,9 kg od volumena 0,396 m³ na volumen 0,255 m³ pri konstantnom tlaku od 95,76 kPa. Za vrijeme trajanja procesa došlo je do smanjenja unutrašnje energije za 8135 J. Izračunati količinu i predznak topline koja je dovedena ili odvedena plinu za vrijeme kompresije.

$$m = 0.9 \ kg \ V_1 = 0.396 \ m^3 \ V_2 = 0.255 \ m^3 \ p = konst. = 95.76 \ kPa \ U_2 - U_1 = -8135 \ J \ Q = ?$$

Toplina se računa kao $Q_{12} = (U_2 - U_1) + W_{12}$ gdje se rad računa ovako:

$$\begin{split} W_{12} &= \int\limits_{1}^{2} p dV = p \cdot \left(V_{2} - V_{1}\right) = -13502.16 \ J \text{ . Onda je toplina:} \\ Q_{12} &= \left(U_{2} - U_{1}\right) + W_{12} = -8135 - 13502.16 = -21637.16 \ J \text{ , znači } Q_{12} \approx -21.6 \ kJ \text{ .} \end{split}$$

B2. Nad zrakom volumena 0,2 m³ na 40° C i 400 kPa u krutom izoliranom spremniku miješanjem se obavi 200 kJ rada. Koliko iznosi promjena entropije zraka? (c_p = 1004 J/kgK, R = 287 J/kg·K)

$$V = 0.2 \ m^3 \ t = 40 \ ^{\circ}C \Rightarrow T = 313.16 \ K \ p = 400 \ kPa \ \Delta U = 200 \ kJ \ \Delta S = ?$$

Radi se o izohornome procesu (kruti izolirani spremnik – stalni volumen). Prvo izračunamo masu zraka:

$$p \cdot V = m \cdot R \cdot T \Rightarrow m = \frac{p \cdot V}{R \cdot T} = 0.89011 \ kg$$
. Za toplinu vrijedi $Q = \Delta U + W$, ali u izohornome procesu je

W=0, pa onda vrijedi $Q=\Delta U=200~kJ$. Treba još izračunati $c_V\to c_V=c_P-W=717~J/kgK$. Iz formule za toplinu izračunamo T_2 :

$$Q = m \cdot c_V \cdot (T_2 - T_1) \Rightarrow T_2 = \frac{Q}{m \cdot c_V} + T_1 = 626.53838 \ K$$
. Sada možemo izračunati ΔS :

$$\Delta S = m \cdot c_V \cdot \ln \left(\frac{T_2}{T_1} \right) = 442.59326 \ J/K$$
, odnosno promjena entropije zraka je $\Delta S \approx 443 \ J/K$.

B3. Rashladni uređaj hladi prostor na -5° C prenošenjem topline na 20° C. Izračunati koliko treba najmanje povećati potrebni mehanički rad za hlađenje prostora na -25° C.

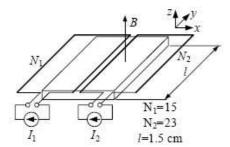
$$t_1 = -5 \ ^{\circ}C \Rightarrow T_1 = 268.16 \ K \quad t_2 = -25 \ ^{\circ}C \Rightarrow 248.16 \ K \quad t_{odvedena} = 20 \ ^{\circ}C \Rightarrow 293.16 \ K \quad W_2/W_1 = ?$$

Iz formule $KI = \frac{Q}{W}$ i $KI = \frac{T_{odvedena} - T_{dovedena}}{T_{dovedena}}$ dobije se $W = Q \cdot \frac{T_{odvedena} - T_{dovedena}}{T_{dovedena}}$ pa se može naći omjer:

$$\frac{W_2}{W_1} = \frac{Q \cdot \frac{T_{odvedena} - T_2}{T_2}}{Q \cdot \frac{T_{odvedena} - T_1}{T_1}} = \dots = 1.945068, \text{ znači omjer je } W_2/W_1 \approx 1.94.$$

01.07.2005.

- A1. Sustav za pozicioniranje prikazan na slici se sastoji od permanentnog magneta koji se može slobodno pomicati u smjeru ±x osi. Magnet stvara homogeno magnetsko polje indukcije 0.85 T u smjeru +z osi. Dva svitka s 15 i 23 zavoja su napajana iz strujnih izvora.
 - a) Za trenutni položaj magneta prema slici odredite iznos i smjer sile koja djeluje na magnet ako su struje I₁ = 0.25 A i I₂ = -0.1 A.
 - b) Odredite struju I_1 tako da je rezultantna sila na magnet jednaka nuli ako je $I_2 = -0.1$ A.



$$B = 0.85 \ T \ \left(+ \ z \right) \ N_1 = 15 \ N_2 = 23 \ a) \ I_1 = 0.25 \ A \ I_2 = -0.1 \ A \ \vec{F}_m = ? \ b) I_2 = -0.1 \ A \ \vec{F}_m = 0 \ I_1 = ?$$

Možda ovako:

a)
$$F_m = N_2 \cdot B \cdot I_2 \cdot l - N_1 \cdot B \cdot I_1 \cdot l = -0.07714 \ N$$
, znači $F_m \approx 0.077 \ N$, u smjeru –x.
$$F_m = N_2 \cdot B \cdot I_2 \cdot l - N_1 \cdot B \cdot I_1 \cdot l$$

$$\left. \begin{array}{l} F_m = N_2 \cdot B \cdot I_2 \cdot l - N_1 \cdot B \cdot I_1 \cdot l \\ \text{b) } 0 = -0.029325 - 15 \cdot 0.85 \cdot I_1 \cdot l \\ I_1 = -0.15333 \ \ A \end{array} \right\} \ \ \text{struja je} \ \ I_1 \approx -0.15333 \ \ A \, .$$

B1. Za neku prostoriju dimenzija 20×50×5 m odrediti omjer i razliku mase zraka u sobi zimi (17 °C) i ljeti (27 °C) uz jednaki tlak od 101 kPa.

$$V = 20 \times 50 \times 5$$
 $m = 5000$ m^3 $T_1 = 290.16$ K $T_2 = 300.16$ K $p = 101$ kPa

Treba samo formula $p \cdot V = m \cdot R \cdot T$, gdje je $R = 287 \ J/kgK$:

$$\frac{m_1}{m_2} = \frac{\frac{p \cdot V}{R \cdot T_1}}{\frac{p \cdot V}{R \cdot T_2}} = \frac{T_2}{T_1} = 1.03446 , \text{ znači omjer je } m_1/m_2 \approx 1.034 .$$

$$m_1 = \frac{p \cdot V}{R \cdot T_1} = 6064.17798 \ kg \ i \ m_2 = \frac{p \cdot V}{R \cdot T_2} = 5862.14646 \ kg \ pa je razlika masa \ m_1 - m_2 = 202.03152 \ ili$$

$$\Delta m \approx 202 \ kg \ .$$

B2. Pet stotina cm³ zraka na 800 °C i 6 MPa izotermno ekspandira do tlaka od 200 kPa. Koliko iznosi izmijenjena toplina i promjena entropije zraka?

Izotermni proces, znači da je $p_1 \cdot V_1 = p_2 \cdot V_2$ pa izračunamo $V_2 \rightarrow V_2 = \frac{p_1 \cdot V_1}{p_2} = 0.015 \ m^3$.

Sad izračunamo rad (= toplinu): $W = Q = p_1 \cdot V_1 \cdot \ln \left(\frac{V_2}{V_1} \right) = 10203.59215 \ J \ \text{ili} \ Q \approx 10.2 \ kJ$.

Promjenu entropije izračunamo ovako: $\Delta S = \frac{Q}{T} = 9.50799 \ J/K$ ili $\Delta S \approx 9.51 \ J/K$.

01.07.2005.

B3. Izračunati potrebnu mehaničku snagu za pogon hladnjaka koji ima koeficijent iskorištenja 4 i za hlađenje je potrebno odvoditi 30 MJ/h topline.

$$KI = 4$$
 $P_{odvedena} = 30$ MJ/h $P_{meh} = ?$

Prvo sredimo toplinsku snagu: $P_{odvedena} = \frac{30 \ MJ}{3600 \ s} = 8333.33333 \ W$. Onda u formuli $KI = \frac{Q_{odvedena}}{W_{meh}}$ energije

zamjenimo snagama: $KI = \frac{P_{odvedena}}{P_{meh}}$ i izračunamo snagu: $P_{meh} = P_{odvedena} \cdot KI = 2083.33333 \ W \approx 2.08 \ kW$.

B1. Koliko iznosi rad komprimiranja zraka u spremniku (200 kPa i 0,2 m³) pri konstantnoj temperaturi (50 °C) na deset puta manji volumen i kako izgleda proces u p-v dijagramu?

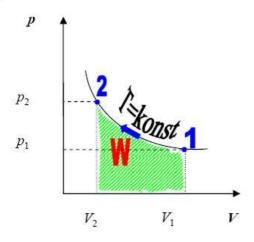
$$V_1 = 0.2 \ m^3$$
 $p_1 = 200 \ kPa$ $t = 50 \ ^{\circ}C \Rightarrow T = 273.16 + 50 = 323.16 \ K = konst.$ $V_2 = 0.1 \cdot V_1 = 0.02 \ m^3$

Ovdje se radi o izotermnom procesu jer je T = konst. – onda vrijedi i $p \cdot V = konst.$

 $\text{Rad se računa ovako: } W_{12} = p_1 \cdot V_1 \int\limits_{V_1}^{V_2} \frac{dV}{V} \text{ ili } W_{12} = p_2 \cdot V_2 \int\limits_{V_1}^{V_2} \frac{dV}{V} \text{, računamo s prvim izrazom da ne računamo i } p_2.$

$$W_{12} = p_1 \cdot V_1 \int\limits_{V_1}^{V_2} \frac{dV}{V} = p_1 \cdot V_1 \cdot \ln \frac{V_2}{V_1} = -92103.40372 \ \ W \ \ \text{odnosno} \ \ W_{12} = -92.1 \ \ kW \ .$$

Proces u p-V dijagramu:



B2. Odrediti promjenu entropije zraka (0,2 m³, 40 °C i 400 kPa) u krutom izoliranom spremniku nakon ulaganja 200kJ rada miješanja? (c_p = 1004 J/kgK, R = 287 J/kg·K)

Isti kao B2 od 15.06.2005.

B3. Izračunati stupanj djelovanja Rankineovog kružnog procesu u kome para izlazi iz kotla kod tlaka 4 MPa i temperature 400 °C, tlak u kondenzatoru iznosi 10 kPa i gustoća kondenzata iznosi 1000 kg/m³. Procese u pumpi i turbini razmatrati kao povratljive i adijabatske. Zadane su entalpije: na izlazu iz kondenzatora 191,8 kJ/kg, na izlazu iz turbine 2144 kJ/kg.

$$p = 4$$
 MPa $T = 673.16$ K $p_{kond} = 10$ kPa $\rho = 1000$ kg/m³ $h_1 = 191.8$ kJ/kg $h_3 = 3214$ kJ/kg $h_4 = 2144$ kJ/kg $\eta_{RKP} = ?$

Stupanj djelovanja R.K.P.-a se računa po formuli $\eta_{\mathit{RKP}} = \frac{w_{\mathit{turbina}} - w_{\mathit{pumpa}}}{q_{\mathit{gen. pare}}}$.

Prvo nađemo rad spec. pumpe $w_{pumpa} = h_2 - h_1 = v \cdot (p - p_{kond}) = \frac{(p - p_{kond})}{\rho} = 3.99 \ kJ/kg$, onda možemo

izračunati i $h_2 = w_{pumpa} + h_1 = 195.79 \ kJ/kg$.

Rad turbine je $w_{turbina} = h_3 - h_4 = 1070 \ kJ/kg$. Specifična toplina koju se generira parom je $q_{gen, pare} = h_3 - h_2 = 3018.21 \ kJ/kg$. Sad se može izračunati i stupanj djelovanja R.K.P.:

$$\eta_{\rm \it RKP} = \frac{w_{\rm \it turbina} - w_{\rm \it pumpa}}{q_{\rm \it gen. \it pare}} = 0.35319 \ {\rm ili} \ \eta_{\rm \it RKP} \approx 0.35 \, .$$