

ZAD (4 boda)

Zatvoreni sustav, što sadrži 20 kg idealnog plina (R = 0,287 kJ/kgK, κ = 1,4), podvrgnut je desnokretnom Carnotovom kružnom procesu. Temperaturne su granice procesa 300 i 1000 K. Tlak nakon adijabatske ekspanzije je 22 kPa, a nakon adijabatske kompresije 1700 kPa. Odrediti:

- a) temperature i tlakove u četiri karakteristične točke i nacrtati proces u p,v dijagramu,
- b) dovedenu i odvedenu toplinsku energiju,
- c) dobiveni mehanički rad,
- d) termički stupanj djelovanja kružnog procesa.

ZAD (2 boda)

Binarna geotermalna TE u Costa Rici snage 15 MWe koristi Rankineov kružni proces u kome je specifična entalpija na ulazu u turbinu 530 kJ/kg, na izlazu iz kondenzatora 15,2 kJ/kg i na izlazu iz pojne pumpe 18,2 kJ/kg. Gubici električnog generatora su zanemarivi. Maseni protok radnog medija u kružnom procesu je 250 kg/s. Odrediti:

- a) specifičnu entalpiju na izlazu iz turbine,
- b) termički stupanj djelovanja kružnog procesa.

ZAD (3 boda)

Snaga termoelektrane s parnom turbinom je 45 MWe. Tlak je vodene pare na ulazu u turbinu 7 MPa, a temperatura 500 °C. Tlak u kondenzatoru je 10 kPa. Odredite:

- a) sadržaj pare na izlazu iz turbine,
- b) termički stupanj djelovanja Rankineovog kružnog procesa,
- c) porast temperature rashladne vode koja odvodi toplinu iz kondenzatora. Protok vode za hlađenje je 2000 kg/s, a njezin specifični toplinski kapacitet 4,18 kJ/kgK.

Proces u termoelektrani smatrajte stacionarnim i jednodimenzionalnim, a promjene kinetičke i potencijalne energije fluida zanemarite.

Iz parnih tablica očitane su ove vrijednosti:

- tlak 10 kPa: $v' = 0,001 \text{ m}^3/\text{kg}$, s' = 0,649 kJ/kgK, s'' = 8,151 kJ/kgK, h' = 191,8 kJ/kg, h'' = 2584 kJ/kg
- tlak 7 MPa, 500 °C: h = 3410 kJ/kg, s = 7 kJ/kgK

ZAD (3 boda)

Tlak su i temperatura vodene pare na ulazu u visokotlačni dio turbine 8 MPa i 500 °C. Para ekspandira na tlak 2 MPa i zatim se izobarno zagrijava u međupregrijaču pare ponovno na 500 °C da bi zatim ekspandirala u niskotlačnom dijelu turbine do tlaka 100 kPa.

- a) Ukoliko je snaga turbine 50 MW, koliki je maseni protok vodene pare?
- b) Koliko se toplinske snage dovodi u međupregrijaču pare?
- c) Koliki bi morao biti maseni protok pare ako je unutrašnji stupanj djelovanja turbine 88%?

Opisani proces smatrajte stacionarnim i jednodimenzionalnim, a promjene potencijalne i kinetičke energije pare zanemarite. Iz parnih tablica očitane su ove vrijednosti:

- 8 MPa, 500 °C: h = 3398 kJ/kg, s = 6,726 kJ/kgK
- 2 MPa, s = 6,726 kJ/kgK: h = 3000 kJ/kg
- 2 MPa, 500 °C: h = 3567 kJ/kg, s = 7,432 kJ/kgK
- 100 kPa, s = 7,432 kJ/kgK: h = 2702 kJ/kg

ZAD (4 boda)

Zatvoreni sustav, što sadrži 30 kg idealnog plina (R = 0.287 kJ/kgK, $\kappa = 1.4$), podvrgnut je desnokretnom Carnotovom kružnom procesu. Temperaturne su granice procesa 300 i 1000 K. Tlak nakon adijabatske ekspanzije je 20 kPa, a nakon adijabatske kompresije 1800 kPa. Odrediti:

- a) temperature i tlakove u četiri karakteristične točke i nacrtati proces u p,v dijagramu,
- b) dovedenu i odvedenu toplinsku energiju,
- c) dobiveni mehanički rad,
- d) termički stupanj djelovanja kružnog procesa.

ZAD (2 boda)

Binarna geotermalna TE u Costa Rici snage 15 MWe koristi Rankineov kružni proces u kome je specifična entalpija na ulazu u turbinu 530 kJ/kg, na izlazu iz kondenzatora 15,2 kJ/kg i na izlazu iz pojne pumpe 18,2 kJ/kg. Gubici električnog generatora su zanemarivi. Maseni protok radnog medija u kružnom procesu je 210 kg/s. Odrediti:

- a) specifičnu entalpiju na izlazu iz turbine,
- b) termički stupanj djelovanja kružnog procesa.

ZAD (3 boda)

Snaga termoelektrane s parnom turbinom je 45 MWe. Tlak je vodene pare na ulazu u turbinu 7 MPa, a temperatura 500 °C. Tlak u kondenzatoru je 10 kPa. Odredite:

- a) sadržaj pare na izlazu iz turbine,
- b) termički stupanj djelovanja Rankineovog kružnog procesa,
- c) porast temperature rashladne vode koja odvodi toplinu iz kondenzatora. Protok vode za hlađenje je 2000 kg/s, a njezin specifični toplinski kapacitet 4,18 kJ/kgK.

Proces u termoelektrani smatrajte stacionarnim i jednodimenzionalnim, a promjene kinetičke i potencijalne energije fluida zanemarite.

Iz parnih tablica očitane su ove vrijednosti:

- tlak 10 kPa: $v' = 0.001 \text{ m}^3/\text{kg}$, s' = 0.649 kJ/kgK, s'' = 8.151 kJ/kgK, h' = 191.8 kJ/kg, h'' = 2584 kJ/kg
- tlak 7 MPa, 500 °C: h = 3410 kJ/kg, s = 6,799 kJ/kgK

ZAD (3 boda)

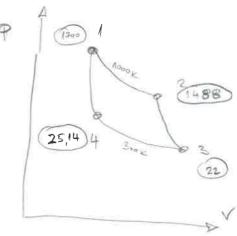
Tlak su i temperatura vodene pare na ulazu u visokotlačni dio turbine 8 MPa i 500 °C. Para ekspandira na tlak 2 MPa i zatim se izobarno zagrijava u međupregrijaču pare ponovno na 500 °C da bi zatim ekspandirala u niskotlačnom dijelu turbine do tlaka 100 kPa.

- a) Ukoliko je snaga turbine 80 MW, koliki je maseni protok vodene pare?
- b) Koliko se toplinske snage dovodi u međupregrijaču pare?
- c) Koliki bi morao biti maseni protok pare ako je unutrašnji stupanj djelovanja turbine 84%?

Opisani proces smatrajte stacionarnim i jednodimenzionalnim, a promjene potencijalne i kinetičke energije pare zanemarite. Iz parnih tablica očitane su ove vrijednosti:

- 8 MPa, 500 °C: h = 3398 kJ/kg, s = 6,726 kJ/kgK
- 2 MPa, s = 6.726 kJ/kgK: h = 3000 kJ/kg
- 2 MPa, 500 °C: h = 3467 kJ/kg, s = 7,432 kJ/kgK
- 100 kPa, s = 7,432 kJ/kgK: h = 2702 kJ/kg

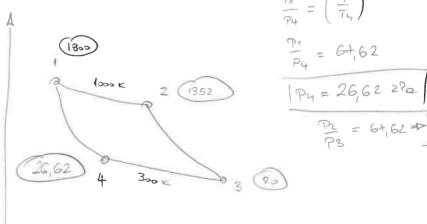




$$\left(\frac{P_A}{P_{4}}\right) = \left(\frac{T_1}{T_{4}}\right)^{\frac{1}{2}-1} \frac{\frac{1.4}{0.4}}{0.4} = 3.5$$

$$P_4 = 25, 14 EPa$$
 $\frac{P_2}{P_3} = 67,62 \Rightarrow P_2 = 1488$

$$7 = 1 - \frac{7}{72} = 1 - \frac{300}{1000} = 94 = \frac{535}{764} = 97$$



$$\frac{P_{1}}{P_{4}} = \left(\frac{T_{1}}{T_{5}}\right)$$

$$\frac{P_{1}}{P_{4}} = 6t_{1}62$$

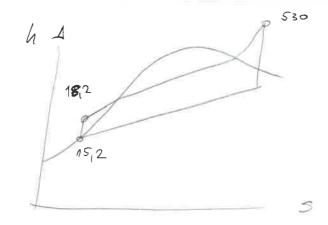
$$\frac{P_{2}}{P_{4}} = 26_{1}62 \times P_{2} = 135260$$

$$\frac{P_{2}}{P_{3}} = 6t_{1}62 \times P_{2} = 135260$$

 $d_{12} = PT \ln \frac{P_1}{P_2} = 1000.9287. \ln \frac{1800}{1352} = 82,14 \frac{27}{kp} \times 30 = 2,46 \frac{M}{p}$ $\alpha_{34}^{4} = 27 \ln \frac{P_{3}}{R_{1}} = -0.184.300 \cdot \ln \frac{26.62}{20} = 24.62 \stackrel{4}{=} \times 30 = -739 \text{ fg}$ W = Ju + 834 = 5+,52 W/ky = 1,73 M7

$$2 = 1 - \frac{300}{1000} = 0,7 = \frac{1,73}{2,56} = 0,7$$





$$\boxed{A} = \frac{60 - 3}{530 - 18,2} = \frac{57}{511,8} = 0,111$$

$$\eta = \frac{41,43-3}{511.8} = 0.134$$

x4 (h"-h')=h4-h' $x_{4}(s''-s') = s_{4}-s'$ h4 = 9847 (2584-171,3) + 191,8 hy = 2218 27/29 7+= 3410-2213-6,99=0,363 Wp = vdp = 0,001. (7.106-10.103) = 6,99 27/34 $h_2 = h_1 + G_1 = 191, 8 + 6, 99 = 198,79 \ge 7/29$ $m = \frac{45.106}{(340-2218).10^3} = 37,75 \approx 7/50c$ 2000 = in. sh = 37,75. (2218 - 191,8) = in est = 2000. 9,18. dT 14T = 76489 = 9,15 K x4(4"-4")= h4-h' ×4 (5"-5") = 54-5" $X_{4} = \frac{6.799 - 0.649}{8151 - 9.649} = 0.82$ $h_{4} = 0.82(2584 - 171.3) + 191.3$ $h_{4} = 2153 + 4/68$ Wp = vdp = 0,001 (7.106-10.103) = 6,99 47/24 h2 = 41 + 6,97 = 198,77 \ H/kg $\dot{\eta}_{+} = \frac{3510 - 2153 - 693 - 9389}{3510 - 1983 - 3518}$ $\dot{\eta}_{-} = \frac{55.06}{3510 - 2153 \cdot 10^{3}} = 35.8 + 8/sec$ Todo = 35,8. (2153 - 191,8) = 2000. 4,18.AT 11/ 30211 = 8,4 K

$$7m = \frac{50.10^3}{3398 - 3000 + 3562 - 2702}$$
$$= 39.6 + 8/sec$$

$$|\hat{Q}_{m}| = |\hat{m}| \cdot (h_{3} - h_{2}) = 39, 6. (3567 - 3000)$$

= $|22, 45 \text{ MW}|$

$$m = \frac{39.6}{988} = 45 \frac{45 \frac{4}{9}}{5ec}$$

$$\left| \dot{n} \right| = \frac{68,79}{0,84} = \left| 81,9 \right| \frac{68}{8} \left| \sec \frac{1}{8} \right| \frac{1}{8} \left| \frac{1}{8} \right| \frac{1}{8} \left| \frac{1}{8} \right| \frac{1}{8} \left| \frac{1}{8} \right| \frac{1}{8} \left| \frac{1}{8} \right| \frac{1$$

Wunex = 364,34 47/49

$$P_{p} = \dot{m} \cdot v \cdot dp$$

$$6000 = 80 \cdot \frac{1}{1000} \cdot 4p$$

$$4p = 75 EP_{2}$$

$$P_{1} = 75 + P_{1} = 75 + 6 = 81 EP_{2}$$

$$\Delta W_{p} = 3^{12} = 9.81 \times 2 = 19.62 = 1/49$$

$$\Delta W_{p} = 19.62 \cdot 80 = 1.57 EW$$

$$\Delta W_{m} = \frac{1.57}{0.8} = 1.36 EW$$

B

$$\Delta W_{m} = \frac{1,96}{975} = 2,61 \text{ kW}$$