

**LISTA DE EXERCÍCIOS – CICLO MOTOR A VAPOR E DE REFRIGERAÇÃO – PME 3344 –  
2016**

**8.16**) Vapor superaquecido a 8 MPa e 480°C sai do gerador de vapor de uma instalação de potência a vapor. A transferência de calor e os efeitos de atrito na linha que conecta o gerador de vapor com a turbina reduzem a pressão e a temperatura na entrada da turbina para 7,6 MPa e 440°C, respectivamente. A pressão na saída da turbina é de 10 kPa e a turbina opera adiabaticamente. Líquido sai do condensador a 8 kPa, 36°C. A pressão é elevada para 8,6 MPa através da bomba. As eficiências isentrópicas da turbina e da bomba são de 88%. A vazão mássica de vapor é 79,53 kg/s. Determine:

- (a) a potência líquida de saída, em kW.
- (b) a eficiência térmica.
- (c) a taxa de transferência de calor da linha que conecta o gerador de vapor à turbina, em kW.
- (d) a vazão mássica da água de arrefecimento do condensador, em kg/s, se a água de arrefecimento entra a 15°C e sai a 35°C sem perda de pressão apreciável.

**8.26**) Uma instalação de potência opera em um ciclo regenerativo de potência a vapor com um aquecedor de água de alimentação aberto. Vapor entra na turbina de primeiro estágio a 12 MPa, 520°C e se expande até 1 MPa, onde parte do vapor é extraído e desviado para um aquecedor de água de alimentação aberto operando a 1 MPa. O restante do vapor se expande através da turbina de segundo estágio até a pressão do condensador de 6 kPa. Líquido saturado sai do aquecedor de água de alimentação aberto a 1 MPa. Para os processos isentrópicos nas turbinas e bombas, determine para o ciclo:

- (a) a eficiência térmica.
- (b) a vazão mássica da turbina de primeiro estágio, em kg/h, para uma potência líquida de saída de 330 MW.

**8.39**) Um ciclo ideal de refrigeração por compressão de vapor opera em regime estacionário com Refrigerante 134a como fluido de trabalho. Vapor saturado entra no compressor a -10°C e sai como líquido saturado do condensador a 28°C. A vazão mássica de refrigerante é de 5 kg/min. Determine:

- (a) a potência do compressor em kW.
- (b) a capacidade frigorífica em TR.
- (c) o coeficiente de desempenho.

**8.40**) Modifique o ciclo do Problema 8.39 para que tenhamos vapor saturado entrando no compressor a 1,6 bar e líquido saturado saindo do condensador a 9 bar. Responda às mesmas questões formuladas para o ciclo modificado do Problema 8.39.

**8.48**) Modifique o ciclo do Problema 8.40 para que possua uma eficiência isentrópica no compressor de 80% e forneça uma temperatura de saída do líquido do condensador de 32°C. Determine, para o ciclo modificado:

- (a) a potência do compressor em kW.
- (b) a capacidade frigorífica em TR.
- (c) o coeficiente de desempenho.

**8.56** Um sistema de bomba de calor por compressão de vapor utiliza Refrigerante 134a como fluido de trabalho. O refrigerante entra no compressor a 2,4 bar, 0°C, com uma vazão volumétrica de 0,6 m<sup>3</sup>/min. A compressão é adiabática até 9 bar, 60°C e líquido saturado sai do condensador a 9 bar. Determine:  
(a) a potência de entrada do compressor, em kW.  
(b) a capacidade de aquecimento do sistema, em kW e TR.  
(c) o coeficiente de desempenho.  
(d) a eficácia isentrópica do compressor.

Respostas:

8.16. a)  $8,161 \times 10^4$  kW; b) 32,2%; c) -7643 kW; d) 1963 kg/s

8.26. a) 45,5%; b)  $9,93 \times 10^5$  kg/h

8.39. a) 2,212 kW; b) 3,62 TR; c) 5,75

8.40. a) 2,98 kW; b) 3,28 TR; c) 3,87

8.48. a) 3,725 kW; b) 3,402 TR; c) 3,212

8.56. a) 5,17 kW; b) 22,58 kW e 6,42 TR; c) 4,37; d) 63,5%