

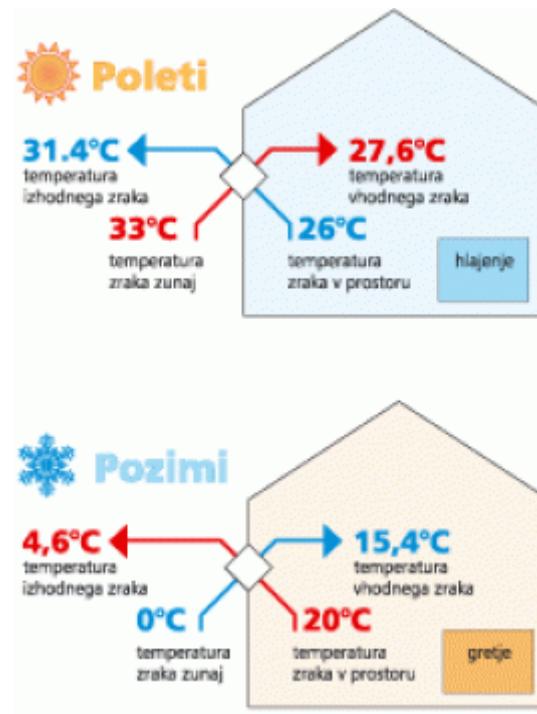


Fakulteta za strojništvo

UNIVERZA V MARIBORU
FAKULTETA ZA STROJNITVO

Matjaž RAMŠAK

Zbirka rešenih izpitnih nalog pri predmetu
Klimatizacija (HVAC)
za študijsko leto 2014/2015



(vir: www.toplotna-crpalka.si)

MARIBOR, oktober 2015

CIP – kataložni zapis o publikaciji
Univerzitetna knjižnica Maribor

[CIP številka]

Matjaž Ramšak

Zbirka rešenih izpitnih nalog pri predmetu Klimatizacija (HVAC) za študijsko leto 2014/2015/Ramšak M, Maribor, FS Maribor]

[ISBN]

[Naslov knjižne zbirke in ISSN številka]

[COBISS-ID]

Naslov:	Zbirka rešenih izpitnih nalog pri predmetu Klimatizacija (HVAC) za študijsko leto 2014/2015
Avtor:	Matjaž Ramšak
Strokovni recenzenti:	Jure Marn, Matej Zadravec
Jezikovni recenzenti:	
Tehnični recenzenti:	Janez Čep
Računalniški prelom:	
Oblikovanje slik:	
Oblikovanje ovtka:	
Tipologija/vrsta publikacije:	e-študijsko gradivo
Založnik:	Fakulteta za strojništvo
Kraj založbe:	Maribor
Datum izida:	[]
Različica (e-pub):	R [številka]
URL (e-pub):	http://dkum.uni-mb.si/...
Sistemske zahteve (e-pub):	<i>računalnik, internetni dostop</i>
Programske zahteve (e-pub):	<i>internetni brskalnik, program Adobe Reader</i>

KAZALO

Prazni izpiti za reševanje

Izpit 13.02.2015	4
Kolokvij 11.05.2015	6
Izpit 09.07.2015	8
Izpit 27.08.2015	10

hx-diagram	12
------------	----

Rešeni izpiti

Izpit 13.02.2015	13
Kolokvij 11.05.2015	17
Izpit 09.07.2015	21
Izpit 27.08.2015	24

NAVODILO

Pričajoča zbirka rešenih izpitnih nalog je študentom v pomoč pri pripravi na pisni del izpita. V prvem delu gradiva so podane naloge pripravljene za tiskanje in razvrščene po datumih izpita. V drugem delu gradiva so podane njihove rešitve.

Dovoljena literatura pri reševanju izpita je izključno strojniški priročnik. h-x diagram je sestavni del izpitne pole.

Pri reševanju izpita vam želim veselja in uspeha.

asistent Matjaž Ramšak

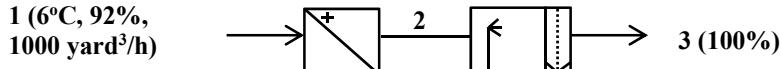
HVAC izpit, 2015 02 13

50%	50%

Priimek in ime: _____ Vpisna številka: _____

Ocenjujem pravilnost številskih rezultatov. Za pravilni postopek praviloma ne podeljujem procentov. Prosim, pri računskih nalogah zaokrožujte števila na 4 pomembna mesta (npr.: 0.00123456=0.1235e-2 ali 1.235kJ). Natančnost rešitve mora biti +/- 5 na 3 pomembnem mestu. Grafično rešitev vrišete na priloženi diagram. Odčitane vrednosti zapisujete na decimalna mesta kot je prikazano v prvi vrstici tabele. Rezultat je pravilen če je vaša vrednost znotraj +/- zapisane tolerance v drugi vrstici tabele, kar ustreza +/- 2mm napake na h-x diagramu. Čas reševanja 90 min. Pišite kar na ta list. Po potrebi dobite dodaten list. Pretoki zraka pomenijo pretok suhega zraka pri normalnih pogojih.

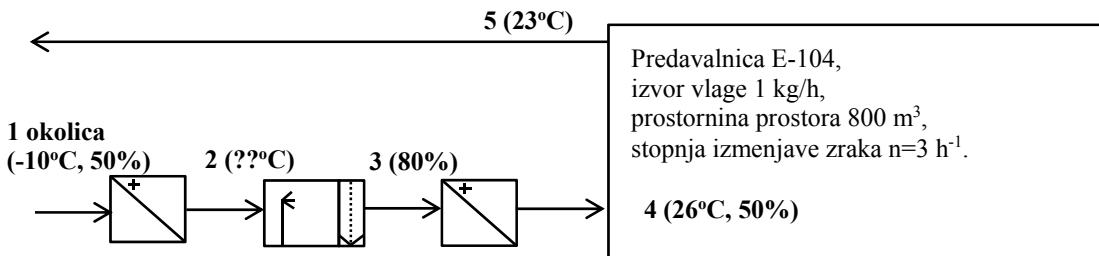
Računsko s pomočjo tabel rešite napravo na sliki in rezultate zapišite v tabelo. Pazite na enote (KM=konjska moč).

**Grelnik moči 15 KM**

	T[°C]	φ[%]	X[g/kg]	h[kJ/kg]	X _s [g/kg]	Količina razpršene vode v vlažilniku [kg/h]
1						
2						
3						

HVAC izpit, 2015 02 13

S pomočjo h-x diagrama rešite nalogu za klimatizacijsko napravo na sliki.



	T[°C]	ϕ [%]	X[g/kg]	h[kJ/kg]
tol	0,2	2,	0,2	0,3
1				
2				
3				
4				
5				

Toplotne izgube prostora _____ [kW]
 Značilnosti prezračevalne naprave:
 Grelna moč 1-2 _____ [kW]
 Kol. vode za vlaženje 2-3 _____ [kg/h]
 Grelna moč 3-4 _____ [kW]

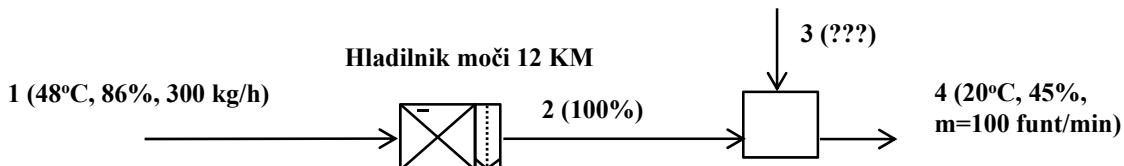
HVAC kolokvij, 2015 05 11

50%	50%

Priimek in ime: _____ Vpisna številka: _____

Ocenjujem pravilnost številskih rezultatov. Za pravilni postopek praviloma ne podeljujem procentov. Prosim, pri računskih nalogah zaokrožujte števila na 4 pomembna mesta (npr.: 0.00123456=0.1235e-2 ali 1.235kJ). Natančnost rešitve mora biti +/- 5 na 3 pomembnem mestu. Grafično rešitev vrišete na priloženi diagram. Odčitane vrednosti zapisujete na decimalna mesta kot je prikazano v prvi vrstici tabele. Rezultat je pravilen če je vaša vrednost znotraj +/- zapisane tolerance v drugi vrstici tabele, kar ustreza +/- 2mm napake na h-x diagramu. Čas reševanja 90 min. Pišete kar na ta list. Po potrebi dobite dodaten list. Pretoki zraka pomenijo pretok suhega zraka pri normalnih pogojih.

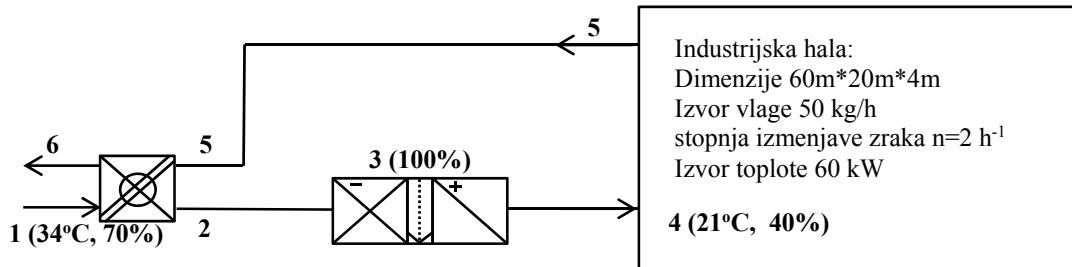
1. Računsko s pomočjo tabel rešite napravo na sliki in rezultate zapišite v tabelo. Pazite na enote (KM=konjska moč).



	T[°C]	φ[%]	X[g/kg]	h[kJ/kg]	X _s [g/kg]	Količina kondenzirane vode v hladilniku _____ [kg/h]
1						
2						
3						
4						

HVAC kolokvij, 2015 05 11

2. S pomočjo h-x diagrama rešite nalogu za klimatizacijsko napravo na sliki. Naprava vsebuje regenerator zraka z izkoristkom izmenjave čutne toplotne 85% in latentne toplotne 73%.



	T[°C]	ϕ [%]	X[g/kg]	h[kJ/kg]
Tol +/-	0,2	2,	0,2	0,5
1				
2				
3				
4				
5				
6				

Značilnosti prezračevalne naprave:

Hladilna moč 2-3 _____ [kW]

Grelna moč 3-4 _____ [kW]

Toplotna moč regeneratorja _____ [kW]

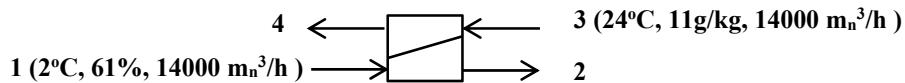
HVAC, 7. 9. 2015

50%	50%

Priimek in ime: _____ Vpisna številka: _____

Ocenjujem pravilnost številskih rezultatov. Za pravilni postopek praviloma ne podeljujem procentov. Prosim, pri računskih nalogah zaokrožujte števila na 4 pomembna mesta (npr.: 0.00123456=0.1235e-2 ali 1.235kJ). Natančnost rešitve mora biti +/-5 na 3 pomembnem mestu. Grafično rešitev vrišete na priloženi diagram. Odčitane vrednosti zapisujete na decimalna mesta kot je prikazano v prvi vrstici tabele. Rezultat je pravilen če je vaša vrednost znotraj +/- zapisane tolerance v drugi vrstici tabele, kar ustreza +/- 2mm napake na h-x diagramu. Čas reševanja 90 min. Pišite kar na ta list. Po potrebi dobite dodaten list. Pretoki zraka pomenijo pretok suhega zraka pri normalnih pogojih.

1. Računsko s pomočjo tabel rešite rekuperator toplotne. Rezultate zapišite v tabelo. Izkoristek izmenjave čutne toplotne je 93%. V primeru kondenzacije predpostavite 100% vlažnost zraka na izhodu iz rekuperatorja.

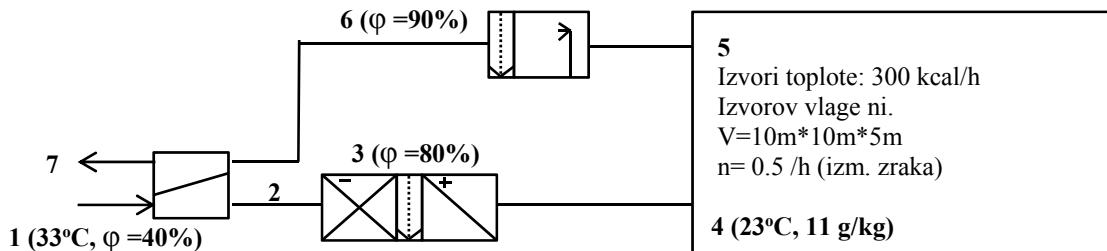


	T[°C]	φ[%]	X[g/kg]	h[kJ/kg]	Xs[g/kg]
1					
2					
3					
4					

Količina izločene vode _____ [kg/h]
Toplotna moč rekop. _____ [kW]

HVAC, 7. 9. 2015

2. S pomočjo **h-x diagrama** rešite nalogu za klimatizacijsko napravo na sliki. V hladilniku 2-3 je temperatura hladilnih površin pod rosiščem. Rekuperator toplote ima učinkovitost vračanja čutne toplote 90% (temperurna učinkovitost). Če nastane v rekuperatorju kondenzacija, predpostavite na izstopu 100% vlažnost.



	T[°C]	$\varphi[\%]$	X[g/kg]	h[kJ/kg]
Tol +/-	0,6	3,	0,4	1,0
1				
2				
3				
4				
5				
6				
7				

Hladilna moč _____ [kW]

Grelna moč _____ [kW]

Moč rekuperatorja _____ [kW]

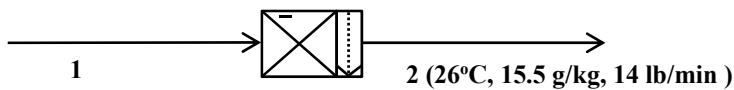
HVAC, 27.08.2015

50%	50%

Priimek in ime: _____ Vpisna številka: _____

Ocenjujem pravilnost številskih rezultatov. Za pravilni postopek praviloma ne podeljujem procentov. Prosim, pri **računskih** nalogah zaokrožujte števila na 4 pomembna mesta (npr.: 0.00123456=0.1235e-2 ali 1.235kJ). Natančnost rešitve mora biti +/-5 na 3 pomembnem mestu. **Grafično rešitev** vrišete na priloženi diagram. Odčitane vrednosti zapisujete na decimalna mesta kot je prikazano v prvi vrstici tabele. Rezultat je pravilen če je vaša vrednost znatnej +/- zapisane tolerance v drugi vrstici tabele, kar ustrezza +/- 2mm napake na h-x diagramu. Čas reševanja 90 min. Pišete kar na ta list. Po potrebi dobite dodaten list. Pretoki zraka pomenijo pretok suhega zraka pri normalnih pogojih.

1. **Računsko** s pomočjo tabel rešite hladilnik vlažnega zraka na sliki in rezultate zapišite v tabelo. Povprečna temperatura hladilnih površin v hladilniku je 10°C. Pretok hladilnega medija v hladilnih površinah je 20 litrov/min (snovske lastnosti hladilnega medija so: gostota 1.2 lb/liter, topotna prevodnost 0.4 W/(foot K), specifična topota 1.2 kcal/(lb K), kinematična viskoznost 10.7 inch²/min). Hladilni medij se segreje za 3°F (Fahrenheit) in ne spremeni agregatnega stanja. Izračunajte tudi stopnjo sušenja zraka. Predpostavite, da je sušilnik zraka topotno izoliran od okolice. Entalpijo vode iz sušilnika smete zanemariti.

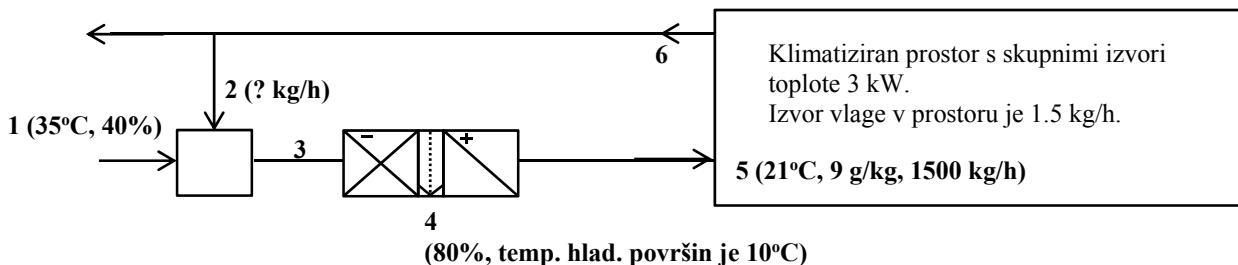


	T[°C]	φ[%]	X[g/kg]	h[kJ/kg]	Xs[g/kg]
1					
2					

Količina izločene vode _____ [kg/h]
Stopnja sušenja _____ [%]

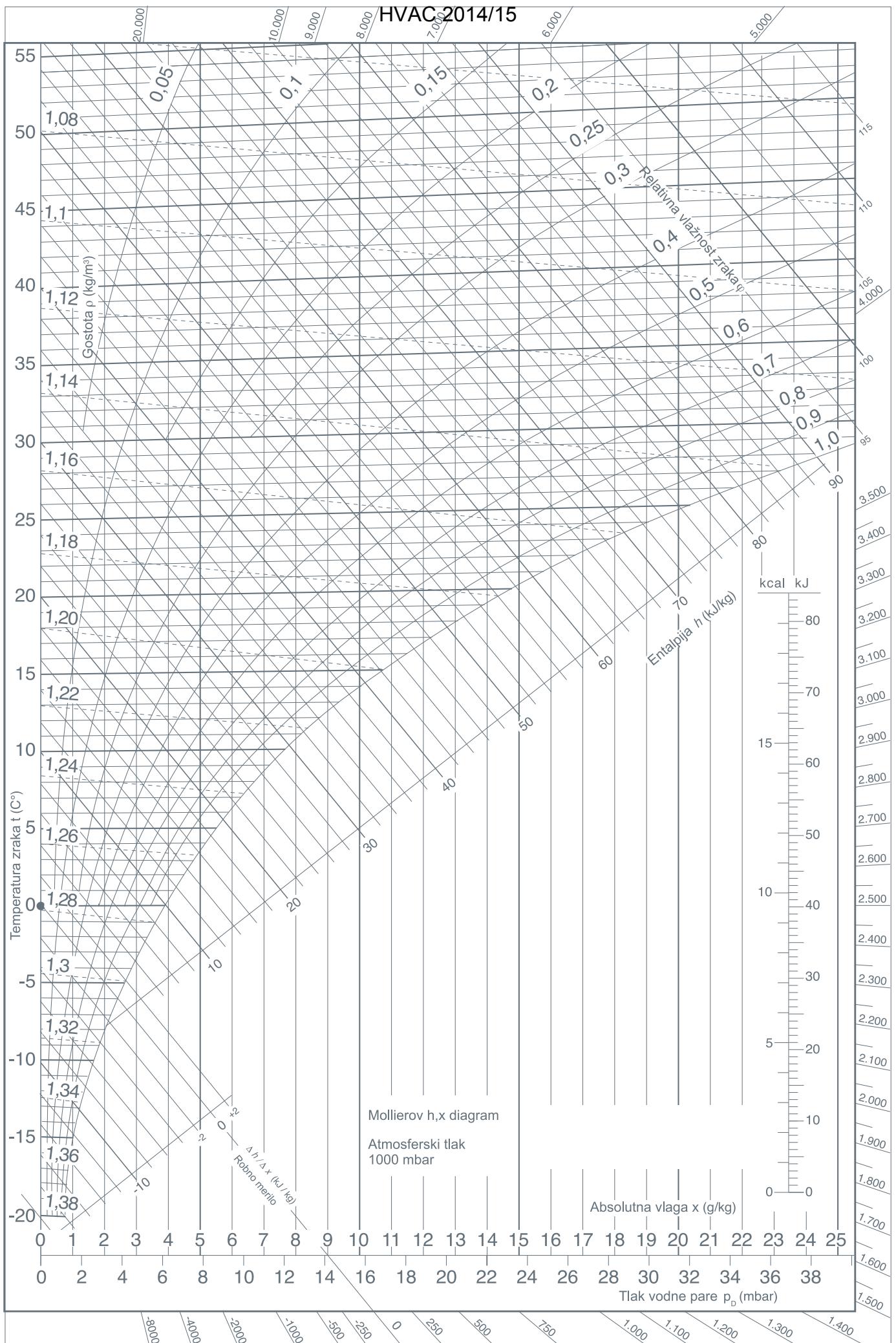
HVAC, 27.08.2015

2. S pomočjo h-x diagrama **grafično** rešite nalogu za klimatizacijsko napravo na sliki. Rezultat mešanja (točka 3) je potrebno določiti grafično iz diagrama. Temperatura hladilnih površin v hladilniku zraka je 10°C . Na izstopu iz hladilnika zraka predpostavimo 80% relativno vlažnost zraka. Z masnimi pretoki je označen pretok suhega zraka. Odčitane vrednosti zapisujete na decimalna mesta kot je prikazano v prvi vrstici tabele. Rezultat je pravilen če je vaša vrednost znatnoj +/- zapisane tolerance v drugi vrstici tabele, kar ustreza +/- 2mm odčitane vrednosti na diagramu. Pazite na enote.



	T[°C]	$\phi\text[%]$	X[g/kg]	h[kJ/kg]
toler	0,6	3,	0,4	1,0
1				
2				
3				
4				
5				
6				

Hladilna moč naprave: _____ [kW]
Masni pretok zraka 2 _____ [kg/h]
Hladilna moč naprave, če ne bi imeli mešanja.
Hladimo celotno potrebno količino okoliškega zraka na stanje 4
_____ [kW]

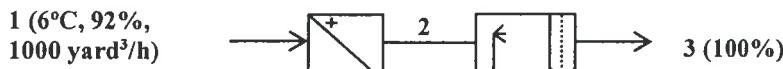


50%	50%
-----	-----

Priimek in ime: _____ Vpisna številka: _____

Ocenjujem pravilnost številskih rezultatov. Za pravilni postopek praviloma ne podeljujem procentov. Prosim, pri računskih nalogah zaokrožujte števila na 4 pomembna mesta (npr.: 0.00123456=0.1235e-2 ali 1.235kJ). Natančnost rešitve mora biti +/-5 na 3 pomembnem mestu. Grafično rešitev vršete na priloženi diagram. Odčitane vrednosti zapisujete na decimalna mesta kot je prikazano v prvi vrstici tabele. Rezultat je pravilen če je vaša vrednost znotraj +/- zapisane tolerance v drugi vrstici tabele, kar ustreza +/- 2mm napake na h-x diagramu. Čas reševanja 90 min. Pišete kar na ta list. Po potrebi dobite dodaten list. Pretoki zraka pomenijo pretok suhega zraka pri normalnih pogojih.

Računsko s pomočjo tabel rešite napravo na sliki in rezultate zapišite v tabelo. Pazite na enote (KM=konjska moč).



Grelnik moči 15 KM

	T[°C]	φ[%]	X[g/kg]	h[kJ/kg]	X _s [g/kg]	Količina razprtene vode v vlažilniku
1	6	92	5.399	19.59	5.868	9.896 [kg/h]
2	45.56	7.926	-	59.76	68.12	10%
3	20.53	100	15.41	-	15.41	

$$X_1 = \varphi_1 \cdot X_s = 0.92 \cdot 5.868 = 5.399 \text{ g/kg}$$

$$h_1 = 1.005 \cdot 6 + 5.399 \cdot (2.5 + 0.001926 \cdot 6) = 19.59 \text{ kJ/kg}$$

$$\bullet 1-2: Q_{12} = \dot{m} \cdot \Delta h_{12}$$

$$\dot{m} = \rho(0^\circ\text{C}, 1.013 \text{ b}) \cdot \dot{V} = 1.293 \frac{\text{kg}}{\text{m}^3} \cdot 0.2124 \frac{\text{m}^3}{\text{s}} = 0.2746 \frac{\text{kg}}{\text{s}}$$

$$\dot{V} = 1000 \frac{\text{yard}^3}{\text{h}} \cdot \frac{0.9144 \text{ m}^3}{\text{yard}^3} \cdot \frac{1}{3600 \text{ s}} = 0.2124 \text{ m}^3/\text{s}$$

$$h_2 = h_1 + \frac{Q_{12}}{\dot{m}} = 19.59 \frac{\text{kJ}}{\text{kg}} + \frac{11.03 \text{ kW}}{0.2746 \text{ kg}} \cdot \frac{\text{s}}{\text{A}} = 59.76 \frac{\text{kJ}}{\text{kg}}$$

$$Q_{12} = 15 \text{ kW} \cdot \frac{0.7355 \text{ kW}}{1 \text{ kW}} = 11.03 \text{ kW}$$

$$t_2 = \frac{59.76 - 5.399 \times 2.5}{1.005 + 5.399 \cdot 0.001926} = 45.56^\circ\text{C}$$

$$X_s(45.56^\circ\text{C}) = 62.27 + \frac{156}{2} (69.77 - 62.27) = 68.12 \text{ g/kg}$$

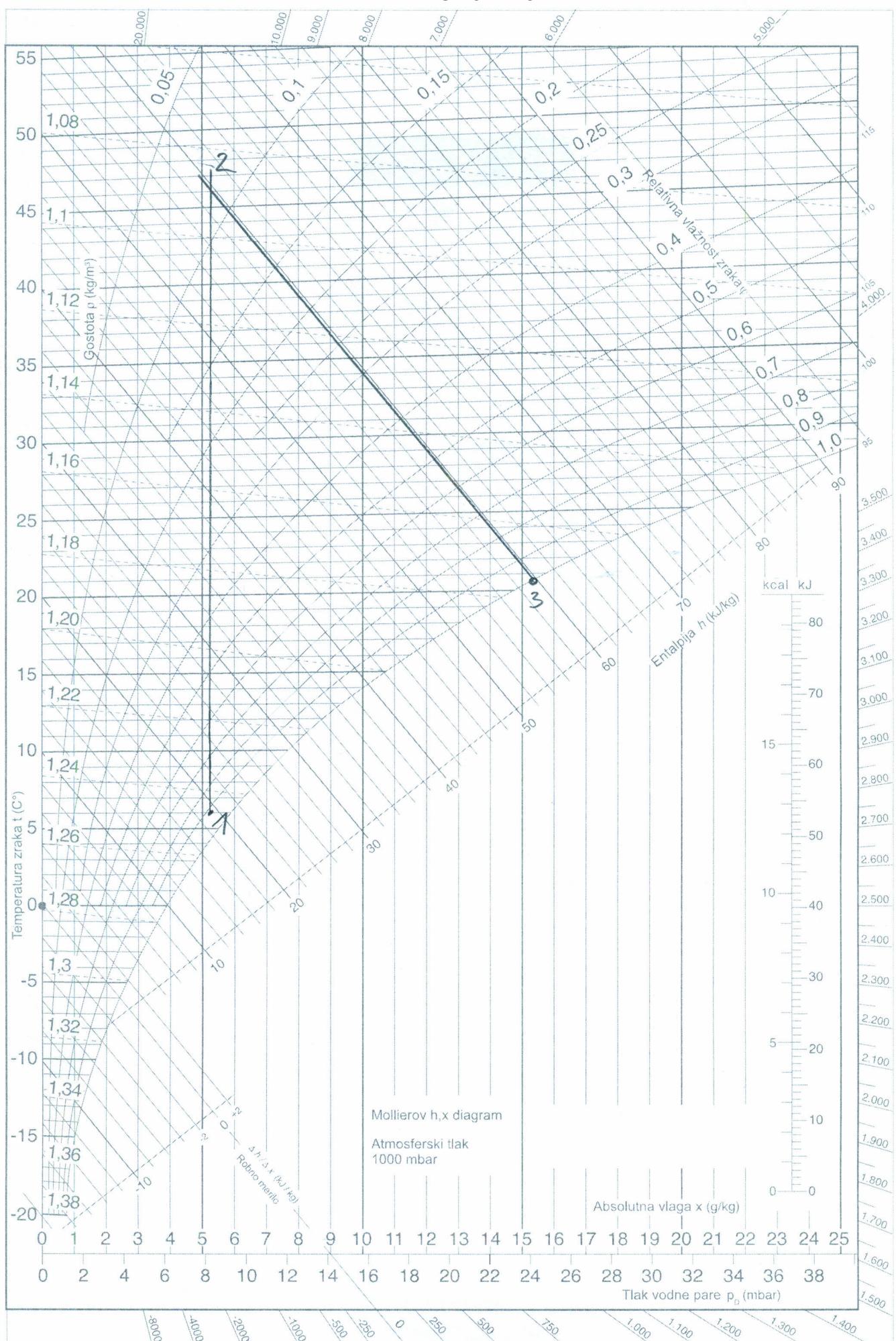
$$\bullet 2-3 ; h = \text{konst} ; \epsilon = \frac{h - h_s(20^\circ)}{h_s(72^\circ) - h_s(70^\circ)} = \frac{59.76 - 57.82}{65.01 - 57.82} = 0.2647$$

$$t_3 = 20 + \epsilon \cdot (2) = 20.53^\circ\text{C}$$

$$X_s(20.53^\circ\text{C}) = 14.88 + \epsilon (16.88 - 14.88) = 15.41 \text{ g/kg}$$

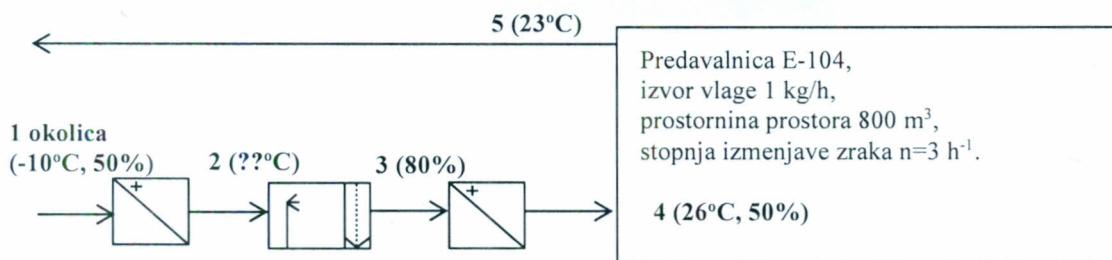
$$\dot{m}_{v23} = \dot{m}_{12} (X_3 - X_2) = 0.2746 \frac{\text{kg}}{\text{s}} (15.41 - 5.399) \frac{\text{g}}{\text{kg}}$$

$$= 2.749 \frac{\text{g}}{\text{s}} = 9.896 \frac{\text{kg}}{\text{h}}$$



HVAC izpit, 2015 02 13

S pomočjo h-x diagrama rešite naloge za klimatizacijsko napravo na sliki.



	T[°C]	$\phi\%$	X[g/kg]	$h[\text{kJ/kg}]$
tol	0,2	2,	0,2	0,3
1	-10	50	0,7	-8,0
2	43,1	2	0,7	45,4
3	18,3	80	10,7	45,4
4	26	50	10,7	53,2
5	23	63	11,02	51,0

Toplotne izgube prostora 1.896 [kW]

Značilnosti prezračevalne naprave:

Grelna moč 1-2 46,03 [kW]Kol. vode za vlaženje 2-3 31,03 [kg/h]Grelna moč 3-4 6,724 [kW]4x 10%

$$\dot{m}_{V45} = \frac{1 \text{ kg}}{\text{h}} = (x_5 - x_4) \cdot \dot{m}_{VTR}$$

10%

$$\dot{m}_{VTR} = f_{VTR}(0^\circ, 1.0135) \cdot \dot{V}_{TR} = 1.293 \frac{\text{kg}}{\text{m}^3} \cdot 0.6667 \frac{\text{m}^3}{\text{h}} = 0.8620 \frac{\text{kg}}{\text{h}}$$

$$\dot{V}_{TR} = n \cdot V = 3 \frac{1}{\text{h}} \cdot 800 \text{ m}^3 = 2400 \frac{\text{m}^3}{\text{h}} \cdot \frac{1\text{h}}{3600\text{h}} = 0.6667 \frac{\text{m}^3}{\text{h}}$$

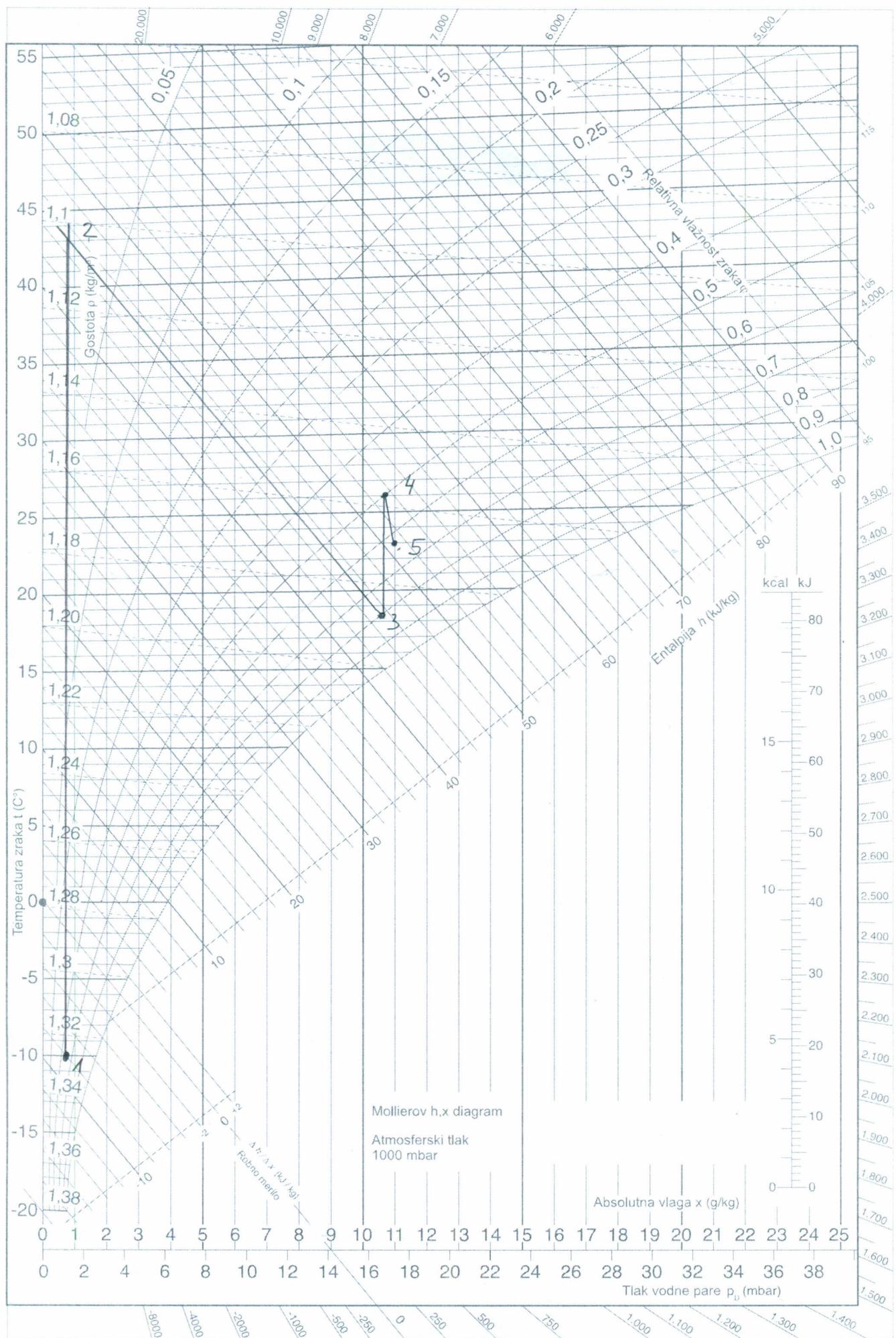
$$x_5 = x_4 + \frac{\dot{m}_{V45}}{\dot{m}_{VTR}} = 10,7 + \frac{1 \text{ kg}}{0.8620 \frac{\text{kg}}{\text{h}} \cdot \frac{1\text{h}}{3600\text{h}}} \cdot \frac{1000 \text{ g}}{\text{kg}} = 11,02 \frac{\text{kg}}{\text{h}}$$

$$\dot{Q}_{45} = \dot{m}_{VTR} (h_4 - h_5) = 0.8620 \frac{\text{kg}}{\text{h}} \cdot (53,2 - 51,0) \frac{\text{kJ}}{\text{kg}} = 1.896 \text{ kW}$$

$$\dot{Q}_{12} = \dot{m}_{VTR} (h_2 - h_1) = 0.8620 (45,4 - (-8,0)) = 46,03 \text{ kW}$$

$$\dot{m}_{V23} = \dot{m}_{VTR} (x_3 - x_2) = 0.8620 \frac{\text{kg}}{\text{h}} (10,7 - 0,7) \frac{\text{g}}{\text{kg}} = 8.620 \frac{\text{g}}{\text{h}}$$

$$\dot{Q}_{34} = \dot{m}_{VTR} (h_4 - h_3) = 0.8620 (53,2 - 45,4) = 6,724 \text{ kW}$$



HVAC kolokvij, 2015 05 11

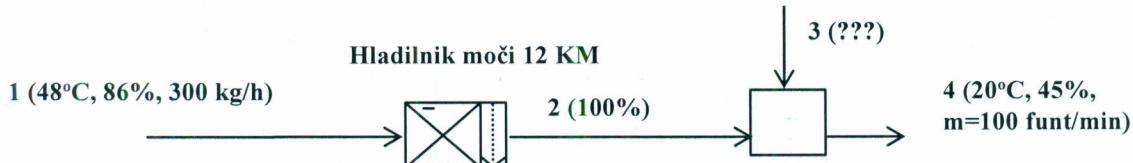
50%	50%

Priimek in ime: REŠITEV

Vpisna številka:

Ocenjujem pravilnost številskih rezultatov. Za pravilni postopek praviloma ne podeljujem procentov. Prosim, pri računskih nalogah zaokrožujte števila na 4 pomembna mesta (npr.: 0.00123456=0.1235e-2 ali 1.235kJ). Natančnost rešitve mora biti +/- 5 na 3 pomembnem mestu. Grafično rešitev vrišete na priloženi diagram. Odčitane vrednosti zapisujete na decimalna mesta kot je prikazano v prvi vrstici tabele. Rezultat je pravilen če je vaša vrednost znotraj +/- zapisane tolerance v drugi vrstici tabele, kar ustreza +/- 2mm napake na h-x diagramu. Čas reševanja 90 min. Pišite na list. Po potrebi dobite dodaten list. Pretoki zraka pomenijo pretok suhega zraka pri normalnih pogojih.

1. Računsko s pomočjo tabel rešite napravo na sliki in rezultate zapišite v tabelo. Pazite na enote (KM=konjska moč).



	T[°C]	φ[%]	X[g/kg]	h[kJ/kg]	X _s [g/kg]	Količina kondenzirane vode v hladilniku	[kg/h]	10%
1	48	86	67.21	222.5	78.15			
2	32.83 ₁₀	100	32.65	116.6	32.65			
3	18.33 ₁₀	26.00 ₁₀	3.481	27.25 ₁₀	13.39			
4	20	45	6.696	37.10	14.88			

$$\textcircled{1} \quad x = \varphi \cdot x_s(48) = 0.86 \times 78.15 = 67.21 \text{ g/kg}$$

$$h = 1.005 \cdot 48 + 67.21(2.5 + 0.001926 \cdot 48) = 222.5 \text{ kJ/kg}$$

$$\dot{m} = 300 \text{ kg/h} \cdot \frac{1 \text{ h}}{3600 \text{ s}} = 0.08333 \text{ kg/s}$$

$$\textcircled{2} \quad Q_{12} = \dot{m} \cdot \Delta h \Rightarrow \Delta h = \frac{Q_{12}}{\dot{m}} = \frac{8.826 \text{ kW}}{0.08333 \text{ kg/s}} = 105.9 \text{ kJ/kg}$$

$$Q_{12} = 12 \text{ KM} \cdot \frac{735.5 \text{ W}}{\text{kW}} = 8.826 \text{ kW}$$

$$h_2 = h_1 - \Delta h = 116.6 \text{ kJ/kg}$$

$$x_s \quad h_s \quad t \\ \begin{array}{lll} 31.04 & 111.6 & 32 \\ 34.94 & 123.7 & 34 \end{array}, \quad \varphi = \frac{116.6 - 111.6}{123.7 - 111.6} = 0.4132$$

$$t = 32 + 2(0.4132) = 32.83^\circ\text{C}$$

$$x_s(32.83) = 31.04 + 0.4132(34.94 - 31.04) = 32.65 \text{ g/kg}$$

$$\textcircled{3} \quad \dot{m}_4 = 100 \frac{\text{funt}}{\text{min}} \cdot \frac{\text{min}}{60 \text{ s}} \cdot \frac{0.4536 \text{ kg}}{\text{funt}} = 0.7560 \text{ kg/s}$$

$$\dot{m}_3 = \dot{m}_4 - \dot{m}_2 = 0.7560 - 0.08333 = 0.6727 \text{ kg/s}$$

$$\dot{m}_4 \cdot x_4 = \dot{m}_2 \cdot x_2 + \dot{m}_3 \cdot x_3 \Rightarrow$$

$$x_3 = \frac{\dot{m}_4 \cdot x_4 - \dot{m}_2 \cdot x_2}{\dot{m}_3} = \frac{0.7560 \times 6.696 - 0.08333 \cdot 32.65}{0.6727} = 3.481 \text{ g/kg}$$

$$h_3 = \frac{\dot{m}_4 \cdot h_4 - \dot{m}_2 \cdot h_2}{\dot{m}_3} = \frac{0.7560 \times 37.10 - 0.08333 \cdot 116.6}{0.6727} = 27.25 \text{ kJ/kg}$$

$$t_3 = \frac{27.25 - 3.481 \times 2.5}{1.005 + 3.481 \times 0.001926} = 18.33^\circ\text{C}$$

$$x_s(18.33^\circ C) = 13.10 + \frac{0.33}{2} (14.88 - 13.10) = 13.39 \text{ g/kg}$$

$$\dot{m}_{v12} = \dot{m}_{\text{ref}} \cdot \Delta x = 0.08333 \frac{\text{kg}}{\text{h}} \cdot (62.21 - 32.65) \frac{\text{g}}{\text{kg}} = \\ = 2.880 \frac{\text{kg}}{\Delta t} \cdot \frac{\text{kg}}{1000 \text{ g}} \cdot \frac{3600 \text{ s}}{\text{h}} = 10.37 \frac{\text{kg}}{\text{h}}$$

and now back to the first diagram to calculate the heat rejection rate from the coil.



Now we can calculate the heat rejection rate from the coil.
 $\dot{Q}_c = \dot{m}_{v12} \cdot \Delta T_u = 10.37 \frac{\text{kg}}{\text{h}} \cdot 10^\circ C = 103.7 \text{ W}$

Now we can calculate the heat rejection rate from the coil.

Now we can calculate the heat rejection rate from the coil.

Now we can calculate the heat rejection rate from the coil.

Now we can calculate the heat rejection rate from the coil.

Now we can calculate the heat rejection rate from the coil.

Now we can calculate the heat rejection rate from the coil.

Now we can calculate the heat rejection rate from the coil.

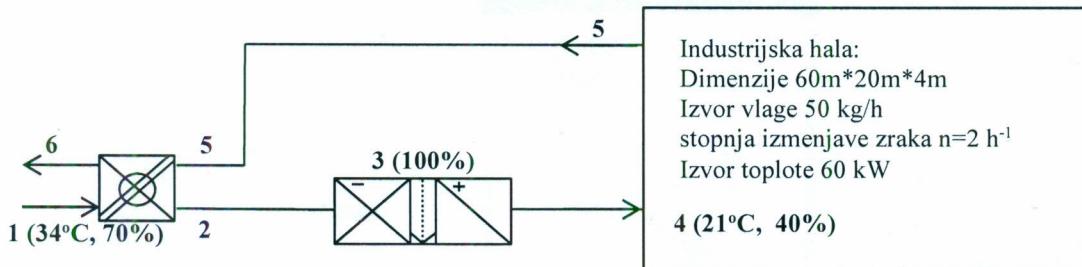
Now we can calculate the heat rejection rate from the coil.

Now we can calculate the heat rejection rate from the coil.

Now we can calculate the heat rejection rate from the coil.

HVAC kolokvij, 2015 05 11

2. S pomočjo h-x diagrama rešite nalog za klimatizacijsko napravo na sliki. Naprava vsebuje regenerator zraka z izkoristkom izmenjave čutne toplote 85% in latentne toplote 73%.



	T[°C]	φ[%]	X[g/kg]	h[kJ/kg]
Tol +/-	0,2	2,	0,2	0,5
1	34	70	24,4	96,5
2	28,9	57	14,06	64,5
3	6,8	100	6,2	22,7
4	21,0	40	6,2	36,7
5	28,0	44	10,23	54,10
6	33,1	63	20,57	86,0

Značilnosti prezračevalne naprave:	
Hladilna moč 2-3	144,1 [kW]
Grelna moč 3-4	48,27 [kW]
Toplotna moč rekuperatorja	110,2 [kW]

$$V = 60 \times 20 \times 4 = 4800 \text{ m}^3, \dot{V} = 4800 \text{ m}^3 \cdot \frac{2}{h} = 9600 \text{ m}^3/\text{h}$$

$$\dot{m}_{zr} = 1.293 \text{ kg/m}^3 \cdot 9600 \frac{\text{m}^3}{\text{h}} \cdot \frac{1 \text{ h}}{3600 \text{ s}} = 3.448 \text{ kg/s}$$

$$\dot{Q}_{45} = \dot{m}_{zr} \cdot \Delta h_{45} \Rightarrow \Delta h_{45} = \frac{60 \text{ kJ/kg}}{3.448 \text{ kg/s}} = 17.40 \text{ kJ/kg}$$

$$\dot{m}_{v45} = \dot{m}_{zr} \cdot \Delta X_{45} \Rightarrow \Delta X_{45} = \frac{50 \text{ kg/s} \cdot \frac{1 \text{ kJ}}{3600 \text{ s}}}{3.448 \text{ kg/s}} = 4.028 \cdot 10^{-3} \text{ kg}$$

$$h_5 = h_4 + \Delta h_{45} = 36,7 + 17,40 = 54,10 \text{ kJ/kg} \quad = 4.028 \text{ g/kg}$$

$$X_5 = X_4 + \Delta X_{45} = 6,2 + 4,028 = 10,23 \text{ g/kg}$$

• Regenerator: $\Delta t = \eta_C \cdot \Delta t_{max} = 0,85 (34 - 28) = 5,100 \text{ °C}$

$$\Delta X = \eta_L \cdot \Delta X_{MAX} = 0,73 (24,4 - 10,23) = 10,34 \text{ g/kg}$$

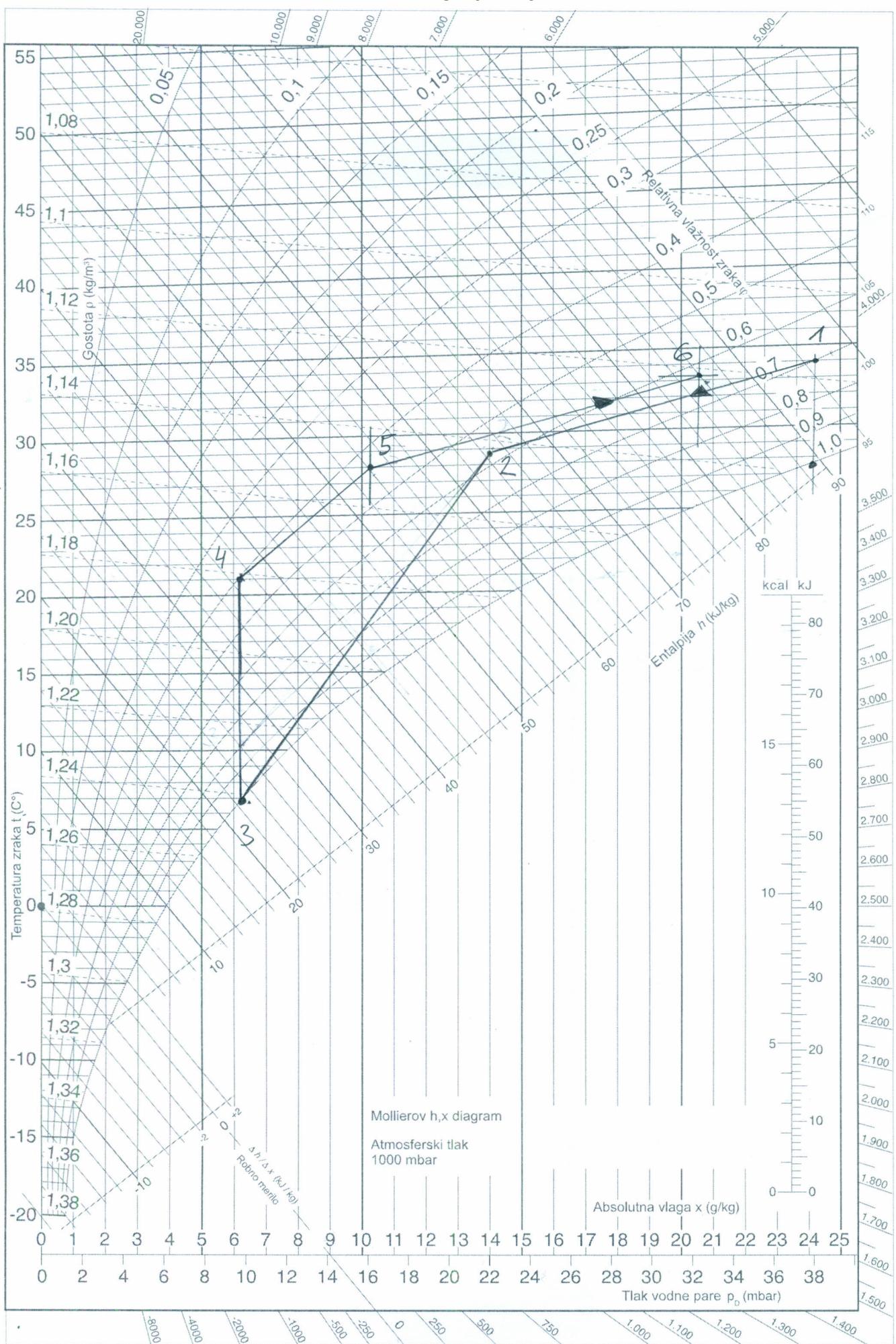
kontrola: $\Delta h_{12} = 96,5 - 64,5 = 32,0 \text{ kJ/kg}$

$$\Delta h_{56} = 86,0 - 54,10 = 31,9 \text{ kJ/kg} \quad \checkmark$$

$$\dot{Q}_{reg} = \dot{m}_{zr} \cdot \Delta h_{56} = 3.448 \text{ kg/s} \cdot 31,95 \text{ kJ/kg} = 110,2 \text{ kW}$$

$$\dot{Q}_{23} = \dot{m}_{zr} \cdot \Delta h_{23} = 3.448 \text{ kg/s} (64,5 - 22,7) \text{ kJ/kg} = 144,1 \text{ kW}$$

$$\dot{Q}_{34} = \dot{m}_{zr} \cdot \Delta h_{34} = 3.448 \text{ kg/s} (36,7 - 22,7) \text{ kJ/kg} = 48,27 \text{ kW}$$



9.7.
HVAC, 7.9. 2015

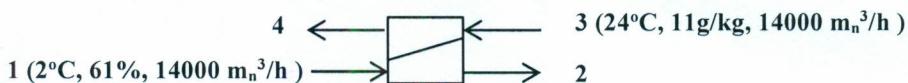
50%	50%

Priimek in ime:

Vpisna številka:

Ocenjujem pravilnost številskih rezultatov. Za pravilni postopek praviloma ne podeljujem procentov. Prosim, pri **računskih** nalogah zaokrožujte števila na 4 pomembna mesta (npr.: 0.00123456=0.1235e-2 ali 1.235kJ). Natančnost rešitve mora biti +/-5 na 3 pomembnem mestu. **Grafično rešitev** vrišete na priloženi diagram. Odčitane vrednosti zapisujete na decimalna mesta kot je prikazano v prvi vrstici tabele. Rezultat je pravilen če je vaša vrednost znotraj +/- zapisane tolerance v drugi vrstici tabele, kar ustreza +/- 2mn napake na h-x diagramu. Čas reševanja 90 min. Pišete kar na ta list. Po potrebi dobite dodaten list. Pretoki zraka pomenijo pretok suhega zraka pri normalnih pogojih.

1. **Računsko** s pomočjo tabel rešite rekuperator topote. Rezultate zapišite v tabelo. Izkoristek izmenjave čutne topote je 93%. V primeru kondenzacije predpostavite 100% vlažnost zraka na izhodu iz rekuperatorja.



	T[°C]	φ[%]	X[g/kg]	h[kJ/kg]	X _s [g/kg]
1	2	61	2.696	5.760	4.419
2	22.46	15.49	-	29.43	17.40
3	24	57.53	11	52.13	19.12
4	10.80	100	8.173	31.46	8.173

Količina izločene vode 51.17 [kg/h] (15)
Toplotna moč rekup. 103.9 [kW] (15)

$$x_1 = \varphi_1 \cdot x_{s1} = 0.61 \times 4.419 = 2.696 \text{ g/kg}$$

$$h_1 = 1.005 \times 2 + 2.696 (2.5 + 0.001926 \cdot 2) = 8.760 \text{ kJ/kg}$$

$$\varphi_3 = \frac{x_3}{x_s} = 11/19.12 = 57.53 \%$$

$$h_3 = 1.005 \times 24 + 11 (2.5 + 0.001926 \cdot 24) = 52.13 \text{ kJ/kg}$$

$$\Delta t = \eta_c \cdot \Delta t_{max} = 0.93 (24 - 2) = 20.46^\circ\text{C} \quad \begin{cases} t_4 = 3.54^\circ\text{C} < t_{kritikond.} \\ t_2 = 22.46^\circ\text{C} \end{cases}$$

$$h_2 = 1.005 \times 22.46 + 2.696 (2.5 + 0.001926 \times 22.46) = 29.43 \text{ kJ/kg}$$

$$x_s(22.46^\circ\text{C}) = 16.88 + \frac{0.46}{2} (19.12 - 16.88) = 17.40$$

$$\varphi_2 = x_2 / x_s = 2.696 / 17.40 = 0.1549$$

$$- zakon o obnoviteli energiji: \dot{m}_1 \cdot \Delta h_{12} = \dot{m}_3 \cdot \Delta h_{34}$$

$$h_4 = h_3 - |\Delta h_{12}| = 52.13 - (29.43 - 8.760) = 31.46 \text{ kJ/kg}$$

$$\begin{array}{ll} t & h_s \\ 10 & 29.52 \\ 12 & 34.36 \end{array} \quad \epsilon = \frac{31.46 - 29.52}{34.36 - 29.52} = 0.4008$$

$$t_4 = 10 + 0.4008 \times 2 = 10.80^\circ\text{C}$$

$$x_s(10.80) = 7.727 + 0.4008 (8.841 - 7.727) = 8.173 \text{ g/kg}$$

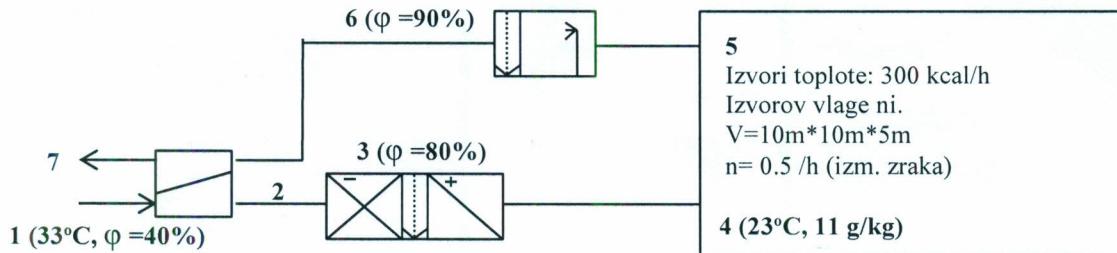
$$\dot{m}_{12} = 1.293 \frac{\text{kg}}{\text{m}^3} \cdot 14000 \frac{\text{m}^3}{\text{h}} \frac{\text{kJ}}{3600 \Delta} = 5.028 \text{ kg}/\Delta$$

$$\dot{m}_{34} = \dot{m}_{12} \Delta h_{34} = 5.028 (11 - 8.173) = 14.21 \text{ g}/\Delta = 51.17 \text{ kg/h}$$

$$\dot{Q}_{12} = \dot{m}_{12} \Delta h_{12} = 5.028 (29.43 - 8.760) = 103.9 \text{ kW}$$

9.7.
HVAC, 7.9. 2015

2. S pomočjo h-x diagrama rešite nalogu za klimatizacijsko napravo na sliki. V hladilniku 2-3 je temperatura hladilnih površin pod rosiščem. Rekuperator toplote ima učinkovitost vračanja čutne toplote 90% (temperaturna učinkovitost). Če nastane v rekuperatorju kondenzacija, predpostavite na izstopu 100% vlažnost.



	T[°C]	φ[%]	X[g/kg]	h[kJ/kg]
Tol +/-	0,6	3,	0,4	1,0
1	33	40	12.6	65.1
2	21.48	78	12.6	53.2
3	19.0	80	11	47.0
4	23	63	11	50.8
5	26.8	49	11	54.69
6	20.2	90	13.6	54.69
7	31.72	47	13.6	66.5

Hladilna moč 0.5567 [kW] (10)
Grelna moč 0.3412 [kW]
Moč rekuperatorja 1.065 [kW] (10)

$$V = 10 \times 10 \times 5 = 500 \text{ m}^3, \dot{V} = V \cdot n = 250 \text{ m}^3/\text{h}$$

$$\dot{m} = 1.293 \text{ kg/m}^3 \cdot 250 \frac{\text{m}^3}{\text{h}} \cdot \frac{\text{kg}}{3600 \text{ s}} = 0.08979 \text{ kg/s}$$

$$\dot{Q}_{45} = 300 \frac{\text{kcal}}{\text{h}} \cdot \frac{1.163 \text{ W}}{1800 \text{ W}} = 0.3489 \text{ kW} = \dot{m} \cdot \Delta h$$

$$\Delta h = \frac{\dot{Q}_{45}}{\dot{m}} = \frac{0.3489 \text{ kW}}{0.08979 \text{ kg/s}} = 3.886 \frac{\text{kJ}}{\text{kg}}$$

$$h_5 = h_4 + \Delta h = 50.8 + 3.886 = 54.69 \text{ kJ/kg}$$

• REKUPERATOR

$$\Delta T = \dot{V} \cdot \Delta T_{max} = 0.9 (33 - 20.2) = 11.52^\circ C$$

$$T_2 = 21.48 > T_e = 17.5^\circ C, \text{ KONDENZ. NI}$$

$$T_7 = 31.72 \quad x = \text{konst}$$

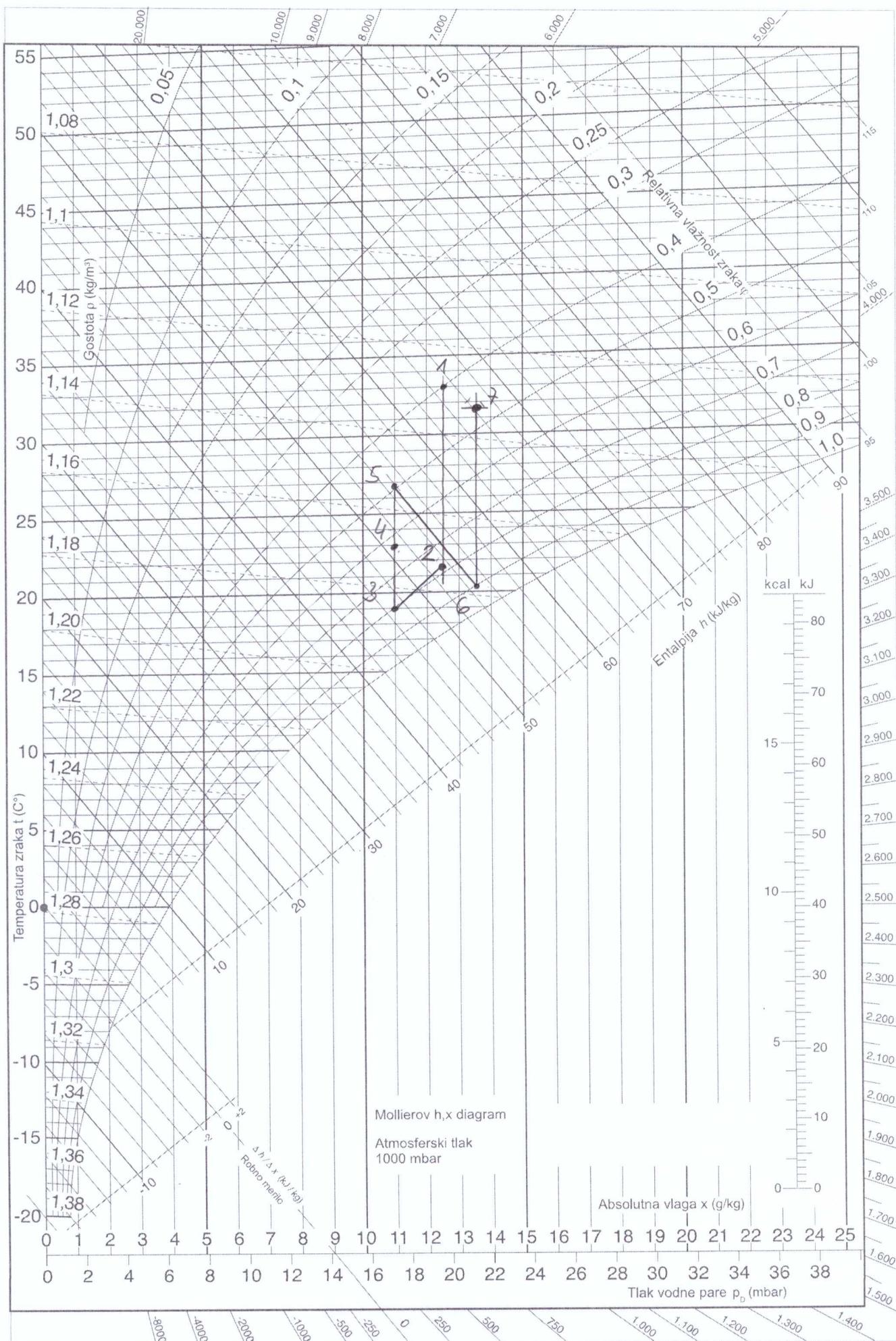
$$\Delta h_{12} = 65.1 - 53.2 = 11.9 \text{ kJ/kg} \quad \Delta h = 11.86 \text{ kJ/kg}$$

$$\Delta h_{67} = 66.5 - 54.69 = 11.81 \text{ kJ/kg}$$

$$P_R = \dot{m} \Delta h = 0.08979 \text{ kg/s} \cdot 11.86 \frac{\text{kJ}}{\text{kg}} = 1.065 \text{ kW}$$

$$P_1 P_{23} = \dot{Q}_{23} = \dot{m} \Delta h_{23} = 0.08979 \cdot (53.2 - 47.0) = 0.5567 \text{ kW}$$

$$P_{34} = \dot{Q}_{34} = \dot{m} \Delta h_{34} = 0.08979 \cdot (50.8 - 47.0) = 0.3412$$



HVAC, 27.08.2015

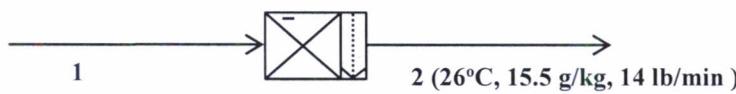
50%	50%

Priimek in ime:

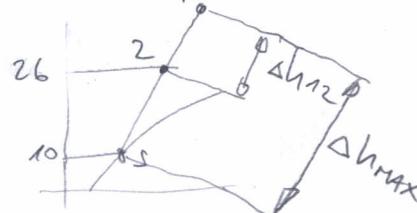
Vpisna številka:

Ocenjujem pravilnost številskih rezultatov. Za pravilni postopek praviloma ne podeljujem percentov. Prosim, pri računskih nalogah zaokrožujte števila na 4 pomembna mesta (npr.: 0.00123456=0.1235e-2 ali 1.235kJ). Natančnost rešitve mora biti +/- 5 na 3 pomembnem mestu. Grafično rešitev vrišete na priloženi diagram. Odčitane vrednosti zapisujete na decimalna mesta kot je prikazano v prvi vrstici tabele. Rezultat je pravilen če je vaša vrednost znotraj +/- zapisane tolerance v drugi vrstici tabele, kar ustreza +/- 2mm napake na h-x diagramu. Čas reševanja 90 min. Pišite kar na ta list. Po potrebi dobite dodaten list. Pretoki zraka pomenijo pretok suhega zraka pri normalnih pogojih.

1. Računsko s pomočjo tabel rešite hladilnik vlažnega zraka na sliki in rezultate zapišite v tabelo. Povprečna temperatura hladilnih površin v hladilniku je 10°C . Pretok hladilnega medija v hladilnih površinah je 20 litrov/min (snovske lastnosti hladilnega medija so: gostota 1.2 lb/liter, topotna prevodnost 0.4 W/(foot K), specifična topotna 1.2 kcal/(lb K), kinematična viskoznost 10.7 inch²/min). Hladilni medij se ohladi za 3°F (Fahrenheit) in ne spremeni agregatnega stanja. Izračunajte tudi stopnjo sušenja zraka. Predpostavite, da je sušilnik zraka topotno izoliran od okolice. Entalpijo vode iz sušilnika smete zanemariti.



	T[°C]	$\phi[\%]$	X[g/kg]	h[kJ/kg]	X _s [g/kg]
1	40.02	44.99	22.31	97.33	49.59
2	26	71.69	15.5	65.66	21.62



Količina izločene vode 2.594 [kg/h] (10)
Stopnja sušenja 46.70 [%] (10)

$$\textcircled{2} \quad \dot{m}_2 = \frac{x}{x_s} = \frac{15.5}{21.62} = 0.7169 \quad \dot{m}_{izk} = 14 \frac{\text{lb}}{\text{min}} \cdot \frac{0.4536 \text{ kg}}{\text{lb}} \cdot \frac{\text{min}}{60\Delta} = 0.1058 \frac{\text{kg}}{\Delta}$$

$$h_2 = 1.005 \cdot 26 + 15.5 (2.5 + 26 \cdot 0.001926) = 65.66 \text{ kJ/kg}$$

$$\dot{Q}_{12} = \dot{m}_{izk} c_p \cdot \Delta t = 0.1814 \frac{\text{kg}}{\Delta} \cdot 11.08 \frac{\text{kJ}}{\text{kg K}} \times 1.667 \text{ K} = 3.351 \text{ kW}$$

$$\dot{m} = \dot{m} \cdot \dot{V} = \frac{1.2 \frac{\text{kg}}{\text{liter}}}{\text{liter}} \cdot \frac{20 \text{ liter}}{\text{min}} \frac{\text{min}}{60\Delta} \frac{0.4536 \text{ kg}}{1\text{b}} = 0.1814 \frac{\text{kg}}{\Delta}$$

$$c_p = 1.2 \frac{\text{kcal}}{\text{kg K}} \cdot \frac{4.187 \text{ kJ}}{\text{kcal}} \frac{1\text{b}}{0.4536 \text{ kg}} = 11.08 \frac{\text{kJ}}{\text{kg K}}$$

$$\Delta t = 3^{\circ}\text{F} \cdot \frac{1^{\circ}\text{K}}{1.8^{\circ}\text{F}} = 1.667 \text{ K}$$

$$\dot{Q}_{12} = \dot{m}_{izk} \cdot \Delta h_{12} \Rightarrow \Delta h_{12} = \frac{3.351 \text{ kW}}{0.1058 \frac{\text{kg}}{\Delta}} = 31.67 \frac{\text{kJ}}{\text{kg}}$$

$$\textcircled{1} \quad h_1 = \Delta h_{12} + h_2 = 31.67 + 65.66 = 97.33 \text{ kJ/kg}$$

$$t = 10^{\circ}\text{C}, \quad h_s = 29.52 \text{ kJ/kg}, \quad x_s = 2.727 \text{ g/kg}$$

$$\gamma = \frac{\Delta h_{12}}{h_1 - h_s} = \frac{31.67}{97.33 - 29.52} = 0.4670 = \frac{t_1 - t_2}{t_1 - t_s} \quad \gamma(t_1 - t_s) = t_1 - t_2$$

$$t_1 = \frac{t_2 - \gamma t_s}{1 - \gamma} = \frac{26 - 0.4670 \cdot 10}{1 - 0.4670} = 40.02^{\circ}\text{C}$$

$$X_1 = \frac{X_2 - \gamma X_s}{1 - \gamma} = \frac{15.5 - 0.4670 \cdot 2.727}{1 - 0.4670} = 22.31 \text{ g/kg}$$

$$\text{kontrola: } t_1 = \frac{h_1 - X_1 \cdot r}{c_{p2} + X_1 \cdot c_{pp}} = \frac{97.33 - 22.31 \cdot 2.5}{1.005 + 22.31 \cdot 0.001926} = 39.65^{\circ}\text{C} \quad \checkmark$$

$$x_s(40.02^\circ C) = 49.53 + \frac{0.02}{2} (55.55 - 49.53) = 49.59 \text{ g/kg}$$

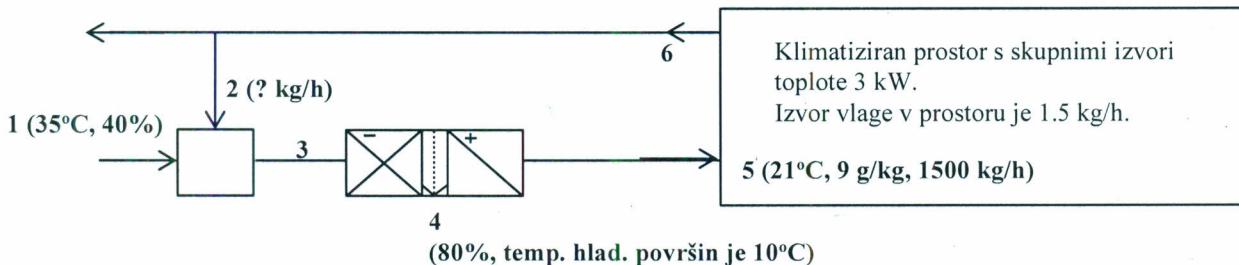
$$\varphi_1 = \frac{x_1}{x_s} = \frac{22.31}{49.59} = 0.4499$$

$$\dot{m}_{v12} = \dot{m}_{ze} \cdot \Delta x_{12} = 0.1058 \frac{\text{kg}}{\text{s}} \cdot (22.31 - 15.5) \frac{\text{g}}{\text{kg}} = 0.7205 \frac{\text{g}}{\text{s}}$$

$$= 2.5934 \text{ kg/h}$$

HVAC, 27.08.2015

2. S pomočjo h-x diagrama grafično rešite nalogu za klimatizacijsko napravo na sliki. Rezultat mešanja (točka 3) je potrebno določiti grafično iz diagrama. Temperatura hladilnih površin v hladilniku zraka je 10°C. Na izstopu iz hladilnika zraka predpostavimo 80% relativno vlažnost zraka. Z masnimi pretoki je označen pretok suhega zraka. Odčitane vrednosti zapisujete na decimalna mesta kot je prikazano v prvi vrstici tabele. Rezultat je pravilen če je vaša vrednost znotraj +/- zapisane tolerance v drugi vrstici tabele, kar ustreza +/- 2mm odčitane vrednosti na diagramu. Pazite na enote.



	T[°C]	φ[%]	X[g/kg]	h[kJ/kg]
toler	0,6	3,	0,4	1,0
1	35	40	14.0	70.8
2 = 6				
⑩ 3	31.9	43	12.7	64.2
4	15.8	80	9.0	38.7
5	21	58	9.0	44.0
⑩ 6	25.6	48	10.00	51.20

Hladilna moč naprave: ⑩ 10.63 [kW]

Masni pretok zraka ⑩ 1500 kg/h 480.8 [kg/h]

Hladilna moč naprave, če ne bi imeli mešanja.
Hladimo celotno potrebno količino okoliškega zraka na stanje 4

⑤ 13.38 [kW]

$$\dot{m}_{2K5} = 1500 \text{ kg/h} \cdot \frac{1}{3600 \text{ s}} = 0.4167 \text{ kg/s}$$

$$\dot{Q}_{34} = \dot{m}_{2K5} \cdot (h_2 - h_4) = 0.4167 \frac{\text{kg}}{\text{s}} (70.8 - 38.7) \frac{\text{kJ}}{\text{kg}} = 13.38 \text{ kW}$$

$$⑥ \Delta h_{56} = \frac{\dot{Q}_{56}}{\dot{m}_{2K5}} = \frac{3 \text{ kW} \cdot 1/\text{s}}{0.4167 \text{ kg/s}} = 7.199 \frac{\text{kJ}}{\text{kg}}$$

$$\Delta X_{56} = \frac{\dot{m}_{V56}}{\dot{m}_{2K5}} = \frac{1.5 \text{ kgv/l}}{1500 \text{ kgzR/h}} = 1.000 \frac{\text{kgv}}{\text{kgzR}}$$

$$\frac{M_1}{M_2} = \frac{12.5 \text{ mm}}{26.5 \text{ mm}} = C_{5626} = \frac{\dot{m}_2}{\dot{m}_1} \Rightarrow \dot{m}_2 = C \cdot \dot{m}_1$$

$$\dot{m}_1 + \dot{m}_2 = 1500 \text{ kg/h} = (1+C) \cdot \dot{m}_1$$

$$\dot{m}_1 = 1019 \text{ kg/h}$$

$$\dot{m}_2 = 480.8 \text{ kg/h}$$

$$\dot{Q}_{34} = \dot{m}_{2K5} \cdot \Delta h_{34} = 0.4167 (64.2 - 38.7) = 10.63 \text{ kW}$$

