پاسخنامه تشریحی طراحی مهر ۹۹ – تأسیسات مکانیکی

نویسنده: سید مصطفی موسوی

$$\begin{split} & 500 \times gpm_{H_2O} \times \Delta T_{H_2O} = 1.08 \times cfm \times \Delta T_a \times \lambda \\ & 500 \times 70 \times (180 - 165) = 1.08 \times 12000 \times (T_{db-out} - 45) \times 1 \\ & T_{db-out} = 85.5 \ ^\circ \mathrm{F} \end{split}$$

گزینه ۲ صحیح است.

۳ – دمای موثر سطح کویل DX در یگ پکیج یونیت سرمایی 46 درجه فارنهایت و ضریب میان بر (Bypass Factor) کویل 0.15 است. ظرفیت هوادهی این دستگاه 15000 فوت مکعب در دقیقه است و از آن برای تامین شرایط طرح داخل یک فضا در دمای حباب خشک 75 درجه فارنهایت در شهری با ضریب اصلاح چگالی 0.9 استفاده می شود. بار محسوس کویل DX این دستگاه چند بی تی یو بر ساعت است؟ (دستگاه فاقد هوای تازه است و از کسب گرما در کانال ها و فن ها صرفنظر شود)

368420 (۲

399330 (۴

423800 (٣

442310 ()

پاسخ: از جلد اول جزوه سایکرومتری و تبرید (مفاهیم اولیه) میدانیم که **بار محسوس کویل** با استفاده دمای هوای ورودی و خروجی به کویل از طریق رابطه زیر به دست میآید:

$$\eta = 1 - BF = \frac{T_{db_e} - T_{db_sa}}{T_{db_e} - T_{adp}}$$

$$1 - 0.15 = \frac{75 - T_{db_sa}}{75 - 46} \rightarrow T_{db_sa} = 50.35 \text{ °F}$$

$$SH = 1.08 \times 15000 \times (75 - 50.35) \times 0.9 = 359.397 \text{ Btu/hr}$$

پاسخ در گزینهها نیست اما نزدیک ترین گزینه گزینه ۲ است. بدون دخالت دادن ضریب ۰/۹ عدد به دست آمده دقیقا عدد گزینه ۴ می شد و احتمال این که طراح دچار اشتباه شده باشد وجود دارد. این سوال می تواند محل اعتراض داوطلبان باشد.

گزینه ۲ صحیح است.

۴ – مقدار 2000 فوت مکعب در دقیقه هوای تازه با 8000 فوت مکعب در دقیقه هوای برگشتی از اتـاق در جعبه اختلاط یک هوارسان در ساختمانی با شرایط طرح داخل دمای حباب خشک 77 درجه فارنهایت

پاسخنامه تشریحی طراحی مهر ۹۹ – تأسیسات مکانیکی

نویسنده: سید مصطفی موسوی

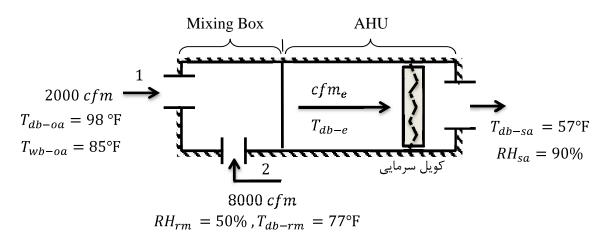
و رطوبت نسبی 50 درصد و شرایط طرح خارج دمای حباب خشک 98 درجه فارنهایت و دمای حباب مرطوب 85 درجه فارنهایت مخلوط و پس از عبور از کویل سرمایی با شرایط دمای حباب خشک 57 درجه فارنهایت و رطوبت نسبی 90 درصد به اتاق ارسال می شود ، با فرض اینکه ارتفاع شهر محل استقرار ساختمان از سطح دریا صفر باشد و از کسب گرما در کانال ها و فن ها صرفنظر شود، بار نهان کویل سرمایی بر حسب بی تی یو بر ساعت به کدام گزینه نزدیک تر است؟

100000 (Y 175000 ()

150000 (٣

200000 (۴

پاسخ: برای به دست آوردن بار نهان کویل، باید رطوبت هوای ورودی و خروجی به آن را بدانیم. رطوبت هوای خروجی از دو مشخصه هوای خروجی که در صورت سوال داده شده است به دست میآید. هوای ورودی به کویل نیز مخلوط دو هوا است. پس باید مشخصات این هوای مخلوط را حساب کنیم.



طبق جلد دوم جزوه سایکرومتری و تبرید (ایرواشر و کویل)، فصل اختلاط هوا داریم:

 $cfm_{mix} = cfm_1 + cfm_2 = 2000 + 8000 = 10000 \ cfm$

$$\omega_{mix} = \frac{cfm_1 \times \omega_1 + cfm_2 \times \omega_2}{cfm_1 + cfm_2}$$

صورت سوال هیچ یک را نداده ولی از هر یک دو مشخصه دیگر را داده که می توانیم با رجوع به نمودار سایکرومتریک رطوبت مطلق را استخراج کنیم.

$$\begin{split} & \int_{mix} \frac{T_{db-1} = 98^{\circ} F}{W_{bb-1} = 85^{\circ} F} & \to \omega_1 = 164 \frac{gr}{lb} \\ & \int_{wb-1} \frac{T_{db-2} = 77^{\circ} F}{RH_2 = 50\%} & \to \omega_2 = 70 \frac{gr}{lb} \\ & \omega_{mix} = \frac{2000 \times 164 + 8000 \times 70}{2000 + 8000} = 88.8 \frac{gr}{lb} \end{split}$$

پاسخنامه تشريحي طراحي مهر ٩٩ – تأسيسات مكانيكي

نویسنده: سید مصطفی موسوی

پاسخ: طبق مبحث ۱۶ بند ۱۶–۵–۲–۹ الف، صفحه ۱۱۴ «حداکثر ۸ عدد از لوازم بهداشتی که روی کف نصب شوند (مانند توالت، دوش، وان، كفشوى) و به يك شاخه افقى فاضلاب متصل شده باشند، ممكن است يك هواكش مداری داشته باشند.» پس با توجه به این که در این سوال ۴ دوش در کف داریم، این سیستم ، هواکش مـداری است. از طرفی طبق بند ب صفحه ۱۱۵ «هواکش مداری هر شاخه افقی فاضلاب باید در نقطهای پس از سیفون بالا دست ترین دستگاه با رعایت الزامات.... به این شاخه افقی فاضلاب وصل شوند.» در نتیجه هواکش A الزامی است. از طرفي طبق بند الف-۲ همين صفحه «اگر به شاخه افقي فاضلاب که هـواکش ممـداري دارد، فاضـلاب دستشویی، سینک و دستگاه های دیگری که بالاتر از کف نصب می شوند تخلیه شود، این لوازم بهداشتی باید هواکش مستقل داشته باشند.» در نتیجه هواکش B نیز الزامی است.

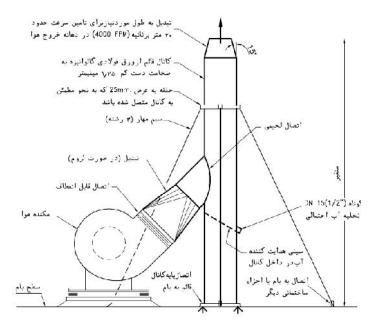
گزینه ۱ صحیح است.

۲۰– در طراحی سیستم های تخلیه هوا، حداقل سرعت هوا در دهانه قائم خروج هوا به محیط بیرون باید چند فوت در دقیقه باشد؟

> 4 ... (٣ 30.0(1 40++() 5+++(4

> > ياسخ: طبق نشريه ۶-۱۲۸ قسمت دوم، نقشه M.D. 305-09-6 بايد در دهانه خروج قائم هوا از بام، تبدیل مورد نیاز برای تأمین سےرعت حدود ۲۰ متر بر ثانیه یا ۴۰۰۰ فوت مکعب بر دقيقه فراهم شود.





گزینه ۳ صحیح است.

۲۱-حداقل مساحت مناسب برای موتورخانه ۳ آسانسور الکتریکی هر یک به ظرفیت ۱۰۰۰ کیلو گرم و سرعت اسمی ۲ متر در ثانیه چند متر مربع باید باشد؟

۴۸(۴	۶۴(۳	D1 (T	39(1
------	------	--------------	------

نویسنده: سید مصطفی موسوی

پاسخنامه تشريحی طراحی مهر ۹۹ – تأسيسات مكانيكی

پاسخ: برای محاسبه دمای هوای خروجی از کندانسور، کندانسور را به عنوان یک کویل گرمکننده در نظر می گیریم که باید میزان حرارتی که به هوا می دهد مشخص باشد. برای محاسبه حرارت کندانسور از ظرفیت اواپراتور استفاده می کنیم.

همانطور که در جلد سوم جزوه سایکرومتری و تبرید گفتیم، ظرفیت اواپراتور برابر با حرارتی است که از آب خنک شونده می گیرد. در نتیجه:

 $Q_{ev} = Q_{H_20} = 500 \times gmp \times \Delta T_{H_20} = 500 \times 100 \times (55 - 45) = 500000 Btu/hr$

 $\begin{aligned} COP &= \frac{Q_{ev}}{Q_{cond} - Q_{ev}} \\ 3.2 &= \frac{500000}{Q_{cond} - 500000} \implies Q_{cond} = 656250 \ Btu/hr \\ \text{Illips as relived to a stress of the second s$

Q_{cond} = (
$$\frac{COP+1}{COP}$$
) × Q_{ev}
در مرحله آخر، چون گرمایش (و در نتیجه بدون تغییر رطوبت) است، ظرفیت کندانسور برابـر بـا تغییـرات حـرارت
محسوس هوا است.

$$Q_{cond} = 1.08 \times cfm \times \Delta T_{air}$$

 $656250 = 1.08 \times 40000 \times (T_2 - 120) \implies T_2 = 135.19 \,^{\circ}\text{F}$
 \mathcal{Z}_{z}_{zi}

۴۷ – در یک سیستم هوارسانی با یک فن گریز از مرکز Forward، برای دو برابر کردن هوادهی آزاد سیستم دو راهکار (الف) اضافه کردن یک فن مشابه به صورت موازی (ب) دو برابر کردن دور فن پیشنهاد شده است. با فرض یکسان بودن بازده الکتروموتورها، توان مصرفی کل در کدام روش کمتر است؟

- روش (الف)
- ۲) روش (ب)
- ۳) در هر دو روش برابر است.

۴) با توجه به میزان هوادهی ممکن است روش (الف) یا روش (ب) کمتر باشد.

پاسخ: ابتدا روش ب یعنی ۲ برابر کردن دور فن را بررسی میکنیم. طبق روابط تشابه فن داریم:

$$cfm_{new} = cfm_{old} \frac{N_{new}}{N_{old}} = cfm_{old} \frac{2N_{old}}{N_{old}} = 2cfm_{old}$$

نویسنده: سید مصطفی موسوی

پاسخنامه تشریحی طراحی مهر ۹۹ – تأسیسات مکانیکی

پاسخ: سوال ظرفیت سرمایی کویل را خواسته است. میدانیم تمام حرارت جـذب شـده از هـوا در کویـل، توسـط آب خنک کنندهی کویل جذب میشود و نهایتاً در برج خنک کن دفع میشود. در نتیجه کـافی اسـت ظرفیـت بـرج خنککن را حساب کنیم.

 $Q_{\rm CT} = \dot{m} \times C \times \Delta T_{H_2O}$

از جلد ۵ جزوه سایکرومتری و تبرید (برج خنک کن و سختی گیر) میدانیم: Range = $T_{I_{20-e}} - T_{H_{20-l}} = T_{H_{20-l}}$

در نتيجه:

$$Q_{CT} = \rho \times \forall \times C \times Range = 1000 \times \left(100 \left[\frac{lit}{min}\right] \times \frac{1 \left[m^3\right]}{1000 \left[lit\right]} \times \frac{1 \left[min\right]}{60 \left[s\right]}\right) \times 4181 \times 5 = 34737 w$$

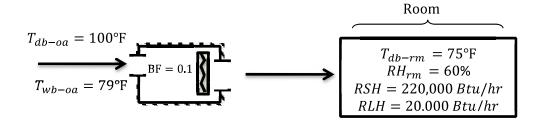
= 34.8 kw
دقت کنید ارتفاع از سطح دریا در عملکرد برج خنک کن اثری ندارد و نیازی به دخالت دادن ضریب تصحیح نیست.
(اطلاعات بیشتر در جزوه)

گزینه ۲ صحیح است.

۵۱ – بار سرمایی محسوس و نهان یک اتاق به ترتیب 20000 و 2000 و 2000 بی تی یو بر ساعت است. دمای حباب خشک و مرطوب طرح خارج به ترتیب 100 و 79 درجه فارنهایت و دمای حباب خشک و رطوبت نسبی طرح داخل به ترتیب 75 درجه فارنهایت و 60 درصد است. اگر دبی هوای تازه 2000 فوت مکعب در دقیقه باشد، هوادهی مورد نیاز برای تامین بار سرمایی اتاق تقریبا چند فوت مکعب در دقیقه است؟ (ارتفاع شهر مورد نظر را هم سطح دریا در نظر بگیرید. ضریب کنار گذر (Bypass Factor) کویل 1.1 است)

14500 (F 13000 (T 15500 (T 18000 ()

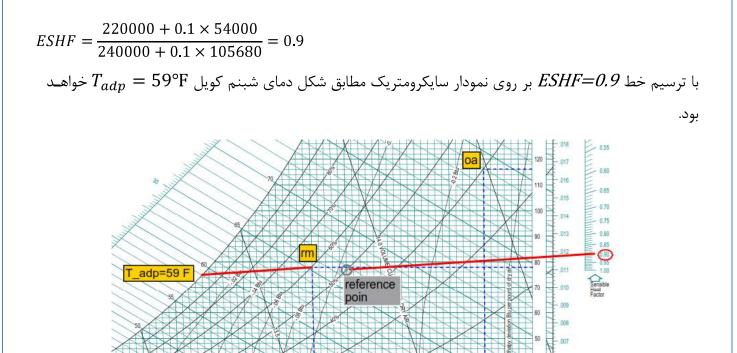
چون دمای مؤثر سطح کویل را نداریم. در نتیجه این مسئله از طریق ترسیم خط ESHF حل می شود. از جلد ۲ جزوه سایکرومتری (ایرواشر و کویل) داریم:



نویسنده: سید مصطفی موسوی

پاسخنامه تشریحی طراحی مهر ۹۹ – تأسیسات مکانیکی

$$\begin{split} ESHF &= \frac{ERSH}{ERTH} = \frac{ERSH}{ERSH + ERLH} = \frac{RSH + BF \times OASH}{RTH + BF \times OATH} \\ RSH &= 220000 \\ RLH &= 20000 \\ RTH &= 220000 + 20000 = 240000 \\ OASH &= 1.08 \times cfm_{oa} \times (T_{ab-oa} - T_{ab-rm}) \times \lambda = 1.08 \times 2000 \times (100 - 75) = 54000 \\ OALH &= 0.68 \times cfm_{oa} \times (\omega_{oa} - \omega_{rm}) \times \lambda \\ OALH &= 0.68 \times cfm_{oa} \times (\omega_{oa} - \omega_{rm}) \times \lambda \\ T_{ab-oa} &= 100^{\circ}F \\ T_{wb-oa} &= 79^{\circ}F \\ T_{wb-oa} &= 79^{\circ}F \\ T_{wb-oa} &= 79^{\circ}F \\ RH_{rm} &= 60\% \\ OALH &= 0.68 \times 2000 \times (116 - 78) \times 1 = 51680 Btu/hr \\ OALH &= 0.68 \times 2000 \times (116 - 78) \times 1 = 51680 Btu/hr \\ OATH &= OASH + OALH = 54000 + 51680 = 105680 Btu/hr \end{split}$$



این پاسخنامه رایگان نیست. در صورتی که به طور رایگان به شما رسیده لطفا از طریق راههای ارتباطی اعلام شده نسبت به پرداخت هزینه آن اقدام فرمایید.

۳۸