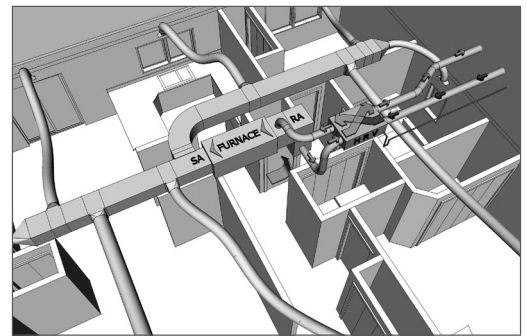




سامانه‌های توزیع هوا

(قسمت اول)

تحقیق و تألیف: وحید وکیل‌الرعایا



۱- مقدمه

چگونگی توزیع هوا و شرایط حاکم بر آن از ارکان طراحی یک سامانه تهویه کارآمد و مدرن می‌باشد، زیرا اثر مستقیم بر برآوردن شرایط راحتی انسان برجای می‌گذارد. از طرفی، با روش‌های به روز و علمی تهویه می‌توان عملیات را با حداکثر بازده و با کمترین میزان انرژی به انجام رسانید.



۲- سامانه تهویه طبیعی

سامانه تهویه طبیعی به روشی گفته می‌شود که در آن انتشار هوا بستگی به سرعت باد و اختلاف چگالی هوای داخل و خارج اتاق داشته باشد. اختلاف چگالی ρ باعث جریان هوا می‌گردد، سرعت هوا در این حالت به وسیله رابطه زیر بیان می‌گردد.

$$V = \sqrt{\frac{g \cdot h \cdot (T_i - T_o)}{T_i}} \quad (1)$$

در رابطه بالا:





۳-۱- سامانه استخراجی

سامانه فوق به خاطر سادگی و مقرون به صرفه بودن، از متداول ترین سامانه های تهویه می باشد. هوای داخل به بیرون کشیده شده و در نتیجه هوای تازه وارد فضا می گردد. این کار توسط وسایل ساده ای نظیر هواکش که در دیوار تعبیه می شود و یا به وسیله سامانه کانال کشی صورت می گیرد. وقتی که دمنده به کار می افتد، یک لایه هوای فشار کم در نزدیک آن به وجود می آید. اختلاف فشار لایه مجاور پروانه و لایه های دورتر، باعث جریان هوا از لایه های دورتر به لایه مجاور می گردد. و این به نوبه خود باعث کاهش فشار در لایه های دورتر می گردد (شکل ۱). در نتیجه هوای اتاق خارج شده و هوای تازه از میان روزنه ها و درزهای اتاق، جایگزین هوای خروجی می گردد.

البته مقدار تهویه بستگی به محل ورود هوای تازه و اینکه چه مقدار آن در اتاق جریان می یابد، دارد. این موضوع در شکل های ۲ و ۳ نشان داده شده است. اگر کلیه دیوارها به جز روزنه ورود هوای تازه، در مقابل ورود هوا، درزبندی شده باشند، تمام هوای ورودی فقط از همان روزنه وارد شده و از آنجا به طرف پنکه جریان می یابد (شکل ۲).

اما فرض کنید به جز روزنه A، مجرای دیگری در نقطه B، نزدیک دمنده، وجود داشته باشد (شکل ۳). در این صورت هوا از نقطه B و همین طور از دریچه A وارد شده و مستقیماً به طرف دمنده جریان می یابد. در نتیجه مسیر جریان هوا، کوتاه شده و این

سرعت بر حسب متر بر ثانیه $V: (m/s)$

شتاب جاذبه $g: (9.81m/sec^2)$

ارتفاع کانال (دودکش) بر حسب متر $h: (m)$

دمای مطلق هوای داخل بر حسب $T_i: ^\circ K$

دمای مطلق هوای خارج بر حسب $T_o: ^\circ K$

توجه: رابطه اخیر در حالتی صادق است که از اثر وزش باد صرف نظر شده باشد.

۳- سامانه تهویه مکانیکی

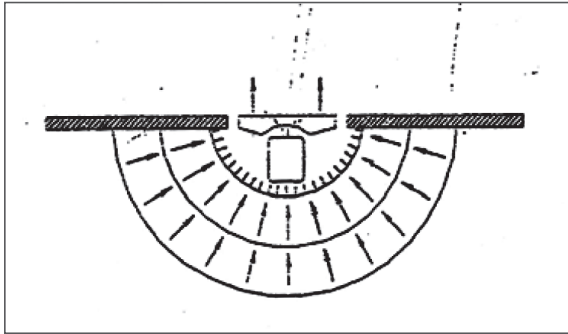
برای اینکه عمل تهویه، قابل کنترل باشد باید از هواکش استفاده نمود. این نوع تهویه در بیشتر ساختمان های صنعتی، مخصوصاً وقتی که تعداد ساکنین زیاد باشند و یا جاهایی که گرما و رطوبت باید گرفته شود، به کار برده می شود. در تهویه طبیعی هنگامی رضایت بخش است که شرایط خارج مناسب باشد. در هوای گرم و ساکن، عمل تهویه طبیعی هیچگونه کنترل مؤثری برای جلوگیری از ورود گرد و خاک و هوای کثیف نمی تواند به عمل آورد.

سامانه تهویه مکانیکی شامل سه روش متفاوت زیر می باشد:

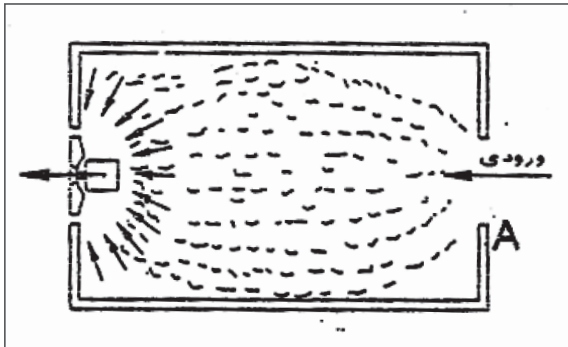
۱- سامانه استخراجی

۲- تغذیه یا سامانه فشاری

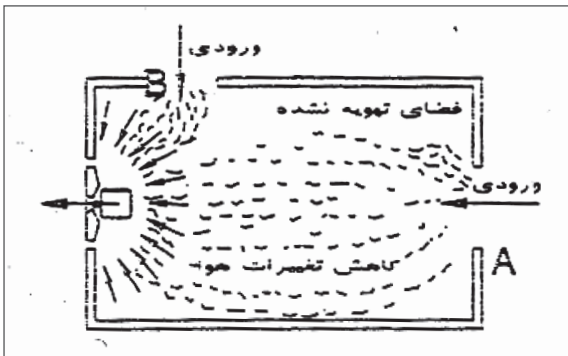
۳- ترکیب دو سامانه استخراجی و تغذیه



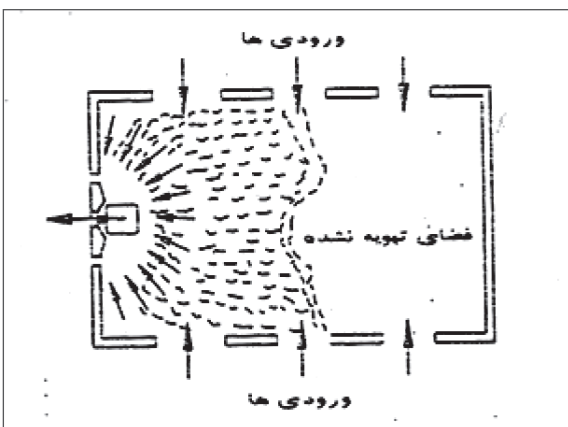
شکل ۱: سامانه استخراجی



شکل ۲: تأثیر محل ورود هوای تازه بر تهویه



شکل ۳: تأثیر محل ورود هوای تازه بر تهویه



شکل ۴: تهویه نامطلوب

باعث کاهش تأثیر تهویه می گردد و نهایتاً مقدار هوایی که از طریق دمنده از اتاق خارج می گردد، کل فضا را تهویه نمی نماید. وقتی که یک دریچه در نزدیک دمنده، وجود داشته باشد، قسمت های دورتر اتاق، تهویه نخواهند شد. پس مشاهده می شود که سامانه استخراجی بستگی زیادی به موقعیت دریچه های ورودی هوا نسبت به هواکش دارد.

از این سامانه می توان در اتاق های مجزا و یا گوشه های ساختمان های بزرگ که هوا در آنجا راکد می باشد و یا در کارگاه های صنعتی برای خارج کردن هوا گرم، گرد و خاک و دود، استفاده کرد.

۳-۲- تغذیه یا سامانه فشاری

در سامانه تغذیه، درست عمل عکس حالت استخراجی صورت می گیرد. به این معنی که هوای تازه توسط دمنده با فشار به داخل فضای مورد نظر جریان یافته و هوای اتاق از طریق مجاری مختلف، خارج می شود.

محاسن این روش عبارتند از:

الف- هوای تازه مستقیماً توسط هواکش وارد اتاق می شود و در نتیجه سرعت، حجم و توزیع آن به آسانی قابل کنترل می باشد.

ب- هوای ورودی را می توان تمیز کرده، شست و یا براساس نیاز گرم یا سرد کرد.

ج- عمل مهم به گردش در آوردن هوای اتاق به هنگام زمستان را می توان به آسانی انجام داد.

د- فشار هوا در داخل اتاق قدری از فشار بیرون، بیشتر شده و در نتیجه از ورود هوای کنترل نشده خارج جلوگیری می شود.

برای اینکه هوای تازه به خوبی در تمام اتاق توزیع شود، لازم است که محل های خروجی هوا به طور یکنواخت در دیوار تعبیه گردند. محل خروج هوا، در صورت امکان، نباید در معرض وزش مستقیم هوا قرار گیرد. مقدار هوایی که از اتاق خارج می شود باید به اندازه ۱۰ تا ۲۵ درصد هوای تازه ورودی باشد و بقیه هوا از طریق پنجره و شکاف درب ها و دیگر روزنه ها، از اتاق خارج گردد. در بیشتر موارد هوا از طریق کانال وارد اتاق می گردد.

۳-۳- ترکیب سامانه استخراجی و سامانه تغذیه (فشاری)

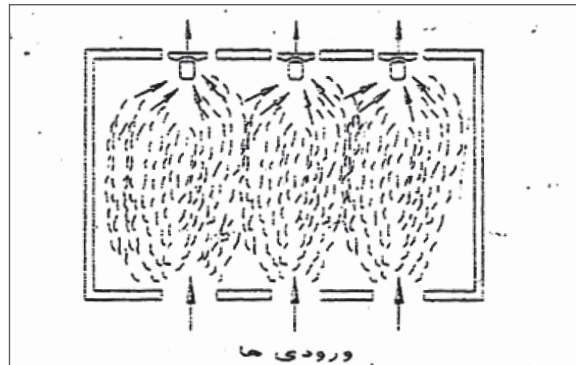
بیشترین کنترل در عمل تهویه، زمانی امکان پذیر است که ترکیب دو سامانه فوق، به کار برده شود. در این سامانه، توزیع هوای تازه، کاملاً به طور یکنواخت صورت می گیرد.

هوای تازه را می توان در هر جا که مورد نیاز باشد، وارد محل کرد و توزیع آن در تمام محل به طور یکنواخت بین دریچه های

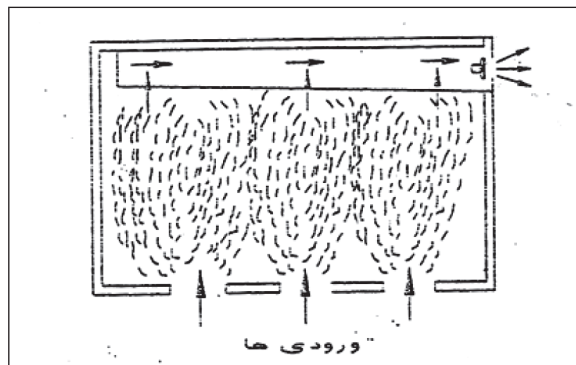
۴- خروجی های هوا

در یک سامانه تهویه مناسب، نقاط تخلیه و ورودی باید به گونه ای ترتیب یابند که هوای تازه در تمام نقاط اتاق، جریان یابد. در شکل های ۴ و ۵ دو نمونه نامطلوب و مطلوب تهویه را ملاحظه می نماییم. در شکل ۴ دمنده در یک طرف و دریچه های ورودی در دو طرف دیوار تعبیه شده اند؛ در نتیجه بخشی از اتاق مورد تهویه قرار نمی گیرد.

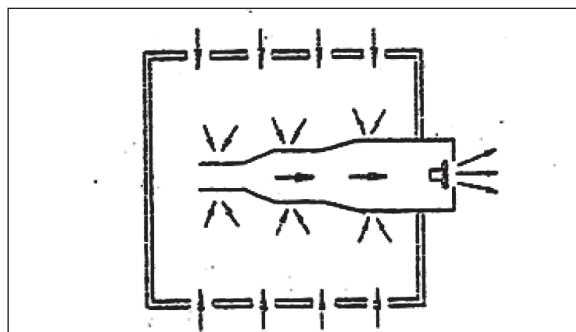
در شکل ۵ دمنده ها در یکطرف و مجاری ورودی در طرف مقابل قرار گرفته و در نتیجه توزیع یکنواخت هوای تازه در تمام نقاط اتاق صورت گرفته و تهویه به خوبی انجام می گیرد. اما اگر بنابر شرایط فقط در یک طرف دیوار اتاق بتوان هواکش تعبیه نمود (شکل ۶)، برای تهویه مناسب، می توان در امتداد دیوار کانال کشی کرد.



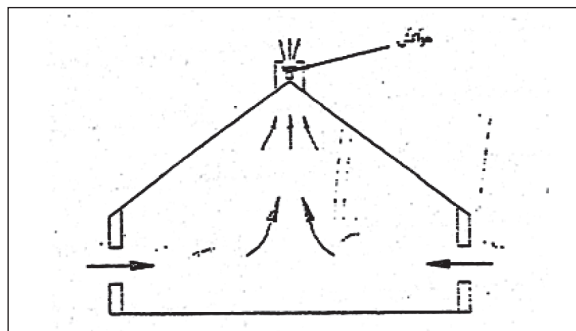
شکل ۵: تهویه مطلوب



شکل ۶: کانال کشی در امتداد دیوار برای تهویه مناسب



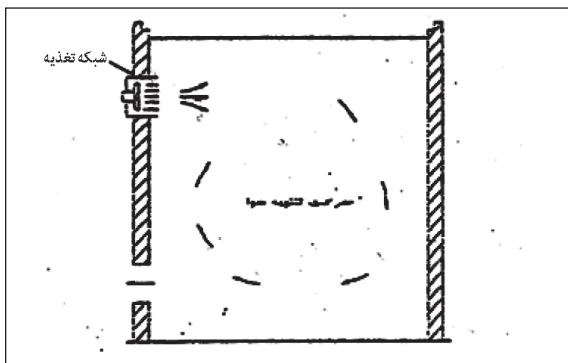
شکل ۷: کانال کشی در وسط فضای مورد تهویه برای تهویه مناسب



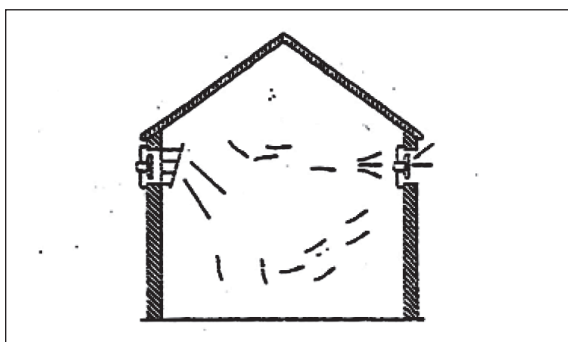
شکل ۸: نصب هواکش روی سقف

تغذیه و تخلیه صورت می گیرد. این سامانه در اشکال مختلف، از سامانه ساده پنکه گرفته تا سامانه تهویه مطبوع کامل، به کار برده می شود. برخی از این اشکال بعداً مورد بحث قرار خواهند گرفت. دمنده های تغذیه باید به گونه ای انتخاب شوند که حدوداً

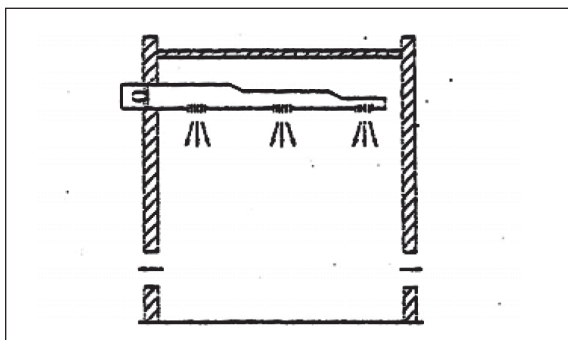




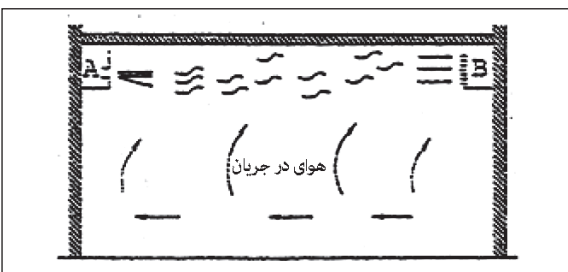
شکل ۹: سامانه ساده تغذیه از اتمسفر



شکل ۱۰: ترکیب سامانه تغذیه و استخراج به وسیله هواکش



شکل ۱۱: دمس عمودی از کانال های افقی توسط هواکش



شکل ۱۲: تخلیه هوا با سرعت زیاد توسط نازل

۲۵ درصد بیشتر از پنکه های استخراجی، هوا را به داخل هدایت نمایند. این کار باعث می شود که فشار هوای داخل ساختمان از فشار هوای خارج، بیشتر شده و در نتیجه ورود گرد و خاک و هوای آلوده به داخل، امکان پذیر نخواهد بود.

اگر فاصله دیوارهای کناری (پهنای اتاق) زیادتر باشد، معمولاً بهتر است که هوا از وسط اتاق استخراج گردد. در نتیجه مسافتی که هوا طی می نماید، کاهش یافته و توزیع یکنواخت هوا در تمام نقاط اتاق انجام می گیرد. این عمل به وسیله کانال کشی در وسط اتاق صورت می گیرد (شکل ۷).

اما در ساختمان های یک طبقه، سامانه ساده تر، نصب هواکش بر روی سقف ساختمان می باشد (شکل ۸) در چنین سامانه هایی، هزینه نصب و نگهداری به مراتب کمتر از سامانه است که احتیاج به کانال کشی طولانی دارد. در این سامانه جریان طبیعی هوا، به عمل تهویه کمک می نماید.

۵- ورودی های هوا

باید گفت که موفقیت یک سامانه استخراجی بستگی زیادی به محل های ورودی هوا، دارد. فاصله بین ورودی ها باید به اندازه ای



A-۱) حذف هزینه‌های راهبری مانند مصرف انرژی.

A-۲) فاقد صدا و ارتعاش.

B: معایب:

B-۱) عدم امکان کنترل مناسب دما و رطوبت.

B-۲) در کلیه شرایط قابل استفاده نمی‌باشد.

B-۳) عدم حذف نقاط کور.

B-۴) عدم امکان بازیافت انرژی.

۶-۲- تهویه استخراجی با وسایل مکانیکی

A: مزایا:

A-۱) امکانات کنترل میزان تهویه وجود دارد.

A-۲) امکان حذف نقاط کور تهویه وجود دارد.

A-۳) امکان جذب گرما از هوای خروجی وجود دارد (برای

صرفه‌جویی انرژی)

B: معایب:

B-۱) هزینه‌های راه‌اندازی بالاتر از سامانه طبیعی است.

B-۲) هزینه‌های راهبردی مانند هزینه برق موجود است.

B-۳) صدای سامانه ممکن است آزاررسان باشد.

B-۴) تعمیر و نگهداری دوره‌ای و منظم مورد نیاز است.

B-۵) امکانات ورود گرد و غبار به محل مورد تهویه افزایش

می‌یابد.

۶-۳- تهویه فشاری با وسایل مکانیکی

A: مزایا:

A-۱) هوای ورودی را می‌توان تمیز و مطبوع نمود

(تهویه مطبوع).

A-۲) کنترل هوا میسر است.

A-۳) امکان رطوبت‌زدایی از مکان میسر است.

B: معایب:

B-۱) حمام و آشپزخانه نیازمند هواکش و خروجی جداگانه

برای کنترل رطوبت می‌باشد.

B-۲) امکان به تله افتادن هوا در مکان‌های بسته وجود دارد

(بنابراین تهویه انجام نمی‌پذیرد).

B-۳) جذب انرژی (سرما و گرما) مقدور نمی‌باشد.

۷- طراحی کانال هوا

۷-۱- مقدمه

در تهویه مطبوع چهار شرط برای راحتی انسان موجود است



باشد که هوای ورودی در تمام نقاط اتاق به طور یکنواخت توزیع گردد. محل‌های ورودی نباید در ارتفاع بالایی از کف اتاق واقع شوند، زیرا در فصل تابستان هوای ورودی از بالای سر افراد جریان می‌یابد. از طرف دیگر آنها نباید خیلی پایین و یا نزدیک به افراد قرار گیرند. زیرا هوایی که از طریق این‌گونه دریچه‌ها وارد اتاق می‌شود، موجب آزار و اذیت ساکنین مجاور آنها، می‌شود.

هوای تغذیه معمولاً از طریق کانال، توزیع می‌گردد. البته در ساختمان‌های صنعتی سامانه ساده تغذیه با دمنده که هوا را مستقیماً از اتمسفر به داخل هدایت می‌نماید، مرسوم است (شکل ۹).

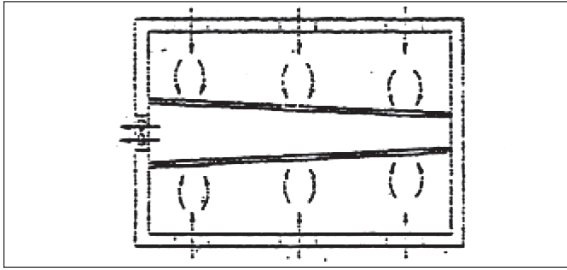
در شکل‌های ۱۰ تا ۲۲ چند نمونه از سامانه‌های تغذیه آورده شده است.

۶- مزایا و معایب

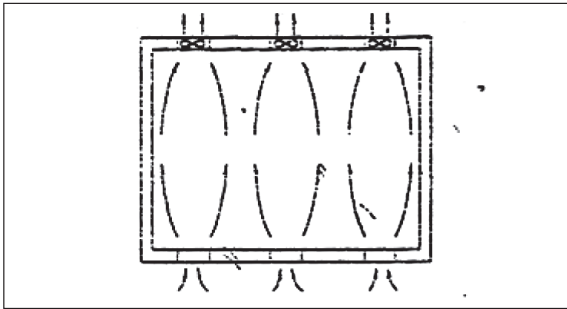
همان‌طور که در ابتدای این فصل بیان گردید، تهویه می‌تواند به صورت طبیعی و مکانیکی انجام پذیرد و طبیعتاً هر کدام از این روش‌ها دارای معایب و مزایایی می‌باشد که به شرح زیر ارائه می‌گردد.

۶-۱- تهویه طبیعی

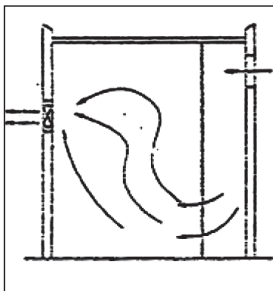
A: مزایا:



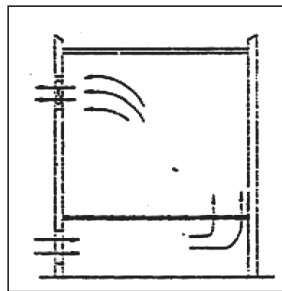
شکل ۱۳: سامانه استخراجی



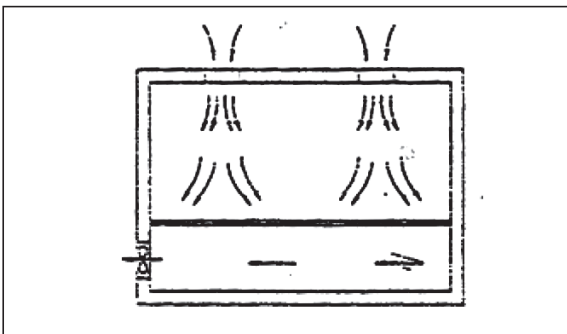
شکل ۱۴: سامانه استخراجی



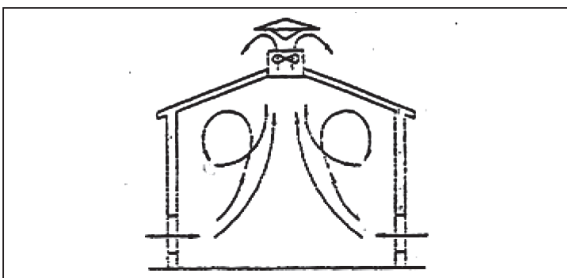
شکل ۱۶: سامانه استخراجی



شکل ۱۵: سامانه استخراجی



شکل ۱۷: سامانه استخراجی



شکل ۱۸: سامانه استخراجی

که عبارتند از:

(A) دما

(B) رطوبت

(C) تشعشع

(D) حرکت یا وزش باد

از آنجا که هدف نوشتار حاضر فقط مربوط به تهویه خواهد شد لذا از پرداخت به مسائل دما، رطوبت و تشعشع خودداری می‌گردد و فقط به حرکت هوا و مسائل مربوطه به آن پرداخته می‌شود. همان‌طور که واضح است اصول تهویه فقط به روش‌ها و ابزارهای لازم جهت جابه‌جایی هوا و ذرات مطلق در آن می‌پردازد لذا با ارائه یک تصویر کلی از تهویه به یکایک آنها می‌پردازیم.

تصور نمایید برای یک کارخانه که فضای آن بر اثر ایجاد غبار ناشی از فرآیند تولید آلوده گردیده می‌خواهیم سامانه تهویه طراحی نماییم. فوراً سؤالات زیر به ذهن می‌رسد:

A^۱ چه میزان هوا مورد نیاز می‌باشد (Q=?)

B^۲ محل نصب هواکش‌ها و ابعاد کانال مورد نظر چه میزان خواهد بود (افت فشار).

C^۳ آیا هوا را با هر سرعتی می‌توان از محل آلوده انتقال داد (حدود سرعت هوا).

D^۴ جنس کانال‌های انتقال هوا چه نوع خواهد بود و سامانه تهویه در چه ارتفاع از سطح دریا و در چه دمایی کار خواهد کرد.

E^۵ هواکش مورد نظر از چه نوعی باشد.

۷-۲- میزان دبی مورد نیاز هوا براساس شرایط محیط مورد تهویه

برای یافتن دبی مورد نظر ابتدا با توجه به شرایط محیط می‌بایست از جدول ۱ دفعات تعویض هوا را استخراج نمود. سپس با لحاظ کردن حجم فضای مورد نظر می‌توان دبی هوا را از رابطه زیر به دست آورد:

$$Q = V \cdot D_f \quad (۲)$$

حجم فضای مورد نظر

$$V = L \times W \times H$$

ارتفاع × عرض × طول = V

ضریب تخلیه از جدول (۵-۱) = D_f

مثال ۱: دبی هوای مورد نظر برای تهویه یک بانک به ابعاد

۵ × ۱ × ۲۰ m (H × W × L) را محاسبه نمایید.

$$Q = V \times D_f$$

حجم فضای بانک

$$V = 20 \times 10 \times 5 = 1000 \text{ m}^3$$

تعداد دفعات تعویض هوا از جدول (۱-۲)

$$D_f : 4 \sim 6$$

دبی هوای مورد نیاز

$$Q = 1000 \times 4 = 4000 \text{ m}^3/\text{h}$$

همان‌طور که در جدول ۱ ملاحظه می‌شود امکانی که دارای دود و آلودگی بیشتر می‌باشد دارای ضریب تخلیه افزون‌تر نیز می‌باشند و ضریب تخلیه در حقیقت با توجه به شرایط و نوع فعالیت افراد و ابزار متفاوت خواهد بود به عنوان مثال این ضریب برای بیمارستان بین ۴ تا ۶ در نظر گرفته شده است و این برای حالتی است که افراد دارای حرکت‌های آرام باشند و برای بخش عفونی بیمارستان افزایش خواهد یافت. به‌طور کلی جدول ۱ یک دید کلی به طراح می‌دهد و در حقیقت دست طراح برای تغییر ضرایب فوق با توجه به شرایط کار باز خواهد بود.

۷-۳- محدوده سرعت هوا

همان‌طور که در بخش صوت و ارتعاش بیان خواهد شد، سرعت انتقال هوا از ارکان اصلی تولید اصوات در سامانه تهویه می‌باشد و لذا برای هر یک از موارد و اماکن یک سرعت خاص و استاندارد موجود است که شرایط راحتی را ارضاء می‌نماید. در جدول ۲، این مورد برای پاره‌ای از اماکن ارائه می‌شود.

اما توجه داریم که سرعت‌های ذکر شده در جدول ۲ می‌بایست توسط دریچه‌هایی به اماکن مذکور وارد شوند؛ لذا سرعت خروج از دریچه‌ها نیز برای ما بسیار حائز اهمیت است. از این رو حدود سرعت خروج از دریچه‌ها در جدول ۳ ارائه می‌گردد.

مثال ۲: در نظر است برای یک بیمارستان یک سامانه تهویه طراحی شود با فرض دبی $50000 \text{ m}^3/\text{h}$ ابعاد کانال تغذیه اصلی را محاسبه کنید.

از جدول ۲ حداکثر سرعت رفت برای کانال‌های اصلی تغذیه

$$V_s = 7.5 \text{ m/s}$$

از رابطه پیوستگی

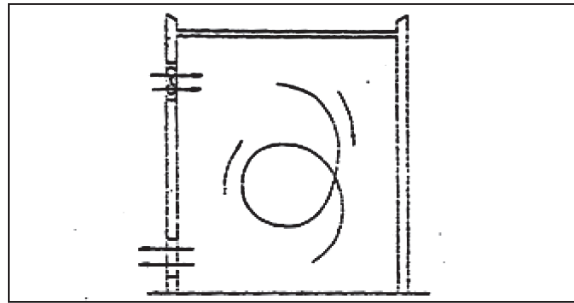
$$Q = A \cdot V \rightarrow A = \frac{Q}{V}$$

(تبدیل واحد)

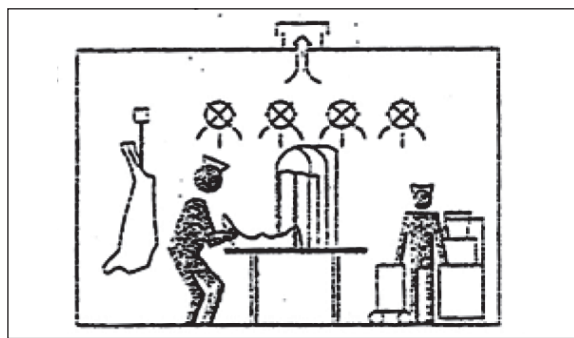
$$Q = 50000 \frac{\text{m}^3}{\text{h}} = 13.88 \frac{\text{m}^3}{\text{s}}$$

قطر کانال دایره‌ای

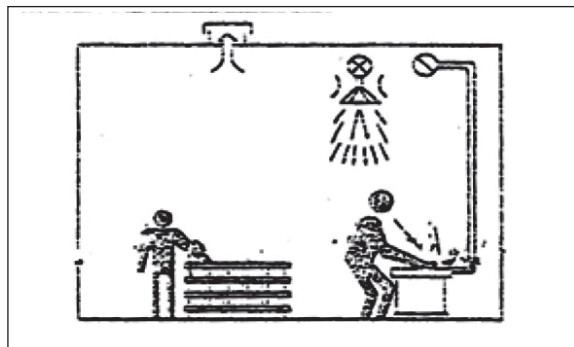
$$A_s = \frac{13.88}{7.5} \rightarrow 1.85 \text{ m}^2 \rightarrow d = 59'' \quad (\text{اینچ})$$



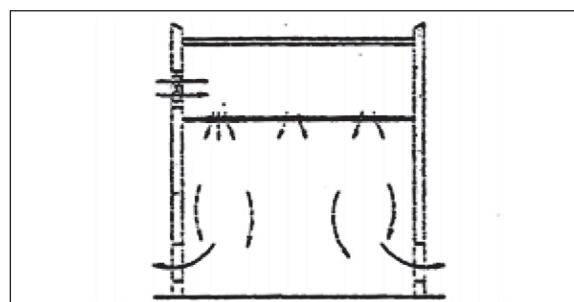
شکل ۱۹: سامانه فشاری



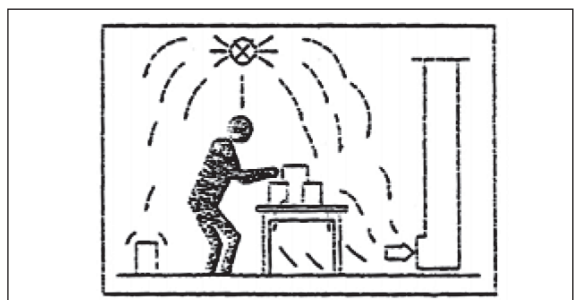
شکل ۲۰: سامانه فشاری



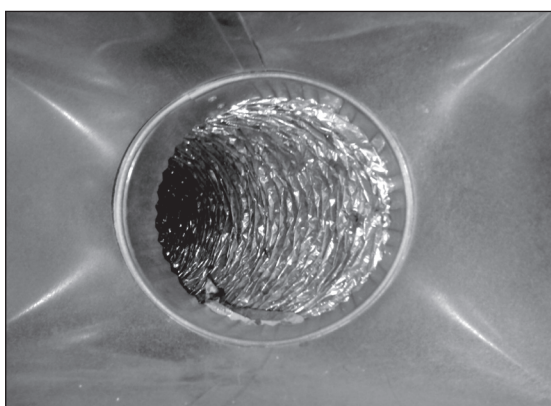
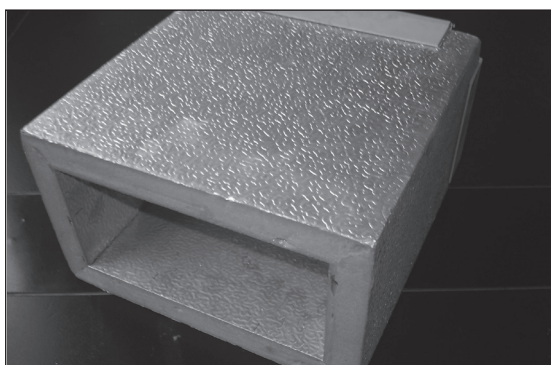
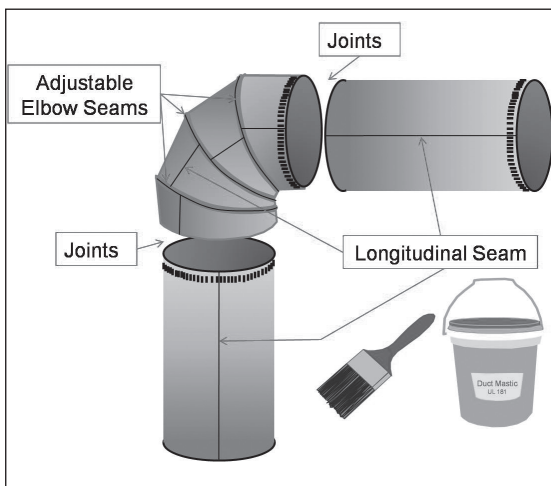
شکل ۲۱: سامانه فشاری



شکل ۲۲: سامانه فشاری



شکل ۲۳: سامانه فشاری



جدول ۱: ضریب تخلیه بر ساعت برای اماکن مختلف

ردیف	محل مورد نظر	دفعات تعویض (تخلیه) هوا بر ساعت
۱	نانوایی	۲۰-۴۰*
۲	بانک	۴-۶*
۳	سالن اجتماعات	۸-۱۰*
۴	سالن های میهمانی (بخش)	۸-۱۲*
۵	سالن بلیارد	۶-۸
۶	موتورخانه (تاسیسات)	۲۰-۳۰
۷	قهوه خانه و چای خانه	۱۰-۱۲
۸	آسایشگاه (سربازخانه)	۶-۱۰*
۹	مسجد	۸-۱۰*
۱۰	سینما و تئاتر	۱۰-۱۵
۱۱	کلوپ	۸-۱۰
۱۲	سالن رقص و موسیقی	۶-۸
۱۳	کارگاه رنگ (نقاشی)	۲۰-۳۰
۱۴	کارگاه تعمیرات موتور (خودرو)	۲۰-۳۰
۱۵	کارخانه (محل تولید)	۶-۱۰
۱۶	کارگاه ریخته گری	۳۰-۲۰
۱۷	محل کار گروه	۳۰-۶۰
۱۸	بیمارستان (اماکن عمومی)	۴-۶
۱۹	مهمان سرا	۴-۶
۲۰	آشپزخانه (عمومی)	۱۵-۲۰
۲۱	آشپزخانه (خانگی)	۱۰-۱۵
۲۲	آزمایشگاه	۴-۶
۲۳	توالت عمومی	۲۰-۸۰
۲۴	رخت شویی (عمومی)	۲۰-۳۰
۲۵	کارگاه ماشین ابزار	۶-۱۰
۲۶	اماکن اداری	۴-۶
۲۷	کارگاه رنگ سازی	۳۰-۶۰
۲۸	اتاق تاریک (ظهور عکس)	۱۰-۱۵
۲۹	سالن نگهداری احشام (گوسفند و ...)	۶-۱۰
۳۰	سالن نگهداری (جوجه و مرغ)	۶-۱۰
۳۱	سالن غذایی	۶-۱۰
۳۲	کلاس های درس	۲-۳
۳۳	اماکن عمومی در کشتی ها (محل استراحت)	۱۰-۲۰
۳۴	استخرها	۲۰-۳۰

* براساس تجربیات مؤلف، مقادیر با توجه به شرایط ایران تصحیح شده است.

جدول ۲: محدوده سرعت هوا

ردیف	محل	سرعت کانال فرعی m/s		سرعت کانال اصلی m/s		سرعت هوا با لحاظ کردن مسأله صدا m/s (کانال اصلی)
		برگشت	رفت	برگشت	رفت	
۱	اقامتگاه (نشیمن)	۳	۳	۴	۵	۳
۲	آپارتمان‌ها	۵	۶	۶/۵	۷/۵	۵
۳	هتل‌ها	۵	۶	۶/۵	۷/۵	۵
۴	بیمارستان‌ها	۵	۶	۶/۵	۷/۵	۵
۵	اتاق جلسات	۶	۸	۷/۵	۱۰	۶
۶	اتاق مدیران	۶	۸	۷/۵	۱۰	۶
۷	آزمایشگاه	۶	۸	۷/۵	۱۰	۶
۸	سینما و تئاتر	۴	۵	۵/۵	۶/۵	۴
۹	سالن کنفرانس	۴	۵	۵/۵	۶/۵	۴
۱۰	ادارات عمومی	۶	۸	۷/۵	۱۰	۷/۵
۱۱	رستوران مدرن	۶	۸	۷/۵	۱۰	۷/۵
۱۲	فروشگاه‌های مدرن	۶	۸	۷/۵	۱۰	۷/۵
۱۳	بانک	۶	۸	۷/۵	۱۰	۷/۵
۱۴	فروشگاه‌های معمولی	۶	۸	۷/۵	۱۰	۶
۱۵	قهوه‌خانه	۶	۸	۷/۵	۱۰	۶
۱۶	اماکن عمومی	۵/۷	۱۱	۸	۱۵	۱۲/۵

از جداول پیوست (P19) می‌توان کانال معادل (با مقطع مربع

یا مستطیل) را پیدا کرد.

(h_{LS}) ناشی از اصطکاک ذرات سیال با جدار کانال در طول

مسیر که از رابطه (۳) قابل محاسبه است:

$$h_s = f \frac{L V^2}{D 2g} \quad (3)$$

که در آن

ضریب اصطکاک (بدون بعد) = f

طول کانال (m): L

قطر کانال (m): D

سرعت سیال $V = \frac{m}{s}$

شتاب جاذبه $g = 10 \frac{m}{s^2}$

البته می‌توان مقدار h_s را از جداول پیوست نیز محاسبه

نمود (P16 الی P17).

۷-۴- محاسبه افت فشار در سامانه انتقال هوا

چنانچه در بخش سیالات بیان گردید، برای سیال دو نوع فشار استاتیکی (P_s) و فشار دینامیکی (P_D) موجود است. به طور مشابه برای عبور جریان سیال از داخل مجاری افت فشار استاتیکی (h_{LS}) و افت فشار دینامیکی (h_{LD}) موجود است که مجموع این فشارها می‌بایست توسط دمنده جبران گردد.

افت فشار استاتیکی شامل دو گروه عمده است که در ادامه

می‌آید:

۷-۴-۱- افت فشار استاتیکی ناشی از اصطکاک ذرات

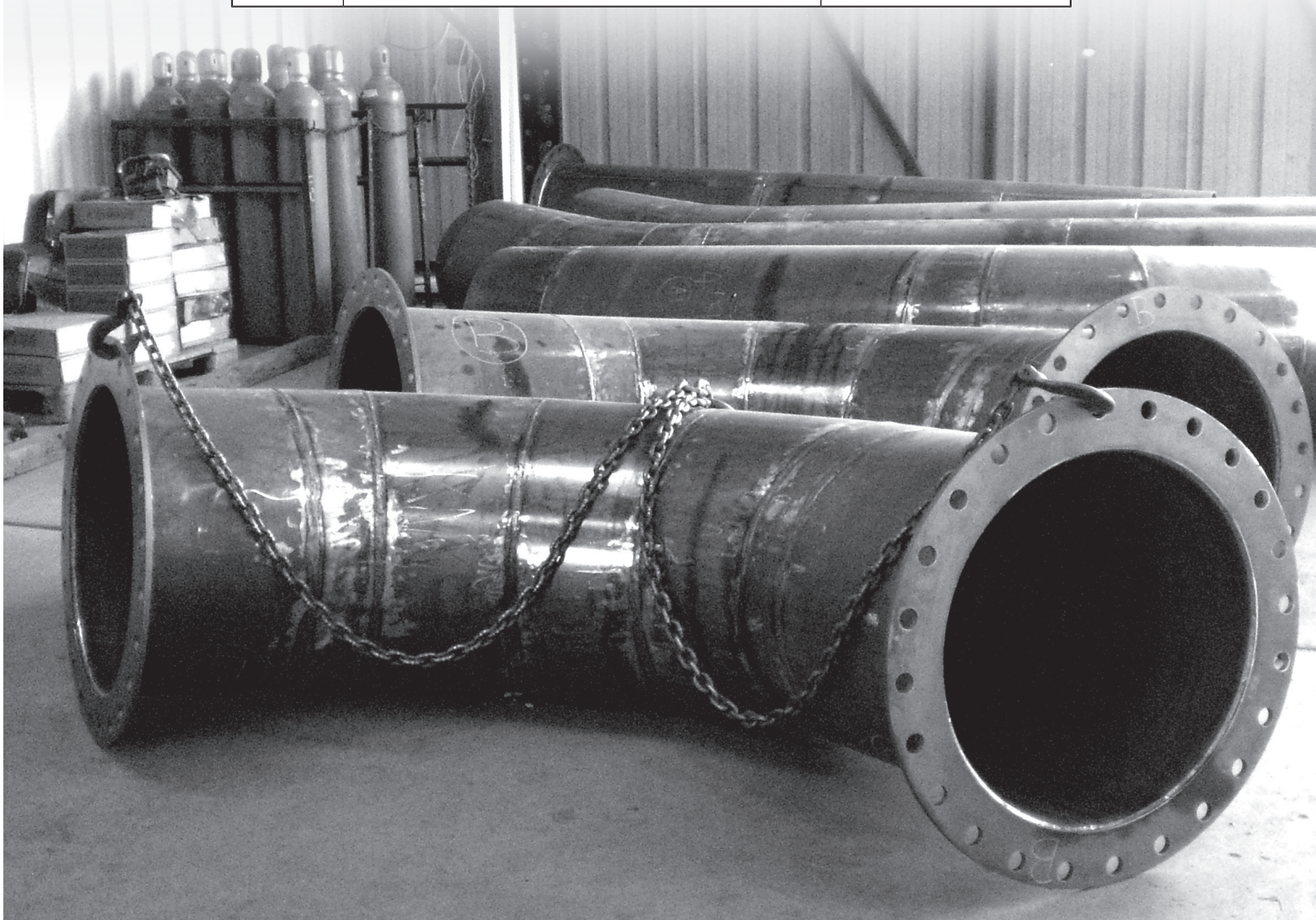
سیال با جدار کانال

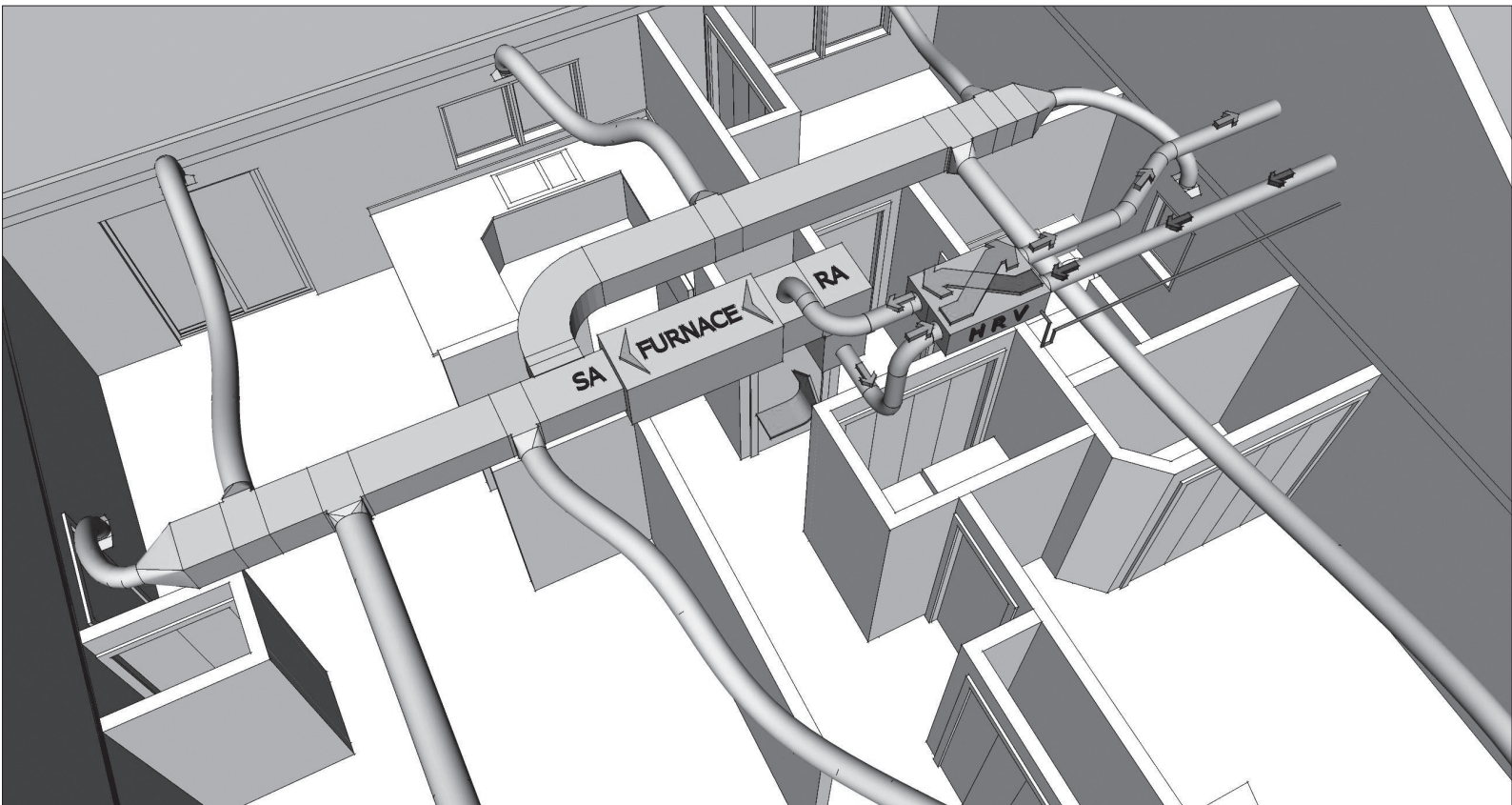


جدول ۳: سرعت خروج هوا از دریچه

ردیف	محل (نوع کاربرد)	حدود سرعت (m/s)
۱	استودیوهای پخش	۱/۵-۲/۵
۲	منازل مسکونی	۲/۵-۳/۷
۳	آپارتمان‌ها	۲/۵-۳/۷
۴	مساجد و حسینیه‌ها و کلیساها	۲/۵-۳/۷
۵	اتاق خواب هتل	۲/۵-۳/۷
۶	تئاتر	۲/۵-۳/۷
۷	دفاتر خصوصی (با عایق صوتی)	۲/۵-۳/۷
۸	دفاتر خصوصی (بدون عایق صوتی)	۲/۵-۴/۲
۹	سینما	۵
۱۰	ادارات عمومی	۵-۶
۱۱	فروشگاه‌های بزرگ	۷/۵

ماهنامه تهویه و تاسیسات
شماره ۱۱۳ - مهر ۹۲
www.hvacmag.ir





۷-۴-۳- افت فشار دینامیکی (H_{LD})

این عامل در حقیقت افت نمی‌باشد؛ بلکه از آنجا که هوا در کانال می‌بایست با سرعتی خاص منتقل شود، می‌بایست به آن مقداری انرژی داد تا به سرعت لازم دست یابد این میزان انرژی با رابطه (۱-۱۵) محاسبه می‌گردد.

$$h_{LD} = \frac{1}{2} \rho V^2$$

چنانچه در بخش سیالات عنوان شد رابطه اخیر مبین فشار دینامیکی است و اجزای آن عبارتند از:

$$\rho: \left(\frac{\text{kg}}{\text{m}^3} \right) \text{ جرم مخصوص هوا که وابسته به دما می‌باشد}$$

$$v: \left(\frac{\text{m}}{\text{s}} \right) \text{ سرعت سیال در کانال}$$

ادامه دارد ...

منابع

- 1) ASHRAE Hand Book 1984 SYSTEMS.
- 2) ASHRAE Hand Book 1999 HVAC Applications.
- 3) Prontuatio DE Ventilacion.
- By: Solery Palau 1972 Printed in Spain.
- 4) Carrier HandBook of Air Conditioning System Design.
- By: Carrier Air Conditioning Company 1965 MC Graw-Hill.

۷-۴-۲- افت فشار استاتیکی ناشی از تولید جریان‌های گردابی مجاری

(h'_{LS}) ناشی از اصطکاک ذرات سیال و تولید جریان‌های گردابی مجاری همانند زانو، سه راه و تبدیل‌ها که از رابطه (۴) قابل محاسبه می‌باشد.

$$h'_{LS} = K \frac{V^2}{2g} \quad (4)$$

ضریب که وابسته به پارامترهای هندسی است.

$$V = \frac{\text{m}}{\text{s}} \quad \text{سرعت سیال}$$

$$g = 10 \frac{\text{m}}{\text{s}^2} \quad \text{شتاب جاذبه}$$

پارامتر K در جداولی به این منظور برای انواع اتصالات موجود است که در جداول پیوست آورده شده است. (P1 الی P11)

برای محاسبه h'_{LS} راه دیگری موسوم به طول معادل نیز وجود دارد. در این روش که برای انواع اتصالات در جداول (P12 و P14) آمده است، یک طول معادل برای انواع اتصالات در نظر گرفته می‌شود و به طول کانال (با همان قطر) اضافه می‌گردد. با این عمل در حقیقت افت استاتیکی کانال را افزایش داده و بنابراین نیازی به محاسبه افت فشار در اتصالات با رابطه $h'_{LS} = K \frac{V^2}{2g}$ نخواهد بود.