

## صوت و صدا در تاسیسات (بخش اول)

نویسنده: دکتر وحید وکیل الرعایا

## ۱- مقدمه

صدا سرعت انتشاری تقریباً برابر با  $340 \text{ m/s}$  در هوای  $15^\circ\text{C}$  سانتی‌گراد دارد به ازای هر یک درجه سانتی‌گراد افزایش دمای هوا  $0.6 \text{ m/s}$  به این سرعت اضافه می‌شود. سرعت نشر صدا در محیط‌های مختلف متفاوت است. سرعت صوت در جامدات بیش از مایعات و در مایعات بیش از گازها است و این امر وابسته به چگالی است.

صدا در خلا منتشر نمی‌شود و بسته به ترکیب آن اثرات ناخوشایند و خوشایندی بر انسان می‌گذارد. از طرفی انرژی صوتی نوعی از تبدیل انرژی است که معمولاً به‌طور ناخواسته در سامانه به‌وجود می‌آید و باعث تلفات انرژی می‌گردد و در صورت عدم کنترل آن و ایجاد پدیده تشدید می‌تواند خسارات جبران‌ناپذیری به سامانه وارد کند. لذا شناخت اصول فیزیک حاکم بر ارتعاش و امواج صوتی حاصل از آن و روش‌های کنترل آن برای مهندسیین و طراحان حایز اهمیت است.

## ۲- موج

عبارت است از آشفتگی یا برهم خوردن تعادل به‌صورت منظم یا نامنظم و راهی برای انتقال انرژی می‌باشد. امواج بسته به ماهیت خود

قابل انتشار در دیوارهای مادی و یا خلا هستند. امواج به‌طور کلی به دو دسته تقسیم‌بندی می‌شوند:

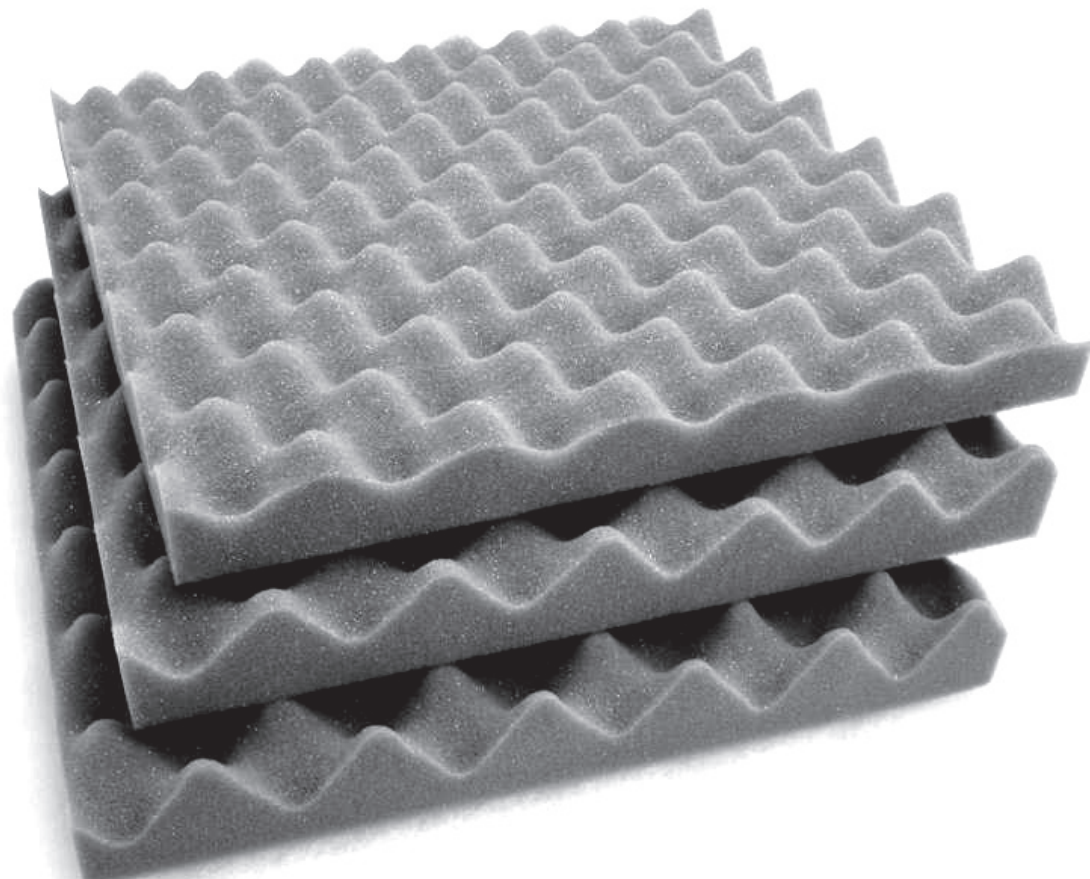
۱- امواج مکای

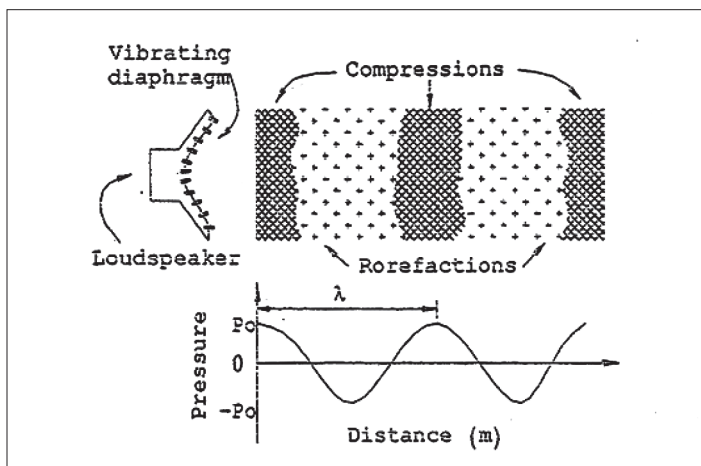
۲- امواج الکترومغناطیسی

موضوع بحث در این نوشتار فقط امواج مکانیکی می‌باشد و حالت دوم از حدود این بحث خارج است.

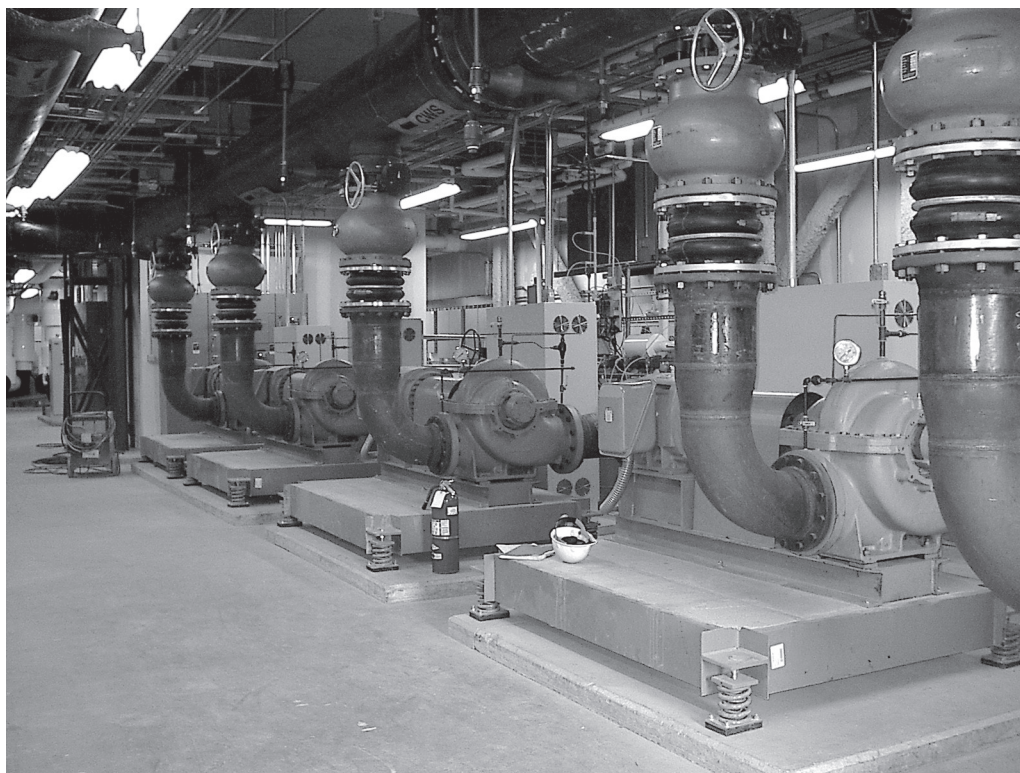
## ۲-۱- امواج مکانیکی

این امواج از تغییر مکان قسمتی از محیط کشسان نسبت به وضعیت تعادل خود ناشی می‌شود. این امر به نوبه خود سبب نوسان محیط می‌گردد. به علت خواص کشسانی (فتری) محیط، آشفتگی از لایه‌ای به لایه دیگر منتقل می‌گردد. در این پدیده کل محیط به همراه موج منتقل نمی‌شود بلکه فقط اجزا محیط در مسیرهای محدودی (در راستای معین) نوسان می‌کنند.





شکل ۱: موج سینوسی



می گردد (تبدیل انرژی).

### ۳- چگونگی تولید صوت

نوسان ممتد یک جسم جامد مثل یک دیافراژم یا یک دیافراگم بلندگو و یک پره هواکش، سبب ارتعاش مولکول های هوای همجوار می شود و این ارتعاش از یک مولکول به مولکول دیگر منتقل می شود. ساده ترین امواج صوتی، امواج سینوسی هستند که دارای سه مشخصه بسامد  $f$ ، طول موج  $\lambda$  و دامنه  $y$  مشخص بوده و به طور

به طور مثال یک قطعه چوب پنبه بر روی امواج آب را در نظر بگیرید، ملاحظه می شود که حرکت قسمت های محیط آب محدود بوده و جابه جایی مختصری در جهت بالا، پایین و عقب و جلو انجام می شود. با این حال حرکت موجود را تا فواصل دور بر روی آب می توان مشاهده نمود.

حرکت موجی می تواند انرژی را تا مسافت های دور انتقال دهد؛ به عبارت دیگر انرژی در امواج همان انرژی جنبشی و پتانسیل ماده است که در کل توده یک محیط دست به دست

جدول ۱- ارتباط بین شدت، فشار و تراز صوت

مثال	دسی بل dB	فشار (پاسکال)	شدت (وات بر مترمربع)
آستانه شنوایی	0	$2 \times 10^{-5}$	$10^{-12}$
نجوا	10	$6.3 \times 10^{-5}$	$10^{-11}$
	20	$2 \times 10^{-4}$	$10^{-10}$
باغ و صحرا	30	$6.3 \times 10^{-4}$	$10^{-9}$
اطاق آرام	40	$2 \times 10^{-3}$	$10^{-8}$
مکالمه معمولی	50	$6.3 \times 10^{-3}$	$10^{-7}$
	60	$2 \times 10^{-2}$	$10^{-6}$
سالن مراجعه اداره شلوغ	70	$6.3 \times 10^{-2}$	$10^{-5}$
	80	$2 \times 10^{-1}$	$10^{-4}$
ترافیک شهری در نقاط شلوغ	90	$6.3 \times 10^{-1}$	$10^{-3}$
	100	2	$10^{-2}$
بوق از فاصله کم	110	6.3	$10^{-1}$
برخاستن هواپیما	120	200	1
کلنگ پنوماتیک	130	630	10
آستانه دردناکی	140	2000	100

$$V = 20.05 \sqrt{T_g} \quad (2)$$

$$T_g = (K) \quad \text{دمای مطلق هوا}$$

مثال ۱: سرعت صوت را در هوای صفر و ۲۰ درجه حساب کنید.

$$T_k = 0^\circ C + 273 = 273^\circ K$$

$$T_k = 20^\circ C + 273 = 293^\circ K$$

$$V_{0^\circ C} = 20.05 \sqrt{273} = 331.28 \text{ m/s}$$

$$V_{20^\circ C} = 20.05 \sqrt{293} = 343.2 \text{ m/s}$$

مثال ۲: طول موج متناظر صورت را در دمای ۳۰ درجه و بسامد ۲۰ Hz محاسبه کنید.

$$V = 20.05 \sqrt{T_k} = 20.05 \sqrt{303} = 349 \text{ m/s}$$

$$d : (m)$$

$$\lambda = \frac{349}{20} = 17.45 \text{ m}$$

ساده در شکل (۱) نمایش داده شده است. پارامترهای بالا به صورت زیر به هم مربوط می شوند.

$$\rho_s \quad (1)$$

$$T: \text{ زمان تناوب (s)}$$

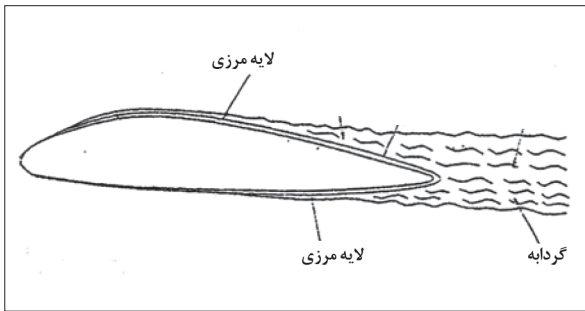
$$V: \text{ سرعت (m/s)}$$

#### ۴- سرعت موج صوتی

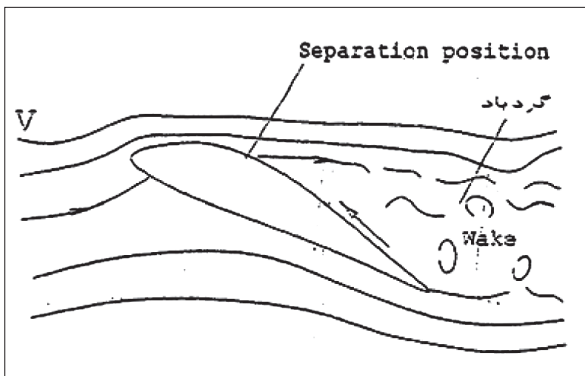
این سرعت در یک محیط مادی بستگی به خاصیت کشسانی محیط دارد. محیط‌های گوناگون دارای کشسانی و اینرسی مخصوص به خود هستند و تحت این خواص موج صوتی در آنها تولید و منتشر می شود.

در گازهای کامل و هوا این خواص وابسته به خواص ترمودینامیکی گاز شامل تغییرات حجم و فشار گاز و تغییرات دما می باشد اما به عنوان یک اصل کلی هرچه جرم مخصوص مواد بیشتر باشد سرعت انتشار موج در آنها بیشتر خواهد بود لذا در جامدات بیش از مایعات و در مایعات بیش از گازها است.

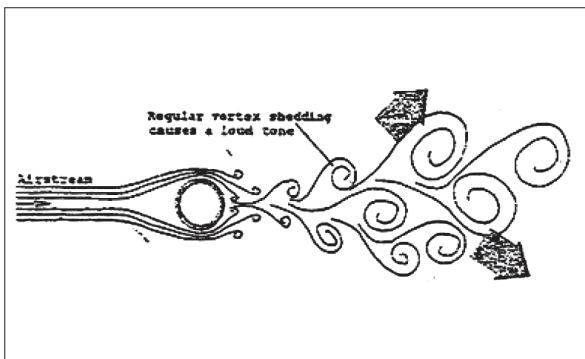
سرعت موج در هوا طبق رابطه لاپلاس به قرار زیر است:



شکل ۲- لایه های مرزی اطراف یک مقطع ایرفویل



شکل ۳- جریان اطراف یک ایرفویل



شکل ۴- جریان اطراف یک کره

کره را واحد در نظر بگیریم:

$$I = \frac{W}{A} = \frac{W}{4\pi r^2} = \frac{W}{12.57r^2}$$

فاصله از منبع صوت

r : (m)

مثال ۴: شدت صوت منبع با توان ۱۰۰۰ W را در فواصل ۱۰ متر و ۲۰ متری در یک میدان آزاد (بدون مانع) محاسبه کنید.

$$I_{10} = \frac{1000}{12.57 \times (10)^2} = 0.795 \text{ W/m}^2$$

$$I_{20} = \frac{1000}{12.57 \times (20)^2} = 0.199 \text{ W/m}^2$$

## ۵- امپدانس صوتی

مقاومت نسبی محیط مادی را نسبت به انتشار موج صوتی، امپدانس صوتی گویند. امپدانس صوتی را می توان به مقاومت الکتریکی در اجسام تشبیه کرد. هرچه محیط چگال تر باشد، مقاومت صوتی بیشتر خواهد بود. این ویژگی صوت متمایز از سرعت آن در محیط های مختلف است. امپدانس با رابطه زیر تعیین می شود.

$$C_D, C_F \quad (۳)$$

$\rho$ : Kg/m<sup>3</sup> چگالی محیط انتشار

$F_W = F_B + F$  سرعت صوت در آن محیط

$Z$ : Kg/m<sup>2</sup>.s مقاومت صوتی (mks.rayls)

مثال ۳: امپدانس صوت هوا در مثال ۲ را محاسبه کنید.

$$\rho = 1.2 \text{ Kg/m}^3$$

$$Z = \rho.V = 1.2 \times 349 = 418.8 \text{ Kg/m}^2.s$$

## ۶- کمیات اندازه گیری صوت

برای اندازه گیری صوت دو گروه از کمیات به کار می روند:

(A) کمیات فیزیکی شامل: فشار، شدت و توان

(B) کمیات لگاریتمی شامل: تراز فشار، تراز شدت و تراز توان.

### A- کمیات فیزیکی

A-1- توان (W): توان صوت برحسب وات (W) مقدار انرژی

صوتی است که در واحد زمان در منبع صوتی تولید می شود و یک وات معادل یک ژول بر ثانیه است.

بنابراین

$$C_D \times \frac{1}{2} \rho \quad (۴)$$

A-2- شدت صوت (I): این کمیت برحسب  $\frac{1}{2} C_1$  مقدار انرژی

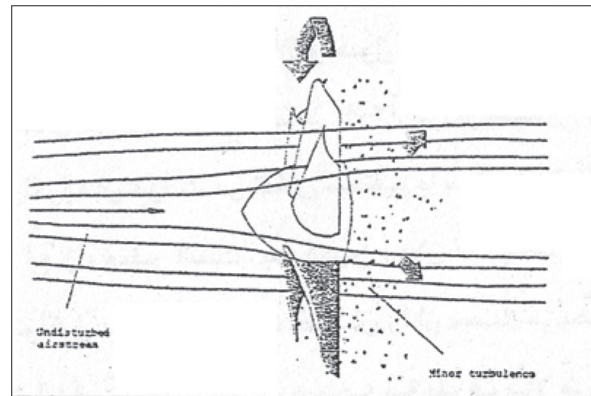
صوتی است که در واحد زمان از واحد سطح می گذرد.

سطح مذکور عمود بر راستای انتشار موج صوتی است.

$$v = \frac{-}{\pi} \quad (۵)$$

اگر در مسیر انتشار صوت مانع یا سطح بازتابش وجود نداشته

باشد، صوت در سطح یک فضای کروی منتشر می شود. این نوع میدان صوتی، میدان آزاد نامیده می شود. در این صورت اگر شعاع



شکل ۵- جریان در اطراف پروانه‌های یک هواکش

ملاحظه می‌شود با دو برابر شدن فاصله شدت صوت به  $\frac{1}{4}$  میزان اولیه کاهش می‌یابد.

**۳- A- فشار صوت (P):** فشار صوت برحسب پاسکال  $\left(\frac{N}{m^2}\right)$  Pa در سامانه SI و میکروبار ( $\mu$  bar) در سامانه C.G.S به کار می‌رود.

$$1Pa = 10\mu bar$$

بین فشار صوت و شدت صوت رابطه زیر برقرار است:

$$I = \frac{P^2}{\rho C} \rightarrow P = \sqrt{\rho C I} \quad (۶)$$

فشار شدت صوت

$$P : (Pa)$$

در مورد هوا امپدانس صوتی به صورت روبرو می‌باشد.

$$\rho.c = 415 \frac{Kg}{m^2.s}$$

مثال ۵: اگر شدت صوت I در هوا معادل  $96/3 W/m^2$  باشد فشار موثر چه میزان است؟

$$P = \sqrt{\rho.c.I} = \sqrt{415 \times 96.3} = 200Pa$$

### B- کمیات لگاریتمی

چون کار با اعدادی نظیر  $1 \times 10^7$  برای انسان کمی دشوار است لذا با لگاریتم آن‌ها کار می‌کنیم که اعدادی کوچکتر هستند.

**B-1- تراز توان صوت (dB SWL):** توان صوت مربوط به

منبع صوتی است و مشخص نمودن توان و تراز توان به جهاتی که اشاره خواهد شد، اهمیت دارد. روابط مربوط به تراز توان به قرار زیر است:

$$SWL = 10\log W + 120 \quad (۷)$$

مثال ۶: اگر توان یک منبع صوتی  $10 W$  باشد، تراز توان صوت آن چند دسی‌بل (dB) خواهد بود.

$$SWL = 10\log 10 + 120 = 130dB$$

**B-۲- تراز شدت صوت (SIL) (db):** این پارامتر با رابطه

زیر تعیین می‌شود.

$$SIL = 10\log I + 120 \quad (۸)$$

مثال ۷: اگر یک منبع صوتی در فاصله معین دارای شدت صوت  $20 \frac{W}{m^2}$  باشد، تراز شدت صوت در آن نقطه را حساب کنید.

$$SIL = 10\log I + 120 = 10\log 20 + 120 = 133dB$$

معنای عدم وجود صوت نیست بلکه آستانه درک حسی انسان بوده و حداکثر تراز قابل تحمل برای گوش ۱۴۰ dB است. ترازهای بالاتر از ۱۴۰ dB نیز در انفجارات ایجاد می شود و علاوه بر صدمات فیزیولوژیک، صدمات مکانیکی نیز به دستگاه شنوایی و مجسمه وارد می کند. ارتباط بین مقادیر توان، شدت، فشار و تراز آن ها بر حسب dB در جدول (۱) آمده است.

## ۷- منابع تولید ارتعاش و صدا در سامانه های تهویه

عمده ارتعاش در هواکش ها ناشی از چرخش نامتعادل است. در هنگام ساخت، هواکش ها به منظور رفع عدم تعادل، چرخ دوار (پروانه) و محورش را بر روی یاتاقان هایی کاملاً آزاد قرار می دهند و با افزودن جرم به قسمت های مناسب از پروانه عدم تعادل استاتیکی آن را از بین می برند (مثل الاکلنگ). اما عدم تعادل دینامیکی نیز موجود است که آن به علت عدم توزیع مناسب جرم در شعاع پروانه است و دستیابی به تعادل دینامیکی معادل دستیابی به تعادل استاتیکی خواهد بود.

همچنین جریان هوا در کانال ها و مجرای انتقال نظیر زانو ها و مدخل ورودی و خروجی بر اثر عوامل آیرودینامیکی دچار اغتشاش می شود و این اغتشاش خود باعث ایجاد ارتعاش در سامانه می گردد. لذا تولید صدا در سامانه تهویه به دو قسمت تقسیم می گردد:

### ۷-۱- صدای ناشی از نیروهای آیرودینامیکی

اصوات اخیر از پدیده های آیرودینامیکی ناشی می شوند و در اصل ضربه و برخورد اجزا دوار یا ثابت سامانه با هوا می باشد. در ابتدا، این نیروها به طور مختصر تعریف می شوند.

یک مقطع ایرفول (حتی یک صفحه) به عرض  $W$  و طول  $L$  و ضخامت  $t$  که با سرعت  $V$  در هوا حرکت می کند را در نظر بگیرید (شکل ۲)، هوا از سطوح بالا و پایین صفحه عبور می کند. مولکول های هوا که در تماس مستقیم با سطح هستند به آن می چسبند و لذا سرعت این اجزا صفر است. به همین روش در لایه های بعدی مولکول هایی که روی اولین مولکول می لغزند سرعت خویش را از دست می دهند. از سطح صفحه که سرعت مولکول های آن صفر است هرچه به طرف بالا می رویم سرعت ذرات سیال افزایش می یابد تا به سرعت سیال محیط سطح برسد.

قسمتی از سیال که در روی سطح با سرعت کم حرکت می کند لایه ای به نام لایه مرزی تشکیل می دهد. این لایه اثرات زیادی در دینامیک سیالات دارد. اثرات گردابه ای (ورتکس) در پایین دست



### ۳-B- تراز فشار صوتی (SPL): در بررسی های اثرات

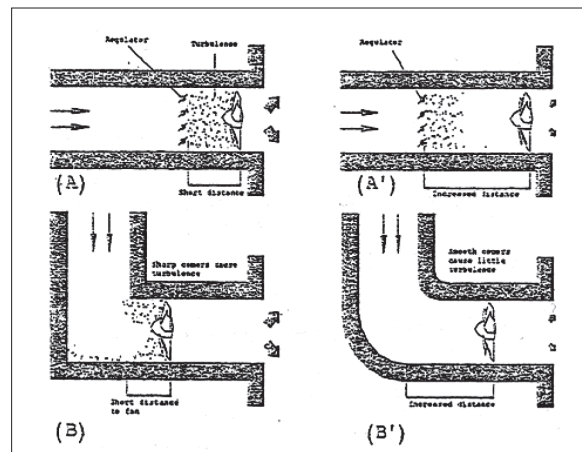
ارتعاش و صوت که بر انسان ها تاثیر نامطلوبی دارد کمیت اخیر بیشترین استفاده را دارد. علت این امر در ماهیت فشار و نحوه انتشار صوت و همچنین نحوه وارد شدن فشار بر پرده صماخ گوش است. از طرفی اندازه گیری فشار و تراز فشار صوتی هوا نیز عملی تر می باشد و با رابطه زیر قابل محاسبه است:

$$SPL = 20 \log P + 94 \quad (9)$$

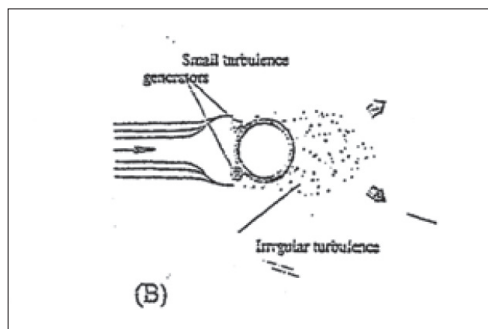
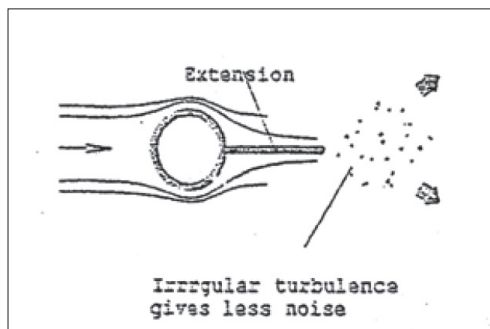
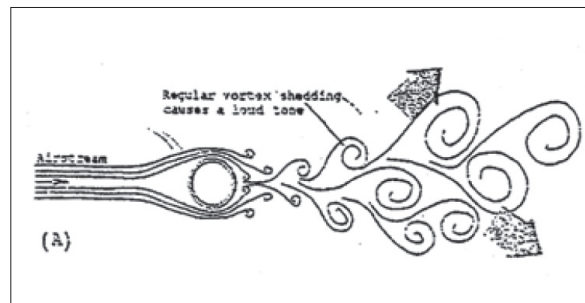
مثال ۸: اگر یک منبع صوتی در فاصله معین دارای فشار صوت ۲ Pa باشد، تراز فشار صوت را در آن نقطه محاسبه کنید.

$$SPL = 20 \log 2 + 94 = 100 \text{ dB}$$

اثبات می شود تراز توان، شدت و فشار صوت در آستانه شنوایی برابر صفر dB و آستانه دردناکی ۱۴۰ dB است. البته صفر dB به



شکل ۶- محل نصب دمنده با توجه به آشفستگی جریان



شکل ۷- آشفستگی جریان حول یک کره و پیشگیری از آن

- صدای چرخشی ناشی از عبور پره‌ها از مجاورت هر نقطه

ثابت که موجب تولید صدا در بسامد عبور پره (تعداد پره × سرعت چرخش) می‌شود.

- صدای جریان گردابی ناشی از جدایی جریان.

- صدای اثرات اغتشاش جریان هوا ناشی از تولید تنش‌های برشی.

- صدای اثرات ناشی از ایجاد تداخل بر اثر تماس مناطق کم فشار مغشوش با موانع و پره‌های هادی.

هواکش‌ها کلا در هنگام کار در بازده استاتیک حداکثر، کمترین صدا را تولید می‌کنند. همچنین برخلاف آنچه که معمولاً تصور

جریان به‌خاطر همین لایه مرزی است.

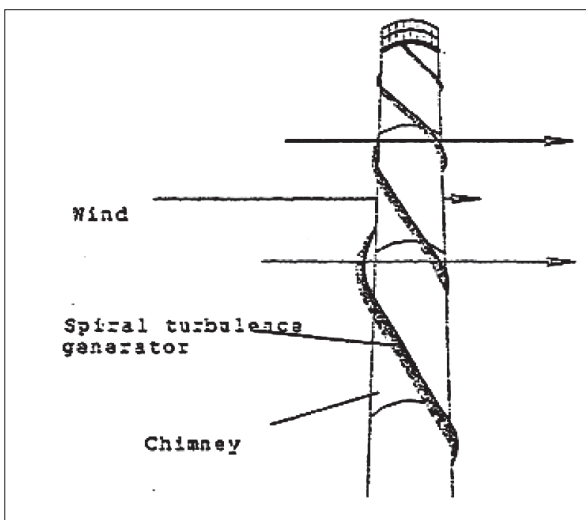
حال همان سطح را در نظر بگیرید که با زاویه  $\alpha$  در سیال حرکت می‌کند. اثرات آیرودینامیکی باعث ایجاد شدیدتری می‌شود که در شکل (۳) نمایش داده شده است. اثرات یاد شده برای یک کره یا یک استوانه نیز صادق می‌باشند که در شکل (۴) نمایش داده شده است.

منبع تولید صدا در هواکش‌ها ناشی از موارد زیر است:

- صدا در مجرای عبور هوا در اثر محدود بودن ضخامت پره‌ها (مابین دو پره).

- صدای ناشی از اعمال نیرو بر هوا توسط پره‌های هواکش.





شکل ۸- جریان اطراف یک دودکش



هنگامی که جریان یک سیال (هوا) با جریان یک سیال دیگر که ایستا می باشد مخلوط شود، ممکن است سبب ایجاد سروصدا گردد. مخصوصاً اگر قبل از خروج سیال از کانال جریان آشفته شود. این حالت برای هوای خروجی از کانال ها که به هوای ساکن برخورد می کند اتفاق می افتد و یک روش برای کنترل آن کاهش سرعت سیال خروجی است که این کار با افزایش سطح مقطع کانال در قسمت خروجی (یک مجرای واگرا) به دست می آید. (بر طبق قانون پیوستگی)

روش دیگر آن که در قسمت خروجی هوا هیچ گونه مانعی که باعث ایجاد اغتشاش در جریان گردد، ایجاد نشود. (شکل ۹)

یکی از راه های کنترل صدا تبدیل بسامد پایین به بسامد

می شود به ازای یک وظیفه معین (شرایط یکسان) هواکشی از حداقل صدا برخوردار است که دارای بیشترین بازده استاتیک باشد نه اینکه لزوماً دارای اندازه بزرگ و یا کمترین سرعت باشد.

چنانچه دمنده ها در یک جریان ثابت و یکنواخت (جریان آرام) یک سیال قرار گیرند، تراز صوتی کمتری تولید می نمایند. هنگامی که یک دمنده جریان هوا را آشفته می کند باعث ایجاد سروصدا (صدای مزاحم) می گردد. (شکل ۵)

لذا در هنگام طراحی محل نصب باید توجه شود که هوای ورودی به دمنده تا حد ممکن آرام باشد. زیرا هوای آرام ورودی به دمنده پس از خروج، آشفته گی کمتری خواهد داشت، لذا سروصدا کمتری نیز خواهد داشت.

حال به شکل صفحه ۶ توجه کنید: دمنده A در نزدیکی دریچه کنترل نصب شده و هوای عبوری از دریچه آشفته است. لذا بر عملکرد دمنده تاثیر می گذارد و دمنده B نیز در نزدیک یک زانوی ۹۰ درجه نصب شده و باز آشفته گی ناشی از زانو بر صدای دمنده اثر منفی می گذارد. اما در حالت A' و B' جریان هوای آرام وارد دمنده می شود.

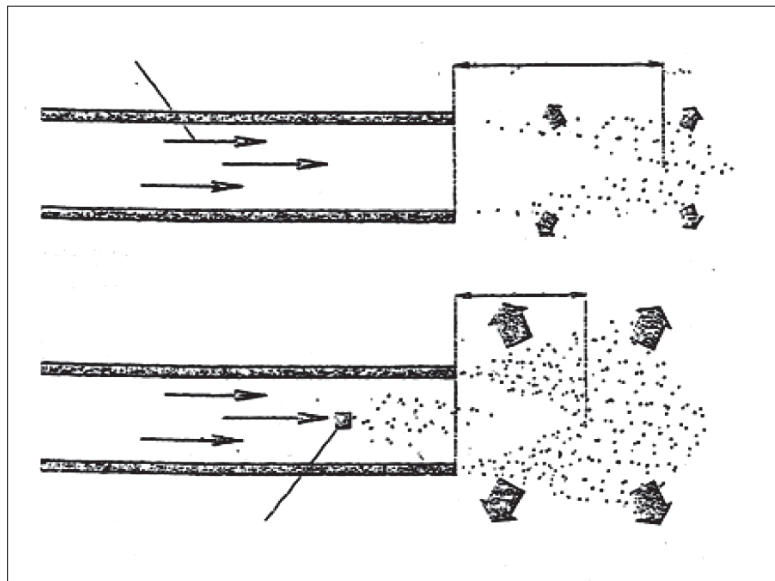
## ۷-۲- صدای ناشی از مجرای انتقال هوا

اصولاً ارتعاش و اصوات تولیدی توسط سامانه انتقال هوا (کانال ها) ناشی از برخورد ذرات سیال با قسمت های مختلف مجرای است. (شکل A) یک استوانه (کره) را که در معرض جریان هوا قرار گرفته نشان می دهد. پس از برخورد هوا به استوانه و عبور از آن، در اثر نیروهای آیرودینامیکی، پدیده ای به نام جدایی لایه مرزی رخ می دهد که اثر آن تشکیل گردابه هایی در پشت استوانه است. سرعت تشکیل و جدایی گردابه ها وابسته به سرعت جریان و قطر استوانه است.

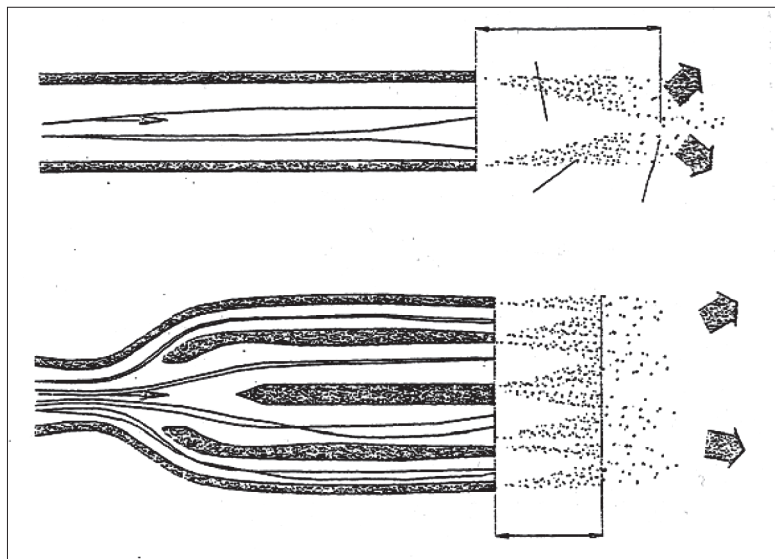
حال اگر بسامد جدایی این گردابه ها با بسامد (تواتر) طبیعی استوانه یکی گردد، باعث ایجاد پدیده تشدید می شود و اثر مستقیم آن تولید ارتعاش و صدا است. برای پیشگیری از اثر یاد شده می توان مطابق (شکل B) با ایجاد یک آشفته گی مصنوعی تولید گردابه را به تعویق انداخت و یا مانند شکل (C) با اضافه کردن یک دنباله (خط جریانی کردن) این مهم را به انجام رساند.

برای مثال، اثر یاد شده سبب ایجاد صدا در اطراف یک دودکش مرتفع می شود و برای جلوگیری از آن یک ورق فلزی به صورت مارپیچ روی دودکش نصب می کنند. البته این صفحه نباید در تمام طول خود به دودکش وصل باشد بلکه چند نقطه کفایت می کند (شکل ۸).

### 1- Turbolant



شکل ۹- ایجاد اغتشاش در خروجی یک کانال



شکل ۱۰- تبدیل بسامد

پایین را کاهش داد. در چنین حالتی سروصدا با بسامد بالا تولید می‌شود که به راحتی قابل کنترل است. (شکل ۱۰)

### ۸- کنترل صدا

کنترل صدا به منظور کنترل اثرات آن و ایجاد شرایط مناسب برای انسان و ماشین می‌باشد.

روش‌های عمومی کنترل شامل مراحل زیر است:

#### A- کنترل در منبع صوتی:

این روش اصولاً از طراحی دستگاه شروع می‌شود.

بالاست. زیرا اصوات با بسامد بالا هنگام انتشار در هوا بیشتر دچار افت می‌شوند (میرا می‌شوند) و حفاظت در برابر آن‌ها و مجزا کردن آن‌ها آسان‌تر است.

اگر کانالی که هوا از آن خارج می‌شود دارای قطر بزرگ باشد قسمت اعظم سروصدا ایجاد شده در بسامد پایین خواهد بود و اگر قطر مجرا کوچک باشد قسمت اعظم سروصدا ایجاد شده در بسامد بالا خواهد بود.

با استفاده از یک مجرا یا کانال بزرگ که خود آن در قسمت خروجی دارای چند مجرای کوچک است می‌توان سروصدا یا بسامد

**۴- A- محصور کردن دستگاه:** در برخی موارد می توان بخشی از دستگاه یا تمام آن را با پوشش یا محفظه ای از مانع صوتی مجزا نمود. به طور مثال می توان در دو طرف یک هواکش به طوری که عمل دستگاه محدود نشود از مواد ایزولان به صورت ورقه ای استفاده کرد. همچنین این روش برای صدای ناشی از دستگاه های تهویه بسیار مناسب است.

### B- کنترل در مسیر انتشار صوت:

در صورتی که کنترل صدا در منبع میسر یا موثر نباشد، جلوگیری از انتقال یا انتشار صدا به عبارت دیگر کنترل آن در مسیر انتشار مطرح می شود که خود شامل چند شیوه است. اصولاً این روش بر مبنای دو خاصیت جذب صوت و مجزاسازی صوت در مصالح می باشد. روش های عمومی کنترل صدا در مسیر انتشار به صورت زیر می باشند:

### ۱- B- مجزا نمودن منابع اصلی صدا از سایر منابع: مجزا

کردن دستگاه از سایر منابع با دیوارکشی اطراف آن می تواند در کنترل انتشار صدای منابع اصلی نقش تعیین کننده داشته باشد. دیوارهای مذکور باید تا سقف ادامه داشته باشد و دارای پوششی از

به طور مثال می توان از ساخت و نصب انباره های اگزوز روی موتورهای درون سوز، استفاده از سامانه های هیدرولیکی به جای نیوماتیکی و ضربه ای در پرس ها و بالانس دقیق دمنده ها نام برد.

### روش های عمده کنترل صدا در منبع:

#### ۱- A- انتخاب صحیح دستگاه ها: (هواکش های) متناسب با

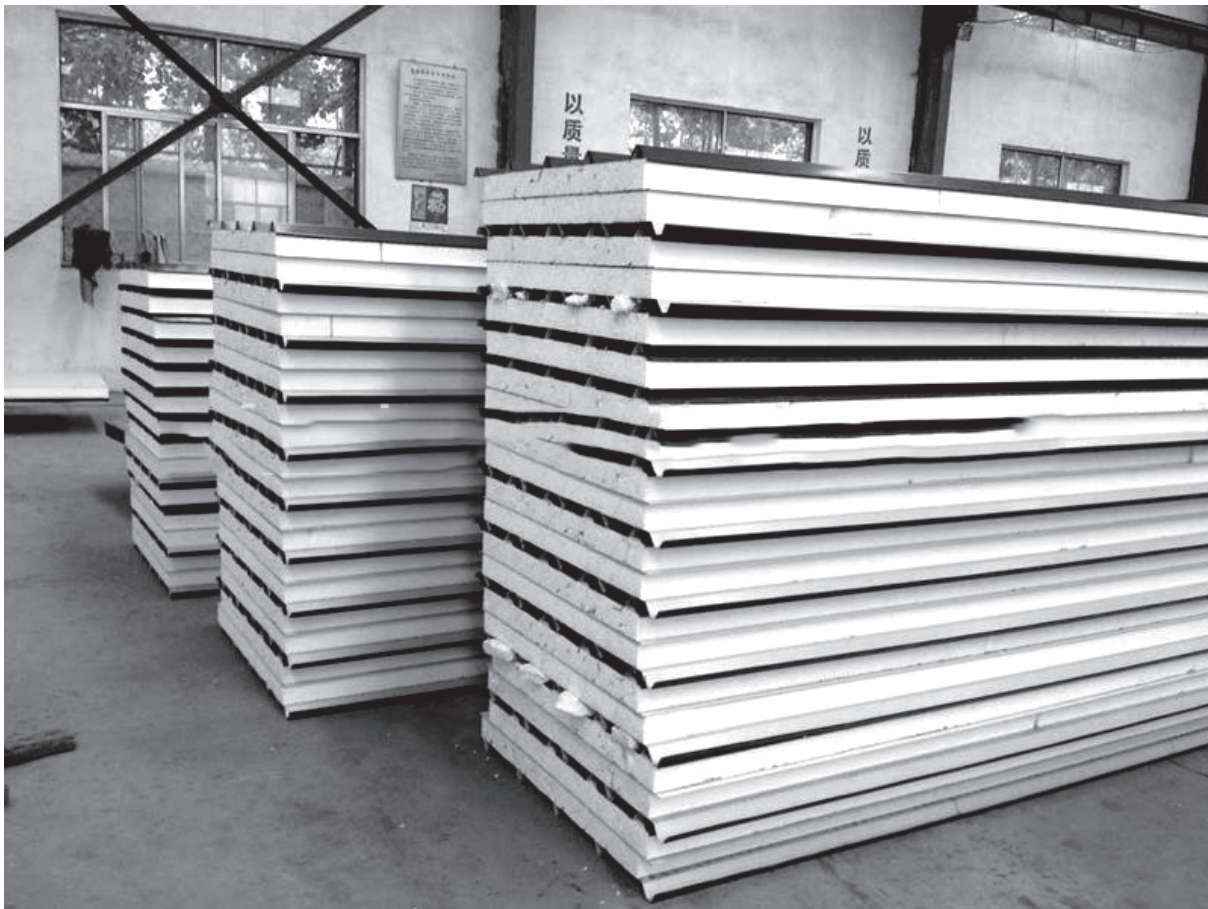
شرایط کار و فرآیند تولید انتخاب گردد.

#### ۲- A- نگهداری صحیح دستگاه ها: تولید صدا یکی از راه های

اتلاف انرژی در دستگاه است، اصولاً با افزایش عمر ابزار، تراز فشار صوتی آن نیز افزایش می یابد. نگهداری صحیح دستگاه و سرویس منظم آن در پیشگیری از فرسودگی و نیز کاهش صدا موثر است.

#### ۳- A- کنترل ارتعاش: هر جا صدا تولید می شود ارتعاش

نیز وجود دارد. به عبارت دیگر در بسیاری از موارد علت نشر صوت، وجود ارتعاش دستگاه است. اتصالات دمنده به محل پی می تواند در ارتعاش نقش داشته باشد. نصب در محل نامناسب و بدون استحکام یا به طور نامناسب نیز می تواند عامل تولید صدا در دستگاه باشد که باید مورد بررسی قرار گیرد.



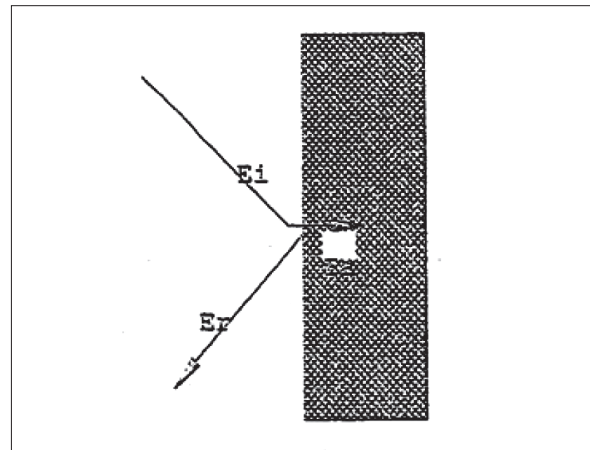
باعث می‌شود تراز فشار صوت به علت انعکاس مکرر افزایش یابد. این افزایش به تعداد و مشخصات سطوح بازتابشی بستگی دارد. وجود جاذب‌های صوتی مناسب می‌تواند تا حدود زیادی این پدیده را کنترل کند.

جاذب‌های صوتی در دو گروه طبقه‌بندی می‌شوند:

الف: جاذب‌های صفحه‌ای ساده

ب: جاذب‌های صفحه‌ای سوراخدار

الف: جاذب‌های صفحه‌ای شامل یک لایه از ماده‌ای سبک با چگالی کم و حتی الامکان متخلخل است. از این گروه می‌توان تخته‌های چوبی چندلایه، نئوپان، پلی‌اورتان (یونولیت) و صفحات جاذب متخلخل را نام برد. امروزه مواد مرکب هم که دارای جذب خوب بوده و ترکیبی از الیاف معدنی و آلی می‌باشند، به‌طور وسیع مورد استفاده قرار می‌گیرند. پدیده جذب صوت کم و بیش در تمام مصالح وجود دارد و چنانچه می‌دانیم بخشی از صوت در برخورد با سطوح منعکس و بخش دیگر جذب می‌گردد (شکل ۱۱). هر ماده‌ای از نظر جذب انرژی صوت در کل باند بسامد و نیز در هر بسامد ضریب جذب مخصوص به‌خود دارد. ضریب جذب صوت در هر ماده (سطح)

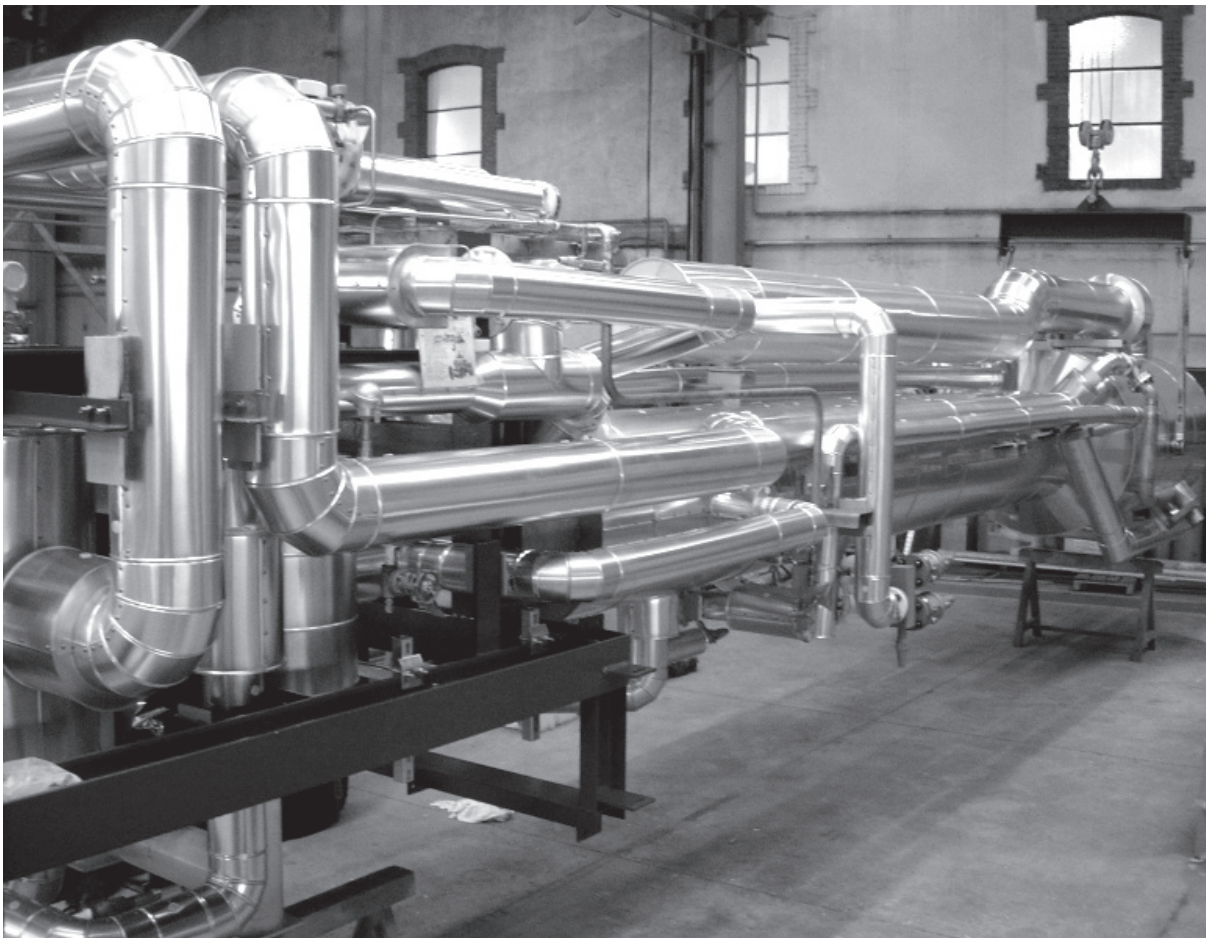


شکل ۱۱- برخورد و انعکاس صوت در یک دیواره

مواد جاذب و لایه‌های مانع صوتی متناسب با نیاز (از نظر تراز فشار و بسامد) و مشخصات صوتی منبع باشد. به‌طور مثال وجود یک دستگاه آسیاب یا یک دمنده با دور بالا می‌تواند برای کارگران بسیار ناراحت‌کننده باشد.

**۲-B- کنترل صدای مبتنی بر جذب صدا:** همان‌طور که

می‌دانیم وجود سطوح انعکاسی در کارگاه و اطراف منابع صوتی



جدول ۲: ضریب جذب صوتی برخی مواد جاذب در بسامدهای مختلف

نام ماده	بسامد (هرتز)					
	۴۰۰۰	۲۰۰۰	۱۰۰۰	۵۰۰۰	۲۵۰	۱۲۵۰
پشم شیشه (۴ پوند در فوت مربع): ۱ اینچ ضخامت	۰/۸	۰/۸۸	۰/۸۳	۰/۸۴	۰/۲۳	۰/۰۷
۲ اینچ ضخامت	۰/۷۹	۰/۸۳	۰/۹۷	۰/۹۸	۰/۵۵	۰/۲۰
۴ اینچ ضخامت	۰/۸۹	۰/۹۴	۰/۹۷	۰/۹۹	۰/۹۱	۰/۳۹
فوم پلی اورتان ۰/۲۵ اینچ ضخامت	۰/۸۱	۰/۴۵	۰/۲۰	۰/۱۰	۰/۰۷	۰/۰۵
۰/۵ اینچ ضخامت	۰/۹۸	۰/۸۹	۰/۵۷	۰/۲۵	۰/۱۲	۰/۰۵
۱ اینچ ضخامت	۰/۹۱	۰/۹۸	۰/۹۱	۰/۶۳	۰/۳۰	۰/۱۴
۲ اینچ ضخامت	۰/۹۵	۰/۹۷	۰/۹۸	۰/۸۲	۰/۵۱	۰/۳۵
نمد و موکت: ۰/۵ اینچ ضخامت	۰/۸۷	۰/۸۳	۰/۶۳	۰/۲۹	۰/۰۷	۰/۰۵
۱ اینچ ضخامت	۰/۸۷	۰/۸۷	۰/۸۸	۰/۸۰	۰/۳۱	۰/۰۶
تایل گچی سوراخدار با لایه الیاف	۰/۳	۰/۵	۰/۵	۰/۶۵	۰/۵	۰/۳
تایل فلزی سوراخدار با لایه الیاف	۰/۷	۰/۸	۰/۸۵	۰/۸۵	۰/۶	۰/۳
تایل مقوایی روی دیوار	۰/۴	۰/۵	۰/۵	۰/۴	۰/۲۵	۰/۱۵
تایل مقوایی روی چوب کوبی	۰/۶	۰/۷	۰/۷	۰/۶۵	۰/۵	۰/۳

از یک خواهد بود و سعی ما بر انتخاب مواد با ضریب جذب صوتی ( $\alpha$ ) بالاتر است. ذکر این نکته حایز اهمیت است که ضریب جذب دیوارهها با افزایش ضخامت آن به طور خطی افزایش می یابد. جدول ۲ مقادیر  $\alpha$  را برای مصالح مختلف نشان می دهد.

بسامد حد: بسامدی است که در آن بسامد صفحات جاذب دارای بیشترین مقدار  $\alpha$  هستند و با رابطه زیر محاسبه می شود.

$$f_L = \frac{60}{\sqrt{m.d}} \quad (11)$$

$f_L$ : (Hz) بسامد حد

$M$ : ( $\text{Kg/m}^2$ ) چگالی سطحی صفحه جاذب

$d$ : (m) ضخامت صفحه

عبارتست از نسبت انرژی صوتی جذب شده به انرژی صوتی اولیه و با رابطه زیر محاسبه می گردد.

$$\alpha = \frac{E_a}{E_i} \quad (10)$$

$\alpha$  = ضریب جذب صوتی دیواره

$E_i$  = انرژی اولیه صوت (شدت یا فشار)

$E_a$  = انرژی جذب شده صوت

با توجه به رابطه بالا ضریب جذب صفر ( $\alpha = 0$ ) به معنی انعکاس تمام صوت و  $\alpha = 0.5$  به معنای ۵۰٪ جذب و  $\alpha = 1$  یعنی آن که جسم تمام انرژی صوتی را جذب خواهد کرد. اما حالت اخیر یک حالت آرمانی است و بنابراین مقدار  $\alpha$  همواره کوچکتر



$d$  : (cm) فاصله دو سوراخ  
مثال ۹: بسامد حد برای یک تایل سوراخ‌دار با سوراخ گرد و با مشخصات  $a=2\text{mm}$  و  $d=4\text{mm}$  چند هرتز است.

$$f_L = \frac{3500 \times 0.2}{0.16} = 4375\text{Hz}$$

ادامه دارد...

ب: جاذب‌های سوراخ‌دار: امروزه شرکت‌های مختلفی صفحات سوراخ‌دار و مشبک را در انواع ابعاد مختلف به بازار عرضه نموده‌اند که با نام عمومی اکوستیک تایل<sup>۱</sup> به فروش می‌رسد. برای انتخاب مناسب آن‌ها بایستی مشخصات فنی جذب آن‌ها معلوم باشد.

بسامد حد برای جاذب‌های سوراخ‌دار با رابطه زیر محاسبه می‌شود.

$$f_L = \frac{3500 \times a}{d^2} \quad (12)$$

$f_L$  : (Hz) بسامد حد

$a$  : (cm) قطر سوراخ‌ها

1- Acoustic Tile