

# ارایه طرح سیستم تهویه موضعی به منظور کنترل آلودگی هوا در کارگاه

## پرس صنعت تولید قطعات لاستیکی

فوشید قربانی شهنا<sup>۱</sup>، دکتر فریده کلبابایی<sup>۲</sup>

### چکیده

مقدمه: اهمیت هوای پاک در محیط های صنعتی به ویژه صنعت تولید لاستیک مشهود است و هدف از مطالعه طراحی و اجرای سیستم تهویه موضعی مکنده برای کنترل آلاینده های هوای کارگاه پرس بود. منبع مولد آلودگی، پرسهای حرارتی و قطعاتی می باشند که پس از خارج شدن از قالب پرس به منظور خنک شدن و پرداختکاری، مدتی روی میز قرار می گیرند و در این مدت آلاینده ها از آنها متصاعد می گردند.

روش بررسی: ابتدا وضعیت پراکنش آلاینده های هوای محیط کار مورد ارزیابی قرار گرفت. بدین منظور از روش قرائت مستقیم جهت تعیین غلظت آلاینده های گازی شکل (شامل دی اکسید کربن، هیدروکربنها، دی اکسید گوگرد، اکسیدهای ازت) و روش نمونه گیری با فیلتر و تجزیه به روش گراویمتری برای تعیین غلظت آلاینده های ذره ای شکل استفاده شد.

یافته ها: نتایج نشانگر تجاوز غلظت آلاینده های ذره ای شکل از حد آستانه مجاز ( $15 \text{ mg/m}^3$ ) است (به طوری که حداقل  $8/6 \text{ mg/m}^3 \pm 33/8$  و حداکثر  $4/2 \text{ mg/m}^3 \pm 42/7$  بود). به منظور کنترل آلودگی هوا و با توجه به آرایش نامنظم منابع آلودگی و نوع پروسه، سیستم تهویه موضعی مکنده به عنوان مناسب ترین گزینه انتخاب شد. به منظور مکش هوای آلوده از منابع مولد آن، از ۲۵ هود استفاده شده است. هود مربوط به میزهای کار از مدل VS-65-02 پیشنهادی کمیته تهویه صنعتی انجمن متخصصین بهداشت صنعتی آمریکا الگو برداری و برای پرسها هود فلنج دار طراحی گردید. سیستم کانال کشی نیز متشکل از ۴ شاخه فرعی است که در نهایت یک شاخه اصلی با قطر ۲۶ اینچ، دبی  $6200 \text{ cfm}$  و سرعت جریان  $2028 \text{ fpm}$  را تشکیل می دهد. به منظور پالایش آلاینده ها، یک اسکرابر ونتوری با مشخصات زیر طراحی گردید:

ارتفاع:  $8/72 \text{ ft}$ ، قطر گلوبی:  $0/63 \text{ ft}$ ، افت فشار  $22/08 \text{ In.W.G}$ ، دبی واقعی هوا:  $6200 \text{ cfm}$ ، راندمان:  $90\%$  جهت تأمین مکش لازمه نیز به فن سانتریفوژ با دبی  $6200 \text{ cfm}$  و توان  $48/1 \text{ hp}$  و فشار استاتیک  $24/53 \text{ In.W.G}$  نیاز است.

**واژه های کلیدی:** اسکرابر ونتوری، آلودگی هوا، تهویه مکنده موضعی، صنعت لاستیک

### مقدمه

از جمله این صنایع، صنعت تولید لاستیک است. این صنعت از دیدگاه اداره بین المللی تحقیقات سرطان (IARC) به عنوان صنعت دارای ریسک بالقوه ایجاد سرطان، به خصوص سرطان ریه، شناخته شده است. در ایالات متحده آمریکا حدود  $187/5$  هزار نفر در سال ۱۹۸۹ م در این صنعت اشتغال داشتند<sup>(۱)</sup>. در ایران ۲۶۰ واحد صنعتی در بخش لاستیک فعالیت دارند که ۱۴۰ کارخانه تولید کننده قطعات لاستیکی است و سالیانه

اهمیت هوای پاک در محیط های صنعتی به خوبی شناخته شده است. صنایع مدرن تعداد بی شماری از مواد شیمیایی را مورد استفاده قرار می دهند که بسیاری از آنها سمی می باشند<sup>(۱)</sup>.

۱- کارشناس ارشد بهداشت حرفه ای و عضو هیئت علمی دانشکده بهداشت

دانشگاه علوم پزشکی و خدمات بهداشتی درمانی همدان

۲- دانشیار بهداشت حرفه ای - دانشکده بهداشت

دانشگاه علوم پزشکی و خدمات بهداشتی درمانی تهران

#### ۱- بررسی پلان کارگاه و موقعیت منابع مولد آلاینده

کارگاه پرس حرارتی دارای ۱۵ پرس و ۱۰ میز کار می باشد که وضعیت چیدمان آنها بسیار نامرتب است طوری که گاهی اوقات تردد افراد و جابجایی قطعات توأم با مشکل می باشد. منابع مولد آلودگی، پرسها و قطععاتی بودند که جهت خنک شدن و پرداختکاری پس از خروج از پرس روی میزها قرار می گرفتند.

#### ۲- نمونه برداری و تعیین غلظت نمونه ها

جهت تعیین غلظت آلاینده های گازی شکل از روش قرائت مستقیم استفاده شد.

بدین منظور برای سنجش تراکم  $CO_2$ ،  $NO_x$  و HC به ترتیب لوله های آشکارساز مدل 2L، 111 و 103 ساخت شرکت GASTEC ژاپن استفاده شد و برای تعیین غلظت  $SO_2$  از دستگاه قرائت مستقیم مدل TOXIRAE ساخت شرکت DRAE استفاده شد.

برای تعیین غلظت گردوغبار کل نیز از روش NIOSH 500 استفاده شد که مبتنی بر نمونه گیری با فیلتر و توزین نمونه ها است. لذا از فیلتر PVC با قطر ۳۷ mm و پمپ نمونه گیر فردی مدل 224-PCXR3 ساخت شرکت SKC انگلیس استفاده شد و جهت توزین نمونه ها از ترازوی مدل SARTUS آلمان با دقت ۰/۰۱ mg استفاده شد.

روش نمونه گیری جهت منابع آلاینده به صورت سرشماری بوده است به طوری که در کنار هر پرس یک نمونه به عنوان نمونه منبع و در اطراف آن یک نمونه به عنوان نمونه محیطی گرفته شد که در مجموع برای هر آلاینده ۳۰ نمونه از هوا طبق متد استاندارد گرفته شد.

#### ۳- روش محاسبات هود و سیستم کانال کشی

روش محاسبات سیستم تهویه طبق روش فشار سرعت که توسط کمیته تهویه صنعتی ACGIH معرفی شده است، انتخاب گردید. در این روش کلیه افتها (اصطکاک و افتهای دینامیک) به صورت ضریبی از فشار سرعت سیستم معرفی می گردد. افت ورودی هودها با توجه به شکل و وضعیت فیزیکی آنها به طور تجربی اندازه گیری و به صورت ضریب افت ورودی هود ( $f_h$ )

۶۰ هزار تن انواع قطعات لاستیکی تولید می کنند و در صنعت تولید تایلر نیز ۱۵ هزار نفر اشتغال دارند<sup>(۳)</sup>.

اثرات تنفسی آلاینده های شیمیایی هوای صنعت لاستیک، توسط مطالعات مختلف به اثبات رسیده است که این اثرات شامل: کاهش ظرفیتهای ریوی، کوتاه شدن تنفس، آمفیزم و حتی سرطان ریه می باشد. در صنعت مورد مطالعه نیز بررسی تستهای عملکرد ریوی کارگران، نشانگر آغاز عوارض تنفسی در چند نفر از کارگران کارگاه پرس بود. متأسفانه علیرغم اینکه این کارخانه دارای عمر کوتاهی است (۷ سال)، اما با توجه به عدم کاربرد تدابیر کنترلی آلاینده های هوا و استنشاق آلاینده ها، این عوارض را ایجاد کرده است. بنابراین بایستی از ورود آلاینده های هوا به سیستم تنفسی کارگران ممانعت نمود. یکی از روشهای رایج و مناسب، اعمال تدابیر فنی و مهندسی است که از بین آنها تهویه موضعی مکنده تأثیر شایانی را در کاهش مواجهه با دمه ها و آلاینده های ذره ای شکل صنعت لاستیک دارد و حتی به عنوان مهمترین اقدام کنترلی به کار گرفته شده است<sup>(۱۱)</sup>.

آلاینده های شاخص این واحد شامل انواع ذرات (عمدتاً دوده)، انواع هیدروکربنها (HC)، دی اکسید کربن ( $CO_2$ )، اکسیدهای ازت ( $NO_x$ ) و دی اکسید گوگرد ( $SO_2$ ) است<sup>(۱۱)</sup>.

نوع مطالعه در بخش آلودگی هوا از نوع توصیفی و در بخش طراحی سیستم تهویه، مطالعه کاربردی می باشد.

هدف از این مطالعه بررسی میزان انتشار آلاینده ها در کارگاه مورد نظر و طراحی سیستم تهویه موضعی مکنده جهت کنترل آلاینده های هوای محیط کار است.

#### روش بررسی

در کارگاه مورد مطالعه، ۶۰ نفر اشتغال دارند و ۵۰ نفر هم در واحدهای دیگر کارخانه مثل بنبوری، میل، اکستروژن، پرس بهداشتی، اداری، آزمایشگاه و غیره اشتغال دارند. واحد پرس در جنب واحدهای بنبوری، آزمایشگاه و اکستروژن قرار گرفته است و آلاینده های آن به قسمتهای دیگر منتقل می گردد. این مطالعه در ۵ مرحله بشرح زیر انجام شده است:

با توجه به بازده مورد نظر تصفیه آلاینده ( $\eta$ ) و با سعی و خطا،

مقادیر بهینه  $K$  و  $\frac{L}{G}$  از معادله جانستون محاسبه می گردد:

$$\text{معادله ۱: } \eta = 1 - \exp \left[ -k \left( \frac{L}{G} \right) \Psi \right]$$

$K$ : ضریب همبستگی اسکرابر که مقدار آن بین ۰/۱ تا ۰/۳ است

$\frac{L}{G}$ : نسبت مایع مصرفی به ازای ۱۰۰۰ فوت مکعب بر دقیقه گاز

ورودی به اسکرابر که مقدار آن بین ۳ تا ۱۰ است

$\Psi$ : پارامتر برخورد اینرسی که از رابطه ذیل محاسبه می شود:

$$\text{معادله ۲: } \Psi = \frac{C_f \rho_p d_p^2 v_g}{18 \mu d}$$

$C_f$ : ضریب تصحیح کانیگهام که از طریق فرمول یا جداول

مربوطه محاسبه می شود.

$\rho_p$ : دانسیته ذره (پوند بر فوت مکعب)

$d_p$ : قطر ذره (فوت)

$\mu$ : گرانیوی سیال (پوند بر فوت. ثانیه)

$d_d$ : قطر قطره (فوت) که با  $V_g$  (سرعت گاز در گلوئی

ونتوری بر حسب فوت بر ثانیه) رابطه دارد:

$$\text{معادله ۳: } d_d = \left( \frac{16400}{V_g} \right) - 1.45 \left( \frac{L}{G} \right)^{1.5}$$

در معادله (۳) قطر قطره بر حسب میکرون بدست می آید.

در قدم بعد افت فشار ایجاد شده ناشی از جریان گاز عبوری از

اسکرابر (بر حسب اینچ آب) طبق معادله ذیل محاسبه می شود:

$$\text{معادله ۴: } \Delta P = K V_g \left( \frac{L}{G} \right)$$

$K$ : ضریب معین که مقدار آن برابر  $4 \times 10^{-3}$

انرژی یا توان مورد نیاز اسکرابر نیز طبق معادله ۵ محاسبه

می گردد:

معرفی شده است. حاصلضرب این ضریب در فشار سرعت ( $V_p$ ، معرف افت ورودی هود ( $h_e$ ) می باشد<sup>(۹)</sup>.

با توجه به مقتضیات محیط و شرایط کار، در سیستمهای تهویه موضعی از زانویی، ورودی و اتصالات دیگر استفاده می شود که هر کدام عامل ایجاد افت فشار می باشند که طبق یک سری جداول ارایه شده، مقدار آنها بر حسب فشار سرعت قابل محاسبه است<sup>(۹)</sup>.

این محاسبات به طور سیستماتیک در یک برگه مخصوص طراحی شده توسط ACGIH ثبت می گردد.

نکته قابل توجه در سیستمهای تهویه موضعی، متعادل سازی افت فشار در شاخه های مختلف است که بسیار اهمیت دارد و طراح باید آن قدر قطرهای کانال و چیدمان سیستم را تغییر دهد تا به تعادل لازم برسد.

#### ۴- روش انتخاب

محاسبات و طراحی پالایشگر: قبل از آنکه هوای آلوده ی کارگاه وارد محیط زیست شود، لازم است که تصفیه گردد. برای این منظور باید از یک پالایشگر استفاده نمود. در انتخاب پالایشگر باید به نکاتی مانند ماهیت آلاینده غالب، غلظت آلاینده ها، هزینه خرید و نگهداری و محدودیتهای فیزیکی توجه گردد. پالایشگر انتخابی در این سیستم اسکرابر ونتوری است که از قسمتهای همگرا، واگرا و گلوئی تشکیل شده است.

این پالایشگر علاوه بر ذرات، قادر است آلاینده های گازی شکل را نیز تصفیه نماید. این پالایشگر با مکانیسم برخورد، انتشار، برخورد مستقیم، جاذبه الکترواستاتیک، متراکم کردن، نیروی گریز از مرکز و نیروی ثقل ذرات را از جریان حامل جدا می کند. مکانیسم غالب جهت جذب ذرات در حدم ۱ و بالاتر، مکانیسم برخورد است. در این مکانیسم هر چه سرعت جریان هوا افزایش و قطر قطرات آب یا مایع مورد استفاده کاهش یابد، برخورد افزایش می یابد<sup>(۱۲)</sup>. اسکرابرهای ونتوری در مدل های چندگلوئی، آپاش گلوئی، گلوئی قابل تنظیم همراه با پیستون غوطه ور متحرک و گلوئی مستطیلی همراه با جداگر سیکلونی ساخته شده اند<sup>(۱۲)</sup>.

مراحل محاسباتی پارامترهای اسکرابر ونتوری به شکل زیر است:

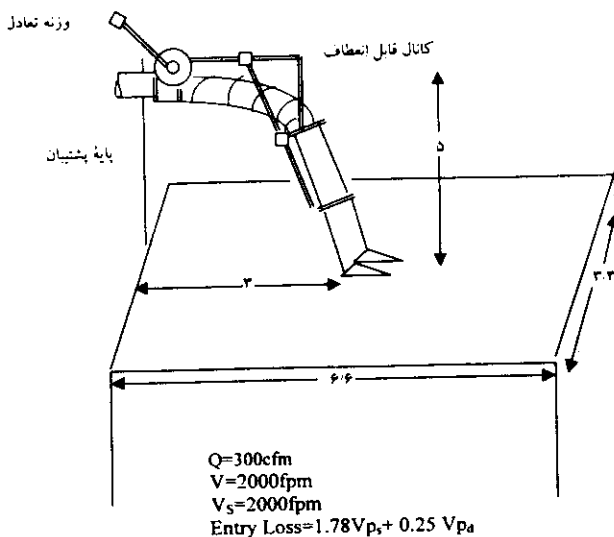
جدول ۱: میانگین و انحراف معیار غلظت گردو غبار کل  
(mg/m<sup>3</sup>)

نوع نمونه	محیطی		منبع	
	میانگین	انحراف معیار	میانگین	انحراف معیار
نوع اول	۳۳/۸	۸/۶	۴۰/۷	۴/۲
نوع دوم	۳۵/۴	۸/۸	۴۲/۷	۴/۲

جدول ۲: میانگین و انحراف معیار غلظت آلاینده های گازی  
شکل (PPm)

آلاینده	پرس نوع اول		پرس نوع دوم	
	میانگین	انحراف معیار	میانگین	انحراف معیار
CO <sub>2</sub>	۶۰۰	۱۴۱/۴	۶۶۷	۵۷/۷
	نمونه محیطی	۱۵۵/۷	۶۳۳	۵۷/۷
SO <sub>2</sub>	۰/۴۵	۰/۱۱۷	۰/۴۷	۰/۰۵۸
	نمونه محیطی	۰/۱	۰/۴۳	۰/۹۵۸
H.C	ک.ح.ت*	-	ک.ح.ت	-
	نمونه محیطی	ک.ح.ت	ک.ح.ت	ک.ح.ت
NO <sub>x</sub>	ک.ح.ت	-	ک.ح.ت	-
	نمونه محیطی	ک.ح.ت	ک.ح.ت	ک.ح.ت

\*ک.ح.ت: کمتر از حد تشخیص دکتور تیوب



شکل ۱: طرح و مشخصات هود میز کار

$$P_T = 0.575 \Delta P + 0.583 P_1 \left( \frac{L}{G} \right)$$

P<sub>1</sub>: فشار مایع ورودی بر حسب پوند بر اینچ مربع  
در قدم آخر مشخصات فیزیکی اسکرابر تعیین می شود (۱۲)  
۵- روش انتخاب فن:

جهت انتخاب فن ابتدا بایستی دبی هوا با توجه به دما و فشار محیط، از طریق جداول یا فرمول تصحیح گردد و پس از آن فشار استاتیک، فشار کل و توان فن محاسبه می گردد (۷).  
پس از مشخص شدن توان، دبی و فشار استاتیک فن و در نظر گرفتن ماهیت آلاینده و شرایط کار، فن مناسب انتخاب می گردد.

### نتایج

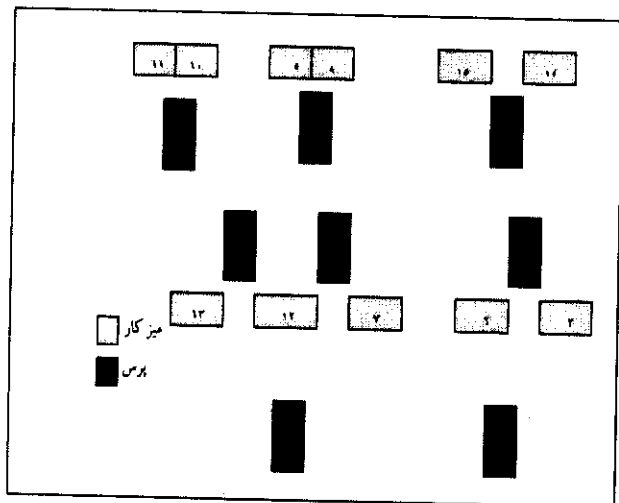
#### ۱- نتایج اندازه گیری غلظت آلاینده ها

اندازه گیری غلظت آلاینده ها نشانگر این است که غلظت آلاینده های ذره ای در کلیه ایستگاهها بالاتر از حد مجاز بود. غلظت این نوع آلاینده در پرسهای نوع دوم (منبع تأمین حرارت از طریق المنت)، در منبع مولد آلودگی بالاترین مقدار (۴/۲ mg/m<sup>3</sup> ± ۴۲/۷) و در پرسهای نوع اول (منبع تأمین حرارت از طریق بخار داغ)، نمونه های محیطی پایین ترین مقدار (۳۳/۸ mg/m<sup>3</sup> ± ۸/۶) را دارا بودند (جدول ۱). نتایج اندازه گیری غلظت آلاینده های گازی در کلیه ایستگاهها کمتر از حد آستانه مجاز بود (جدول ۲).

#### ۲- انتخاب هود

به منظور بدام اندازی آلاینده در ۲ نقطه اصلی انتشار آلاینده (پرسها و میزها) هود طراحی شد. برای میز کار به هودی کوچک، قابل تنظیم و دارای قابلیت حرکت و مانور از لحاظ مکان استقرار، نیاز است. لذا هود VS-65-02 کمیته تهویه صنعتی مجمع متخصصین بهداشت صنعتی آمریکا از لحاظ شکل و ساختار انتخاب شد (۱). اما مشخصات تهویه آن از فرآیندهای مشابه صنعت لاستیک اقتباس گردید. جهت افزایش راندمان و نیز ایجاد توزیع یکنواخت جریان هوا هود شکافدار می باشد (شکل ۱).

هود میزها و پرسها به طور مجزا امکان پذیر نبود و نیز پس از بررسی مدل‌های مختلف کانال کشی و مقایسه افت هر کدام و رعایت موارد حفظ زیبایی محیط طرح موجود در شکل (۳) انتخاب شد.

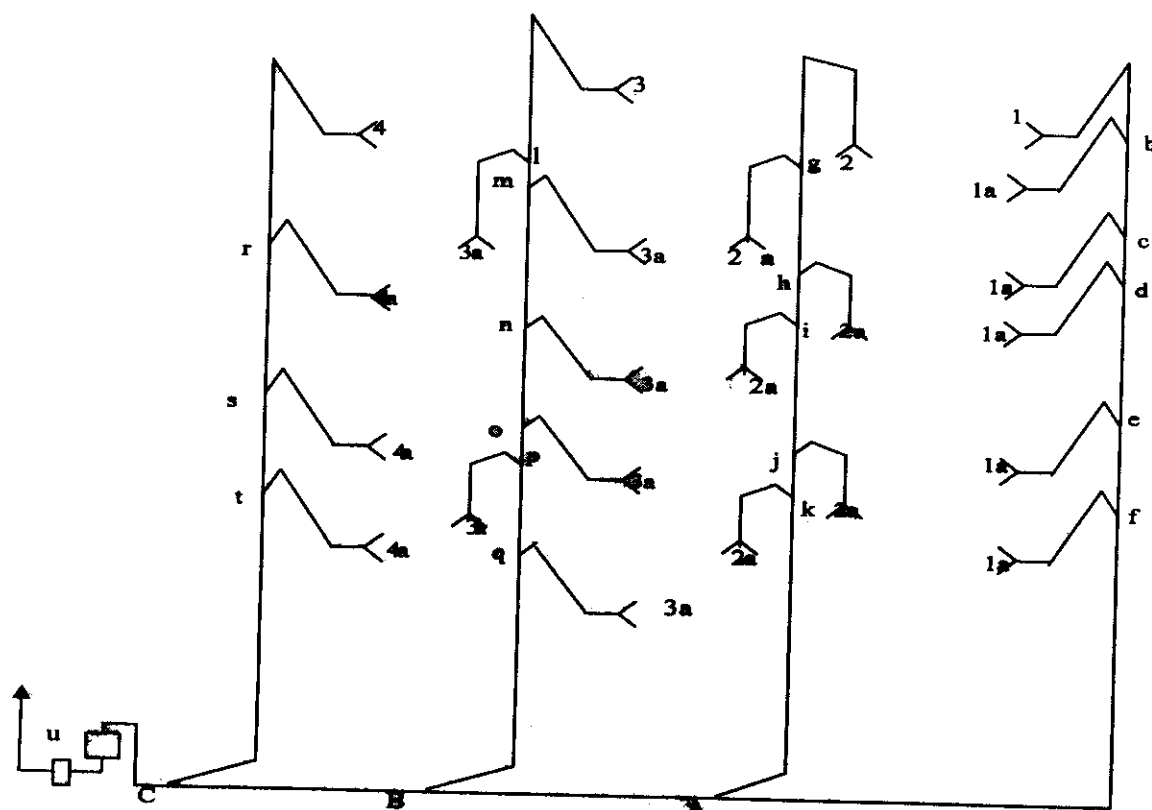


شکل ۲: طرح چیدمان مرتب تجهیزات

در مورد پرس با توجه به محدودیت مکانی و نوع کار این هود بایستی در قسمت پشت دستگاه یا روبروی کارگر قرار گیرد. جهت جلوگیری از انتشار آلودگی نیز بهتر است هود فلنج دار باشد، ضمن اینکه این هود در زمان تعمیرات و تعویض قالب پرس باید انعطاف لازم جهت عقب کشیدن را دارا باشد. با توجه به موارد ذکر شده طرح مناسبی انتخاب گردید. با توجه به وضعیت منابع تولیدکننده آلودگی، ۸ هود برای میزها و ۱۵ هود برای پرس ها طراحی گردید.

۳- انتخاب سیستم کانال کشی

قبل از ارایه سیستم کانال کشی با توجه به نامرتب بودن وضعیت چیدمان پرسها و میزها و نیز ایجاد کمترین افت در مسیر کانال بایستی یک جانمایی مرتب جهت پرسها و میزها اعمال گردد. با توجه به فقدان فونداسیون دستگاهها، این امر چندان مشکل نبود و طرح چیدمان مرتب تجهیزات ارایه گردید (شکل ۲). در انتخاب مسیر کانال کشی با توجه به اینکه امکان کانال کشی



شکل ۳: نقشه ایزومتریک سیستم کانال کشی

درجه می باشد، این زاویه در این مطالعه معادل ۱۰ درجه انتخاب شد. با توجه به زاویه انتخاب شده و استفاده از روابط ریاضی (رابطه بین تانژانت زاویه با نسبت اضلاع مجاور)، طول اسکرابر معادل ۲۶۶ cm و عرض دهانه واگرایی آن معادل ۶۶ cm برآورد گردید.

۵- نتایج محاسبات فن

با توجه به شرایط دمایی و فشار محیط کار (دمای ۴۰ درجه سانتی گراد و فشار ۶۷۰ میلی متر جیوه)، ضریب تصحیح دانسیته معادل ۰/۸۳ برآورد شد و دبی واقعی فن، ۶۲۰۰ cfm برآورد گردید. سایر مشخصات فن با در نظر گرفتن راندمان ۵۰ درصد به شرح ذیل محاسبه شد:

$$TP_F = 24/77 \text{ In.W.G}, FSp = 24/53 \text{ In.W.G}$$

$$Bhp = 48/1 \text{ hp}$$

با توجه به این مشخصات، فن سانتریفوز پره خمیده به عقب بنا سرعت چرخش پره معادل ۲۸۰۰ دور در دقیقه انتخاب شد. هزینه اجرای سیستم

جهت اجرای سیستم، هزینه ها به دو بخش اصلی هزینه تجهیزات و هزینه پرسنلی تقسیم می گردد. هزینه تجهیزات (شامل فن، اسکرابر، ورق گالوانیزه، مجرای لاستیکی، تسمه های فلزی و غیره) این سیستم معادل ۱۵۲/۶۸ میلیون ریال و هزینه پرسنلی (نقشه کش صنعتی، کانال ساز، جوشکار، طراح سیستم) معادل ۳۰ میلیون ریال برآورد گردید که در مجموع هزینه کل اجرای سیستم ۱۸۲/۶۸ میلیون ریال می باشد.

جدول ۳: مشخصات فنی سیستم تهویه

ردیف	کد قطعه انتخاب شده	قطر کانال (اینچ)	دبی (cfm) <sup>۲</sup>	نوع و طول کانال (ft)	زانویی	ورودی
۱	1-b	۵	۳۰۰	۳ <sup>۱</sup> ۱۳/۳ <sup>۲</sup>	۲×۹۰	-
۲	1a-b	۵	۳۰۰	۳ <sup>۱</sup> ۱۰/۳ <sup>۲</sup>	۱×۹۰ ۱×۶۰	۱×۳۰
۳	b-c	۷/۵	۶۰۰	۶/۶ <sup>۲</sup>	-	-
۴	1a-c	۵	۳۰۰	۳ <sup>۱</sup> ۱۰/۳ <sup>۲</sup>	۱×۹۰ ۱×۶۰	۱×۳۰
۵	c-d	۹	۹۰۰	۳/۳ <sup>۱</sup>	-	-

پس از انجام محاسبات به روش فشار سرعت، مشخصات بخشهای مختلف سیستم تعیین گردید که در جدول (۱) نشان داده شده است. متوسط دما ۴۰C، فشار هوا ۶۷۰ mmHg، رطوبت نسبی ۵۰٪، افت فشار استاتیک تا پالایشگر In.W.G ۲/۴۵ و دبی محاسبه شده معادل ۷۵۰۰ cfm بود که پس از تصحیح از لحاظ شرایط موجود (از لحاظ دما، فشار و رطوبت نسبی هوا) دبی تصحیح شده معادل ۶۲۰۰ cfm برآورد گردید. مشخصات فنی سیستم طراحی شده به طور خلاصه در جدول (۳) ارایه شده است.

۴- نتایج محاسبات اسکرابر

با توجه به غلظت آلاینده تولیدی بازده ۹۰ درصد جذب آلاینده توسط پالایشگر کفایت می کند. در معادله ۱ مقدار  $\eta$  را معادل ۰/۹ قرار داده و مقدار پارامتر برخورد اینرسی از معادله ۲ معادل ۹/۴ محاسبه شد.

با استفاده از معادله ۱ و با روش ذکر شده در بخش ۴ روش کار، مقادیر بهینه برای K و  $\frac{1}{G}$  به ترتیب ۰/۱۵ و ۵ gal/1000cfm برآورد گردید. با استفاده از معادله های ۲ و ۳ قطر قطرات مایع ۶۵/۵۷ میکرون و سرعت گاز در گلویی ۳۳۲/۴ ft/s محاسبه شد. با استفاده از رابطه  $Q=V.A$ ، قطر گلویی مدور ۱۹/۲ cm محاسبه شد. افت فشار اسکرابر نیز با استفاده ی از معادله ی (۴) In.W.G ۲۲/۰۸ و توان کل لازمه اسکرابر از معادله ی ۵ معادل ۹/۳ hp/1000cfm محاسبه گردید.

مایع مورد استفاده آب همراه با مقدار کمی دترجنت است. با توجه به اینکه زاویه همگرایی یا واگرایی و نتوری ( $\theta$ ) بین ۷ تا ۱۵

ادامه جدول ۳

	۱×۹۰ ۱×۶۰	۳ <sup>۱</sup> ۱۰/۳ <sup>۲</sup>	۳۰۰	۰	1a-d	۶
-	-	۱۰ <sup>۲</sup>	۱۲۰۰	۱۰/۵	d-e	۷
۱×۳۰	۱×۹۰ ۱×۶۰	۳ <sup>۱</sup> ۱۰/۳ <sup>۲</sup>	۳۱۸	۰	1a-e	۸
-	-	۶/۶ <sup>۲</sup>	۱۵۱۸	۱۲	e-f	۹
۱×۳۰	۱×۹۰ ۱×۶۰	۳ <sup>۱</sup> ۱۰/۳ <sup>۲</sup>	۳۲۴	۰	1a-f	۱۰
-	۱×۶۰	۳۶ <sup>۲</sup>	۱۹۶۵	۱۰/۵	f-A	۱۱
-	۲×۹۰	۸ <sup>۱</sup> ۱۳ <sup>۲</sup>	۳۰۰	۰	2-g	۱۲
۱×۳۰	۱×۹۰ ۱×۶۰	۸ <sup>۱</sup> ۸/۳ <sup>۲</sup>	۳۱۰	۰	2a-g	۱۳
-	-	۵ <sup>۲</sup>	۶۰۰	۷/۵	g-h	۱۴
۱×۳۰	۱×۹۰ ۱×۶۰	۸ <sup>۱</sup> ۸/۳ <sup>۲</sup>	۳۰۰	۰	2a-h	۱۵
-	-	۳/۳ <sup>۲</sup>	۹۰۰	۹	h-i	۱۶
۱×۳۰	۱×۹۰ ۱×۶۰	۸ <sup>۱</sup> ۸/۳ <sup>۲</sup>	۳۰۰	۰	2a-i	۱۷
-	-	۱۳ <sup>۲</sup>	۱۲۰۰	۱۰/۵	i-j	۱۸
۱×۳۰	۱×۹۰ ۱×۶۰	۸ <sup>۱</sup> ۸/۳ <sup>۲</sup>	۳۱۰	۰	2a-j	۱۹
-	-	۳/۳ <sup>۲</sup>	۱۵۱۰	۱۲	j-k	۲۰
۱×۳۰	۱×۹۰ ۱×۶۰	۸ <sup>۱</sup> ۸/۳ <sup>۲</sup>	۳۱۱	۰	2a-k	۲۱
۱×۳۰	۱×۶۰	۲۰ <sup>۲</sup>	۱۸۲۱	۱۳	k-A	۲۲
-	-	۱۶/۴ <sup>۲</sup>	۴۱۱۶	۱۵	A-B	۲۳
-	۲×۹۰	۳ <sup>۱</sup> ۱۶/۶ <sup>۲</sup>	۳۰۰	۴	3-l	۲۴
۱×۳۰	۱×۹۰ ۱×۶۰	۸ <sup>۱</sup> ۸/۳ <sup>۲</sup>	۳۰۰	۴/۵	3a-l	۲۵
-	-	۱/۲ <sup>۲</sup>	۶۰۰	۷/۵	l-m	۲۶
۱×۳۰	۱×۹۰ ۱×۶۰	۳ <sup>۱</sup> ۱۰/۳ <sup>۲</sup>	۳۰۰	۴	3a-m	۲۷
-	-	۸/۲ <sup>۲</sup>	۹۰۰	۹	m-n	۲۸
۱×۳۰	۱×۹۰ ۱×۶۰	۳ <sup>۱</sup> ۱۰/۳ <sup>۲</sup>	۳۰۰	۴	3a-n	۲۹
-	-	۸/۲ <sup>۲</sup>	۱۲۰۰	۱۰/۵	n-o	۳۰
۱×۳۰	۱×۹۰ ۱×۶۰	۳ <sup>۱</sup> ۱۰/۳ <sup>۲</sup>	۳۰۹	۴	3a-o	۳۱
-	-	۲	۱۵۰۹	۱۲	o-p	۳۲
۱×۳۰	۱×۹۰ ۱×۶۰	۸ <sup>۱</sup> ۸/۳ <sup>۲</sup>	۳۱۵	۴/۵	3a-p	۳۳

ادامه جدول ۳

-	-	$۸/۲^۲$	۱۸۲۴	۱۳	p-q	۳۴
۱×۳۰	۱×۹۰	$۳^۱$	۳۱۲	۴	3a-q	۳۵
	۱×۶۰	$۱۰/۳^۲$				
۱×۳۰	۱×۶۰	$۱۵^۲$	۲۱۳۶	۱۴	q-B	۳۶
-	-	$۱۶/۴^۲$	۶۲۵۲	۲۴	B-C	۳۷
-	۲×۹۰	$۳^۱$	۳۰۰	۴	4-r	۳۸
		$۱۶/۶^۲$				
۱×۳۰	۱×۹۰	$۳^۱$	۳۰۰	۴	4a-r	۳۹
	۱×۶۰	$۱۰/۳^۲$				
-	-	$۱۰^۲$	۶۰۰	۷/۵	r-s	۴۰
۱×۳۰	۱×۹۰	$۳^۱$	۳۰۰	۴	4a-s	۴۱
	۱×۶۰	$۱۰/۳^۲$				
-	-	$۸/۲^۲$	۹۰۰	۹	s-t	۴۲
۱×۳۰	۱×۹۰	$۳^۱$	۳۰۸	۴	4a-t	۴۳
	۱×۶۰	$۱۰/۳^۲$				
۱×۳۰	۱×۹۰	$۱۸/۴^۲$	۱۲۰۸	۱۰/۵	t-C	۴۴
۱×۳۰	۳×۹۰	$۲۰^۲$	۷۴۶۰	۲۶	C-u	۴۵
-	۱×۹۰	$۸^۲$	۷۴۶۰	۲۶	u-v	۴۶
-	۱×۹۰	$۱۳^۲$	۷۴۶۰	۲۶	v-w	۴۷

۱ کانال قابل انعطاف لاستیکی

۲ کانال گالوانیزه

۳ منظور دبی تصحیح شده است.

## بحث

صنعت لاستیک توسط Dost و همکارانش  $(C=۱/۲ \text{ mg/m}^3)$  (۸) و نیز تحقیقات Straif و همکارانش  $(C=۲/۷ \text{ mg/m}^3)$  (۱۵) نشانگر بالاتر بودن غلظت این نوع آلاینده هادر واحد پرس این کارخانه می باشد که علت آن را می توان به فقدان هر گونه سیستم کنترلی نسبت داد. در مورد آلاینده های گازی شکل میانگین غلظت  $\text{CO}_2$  و  $\text{SO}_2$  پایین تر از حد مواجهه شغلی ITCOH (به ترتیب ۶۰۰ ppm در مقایسه با ۵۰۰۰ ppm و ۰/۴۵ ppm در مقایسه با ۲ ppm) است همچنین غلظت هیدروکربنهای کل و اکسیدهای ازت کمتر از حد تشخیص لوله های گازیاب است. پایین بودن غلظت آنها را می توان به دمای پایین این پروسه  $(۱۳۰^0\text{C}-۸۰)$  نسبت به دیگر فرآیندهای گرم لاستیک نسبت داد. علت این امر هم به دلیل کوچک بودن قطعات تولیدی و عدم نیاز به تغییرات شیمیایی روی قطعه در این مرحله است (۳). در مطالعاتی که Kromhout و همکارانش انجام داده اند

در مورد غلظت آلاینده های ذره ای شکل، در کلیه اندازه گیریها، غلظت نمونه ها هم در منبع و هم در محیط، بالاتر از حد پیشنهادی NIOSH  $(۱۵ \text{ mg/m}^3)$  (۱۳) و حد آستانه مجاز ACGIH و حد مواجهه شغلی کمیته فنی بهداشت حرفه ای ایران [ITCOH]  $(۱۰ \text{ mg/m}^3)$  (۴) بودند به طوری که ۲ تا ۳ برابر حد پیشنهادی NIOSH و ۳ تا ۴ برابر حد آستانه مجاز ACGIH می باشد. در کلیه نمونه های گرفته شده، نتایج بیانگر بالا بودن غلظت آلاینده های منبع انتشار نسبت به نمونه های محیطی می باشد  $(p < ۰/۰۵)$ . عمده غبار کل موجود در کارگاه متشکل از ذرات دوده است که عمده تا قطری معادل ۱ میکرون دارند و به راحتی وارد سیستم تنفسی انسان می شوند لذا کنترل انتشار آلاینده ها جهت پیشگیری از عوارض تنفسی کارگران لازم است (۱۳). نتایج این مطالعه در مقایسه با تحقیقات مشابه انجام شده در مورد آلاینده های ذره ای شکل در واحد پرس



چیدمان شاخه ها ، طرح مزبور طراحی شده است. بالایشگر مورد نیاز بایستی قادر به جذب آلاینده های در حد میکرون باشد و با توجه به اینکه اسکرابر و نتوری راندمان خوبی در جذب این محدوده از آلاینده ها را دارد ، انتخاب گردید . در این دامنه قطر ذرات ، مؤثرترین مکانیسم جمع آوری ذرات در اسکرابر مکانیسم برخورد است . بنابراین برای محاسبه مشخصات اسکرابر از روابط این مکانیسم استفاده شده است <sup>(۱۲)</sup> .

مشخصات فنی و فیزیکی اسکرابر در محدوده های استاندارد می باشد طوری که قطر گلولی معادل  $19/2 \text{ cm}$  (حدود استاندارد  $15-30 \text{ cm}$ ) ، سرعت در گلولی معادل  $332/4 \text{ ft/s}$  (حدود استاندارد  $200-800 \text{ ft/s}$ ) و میزان مایع مصرفی به گاز ورودی  $(\frac{L}{G})$  معادل  $\frac{gal}{1000cfm}$  ۵ (حدود استاندارد  $3-10$ ) طراحی شد . با توجه به مکیده شدن هوای داخل کارگاه ، جهت جبران این فشار منفی ، بایستی شبکه های تأمین هوا طراحی گردند. اما با توجه به وضعیت پنجره و درب شمالی کارگاه می توان از آنها به منظور تأمین جریان طبیعی هوا استفاده نمود.

مشخص شده است که اعمال سیستم تهویه موضعی باعث کاهش ۴۰ درصدی مواجهه کارگران صنعت لاستیک با ذرات هوابرد شده است <sup>(۱۱)</sup> . در مطالعه ای مشابه که توسط Vermulen و همکارانش انجام داده اند ثابت نموده اند که کنترل آلودگی هوای صنعت لاستیک توسط سیستم تهویه مکنده موضعی ، مهمترین و مؤثرترین راهکار کنترلی می باشد و باعث کاهش ۳۴ درصدی مواجهه تنفسی و ۴۹ درصدی مواجهه پوستی کارگران با آلاینده های این صنعت می شود <sup>(۱۶)</sup> . در مورد هود انتخاب شده برای میز کار ، جهت جلوگیری از فرار آلاینده بهتر است از نوع شکافدار باشد <sup>(۷)</sup> و این هود توسط مفاصل طراحی شده و نیز قابل انعطاف بودن کانال ورودی هود ، انتظارات لازمه را برآورده می نماید . در مورد هود پرس ، ابعاد و طرح هود طوری است که کل فضای پشت سنبه و قالب را پوشش می دهد. جهت جلوگیری از تأثیر جریانات مزاحم پشت ، هود از نوع فلنچ دار طراحی گردید <sup>(۹)</sup> . در مورد طرح کانال کشی ، با توجه به لحاظ نمودن حداقل افتها ، محدودیت فیزیکی و نیز انسجام

## منابع

- ۱- ثنایی غلامحسین ، سم شناسی صنعتی ، انتشارات دانشگاه تهران ، ۱۳۷۲ .
- ۲- شرکت مهندسی و تحقیقات صنایع لاستیک ، راهنمای صنعت لاستیک ایران ، مرکز نشر سمر ، ۱۳۷۷ .
- ۳- شرکت مهندسی و تحقیقات صنایع لاستیک ، مقدمه ای بر آمیزه کاری و تکنولوژی لاستیک ، مرکز نشر سمر ، ۱۳۷۵ .
- ۴- کمیته فنی بهداشت حرفه ای ایران ، حدود تماس شغلی عوامل بیماری زا، وزارت بهداشت درمان و آموزش پزشکی ۱۳۷۴
- ۵- مدنی حسن ، مکانیک سیالات و هیدرولیک ، چاپ پنجم ، مؤسسه انتشارات جهاد دانشگاهی (ماجد) ، ۱۳۷۴
- 6-ACGIH ,Committee of Industrial Ventilation , Industrial Ventilation , 22 th Edit , ACGIH Inc , 1995 .
- 7-Alden , John Leslie , *Design of Industrial Ventilation Systms , Fifth Edition* , New York :Industrial Press Inc , 1982 .
- 8-Anguil Environmental Ltd , *Air Pollution Control Systems for Rubber Curing* , Anguil Environmental Systems Inc , 1999 .
- 9-Dost,A.A , Red Wan.D, Cox.E , *Exposure to Rubber Fume and Rubber Process Dust in General Rubber Goods , Tire Manufacturing and Retaerd Industries* ,, The Annals of Occupational Hygiene , 2000 Aug ; 44(5) ,: 329-42.
- 10- GASTEC , *Gastec Line Product Guid Book* , 1995 .

- 11- Kromhout.H , Swuste.P,Bleij.J , *Empirical Modeling of Chemical Exposure in The Rubber-Manufacturing Industry* , *The Annals of Occupational Hygiene* , 1999, 381(3-22) , .
- 12-Lee.CC , Darlin.Sh , *Handbook of Environmental Engineering Calculation* , Mc Grow Hill ,1999 , 3223-297 .
- 13-NIOSH , *NIOSH Manual of Analytical Methods* ;1984, NO (500) .
- 14-NIOSH , *Division of Standards Development and Technology Transfer, RubbrProducts Manufacturing Industry* , Columbia Pathway , 1999.
- 15- NIOSH , *Niosh Pocket Guide to Chemical Hazards* , Columbia Pathway , 2000 .
- 16- Straif.K , Hapmie.V , Keil. U , *Exposure to Nitrosamine , Carbon Black , Asbestos,Talc and Mortality From Stomath , Lung and Laryngeal Cancer in a Cohort of Rubber Workers* , *American Journal of Epidemiology* , 2000 Aug 15 ; 154(4):297-306.
- 17-Vermulen .R , Dehartug.J , Swuste.P , Kromhout.H , *Trends in Exposure to Inhalable Particulate and Dermal Contamination in The Rubber Manufacture Industry :Effectivness of Control Measures Implemented after a Nine-Year Period*,*The Annals of Occupational Hygiene* , 2000 Aug 44(5) :343.