

محاسبه کمینه نرخ هوادهی استاندارد و بررسی پارامترهای عملکردی در سیستم تهویه محیط آزمایشگاه‌های تحقیقاتی هیدروژن و پیل سوختی

ابراهیم علیزاده^۱، محمد رضایی فیروزجایی^۲، مجید خورشیدیان^۳، مجید رهگشای^۴، سید حسین مسروی سعادت^۵

۱ استادیار مهندسی مکانیک، دانشگاه صنعتی مالک اشتر، پژوهشکده علوم و فناوری دفاعی شمان، آزمایشگاه تحقیقاتی پیل سوختی، فریدونکنار،
fccenter@mut.ac.ir

۲ کارشناس ارشد مهندسی مکانیک، دانشگاه صنعتی مالک اشتر، پژوهشکده علوم و فناوری دفاعی شمان، آزمایشگاه تحقیقاتی پیل سوختی، فریدونکنار

۳ کارشناس ارشد مهندسی شیمی، دانشگاه صنعتی مالک اشتر، پژوهشکده علوم و فناوری دفاعی شمان، آزمایشگاه تحقیقاتی پیل سوختی، فریدونکنار

۴ کارشناس ارشد مهندسی مکانیک، دانشگاه صنعتی مالک اشتر، پژوهشکده علوم و فناوری دفاعی شمان، آزمایشگاه تحقیقاتی پیل سوختی، فریدونکنار

۵ کارشناس ارشد مهندسی مکانیک، دانشگاه صنعتی مالک اشتر، پژوهشکده علوم و فناوری دفاعی شمان، آزمایشگاه تحقیقاتی پیل سوختی، فریدونکنار

تاریخ دریافت: ۱۳۹۴/۰۳/۱۲

تاریخ پذیرش: ۱۳۹۵/۰۳/۳۰

چکیده

پیل‌های سوختی در مقایسه با موتورهای احتراق داخلی از بازدهی بیشتر، آلودگی صوتی و آلایندگی کمتری برخوردارند. سوخت فناوری پیل سوختی گاز هیدروژن است که یکی از خطرناک‌ترین گازها از لحاظ اشتعال‌پذیری و قابلیت انفجار است. لذا طراحی محیط آزمایشگاهی این برای ساخت و تست پیل سوختی لازم و ضروری است. از جمله مهمترین اصولی که در آزمایشگاه مذکور باید براساس استاندارد 853 NFPA و 60079 IEC برای سیستم‌های تولید توان پیل‌سوختی لحاظ شود، طراحی سیستم تهویه مناسب جهت جلوگیری از انتشار و انفجار گاز هیدروژن است. لذا در این مقاله با مروری بر مفاهیم تهווیه استاندارد و اینمن، مهمترین پارامترهای طراحی این نوع تجهیزات اینمنی برای محیط‌های آزمایشگاهی پیل‌سوختی مورد بررسی قرار گرفته و به عنوان مطالعه موردنی، برای یک دستگاه تست با دبی گاز ورودی هیدروژن ۵۴ نرمال لیتر بر دقیقه با تبیین الگوریتم بهینه محاسبات، زمان تخلیه برای برونو رفت از ناحیه خطر و حداقل دبی تخلیه لازم براساس ظرفیت فوت مکعب بر دقیقه برآورد گردید. همچنین اثر پارامترهای فشار، دما و قطر نشتی بر میزان نرخ تهווیه و حجم منطقه خطر بررسی شده است. نتایج محاسبات انجام شده در آزمایشگاه تحقیقاتی مرکز پیل‌سوختی دانشگاه صنعتی مالک اشتر اجرا و مورد بهره‌برداری قرار گرفته است.

وازگان کلیدی: تهווیه استاندارد، قطر نشتی، حداقل دبی تخلیه، آزمایشگاه هیدروژن، دستگاه تست پیل سوختی

۱. مقدمه

مبثت تهويه در استانداردهای اطفای حریق نیز به عنوان یکی از موارد مهم مورد توجه قرار گرفته است. یکی از این موارد استاندارد NFPA 853 است که در نظر گرفتن سیستم تهويه ایمن و استاندارد را برای سیستمهای تولید توان همچون پیل سوختی به عنوان یک الزام بیان کرده و لحاظ کردن این مسئله را خصوصاً در قسمت تأمین سوخت حیاتی و بسیار حائز اهمیت بیان نموده است [۴]. یاسین و همکاران (۲۰۱۵) به بررسی پارامترهای سیستم تهويه طبیعی به هنگام نشت تصادفی هیدروژن در یک پارکینگ مسکونی پرداختند [۵]. آنها با استفاده از نرم افزار فلوئنت و بعد از اعتبار سنجی حل این نرم افزار به مطالعه مکان تهويه بر میزان غلظت هیدروژن و لایه بندی آن پرداختند. همچنین هندسه دریچه خروجی و تعداد آن بر میزان تهويه و غلظت هیدروژن را بررسی نمودند. لیو و دیوید (۲۰۱۵) نیز به تشریح شبیه سازی استفاده از دمنه قابل حمل برای پخش و پراکندن هیدروژن منتشر شده از یک وسیله نقلیه که دچار حادثه شده است پرداختند [۶]. آنها نتایج حل عددی را به خوبی با نتایج تجربی مورد اعتبار سنجی قرار دادند و محاسبات خود را برای پیش بینی غلظت هیدروژن پیرامون وسیله نقلیه در سناریوهای مختلف ارزیابی کردند تا به این وسیله مؤثر ترین راه حل را برای ایجاد شرایط امن اطراف وسیله نقلیه بیابند. مطابق بافتھای آنها نخستین شخصی که به حادثه دیدگان کمک می کند باید به وسیله نقلیه از سمت مخالف دمنه نزدیک شود؛ زیرا در این ناحیه غلظت هیدروژن هنوز نزدیک به حد کمینه اشتعال است. دیکسیت و همکاران (۲۰۱۴) نیز به بررسی روش طراحی سیستم های ساده، مقیاس پذیر، مازولار و خودکنترل برای ایجاد امنیت ناشی از پخش گازهای هیدروژن، مونو اکسید کربن و هیدروکربن ها پرداختند [۷]. آنها به بررسی عملکرد این سیستم ها در فضای یک آزمایشگاه عمومی که از قبل ساخته شده بود پرداختند و جزئیاتی از سیستم های کنترلی، مکانیکی و برقی آزمایشگاه موجود را بررسی کردند و از ابزار CFD برای طراحی سیستم تهويه مطبوع و مکان حسگرهای گاز برای تشخیص انتشار گاز در زمان بهینه پرداختند.

در این مقاله برای نخستین بار به ارزیابی درجه تهويه و توسعه تعریف شرایط تهويه پرداخته شده است. همچنین محاسبات و راهنمایی لازم را در ارتباط با طراحی سیستم های

از جمله مهم ترین مسائلی که نقشی اساسی در توسعه فناوری پیل سوختی و اطمینان کاربران به استفاده از آن را خواهد داشت، استانداردسازی است. استانداردهای ایمنی از مهم ترین زیر ساخت های کاربردی محصولات فناوری پیل سوختی هستند. آزمایشگاه تست این فناوری همواره در معرض خطر انفجار و آتش سوزی است. در این امکان، که پتانسیل خطر انفجار به علت وجود مواد اشتعال پذیر به شکل گاز، مایع، مه یا غبار زیاد است، قوانینی برای طبقه بندی نواحی خطر وجود دارد. مناطق خطر براساس تعداد رخداد و مدت زمان حضور گاز انفجار پذیر به نواحی مختلفی طبقه بندی می شوند.

استاندارد ۱۰ BS EN IEC 60079-10 منبع اصلی برای طبقه بندی مناطق خطر براساس خطرات گاز و مایع اشتعال پذیر می باشد که سعی دارد با تعریف حجمی فرضی براساس نرخ نشتی و نرخ چرخش هوا، محیط را طبقه بندی کند. در این استاندارد علاوه بر موارد فوق، اصول اولیه برای طراحی سیستم تهويه ایمن برای محیط هایی که با گاز هیدروژن سروکار دارند ارائه شده است و در این مقاله به عنوان مرجع اصلی به کار رفته است. در این راستا، شیلتون (۲۰۰۹)، با در نظر گرفتن پارامترهای مطرح شده در استاندارد فوق، برای چند مورد فرضی تحلیل های کمی و کیفی ارائه کرده است [۱]. ایوینگ و همکاران (۲۰۰۸)، اصول کلی برای طبقه بندی مناطق خطر سیستم های گاز طبیعی فشار پایین بنا نهادند که با انجام تحلیل های دینامیک سیالات محاسباتی می توانست دیدی منطقی بر مبنای اعداد و ارقام در اختیار طراحان جهت طراحی ادوات تهويه چنین سیستم هایی قرار بدهد [۲].

در طی یک تحقیق آزمایشگاهی پیل سوختی که در سال ۲۰۱۱ م توسط کرجیارا و همکاران انجام شد، مشخص شد که با تعیین میزان نشتی گاز هیدروژن می توان درباره نحوه به کار گیری سیستم تهويه برای مقابله با خطر حریق و انفجار تصمیم گیری نمود [۳]. البته اصول طراحی تهويه ایمن بیشتر در استانداردهای بین المللی (در مقایسه با مقالات) منتشر شده است که از جمله مهم ترین آنها می توان به IEC60079 منشور شده در سال ۲۰۱۰ م اشاره کرد که با ارائه چندین طرح از نحوه طراحی ساختمان ها، اطلاعات مناسبی برای طراحی تهويه ایمن و نحوه نصب و جانمایی تجهیزات در اختیاران کاربران قرار می دهد [۴].

۲. ناحیهٔ یک: منطقه‌ای که در آن ترکیب گازی انفجارپذیر، در شرایط عملکرد عادی وجود دارد

۳. ناحیهٔ دو: منطقه‌ای که در آن وجود ترکیب گازی انفجارپذیر در شرایط عملکرد عادی امکان ندارد و در صورت امکان، تکرار آن بسیار کم و برای مدت زمان کوتاه است

۲-۵. منبع انتشار

نقشهٔ یا محلی که می‌تواند از آن یک گاز، بخار یا مایع اشتعال‌پذیر به صورتی که ترکیب گازی انفجارپذیر را تشکیل دهد، آزاد شود. سه درجهٔ اصلی انتشار بر حسب میزان ایجاد ترکیب گازی انفجارپذیر وجود دارد که یک منبع انتشار ممکن است دارای یکی از این درجات انتشار یا ترکیبی از آنها را باشد:

۱. انتشار پیوسته: انتشاری که دائم است یا امکان وجود آن برای مدت زمان طولانی وجود دارد

۲. انتشار اولیه: انتشاری که امکان وجود آن به صورت دوره‌ای یا گاه‌گاهی هنگام شرایط کارکرد عادی وجود دارد

۳. انتشار ثانویه: انتشاری که امکان وجود آن هنگام شرایط کارکرد عادی نیست و در صورت وجود، امکان تکرار آن بسیار کم و برای مدت زمان کوتاه است

۲-۶. تهویه

تهویه حرکت هوا و جایگزینی آن با هوای تازه ناشی از باد، تغییرات دما یا وسائل مصنوعی (مثل: پروانه‌ها یا تهویه‌کننده‌ها) می‌باشد.

۲-۷. محدودیت‌های انفجار

غلظت گاز یا بخار اشتعال‌پذیر که در پایین‌تر از آن محیط گازی انفجارپذیر نیست را حد پایین انفجار می‌نامند. از طرفی غلظت گاز یا بخار اشتعال‌پذیر که در بالاتر از آن محیط گازی انفجارپذیر نیست را حد بالای انفجار می‌نامند.

۲-۸. گاز یا بخار اشتعال‌پذیر

گاز یا بخاری که وقتی با هوا در شرایط مناسب مخلوط می‌شود و محیط انفجارپذیر شکل می‌دهد را گاز یا بخار اشتعال‌پذیر می‌نامند.

تهویه مصنوعی ارائه می‌نماید. گفتنی است این سیستم‌ها دارای درجه اهمیت بالا در کنترل پراکندگی انتشار گازها یا بخارهای اشتعال‌پذیر هستند که با توجه به فقدان منابع محاسبات مهندسی شفاف و استاندارد در این حوزه، ضرورت ارائه الگوریتم محاسباتی مناسب به منظور تعیین پارامتر اساسی طراحی سیستم تهویه مورد نظر ضروری می‌نماید. در نهایت با توجه به الگوریتم ارائه شده و نتایج حاصل، سیستم تهویه مطبوع برای آزمایشگاه هیدروژن و پیل سوختی پژوهشکده علوم و فناوری دفاعی شمال دانشگاه مالک اشتر طراحی شد و به مرحله ساخت و نصب منجر شد.

۲. تعاریف و اصطلاحات

برای درک بهتر مطالب بیان شده، خلاصه‌ای از اصطلاحات تخصصی و کاربردی که در متن طراحی مفهومی سیستم تهویه اشاره می‌شود، در این بخش بیان می‌شود.

۳-۱. محیط گازی انفجارپذیر

ترکیبی از یک ماده اشتعال‌پذیر به شکل گاز یا بخار (تحت شرایط محیطی) با هوا که پس از اشتعال شعله توسط ترکیب موجود منتشر می‌شود.

۳-۲. ناحیهٔ خطرناک

ناحیه‌ای که ترکیب گازی انفجارپذیر در آن موجود یا انتظار ایجاد آن به مقداری است که نیاز به توجه جدی برای ساخت، نصب و استفاده از تجهیزات وجود دارد.

۳-۳. ناحیهٔ غیرخطروناک

ناحیه‌ای که انتظار ایجاد ترکیب گازی انفجارپذیر در آن به مقداری که توجه جدی برای ساخت، نصب و استفاده از تجهیزات باشد، نیازی نیست.

۴-۲. مناطق

مناطق خطروناک براساس تکرار رخداد و طول زمان، وجود ترکیب گازی انفجارپذیر به شرح زیر طبقه‌بندی می‌شوند:

۱. ناحیهٔ صفر: منطقه‌ای که در آن ترکیب گازی انفجارپذیر، بهطور دائم یا برای مدت زمان طولانی موجود است

۹-۲. وسعت مناطق

فاصله منبع نشتی تا نقطه‌ای که ترکیب گاز/هوای پایین تراز محدوده پایین انفجار رقیق شده باشد.

۱۰-۲. نقطه اشتعال

پایین ترین دمای مایع که در آن (تحت شرایط ویژه استاندارد) یک مایع مقداری تبدیل به بخار می‌شود و توانایی ایجاد یک ترکیب هوای-بخار اشتعال‌پذیر را دارد.

۱۱-۲. درجه تهويه

میزان تأثیر تهويه در کنترل پراکندگی و میزان دوام محیط انفجارپذیر، به درجه و میزان دسترسی به سیستم تهويه و طراحی آن بستگی دارد. مثلاً تهويه ممکن است برای جلوگیری از تشکیل محیط انفجارپذیر کافی نباشد، اما برای جلوگیری از پایداری محیط انفجارپذیر کافی باشد. اساساً سه درجه تهويه به شرح زیر قابل تعریف است:

$$\left(\frac{dV}{dt} \right)_{\min} = \frac{\left(\frac{dG}{dt} \right)_{\max}}{k \times LEL_m} \times \frac{T}{293} \quad (1)$$

بهطوری که dV/dt_{\min} مینیمم نرخ دبی هجمی هوای تازه LEL_m ماکریزم نرخ نشتی منابع، dG/dt_{\max} محدوده پایین انفجار و k فاکتور ایمنی به کار رفته برای LEL_m است که بهطور معمول عدد $1/25$ برای درجه پیوسته و اولیه نشتی و $1/5$ برای درجه ثانویه نشتی در نظر گرفته می‌شود. همچنین T دمای محیط است. چون محدوده پایین انفجار براساس درصد حجمی می‌باشد، برای تبدیل آن به درصد جرمی در شرایط اتمسفر می‌توان از معادله ۲ استفاده کرد [۴]:

$$LEL_m = 0.416 \times 10^{-3} \times M \times LEL_v \quad (2)$$

در معادله ۱، فرایند محاسبه کمیت dG/dt_{\max} قدری پیچیده است. معادلات زیر برای تخمین نرخ نشتی گازها و مایعات اشتعال‌پذیر ارائه شده است. اگر دانسیتی گاز فشرده خیلی کمتر از دانسیتی گاز مایع شده باشد، نرخ نشتی گاز از محفظه را می‌توان با انبساط آدیاباتیک گاز ایدهال در نظر گرفت. سرعت گاز نشتی سرعت صوت می‌باشد، اگر فشار داخل محفظه از فشار بحرانی، که با توجه به معادله ۳ بدست می‌آید، بزرگتر باشد [۴].

$$P_c = P_0 \left(\frac{\gamma + 1}{2} \right)^{\frac{\gamma}{\gamma - 1}} \pi r^2 \quad (3)$$

۱۲-۲. پیل سوختی

پیل سوختی دستگاهی الکتروشیمیایی است که انرژی شیمیایی را مستقیماً به انرژی الکتریکی تبدیل می‌نماید. در این سیستم تبدیل انرژی، سوخت (هیدروژن) و اکسی‌دانست (هوای یا اکسیژن) از دو سمت مقابل وارد می‌شوند و طی یک فرایند الکتروشیمیایی، انرژی الکتریسیته، حرارت و آب تولید می‌شود.

تبادل هوای مؤثر در منبع نشتی کمتر از مقدار C در معادله ۶ شده و در نتیجه سبب افزایش حجم (V_z) می‌شود. با معرفی یک فاکتور تصحیح اضافی f به معادله ۷ داریم:

$$V_z = f \times V_k = \frac{f \times \left(\frac{dV}{dt} \right)_{\min}}{C} \quad (7)$$

به طوری که f بازدهی مؤثر تهویه در رقیق‌کردن محوطه گاز انفجاری است که عدد یک برای شرایط ایده‌آل و به طور معمول عدد ۵ برای جریان هوا با موانع در نظر گرفته می‌شود. پارامتر زمان مورد نیاز برای کاهش میانگین غلظت از مقدار اولیه X_0 به k مرتبه LEL بعد از توقف نشتی را می‌توان تخمین زد:

$$t_{\text{discharge}} = -\frac{f}{C} \ln \left(\frac{LEL \times k}{X_0} \right) \quad (9)$$

به طوری که در این رابطه X_0 غلظت اولیه اندازه‌گیری شده مواد اشتعال‌پذیر با واحد برابر با LEL مانند kg/m^3 یا vol \% می‌باشد. جایی که منطقه گاز انفجار‌پذیر می‌باشد، ممکن است غلظت مواد اشتعال‌پذیر به ۱۰۰ درصد حجمی (در نزدیکی منبع نشتی) نیز برسد. با این وجود برای محاسبه زمان $t_{\text{discharge}}$ میزان مورد قبول X_0 را می‌توان وابسته به موارد خاصی دانست: از قبیل در نظر گرفتن دیگر جنبه‌های تأثیر حجم مانند زمان و تکرار نشتی. هدف از به کارگیری سیستم تهویه، قراردادن فضای آزمایشگاه در منطقه ۲ است. بنابراین با توجه به جدول پیوست ۱ برگرفته از استاندارد IEC 60079-10-1 و با در نظر گرفتن درجه نشتی ثانویه، می‌توان با یک تهویه متوسط برای فضای آزمایشگاه به این هدف دست یافت. چنین تهویه‌ای قادر خواهد بود که پراکنده‌گی نشتی بخار یا گاز اشتعال‌پذیر را کنترل نماید. بنابراین کافی است که در محاسبات شرط $V_z \leq V_0$ برقرار باشد. برای حصول اطمینان بیشتر قید $t_{\text{discharge}} \leq 5\text{min}$ را نیز می‌توان در محاسبات اعمال نمود. الگوریتم بهینه انجام محاسبات در شکل ۲ ارائه شده است.

۴. بحث و نتایج

با توجه به مدلسازی که در بخش قبل انجام شده است، یک سیستم تهویه ایمن باید قادر باشد که بهمختص مشاهده نشتی در سیستم حجم منطقه خطر را در مدت زمان $t_{\text{discharge}}$ به کمتر از V_z کاهش دهد. لذا میزان قدرت هوادهی فن که با توجه به

در این رابطه P_0 فشار خارج از محفظه برحسب بار و γ ضریب انبساط گاز است.

حالت ۱: سرعت گاز در این حالت برابر با سرعت صوت در نظر گرفته شده است که این مقدار حداقل سرعت نظری برای سرعت تخلیه می‌باشد. اگر سرعت گاز سرعت صوت باشد نرخ نشتی گاز از محفظه را می‌توان توسط رابطه ۴ تخمین زد.

$$\frac{dG}{dt} = C_d S_p \sqrt{\gamma \frac{M}{RT} \left(\frac{2}{\gamma+1} \right)^{\frac{\gamma+1}{\gamma-1}}} \quad (4)$$

به طوری که dG/dt نرخ نشتی گاز (جرم بر زمان، کیلوگرم بر ثانیه)، C_d ضریب تخلیه، S مساحت برشی که نشتی وجود دارد (مساحت سطح، متر مربع)، P فشار داخل محفظه، M جرم ملکولی گاز، T دمای مطلق داخل محفظه برحسب کلوین و نهایتاً R ثابت جهانی گازها می‌باشد.

حالت ۲: سرعت گاز در این حالت کمتر از سرعت صوت می‌باشد. نرخ نشتی گاز از محفظه در این حالت را می‌توان به کمک معادله ۵ برآورد کرد.

$$\frac{dG}{dt} = C_d S_p \sqrt{\frac{M}{RT} \left(\frac{2\gamma}{\gamma-1} \right) \left(1 - \left(\frac{P_0}{P} \right)^{\frac{\gamma-1}{\gamma}} \right) \left(\frac{P_0}{P} \right)^{\frac{1}{\gamma}}} \quad (5)$$

ارتباط میان محاسبه dV/dt_{\min} و نرخ تهویه واقعی در جرم مطرح شده V_0 در نزدیکی نشتی را می‌توان به عنوان یک جرم (V_k) بیان کرد:

$$V_k = \frac{\left(\frac{dV}{dt} \right)_{\min}}{C} \quad (6)$$

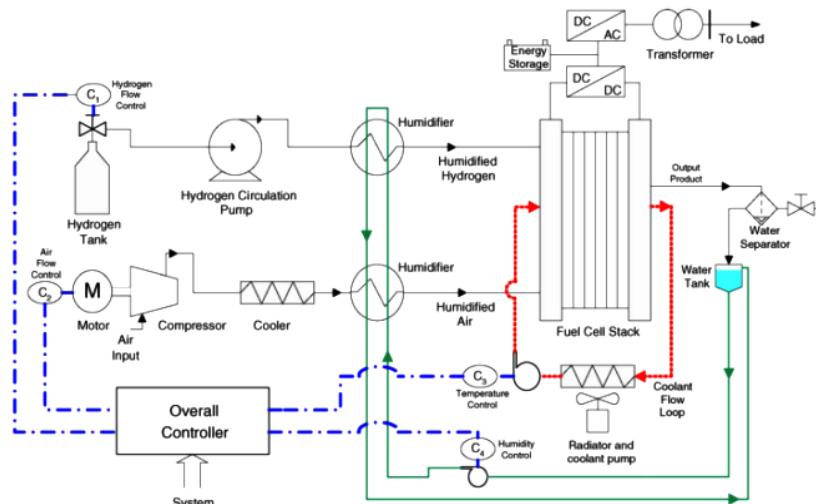
به طوری که C تعداد چرخش هوا در واحد زمان (s^{-1}) است که با استفاده از معادله ۷ محاسبه می‌شود:

$$C = \frac{\left(\frac{dV_0}{dt} \right)}{V_0} \quad (7)$$

به طوری که در این رابطه dV_0/dt نرخ جریان کلی هوای تازه در جرم مورد نظر و V_0 حجم کل به کار رفته برای تهویه واقعی در مجاورت نشتی (حجم احاطه‌شده زیر هود تهویه) می‌باشد. معادله ۷ برای مخلوط آنی و همگن در منابع نشتی با شرایط جریان ایده‌آل هوای تازه داده شده است. در عمل، شرایط ایده‌آل به طور کلی پیدا نمی‌شود. مثلاً ممکن است موانع برای جریان هوا سبب تهویه نامناسب قسمتی از محوطه شود. بنابراین

دانشگاه آلبامای جنوبی که در شکل ۱ و جدول ۱ به ترتیب نحوه عملکرد و مشخصات آن ارائه شده است، محاسبات تهویه این انجام گرفته و نتایج آن در جدول ۲ آورده شده است [۱۱].

قابلیت اشتعال پذیری بالای گاز هیدروژن باید از نوع ضد انفجار تهیه شود، چنین شرایط ایمنی را فراهم سازد. برای نمونه در ادامه برای دستگاه تست ۵ کیلووات سیستم پیل سوختی ساخت



شکل ۱. نمایی از سیستم تست ۵ کیلووات پیل سوختی دانشگاه آلبامای جنوبی

جدول ۱. مشخصات سیستم تست ۵ کیلووات [۱۱]

مقدار	واحد	پارامتر
۵۴	slpm	دبی هیدروژن مصرفی
۱۳۵	slpm	دبی هوای ورودی
۳۵۳	K	دماهی سری
۱/۰۸۷	atm	فشار گاز هیدروژن
۲/۱۷	atm	فشار گاز اکسیژن
۱۰۰	-	تعداد سل

جدول ۲. مشخصات سیستم‌های تهویه مناسب جهت مواجه با نشتی گاز هیدروژن

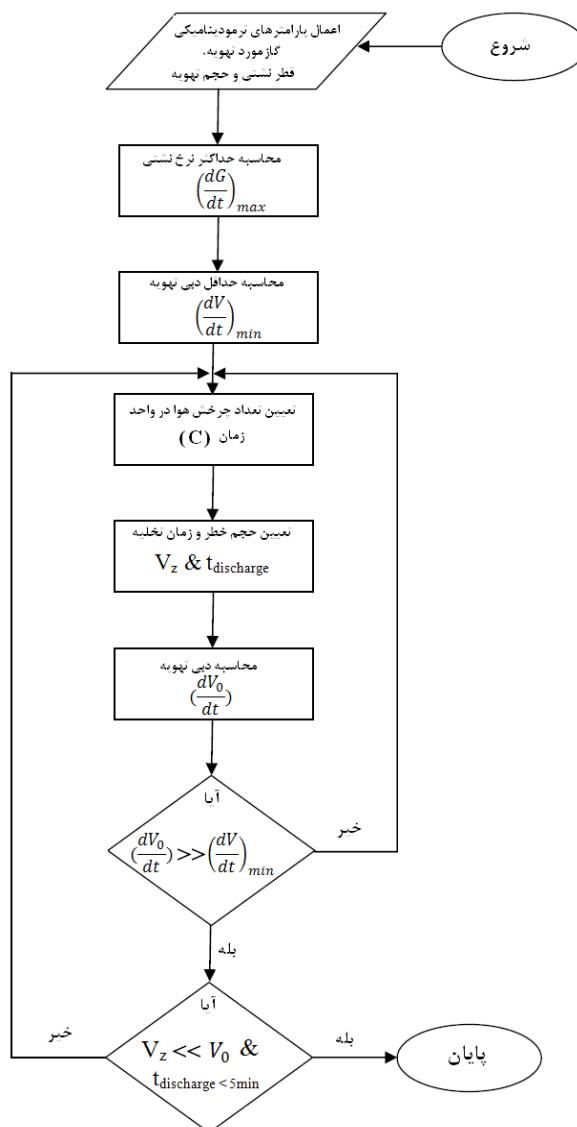
تجهیزات	مشخصات	$t_{discharge}$ (دقیقه)	V_z (متر مکعب)	کمینه نرخ هوادهی (فوت مکعب بر دقیقه)
دستگاه تست ۵ کیلووات	مکنده ضد انفجار	۳	۷/۲	۱۵۹۰

کامل از گاز هیدروژن انباشته شود، به اندازه $t_{discharge}$ زمان نیاز است تا کل هوای مجموعه تخلیه شود. در استانداردها توصیه می‌شود (نه الزام) که مدت زمان مذکور زیر ۵ دقیقه باشد. با توجه به الگوریتم محاسباتی ارائه شده، طراحی سیستم تست پیل سوختی ۵ کیلووات که دارای پارامترهای طراحی همانند نمونه ارائه شده دانشگاه آلبامای جنوبی می‌باشد، در پژوهشکده علوم و فناوری دفاعی شمال انجام گرفته است. براساس پارامترهای

بر اساس مراجع [۴] و [۹] و معادلات فوق و در نظر گرفتن قطر نشتی $2/5$ میلی‌متر مربع در خطوط انتقال هیدروژن، میزان نشت $3/3 \times 10^{-4}$ کیلوگرم بر ثانیه به دست آمده است که برمبنای آن محاسبات مرتبط با سیستم‌های تهویه جهت مدیریت این مقدار نشتی در جدول ۲ آمده است. زمان ذکر شده در جدول ۲ بیانگر این است که در هنگام بروز نشتی، اگر کل فضای تحت پوشش تهویه، که در بالای سیستم تست نصب می‌شود، به طور

۴ تأثیر دمای عملکردی بر مینیمم نرخ دبی حجمی هوای تازه و افزایش حجم نمایش داده شده است.

جدول فوق طراحی سیستم تهویه انجام و در قسمت فوقانی سیستم نصب و مورد بهره‌برداری قرار گرفت (شکل ۳). در شکل

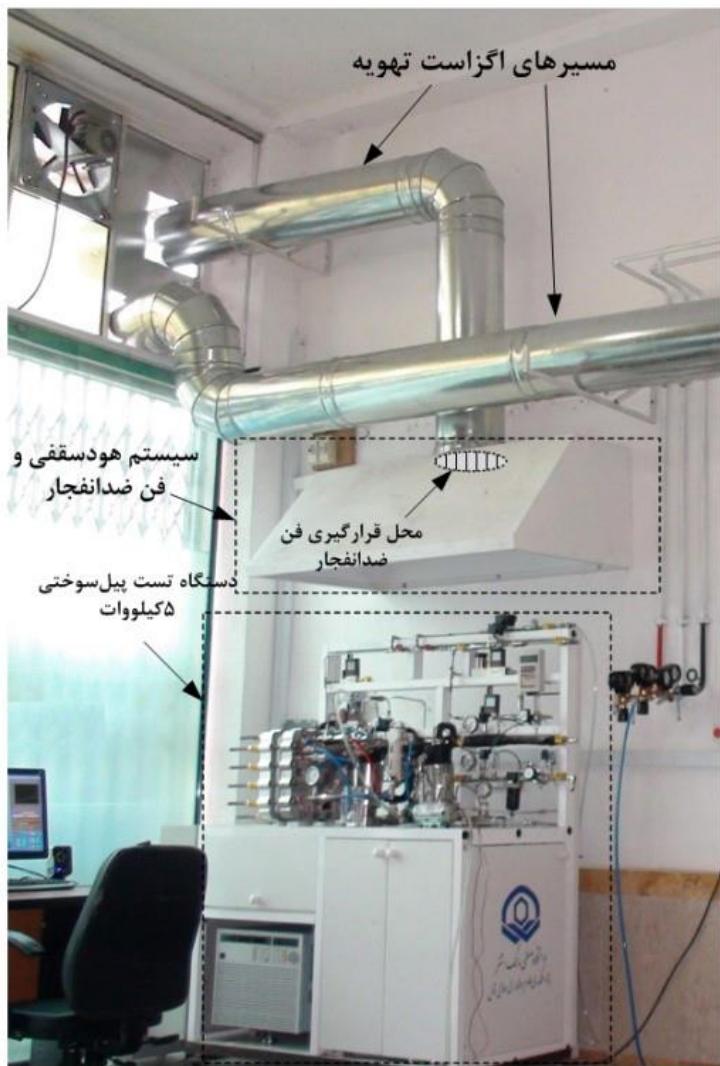


شکل ۲. الگوریتم بهینه محاسبه نرخ هوادی تهویه ایمن و استاندارد برای محیط آزمایشگاه تحقیقات صنعتی هیدروژن و پل سوختی

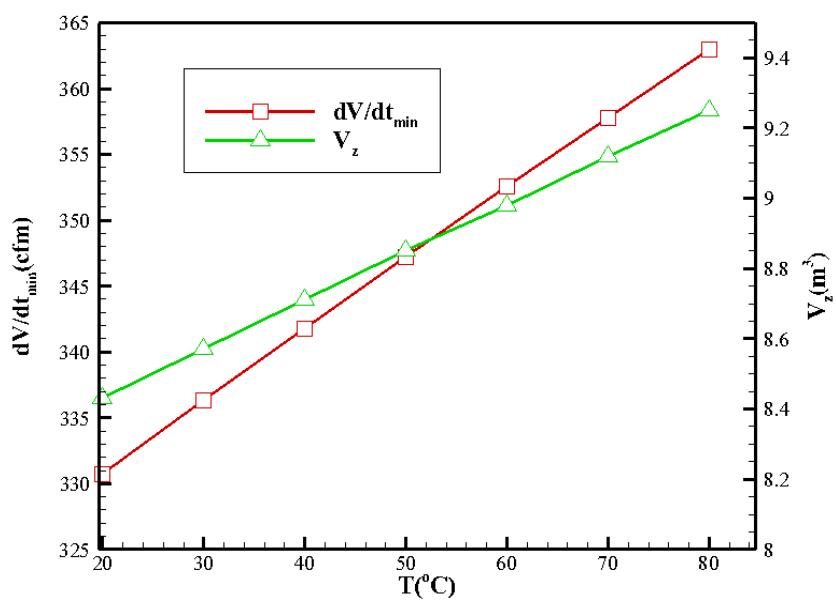
نشان می‌دهد. این امر در مورد افزایش حجم به بیش از سه برابر مقدار اولیه می‌رسد. بنابراین فشار کاری را باید در انتخاب سیستم تهویه مدنظر قرار دارد.

یکی از متغیرهای نرخ نشتی که اطلاع دقیقی از آن در دست نیست، قطر نشتی است. با توجه به مطالعات انجام شده این عدد در محاسبات مهندسی نزدیک به $2/5$ میلی‌متر مریع در نظر گرفته می‌شود. لذا تأثیر مساحت نشتی بر مینیمم نرخ دبی حجمی هوای تازه و افزایش حجم را مورد بررسی قرار داده و نتایج آن در شکل ۶ نشان داده شده است.

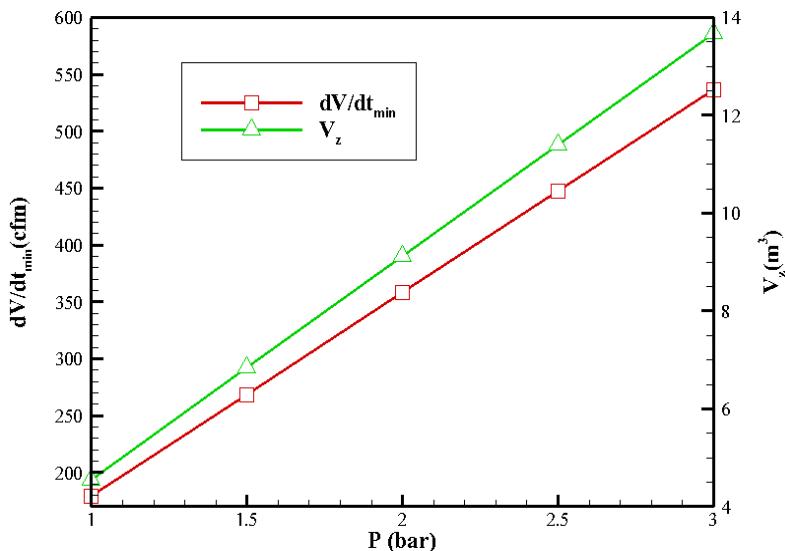
نتایج نشان می‌دهد با افزایش دما از 20°C درجه سانتی‌گراد به 80°C درجه سانتی‌گراد مینیمم نرخ دبی حجمی هوای تازه بیش از 10 درصد افزایش می‌یابد. این امر در مورد افزایش حجم نیز صادق است. بنابراین دمای کاری را باید در انتخاب سیستم تهویه مدنظر قرار دارد. تأثیر فشار عملکردی بر مینیمم نرخ دبی حجمی هوای تازه و افزایش حجم در شکل ۵ نمایش داده شده است با افزایش فشار عملکردی از ۱ بار به ۳ بار مینیمم نرخ دبی حجمی هوای تازه به ۳ برابر مقدار اولیه افزایش می‌یابد. این امر احتمال جدی به نرخ نشتی در فشارهای کاری بالا را



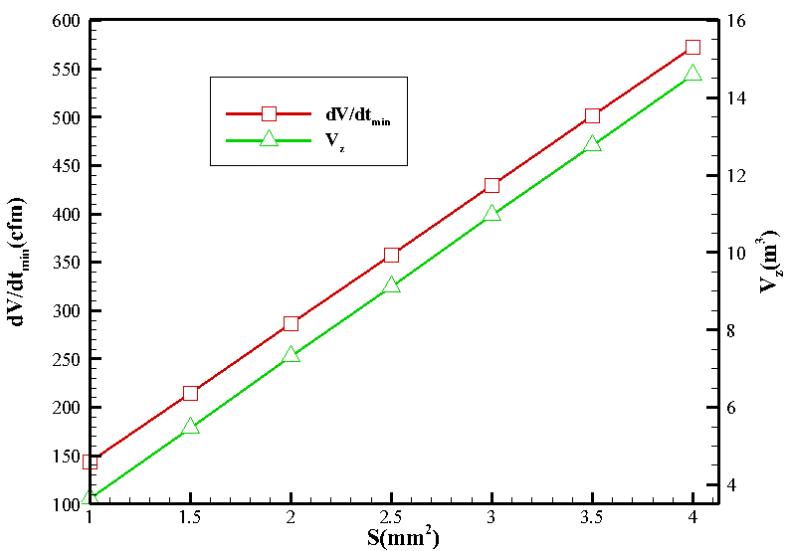
شکل ۳. نحوه جانمایی سیستم هود سقفی و فن ضدانفجار روی دستگاه تست ۵ کیلووات پیل سوختی هیدروژنی



شکل ۴. تأثیر دمای عملکردی بر مینیمم نرخ دبی حجمی هوای نازه



شکل ۵. تأثیر فشار عملکردی بر مینیمم نرخ دبی حجمی هوای تازه



شکل ۶. تأثیر مساحت نشتی بر مینیمم نرخ دبی حجمی هوای تازه

نصب شده در بالای سیستم، از ۱۰۰ درصد گاز هیدروژن اشباع شود، فن پیشنهادشده قادر خواهد بود که در مدت زمان کمتر از ۳ دقیقه حجم گاز هیدروژن را به طور کامل تخلیه نماید. در این صورت فضای آزمایشگاه سیستم تست در منطقه ایمن ۲ قرار خواهد گرفت. گفتنی است تمامی روابط استفاده شده براساس استاندارد [۴] بوده و برای اطمینان بیشتر در برخی از موارد ضرایبی به عنوان فاکتور ایمنی مورد استفاده قرار گرفته که تضمین کننده در نظر گرفتن تمامی جوانب برای مقابله با حوادث پیش‌بینی‌نشده ناشی از نشتی گاز هیدروژن در محیط‌های آزمایشگاهی پیل سوختی است. نتایج حاکی است با افزایش

۶. نتیجه‌گیری

در این مقاله سعی شده است مفاهیم و پارامترهای مهم و تأثیرگذار در طراحی یک سیستم تهویه ایمن و استاندارد معرفی شود و نحوه مدل‌سازی ریاضی ارتباط بین آنها تشریح گردد. در بخش دوم نتیجه مدل‌سازی بخش اول برای یک دستگاه تست پیل سوختی ۵ کیلووات به اجرا درآمد و خروجی نهایی آن در قالب الگوریتم محاسبات و مشخصات فنی تهویه مناسب ارائه شد. برآوردها حاکی است که برای سیستم تست مذکور به یک فن مکنده ضد انفجار با قدرت هوادهی کمینه ۱۵۹۰ فوت مکعب بر دقیقه نیاز است که اگر کل فضای زیر هود سقفی

افزایش می‌باید که باید در انتخاب سیستم تهویه لحاظ شود.

فشار، دما و قطرنستی میزان مینیمم نرخ دبی حجمی هوای تازه

جدول پیوست ۱. راهنمای کاربردی جهت تعیین میزان تهویه محیط آزمایشگاه (برگرفته از استاندارد IEC60079-10-1)

تهویه							درجہ نشستی	
درجہ								
پایین	متوسط			بالا				
قابلیت دسترسی								
خوب، متوسط و ضعیف	ضعیف	متوسط	خوب	ضعیف	متوسط	خوب		
منطقه ۰	۰ منطقه + ۱ منطقه	۰ منطقه + ۲ منطقه	۰ منطقه	(NE 0) منطقه ۱	(NE 0) منطقه ۲	(NE 0) منطقه ۱ بدون - خطر ^۱	پیوسته	
منطقه ۱ یا ۰ منطقه	۱ منطقه + ۲ منطقه	۱ منطقه + ۲ منطقه	۱ منطقه	(NE 1) منطقه ۲	(NE 1) منطقه ۲	(NE 1) منطقه ۱ بدون - خطر ^۱	اولیه	
منطقه ۱ یا ۰ حتی منطقه	۲ منطقه	۲ منطقه	۲ منطقه	۲ منطقه	(NE 2) منطقه ۱ بدون - خطر ^۱	(NE 2) منطقه ۱ بدون - خطر ^۱	ثانویه ^۲	

۱. منطقه ۰، NE ۱، NE ۲ و NE ۳ نشان‌دهنده یک منطقه فرضی است که فضای تاچیری تحت شرایط نرمال را نشان می‌دهد.

۲. منطقه ۲ موجود آمده بهوسلیه نشست درجه ثانویه ممکن است به درجه اولیه پیوسته تجاوز کند که درین مورد فاصله بیشتری باید در نظر گرفته شود.

۳. منطقه ۰ خواهد بود اگر تهویه خلی ضعیف باشد و در عمل نشست محیط گاز انفجار بغلور بالقوه و پیوسته وجود داشته باشد.

۷. مأخذ

- [1] Chilton, D., Confirmation of Zoning-Gas Panel Enclosure MCE Hydrogen System, REPORT No. 09, 2009.
- [2] Ivings, M. J., S. Clarke, S. E. Gant, B. Fletcher, A. Heather, D. J. Pocock, D. K. Pritchard, R. Santon, C. J. Saunders, Area classification for secondary releases from low pressure natural gas systems, Health and Safety Laboratory, 2008.
- [3] Cerchiara, Gennaro M., Nicola Mattei, Martino Schiavetti, and Marco N. Carcassi. "Natural and forced ventilation study in an enclosure hosting a fuel cell." *International Journal of Hydrogen Energy* 36, no. 3 (2011): 2478-2488.
- [4] Electrical apparatus for explosive atmospheres-Classification of hazardous areas, 2002.
- [5] Hajji, Yassine, Mourad Bouteraa, Afif ELCafsi, Ali Belghith, Philippe Bournot, and Ftouh Kallel. "Natural ventilation of hydrogen during a leak in a residential garage." *Renewable and Sustainable Energy Reviews* 50 (2015): 810-818.
- [6] Liu, Wei, and David M. Christopher. "Dispersion of hydrogen leaking from a hydrogen fuel cell vehicle." *International Journal of Hydrogen Energy* 40, no. 46 (2015): 16673-16682.
- [7] Dixit, Marm, Yogesh Fulpagare, Jalay Shukla, Pratik Basarkar, Dhrupad Parikh, Rajat Jain, and Atul Bhargav. "Design of fuel cell systems laboratory for hydrogen, carbon monoxide and hydrocarbon safety." *International Journal of Hydrogen Energy* 39, no. 31 (2014): 17929-17940.
- [8] NFPA 853, Standard for the Installation of Stationary Fuel Cell Power Plants, 2000 Edition.
- [9] NASA NSS 1740.16, Safety standard for hydrogen and hydrogen systems, 1997.
- [10] HSE RR630, Area classification for secondary releases from low pressure natural gas system, 2008.
- [11] Tanrioven, M., and M. S. Alam. "Impact of load management on reliability assessment of grid independent PEM fuel cell power plants." *Journal of power sources* 157, no. 1 (2006): 401-410.