

تحلیل تجربی و عددی احتراق و انتقال حرارت جابجایی در مشعل بخاری گازی دمنده

مهدی بیدآبادی^۱، محمد صدیقی^۲، کامران مبینی^۳، احمد حسین پور^۴

^۱استاد یار، دانشگاه علم و صنعت؛ bidabadi@iust.ac.ir

^۲استادیار، دانشگاه شهید ستاری؛ m_sedighi@iust.ac.ir

^۳استادیار، دانشگاه شهید رجایی؛ kamobini@yahoo.com

^۴کارشناسی ارشد، دانشگاه علم و صنعت؛ hoseinpoornodeh@mecheng.iust.ac.ir

چکیده

اخیر با واقعی شدن نرخ سوخت های فسیلی اهمیت اقتصادی این مسئله نمود بیشتری یافته و به نظر می رسد با بستر سازی مناسب در عرصه ی فرهنگ عامه می توان به رشد بالایی در نرخ بهینه سازی مصرف انرژی دست یافت [۲]. در این مقاله با تغییر در ساختار رادیاتور و قرار دادن فین در بین صفحات رادیاتور در جهت کاهش دمای خروجی دودکش گام بر می داریم. تحلیل عددی با استفاده از نرم افزار گمبیت و فلونت انجام شده است.

آزمایشات انجام شده

در این پروژه علاوه بر تحلیل بخاری، آزمایشات تجربی نیز انجام گرفته تا صحت نتایج عددی بررسی شود. آزمایشات تجربی در آزمایشگاه شرکت انرژی و به وسیله دستگاه آنالایزر گاز مدل ۳۵۰XL شرکت تستوآلمان انجام گرفته است.

با توجه به این که بعضی از آزمایشات تجربی نیازمند کارسخت و تغییر ساختار بخاری بود از آن ها صرف نظر شد. در آزمایشات تجربی میزان هوای اولیه و دبی گاز تغییر داده شده و تاثیر آن بر عملکرد بخاری و نیز مطابقت آن با تحلیل عددی بررسی شده است. تغییر هوای اولیه نیازمند تغییر در مشعل بخاری بود که از آن صرف نظر شد. برای تغییر در هوای ثانویه از آن جا وارد می شود به مقداری بسته یا باز شود که در نتیجه مقدار هوای ثانویه کم یا زیاد می شود و بنابراین هوای اضافه تغییر می کند. آزمایشات تجربی دقیقاً با همان بخاری انجام گرفته که در تحلیل عددی مدل سازی شده و هدف از آن بررسی صحت مدل سازی در فلونت بوده است.

آزمایشات انجام گرفته در آزمایشگاه شرکت انرژی شامل اندازه گیری میزان اختلاط گاز و اکسیژن قبل از احتراق است که به وسیله دستگاه آنالایزر گاز انجام گرفته است.

دبی گاز مصرفی

با توجه به اهمیت بهینه سازی در مصرف سوخت در این پروژه سعی شده روشهایی برای احتراق بهتر همراه با تولید آلاینده های کمتر و بازدهی بهتر بخاری های گازی دمنده ارائه گردد. در بخاری های گازی دمنده چون از انتقال حرارت جابجایی برای گرم کردن محیط استفاده می شود، سعی شده در کنار احتراق بهتر و کاهش آلاینده ها با ایجاد تغییراتی در سیستم انتقال حرارت جابجایی این بخاری باعث کاهش دمای خروجی دودکش و در جهت افزایش بازده گام برداریم.

در قسمت انتقال حرارت جابجایی به این نتیجه رسیدیم که با قرار دادن فین در بین صفحات رادیاتور و تغییر جنس صفحات رادیاتور تا ۱۷ درصد افزایش بازده داریم. این پروژه بصورت عددی و به کمک نرم افزار گمبیت و فلونت انجام شده و جهت صحت گذاری بر نتایج عددی از آزمایشات تجربی کمک گرفته شده است.

کلمات کلیدی: فین، رادیاتور، احتراق، گمبیت، فلونت

مقدمه

امروزه با توجه به نیاز مبرم بشر به بهره گیری از انرژی های حاصل از مصرف سوخت و در نظر گرفتن محدودیت منابع تأمین کننده این سوخت ها در سرتاسر دنیا به اهمیت درست استفاده کردن از این منابع ارزشمند می توان پی برد [۱]. امروزه از انرژی به عنوان یک پارامتر استراتژیک در عرصه روابط جهانی نام برده می شود و همان طور که اشاره شد محدودیت منابع سوخت های فسیلی به عنوان اصلی ترین ذخایر مصرف انرژی، تجمع این منابع در نقاط خاصی از جهان، زیر ساخت های پرهزینه سایر صورت های انرژی، عدم دسترسی فراگیر به انرژی اتمی و رویکرد صنعتی کشورهای در حال توسعه، هرروز بر اهمیت این پارامتر می افزاید. کشورها می کوشند با مطالعه و تحقیق در بخش های تبدیل و مصرف انرژی، با افزایش راندمان تبدیل انرژی، حداکثر میزان انرژی موردنیاز خود را تولید نمایند. در کشور ما بهینه نمودن مصرف انرژی می تواند ضمن حفظ ذخایر عظیم برای نسل های بعد، میزان آلودگی محیط زیست را که نتیجه ی عملکرد نسل حاضر می باشد را کاهش دهد. در سال های

باتوجه به این که آنالایزر قادر به اندازه گیری درصد مولی اکسیژن احتراق است مقدار هوای ثانویه را می توان از روش زیر به دست آورد.
چنان چه درصد مولی O_2 که آنالایزر در این ناحیه اندازه گیری می کند برابر k_2 باشد. آنگاه :

$$\dots + Y(O_2 + 3.76N_2) \rightarrow CO_2 + 2H_2O + (X+Y-2)O_2 + 3.76(X+Y)N_2 \quad (1)$$

که پارامتر $(X+Y-2)O_2$ در طرف دوم هوای اضافه می باشد.

درصد مولی اکسیژن در محصولات احتراق برابر است با:

$$k_2 = \frac{(X+Y-2)}{1+2+X+Y-2+3.76(X+Y)} \quad (2)$$

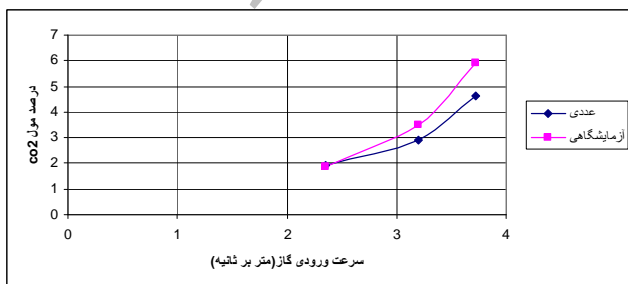
باتوجه به این که در مرحله قبل مقدار X به دست آمده بود با داشتن ضریب k_2 می توان Y را به دست آورد که مقدار هوای ثانویه را نشان می دهد [۴].

در جدول (۱) نتایج آزمایشگاهی بدست آمده از دستگاه آنالایزر که در خروجی دودکش اندازه گیری شده است نشان داده شده است. که درصد مول O_2 و CO_2 در خروجی دودکش با حل عددی مقایسه شده است. و همچنین دمای هوای فن خروجی نیز با حل عددی مقایسه شده است. دبی بر حسب سرعت ورودی گاز در سطح مقطع لوله ورودی گاز $21/5$ میلیمتر حساب شده است.

جدول (۱) مقایسه نتایج عددی و آزمایشگاهی بعد از احتراق

$T_{fan} c^\circ$ عددی	$T_{fan} c^\circ$ تجربی	مول CO_2 عددی	مول CO_2 تجربی	مول O_2 عددی	مول O_2 تجربی	دبی $\frac{m}{s}$
—	—	۰/۰۱۹۴	۰/۰۱۸۸	۰/۱۶۵۳	۰/۱۷۷	۲/۳۵
—	—	۰/۰۲۹۲	۰/۰۳۵۱	۰/۱۴۴۴	۰/۱۴۸	۳/۲
۹۴	۹۲	۰/۰۴۶۱	۰/۰۵۹۳	۰/۱۰۸۲	۰/۱۰۵	۳/۷۲

در نمودار (۱) و (۲) مقایسه بین نتایج عددی و آزمایشگاهی در محاسبه درصد O_2 و CO_2 نشان داده شده است.



نمودار (۱) مقایسه نتایج عددی و آزمایشگاهی درصد مول CO_2 بعد از احتراق

در شرکت انرژی کنتور گازی وجود دارد که دبی گاز ورودی به مشعل را اندازه گیری می کند. در شکل (۱) این کنتور نشان داده شده است.



شکل (۱) کنتور اندازه گیری گاز مصرفی

این کنتور حجم گاز ورودی به بخاری را با دقت زیاد اندازه گیری می کند. با داشتن حجم گاز ورودی به بخاری و مدت زمان می توان دبی گاز را به دست آورد.

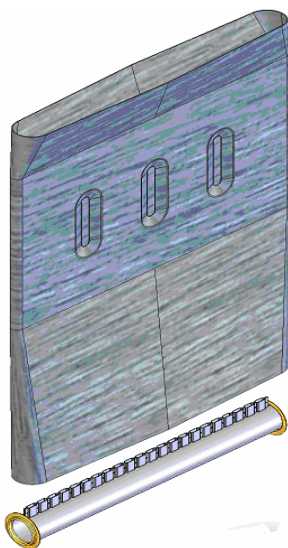
آزمایش انجام شده قبل از احتراق و میزان هوای اولیه کشیده شده توسط برنر بخاری

باتوجه به این که درصد هوای اولیه تاثیر اساسی بر آلاینده ها دارد [۳] و در این مقاله احتراق در مشعل بررسی شده است. در این آزمایش برای اندازه گیری آنالیز محصولات دودکش و مقیسه آن با نتایج عددی انجام شده است. شکل (۲) موقعیت آنالایزر را برای این آزمایش نشان می دهد.

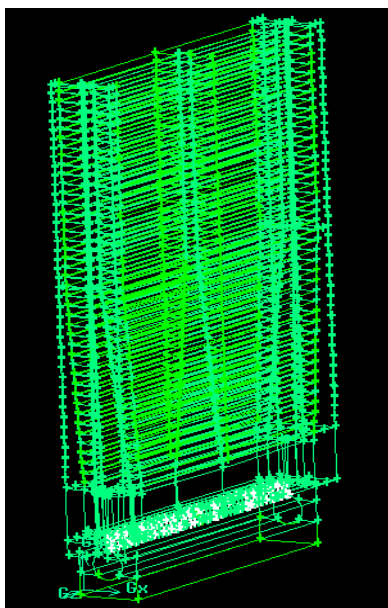


شکل (۲) محل قرار گیری آنالایزر برای اندازه گیری درصد هوای ثانویه

مشعل در نرم افزار Solid Work نشان داده شده است. و در شکل (۴) مشعل شبیه سازی شده در نرم افزار گمبیت نشان داده شده است که پره های فین عمود بر صفحه رادیاتور در نرم افزار گمبیت با فاصله ۱ سانتیمتر از یکدیگر طراحی شده است.



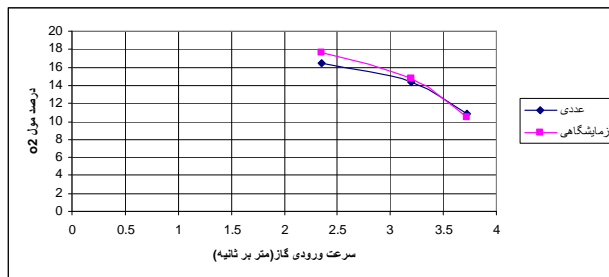
شکل (۳) مدل بخاری در نرم افزار Solid Work با شرط تقارن



شکل (۴) بخاری شبیه سازی شده در نرم افزار گمبیت با شرط تقارن

مش بندی طرح مدل شده

بعد از ایجاد هندسه نوبت به ایجاد شبکه های مناسب بر روی این هندسه می باشد. برای ایجاد شبکه می توان از هر دو نوع شبکه سازمان یافته و یا غیر سازمان یافته استفاده کرد. مدل سه بعدی بعد از مش کردن خطوط به تعداد مورد نظر بر روی هر خط مش ها را به صورت مش صفحه در آورده و بعد حجم های مذکور مش بندی می گردد.



نمودار (۲) مقایسه نتایج عددی و آزمایشگاهی درصد مول O_2 بعد از احتراق

باتوجه به نمودار به این نتیجه می رسیم که نتایج حل عددی و نتایج تجربی به هم نزدیک بوده و خطای کمی دارد در نتیجه می توانیم به نتایج بدست آمده از حل عددی اطمینان کنیم.

مراحل انجام کار در نرم افزار

مراحل انجام کار عبارتند از: ۱- انتخاب یک مدل مشعل، ۲- مدل سازی به کمک نرم افزار گمبیت، ۳- مش بندی طرح مدل شده، ۴- قرار دادن شرایط مناسب برای قسمت های مختلف شکل، ۵- حل مدل مورد نظر در نرم افزار فلونت، ۶- ایجاد تغییرات در پارامترهای مدل، ۷- مقایسه نتایج و ۸- نتیجه گیری. [۵]

انتخاب یک مدل مشعل

در ابتدا می بایست یک مدل بخاری به عنوان مرجع در نظر گرفته شود که در این تحقیق بخاری گازی دمنده تولید شده در شرکت انرژی مدل H0660 انتخاب گردید. مدل مورد نظر کاملاً مشابه با مدل واقعی و بدون هیچ گونه ساده سازی و یا تغییر، مورد نظر قرار گرفت تا آن چه که در واقعیت پیش می آید را بتوان مدل سازی و مورد تجزیه و تحلیل قرار داد. با توجه به این که در مدل سازی پارامترهایی تغییر می نمایند و نیاز به تعداد زیادی (بالغ برصدها) حل عددی است لذا ساده سازی کار را ساده تر می کند و لیکن با توجه به کاهش دقت و ایجاد عوامل تاثیرگذاری ناشی از ساده سازی، عمل ساده سازی انجام نگرفت و شکل مطابق با اندازه واقعی ساخته شد.

مدل سازی به کمک نرم افزار گمبیت

بسته نرم افزاری گمبیت به منظور تولید هندسه و سپس تولید مش و شبکه مورد استفاده قرار گرفته است، در واقع این نرم افزار به عنوان یک پیش پردازنده برای نرم افزارهای دینامیک سیالات محاسباتی نظیر فلونت می باشد. در شکل (۳) هندسه ی اولیه

لازم به صورت هوای اولیه و مقداری به صورت هوای ثانویه وارد می شود. [۶]

مدل تشعشع

برای انتخاب مدل تشعشع در یک مسئله ابتدا باید مقدار $\alpha 1$ را حساب شود که α ضریب جذب سیال و 1 طول موثر در مسئله است. چنانچه $\alpha 1 < 1$ مدل DTRM و چنانچه $\alpha 1 > 1$ باشد مدل P1 یا Roseland را انتخاب می شوند. در مورد بخاری برای مخلوط گاز هوا $\alpha 1 < 1$ و نیز در حدود 0.6 متر است که در نتیجه $\alpha 1 < 1$ می باشد و بنابراین از روش DTRM استفاده شد.

شرایط کارکرد

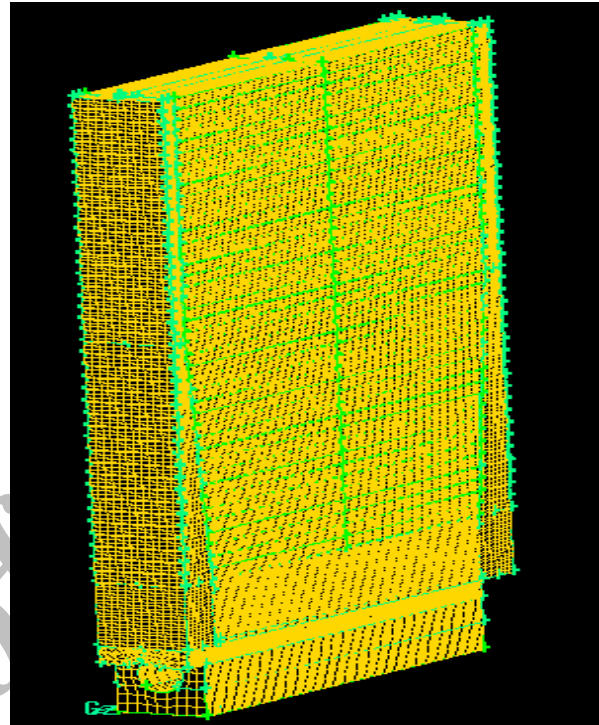
باتوجه به این که در فشار معمول و 1 اتمسفر کار می کند فشار Pa 10^{1325} که همان یک اتمسفر است انتخاب شد. علاوه بر این باید گزینه شتاب گرانش نیز فعال شود. در بخاری گاز و هوا پس از احتراق به محصولات احتراق تبدیل می شوند که دمای بالایی دارند. با توجه به این که در گازها در فشار ثابت، چگالی و دما رابطه عکس دارند بنابراین دمای بالایی محصولات احتراق به معنی چگالی کم آن هاست. چون چگالی محصولات از چگالی هوای محیط کمتر است بنابراین از طرف هوای محیط نیروی برگازهای گرم وارد می شود که آن ها را به سمت بالا می راند. برای این که این نیرو را در نظر گرفته شود باید شتاب جاذبه را فعال گردد.

شرایط مرزی

سوراخ های مشعل

شرط مرزی روی سوراخ های مشعل به صورت Velocity Inlet تعریف شده تا بتوان سرعت مخلوط خروجی هوا و گاز را از سوراخ های مشعل تعیین نمود. در حقیقت آن چه که در مورد یک بخاری واقعی مشخص است دبی گاز است که با توجه به مشخص بودن مساحت سوراخ های سرمشعل می توان سرعت مخلوط گاز و هوا را محاسبه کرد. علاوه بر سرعت روی سوراخ مشعل درصد ترکیب هوا و گاز نیز لازم است مشخص شود. همان گونه که گفته شد مقدار هوای اولیه ای که کشیده می شود به طراحی برنر بستگی دارد. چون در این مدل سازی به جزئیات برنر و نحوه ساخت آن پرداخته شده بنابراین میزان هوای اولیه به صورت یک ورودی به نرم افزار داده می شود. در فلونت با یک عدد که نسبت جرمی سوخت به کل مخلوط است نسبت گازو هوای اولیه مشخص می شود. سرعت خروجی مخلوط گاز

مش بندی حجم ها دارای مشکلات زیادی بود که با تقسیم بندی حجمها به حجمهای کوچکتر که در هر مرحله با به کارگیری روش های مختلف به حل آن ها پرداخته شد تا حجم های موردنظر مش بندی گشت. لذا در شکل (۵) مش ایجاد شده در نرم افزار گمبیت نشان داده شده است.



شکل (۵) مدل سه بعدی مشعل همراه مش رسم شده در نرم افزار گمبیت

مدل احتراق

در بخاری های گازی ابتدا گاز و هوای اولیه مخلوط می شوند و سپس این مخلوط سوخت و هوا در خروج از مشعل با هوای ثانویه مخلوط می شود و احتراق صورت می گیرد. در فلونت چند مدل برای مدل سازی احتراق وجود دارد که عبارتند از: NON PREMIXED, PARTIALLY PREMIXED, PREMIXED. همچنین مدل Species Transport نیز وجود دارد که می توان سرعت واکنش ذرات را به نرم افزار داد و احتراق را مدل سازی کرد. در ۳ مدل اول برای بعضی از گازهای خاص سرعت سوزش، چگالی بر حسب دما، حرارت مخصوص، سرعت شعله و ... به صورت دقیق در خود نرم افزار وجود دارد. برای گاز متان، اتان، بوتان و چند مدل گاز دیگر این اطلاعات در نرم افزار موجود هستند. بنابراین نرم افزار قادر است که احتراق این گازها را به طور خیلی خوب مدل سازی کند. برای این کار از مدل PARTIALLY PREMIXED استفاده شده است. زیرا همان گونه که گفته شد در بخاری مقداری از هوای

و هوا از سوراخهای مشعل و درصد اختلاط گاز و هوا را به عنوان ورودی در قسمت احتراق مدل شده استفاده می کنیم.

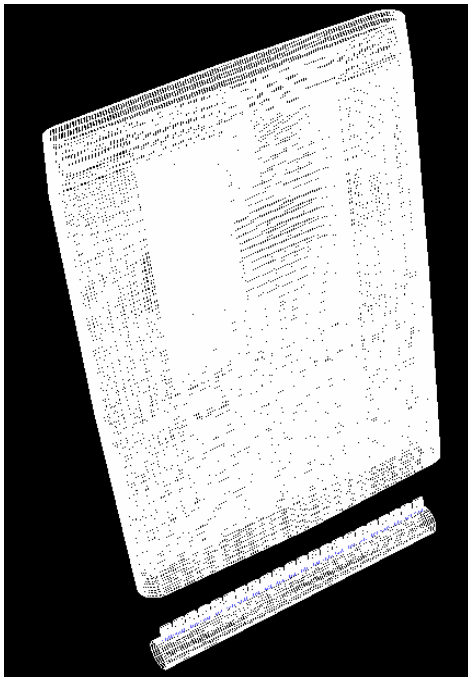
$$\Phi = \frac{m_{fuel}}{m_{fuel} + m_{oxid}} \quad (3)$$

خروجی دودکش

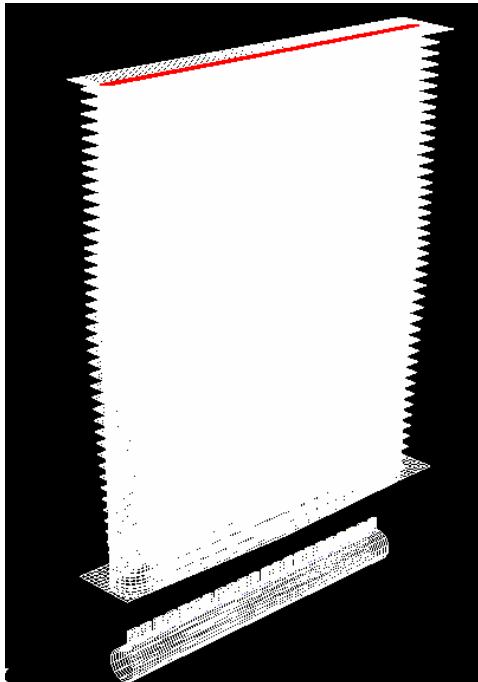
این خروجی به محیط بیرون متصل است. بنابراین فشار آن در خروجی برابر ۱ اتمسفر است. این خروجی به صورت Pressure Outlet تعریف شده و فشارنسبی آن صفر تعریف گردیده است.

بدنه رادیاتور

روی سطح بدنه رادیاتور دیوار تعریف شده که جنس آن فولاد است و دارای ضخامت ۰/۹ میلی متر می باشد. با توجه به این که انتقال حرارت از دیواره رادیاتور به محیط به صورت جا به جایی اجباری و تشعشع صورت می گیرد ، بنابراین دیواره به صورت مخلوطی از تشعشع و جابه جایی اجباری تعریف شده است. با توجه به این که محیط بیرون رادیاتور مدل سازی شده است. بنابراین خود نرم افزار قادر به محاسبه ضریب جا به جایی برای سیال اطراف رادیاتور است. برای کاهش دمای خروجی دودکش پره های فین به ضخامت ۰/۹ میلیمتر و با فاصله ۱ سانتیمتر از یکدیگر در بین صفحات رادیاتور طراحی شده است که در این پروژه در مورد تاثیر فین بر بازده و کاهش دمای خروجی بحث شده است. در شکل (۶) مشعل فراخونی شده در نرم افزار فلونت بدون فین و در شکل (۷) همراه فین نشان داده شده است.



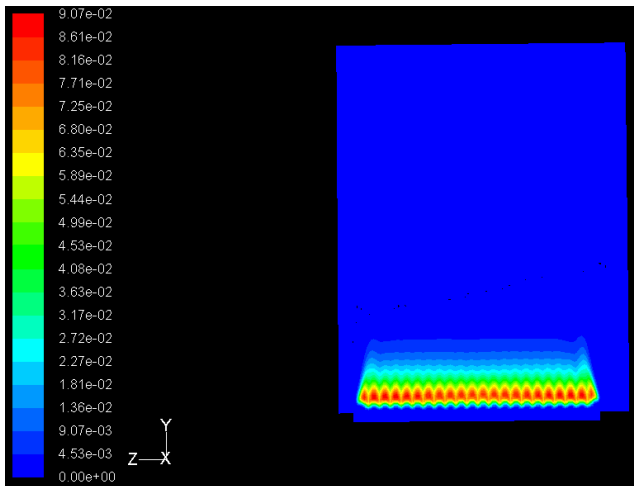
شکل (۶) مشعل فراخونی شده در نرم افزار فلونت بدون فین



شکل (۷) مشعل فراخونی شده در نرم افزار فلونت همراه فین

بررسی مش بندی

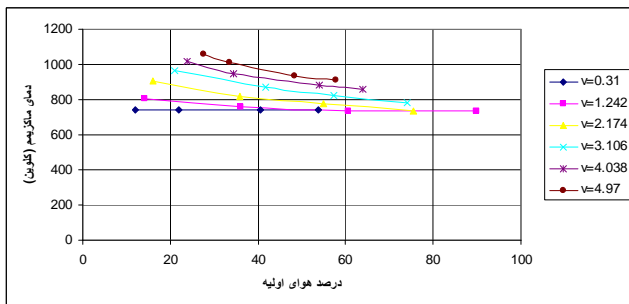
برای بررسی صحت مش بندی باید به ۲ نکته توجه کرد ، نکته اول عدم وابستگی جواب به مش بندی و نکته دوم میزان y^+ است. به طور کلی هنگامی که یک مسئله در فلونت بررسی می شود باید مطمئن بود که جواب مسئله به نوع مش بندی بستگی ندارد ، برای این کار ابتدا شکل اصلی با تعداد مناسب مش بندی می شود، پس از حل مسئله با این مش بندی تعداد مش ها ۲ برابر شده و دوباره مسئله را حل می شود ، چنان چه جواب ها یکسان باشد بدین معنی



شکل (۸) کانتور مول CO در احتراق

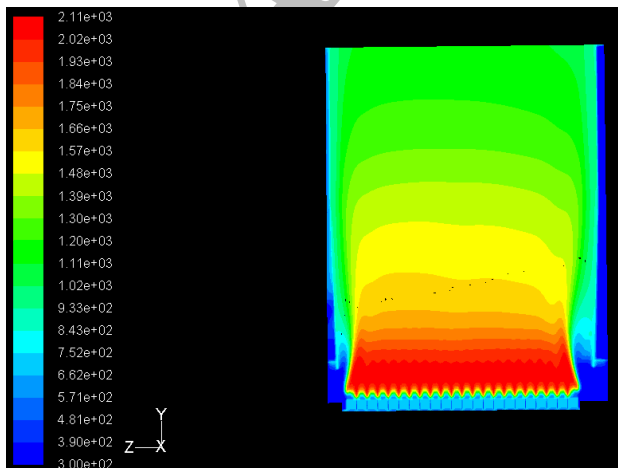
دمای ماکزیمم احتراق

با تغییر درصد هوای اولیه دمای ماکزیمم احتراق افزایش می یابد و هر چه دمای احتراق بیشتر افزایش یابد بازده احتراق افزایش می یابد. طبق نمودار (۵) مشاهده می شود با افزایش دبی گاز و کاهش درصد هوای اولیه مقدار دمای ماکزیمم افزایش می یابد.



نمودار (۵) تغییرات دمای ماکزیمم احتراق بر حسب درصد هوای اولیه بدست آمده از حل عددی

کانتور دما در شکل (۹) نشان داده شده است.



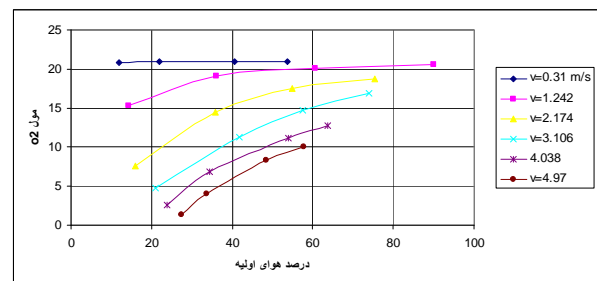
شکل (۹) کانتور دما بر حسب درجه کلوین در احتراق

است که مسئله را می توان با مش بندی کمتر نیز حل کرد و جواب به مش بندی مربوط نیست. اگر جواب ها متفاوت باشند یعنی مش بندی اولیه کافی نبوده و باید از مش بندی با تعداد بیشتری استفاده شود. افزایش تعداد مش ها باید تا زمانی که جواب ها یکی باشند ادامه یابد.

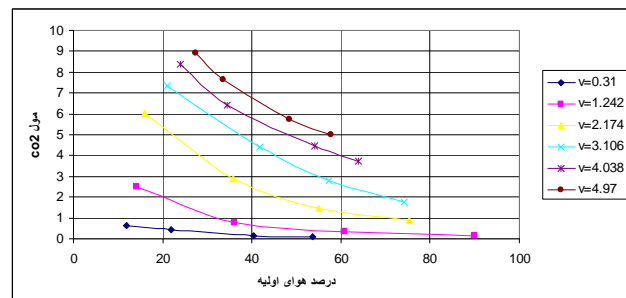
y^+ باید حداقل ۳۰ باشد که در مورد این مسئله ۱۰ بود که در خود فلوننت قابلیت تصحیح این مشکل وجود دارد و با اعمال این تغییر مشکل y^+ حل شد. تعداد مش برابر ۳۷۰۰۰۰ عدد مش ساختار یافته می باشد.

درصد مولی O_2 و CO_2 در خروجی رادیاتور

با توجه به اینکه در هر دبی خاص درصد هوای اولیه در خروجی مشعل متفاوت است لذا در هر دبی تغییرات درصد مولی O_2 و CO_2 را نسبت به تغییرات درصد هوای اولیه بررسی کرده ایم. طبق نمودارهای زیر مشاهده می شود با افزایش درصد هوای اولیه درصد مولی CO_2 کاهش و درصد مولی O_2 افزایش می یابد. در نمودارهای (۳) و (۴) تغییرات درصد مولی O_2 و درصد مولی CO_2 را بر حسب تغییرات درصد هوای اولیه نشان می دهد. کانتور CO در شکل (۸) نشان داده شده است.



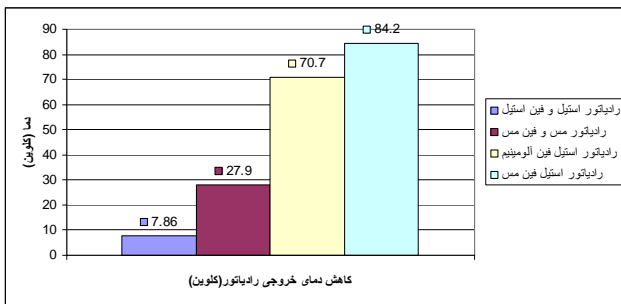
نمودار (۳). تغییرات مول O_2 نسبت به درصد هوای اولیه در خروجی رادیاتور بدست آمده از حل عددی



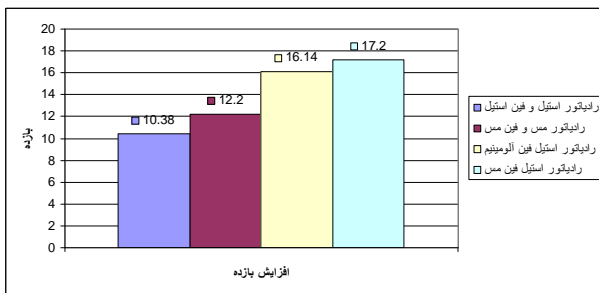
نمودار (۴). تغییرات مول CO_2 نسبت به درصد هوای اولیه در خروجی رادیاتور بدست آمده از حل عددی

تأثیر فین بر کاهش دمای خروجی دودکش

کلوبین و افزایش بازده تا ۱۷ درصد صورت می گیرد که این افزایش بازده باعث صرفه جویی زیادی در مصرف سوخت می شود.



نمودار (۸). کاهش دمای خروجی رادیاتور بدست آمده از حل عددی



نمودار (۹). افزایش بازده بخاری بدست آمده از حل عددی

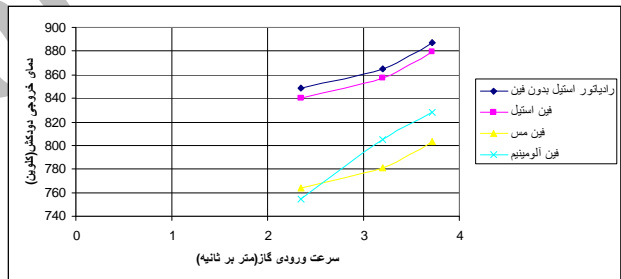
نتیجه گیری

در قسمت احتراق به منظور افزایش بازده و کاهش دمای خروجی رادیاتور از فین استفاده کردیم و مشاهده شد در حالت قرار دادن فین مسی در بین صفحات رادیاتور در حدود ۸۴ درجه سانتی گراد دمای خروجی رادیاتور کاهش یافته و در نتیجه حدود ۱۷ درصد افزایش بازده داریم.

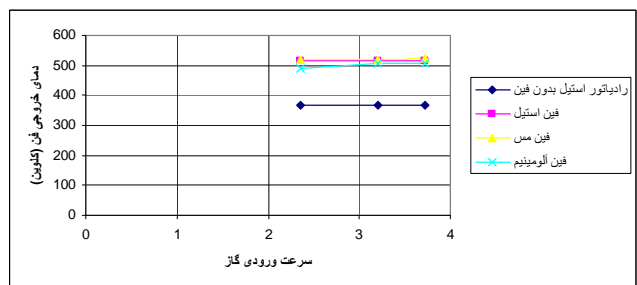
مراجع

- [1]. مستوفی زاده، محمد علی " مترجم " مشعلهای گازسوز و چگونگی کار آنها"
- [2] Burkhardt , "Domestic and commercial oil Burners" , Third Edition , 1969
- [۳]. استاندارد ملی شماره ۵۴۴۵ ، " گرم کننده های غیر مستقیم هوا " موسسه استاندارد و تحقیقات صنعتی ایران ، ۱۳۷۰
- [4]. Rhine , J.M , Modeling Gas –Fired Furnaces and Boilers and other Industrials Heating , 1996
- [۵]. مهندس مهرداد شیرازی ، پایان نامه جهت دریافت درجه کارشناسی ارشد ، بررسی اختلاط جریان سوخت و هوا در برنر بخاری گاز سوز (مشعلهای اتمسفریک).
- [۶]. مهندس پژمان صادقی ، پایان نامه جهت دریافت درجه کارشناسی ارشد ، بهینه سازی مصرف سوخت و کاهش آلاینده ها در مشعلهای گازسوز.

به علت دمای بالای خروجی رادیاتور انرژی زیادی از دودکش به محیط خارج به هدر می رود برای کاهش این دما و افزایش بازده از فین بین صفحات رادیاتور استفاده می کنیم همچنین جنس صفحات رادیاتور و صفحات فین را تغییر می دهیم تا تاثیر آنها را بر افزایش بازده بررسی کنیم در بخاری مورد بررسی از جنس صفحات استیل استفاده می شود و ما برای افزایش بازده از صفحات مسی و آلومینیمی به علت داشتن ضریب انتقال حرارت هدایت بالای آنها استفاده می شود و از صفحات فین برای افزایش سطح تبادل حرارت بین هوای دمیده شده از فن و صفحات داغ استفاده شده است که در نمودارهای زیر مشاهده می کنیم افزایش سطح تبادل حرارت تاثیر بیشتری نسبت به جنس صفحات رادیاتور بر روی کاهش دمای خروجی رادیاتور و افزایش بازده دارد .
در نمودار (۶) و (۷) مشاهده می شود استفاده از فین مسی و آلومینیم باعث کاهش شدید دمای خروجی رادیاتور و افزایش دمای هوای دمیده شده فن می شود.



نمودار (۶). تغییر دمای خروجی رادیاتور بر حسب دبی ورودی گاز در رادیاتور استیل بدست آمده از حل عددی



نمودار (۷). تغییر دمای خروجی فن بر حسب دبی ورودی گاز در رادیاتور استیل بدست آمده از حل عددی

افزایش بازده

طبق نمودارهای بالا مشاهده شد که استفاده از فین باعث کاهش دمای خروجی رادیاتور و افزایش بازده می شود. میزان این کاهش دمای خروجی و افزایش بازده را در نمودارهای میله ای (۸) و (۹) که نشان داده ایم که مشاهده می شود کاهش دمای رادیاتور تا ۸۰ درجه