

کاهش بهینه آلودگی NOx حاصل از احتراق گاز با افزودن کاتالیزور

٢ حمید رضا کاویانی^١، ابوالقاسم مسگرپور طوسی^٢

دانشگاه صنعتی امیرکبیر

Hamid_kaviani@aut.ac.ir

چکیده

امروزه تلاشهای زیادی در جهت کاهش نشر NO_x در توربین‌های گازی صورت می‌گیرد. احتراق با کاتالیزور، یک تکنولوژی نوین که باضمام لوله‌های خروجی تصفیه کننده انتشار آلودگی را بسیار پایین می‌آورد، از این جمله می‌باشد. SO_x یک کاتالیزور است که علیرغم مطرح بودن به عنوان یک ماده آلاینده، در کاهش NO_x می‌تواند موثر باشد و در این مقاله به آن پرداخته می‌شود. از مدل آشفتگی $E-K$ -RNG و الگوریتم سیمپل برای مدلسازی آشفتگی جریان و حل جریان استفاده شده است. برای مدلسازی احتراق از مکانیزم توسعه یافته زلدویج برای NO_x و مکانیزم شانزده واکنشی برای SO_x استفاده می‌شود. ابتدا مدل برای یک کار آزمایشگاهی اجرا شده و نتایج بدست آمده با یکدیگر مقایسه شده است. پس از آن در مدلسازی محفظه احتراق مورد نظر، دو درصد جرمی سوخت، SO_2 به محفظه تزریق شده است. با مقایسه نتایج بدست آمده برای NO_x کاهش بهینه آلودگی بدست آمده است.

واژه‌های کلیدی: محفظه احتراق - SO_x - NO_x

۱- مقدمه

از زمان شروع به کار اولین توربین گاز، تلاش در جهت کاهش نشر آلاینده آن آغاز و روش‌های زیادی هم در این مورد ابداع شده است. هم‌راستا با این فعالیتها به مرور زمان سختگیری سازمانهای استاندارد جهانی در باره معیارهای آلودگی محیط زیست افزایش یافته است و امروزه در جهت کاهش نشر آلاینده توربین‌های گازی (تقريباً در حد صفر) تلاشهای زیادی توسط محققین صورت می‌گیرد [۱].

یکی از پرمصرف‌ترین سوختهای مورد استفاده برای نیروگاههای تولید نیرو در کشورمان گاز طبیعی می‌باشد. آلاینده‌های ناشی از مشعلهای با سوخت گاز طبیعی شامل CO , CO_2 , CH_4 , N_2O , NO_x , SO_2 , VOCS (Volatile organic compound) و PM (particulate matter) می‌باشند.

NO_x با سه مکانیزم اساساً تشکیل می‌شود. اصلی‌ترین مکانیسم تولید NO_x در گاز طبیعی NO_x یا theral NO_x حرارتی است. NO_x حرارتی هنگامی ایجاد می‌شود که جدایش مولکولی N_2 و O_2 در اثر حرارت و الحال آنها با یکدیگر رخ می‌دهد بیشتر NO_x حرارتی تولید شده در ناحیه‌ای که بالاترین حرارت وجود دارد نزدیک شعله بوجود می‌آید. هنگامی که NO_x حرارتی باشد مشخصات تأثیر گذار عبارتند از ۱- مقدار اکسیژن ۲- دمای بالا ۳- زمان ماندگاری در دمای بالا. هنگامی که این سه مشخصه رشد کند NO_x زیاد خواهد شد. آلاینده‌ها تمایل دارند تا این سه مشخصه را ثابت نگه دارند.

۱- کارشناس ارشد، طراح

۲- دانشیار، دانشگاه امیرکبیر

سومین کنفرانس سوخت و احتراق ایران

تهران - دانشگاه صنعتی امیرکبیر - اسفند ماه ۱۳۸۸



دانشگاه صنعتی امیرکبیر
دانشکده مهندسی هوا فضا

FCCI2010- 6197

میزان آلاینده‌ها بطور قابل ملاحظه‌ای با اندازه و نوع محفظه احتراق و شرایط عملکرد رابطه دارند (مانند دمای محفظه احتراق، نرخ گرمای آزاد شده و سطح اکسیژن موجود).

دومین مکانیسم تولید NO_x ، Prompt NO_x نامیده می‌شود که از واکنش مولکولهای نیتروژن در هوا با رادیکالهای آزاد هیدروکربن موجود در سوخت ایجاد می‌شوند. میزان NO_x تولید شده از این روش در مسیر شعله نسبت به NO_x حرارتی ناچیز می‌باشد. اگر چه در مشعلهای ultra-low-NO_x میزان اهمیت Prompt NO_x ممکن است زیاد باشد.

سومین مکانیزم تولید NO_x, NO_x سوخت یا Fuel NO_x نام دارد، که حکایت از ترکیب نیتروژن موجود در سوخت با اکسیژن دارد. اگر با سوختهایی سروکار داشته باشیم که میزان نیتروژن موجود در آنها پایین باشد اساساً میزان اینگونه NO_x پایین خواهد بود .

عبارت NO_x به ترکیب موتوكسید نیتروژن و دی اکسید نیتروژن اطلاق می‌شود. اطلاعات بدست امده از آزمایشات تجربی نشان می‌دهد که در اغلب سوختها فسیلی پس از احتراق حدود 45 درصد NO_x تولیدی از مونوکسید نیتروژن تشکیل شده است. میزان NO_x چندان زیاد زیاد نیست ولی بخاطر تأثیر آن بر اتمسفر خیلی مورد توجه قرار گرفته است .

تکنولوژیهای موجود برای کنترل میزان انتشار آلودگی بطور عمده عبارتند از: (۱) تزریق آب یا بخار به داخل محفظه احتراق که باعث کاهش دمای شعله می‌شود (۲) احتراق NO_x کم و خشک(DLN)، در این روش از احتراق چند مرحله‌ای و ترکیب رقیق پیش آمیخته سوخت-هوا استفاده می‌گردد (۳) احتراق با کاتالیزور، یک تکنولوژی نوین که باضمام لوله‌های خروجی تصفیه کننده انتشار آلودگی را بسیار پایین می‌آورد. (۴) کاهش کاتالیزوری انتخاب شده(SCR) و (۵) SCONOXTM، یک تکنولوژی دیگر و جدید بر پایه کاتالیزور [۲].

روش دیگر مورد استفاده در این راستا کاهش دمای محفظه احتراق از طریق خنک کاری است که در سیکل ترکیبی نیروگاهها استفاده می‌شود، استفاده از مخلوط رقیق سوخت با هوا [۳] سوختهای ترکیبی، افزودن مواد دارای سرعت واکنشی بالاتر از سوخت معمولی به محفظه در برخی از توربوماشینهای تولیدی شرکتهای تولید نیرو مورد استفاده قرار گرفته که نتایج خوبی در کاهش آلودگی هوای محیط داشته است. تحقیقات زیادی صورت گرفته است و روشهای زیادی ابداع شده است.

طراحان موتورهای درونسوز علاقمند به افزایش دمای محفظه بخاطر افزایش راندمان ترمودینامیکی هستند. این به معنای افزایش تولید NO_x حرارتی بوده و برای جلوگیری از بروز این مساله از تزریق آب یا بخار در موتور استفاده می‌شود. با کاهش دمای محفظه تولید NO_x بصورت نمایی کاهش می‌یابد. این روش اولین بار توسط رید-مک گیل [۴] در سال ۱۹۷۴ پیشنهاد شد و سالهای است مورد استفاده قرار می‌گیرد و بطور قابل ملاحظه‌ای میزان نشر NO_x را کاهش می‌دهد. این بخاطر دمای وابستگی شکست مولکولی نیتروژن به دمای بالا و سپس ترکیب N با O و ایجاد NO_x می‌باشد. تزریق آب یا بخار دمای حداقلی محفوظه را کاهش می‌دهد. بدنبال آن شکست مولکولی نیتروژن هم کم می‌شود. از طرف دیگر کاهش دمای شعله می‌تواند به افزایش آلودگی CO بیانجامد. پایین‌ترین میزان انتشار بصورت تجربی برای گاز طبیعی ppm ۲۵ و برای نفت ppm ۴۲ بوده است [۵]. در تحقیقات نشان داده شده است که مقدار کاهش NO_x به نسبت آب یا بخار تزریق شده به سوخت بستگی زیادی دارد. با افزایش پاشش آب یا بخار ، NO_x را تا ۹۴٪ هم می‌توان کاهش داد [۶].

انتشار دی اکسید گوگرد از مشعلهای با سوخت گاز طبیعی با سوخت گاز طبیعی پایین است چون گاز طبیعی معمولاً سطح گوگرد آن $\frac{grains}{Million c.f.}$ ۲۰۰۰ می‌باشد. اگر چه گوگرد اضافه نشده به گازهای طبیعی باعث انتشار میزان کمی SO_x می

شود. اگر از گاز طبیعی تصفیه نشده استفاده شود میزان انتشار SO_x ممکن است بالا رود و این بخاطر افزایش گوگرد موجود در گاز تصفیه نشده است. معمولاً تا ۹۶ درصد گوگرد موجود در سوخت به دی اکسید گوگرد؟ ۵-۱ درصد آن به تری اکسید گوگرد و ۳-۱ درصد آن بصورت ذرات گوگرد تبدیل می‌شوند. این مساله و محدودیت انتشار SO_x ربطی به اندازه مشعل ها، نحوه طراحی آنها و میزان سوخت سوزانده شده ندارد و فقط به گوگرد موجود در سوخت بستگی دارد.

۲- روابط مورد استفاده

به منظور تحلیل عددی مدل مورد نظر، نیاز به حل معادلات متوسط زمانی ممتنم، پیوستگی، انرژی و حالت است.
معادلات مورد استفاده برای این منظور عبارتند از؛
پیوستگی:

$$\frac{\partial u_i}{\partial x_i} = 0 \quad (1)$$

ممتنم:

$$\rho \frac{Du_i}{Dt} = - \frac{\partial p}{\partial x_i} + \frac{\partial}{\partial x_i} \left[\mu \left(\frac{\partial u_i}{\partial x_j} + \frac{\partial u_j}{\partial x_i} - \frac{2}{3} \delta_{ij} \frac{\partial u_l}{\partial x_l} \right) \right] + \frac{\partial}{\partial x_j} \left(- \rho \overline{u'_i u'_j} \right) \quad (2)$$

وجود ترم های آشفتگی در معادلات نیاز به مدلسازی آشفتگی جریان را آشکار می سازد. این تنש ها توسط مدل های مختلف آشفتگی مدل می شوند.

انرژی:

$$u_i \frac{\partial T}{\partial x_i} = \frac{\partial}{\partial x_i} (\alpha \frac{\partial T}{\partial x_i} - \overline{u'_i T'}) \quad (3)$$

معادله حالت گاز کامل هم جزء معادلات موثر در تحلیل عددی است که ارتباط بین چگالی و دمای گاز را می دهد:
 $P = \rho RT$ (4)

به منظور بستن دستگاه معادلات ناویر-استوکس، مدل توربولانس مناسب نیاز است که در این تحقیق از مدل $\kappa - \epsilon$ - استاندارد با تابع دیواره (برای بهبود مدلسازی رفتار سیال در دیواره) استفاده شده است که به شکل زیر ارائه می شود [۶]:
انرژی جنبشی آشفتگی:

$$\rho u_i \frac{\partial \kappa}{\partial x_i} = T_{ij} \frac{\partial u_i}{\partial x_j} - \rho \epsilon + \frac{\partial}{\partial x_j} \left[\alpha_\kappa \mu_{eff} \frac{\partial \kappa}{\partial x_j} \right] \quad (5)$$

نرخ استهلاک:

$$\rho u_j \frac{\partial \epsilon}{\partial x_j} = C_{\epsilon 1}^* \frac{\epsilon}{\kappa} \tau_{ij} \frac{\partial u_i}{\partial x_j} - C_{\epsilon 2} \rho \frac{\epsilon^2}{\kappa} + \frac{\partial}{\partial x_i} \left[\alpha_\epsilon \mu_{eff} \frac{\partial \epsilon}{\partial x_j} \right] \quad (6)$$

$$\begin{aligned} \mu_{eff} &= \mu + \mu_T \\ \mu_T &= \rho c_\mu \frac{\kappa^2}{\epsilon} \end{aligned} \quad (7)$$

ضرائب مدل:

$$c_{\epsilon 1} = 1.42 \quad c_{\epsilon 2} = 1.68 \quad c_\mu = 0.0845 \quad \alpha_\kappa = \alpha_\epsilon = 1.39 \quad (8)$$

$$c_{\varepsilon 1}^* = c_{\varepsilon 1} - \frac{\eta(1 - \eta/\eta_0)}{1 + \beta\eta^3}$$

$$\eta = (2E_{ij} \cdot E_{ij})^{.5} \frac{\kappa}{\varepsilon}$$

$$\eta_0 = 4.377$$

$$\beta = 0.012 \quad (9)$$

واکنشهای بکار رفته برای سوخت متان به صورت دو مرحله ای است:



برای محاسبه میزان نشر NO_x ، یک معادله انتقال برای غلظت NO هم حل می‌شود. معادلات انتقال NO_x بر پایه های داده های جریان حل شده، حل می‌شود. به عبارت دیگر NO_x یک پس پردازنده از جریان شبیه سازی شده است. حل دقیق و درست جریان احتراقی برای محاسبه مقدار NO_x بسیار اهمیت دارد.

معادله انتقال جرم برای NO بصورت زیر نوشته می‌شود که شامل عبارتهای جابجائی نفوذی، تولید و مصرف NO و اجزاء مربوطه است [۸]:

$$\frac{\partial}{\partial t}(py_{NO}) + \nabla \cdot (\rho \vec{v} y_{NO}) = \nabla \cdot (\rho D \nabla y_{NO}) + S_{NO} \quad (11)$$

y_{NO} نسبت جرمی در فاز گازی است. S_{NO} هم ترم چشممه است که برای مکانیزم های مختلف تشکیل NO_x با استفاده از متod PaSR محاسبه می‌شود. از این مدل برای تخمین متغیرهایی از قبیل: محدوده های پایداری سوزش^۱، راندمان احتراق، شدت احتراق، افت کل، شرایط ایجاد جرقه و نرخ انتقال حرارت در جریان های مغذی استفاده می‌شود. در مدل PaSR سلول محاسباتی به دو بخش مجزا تقسیم می‌شود: [۳]

۱- ناحیه واکنشی

۲- ناحیه غیر واکنشی

ناحیه واکنشی مانند یک راکتور اختلاط کامل^۲ (PaSR) عمل می‌کند و همه اجزاء کاملاً با هم ترکیب می‌شوند. و به همین دلیل می‌توان از وجود نوسانات در محاسبات جملات منبع شیمیایی صرف نظر کرد.

$$\sum_{i=1}^N \alpha_{ij}^+ Y_i \xrightleftharpoons[k_j^-]{k_j^+} \sum_{i=1}^N \alpha_{ij}^- Y_i \quad (12)$$

Y ادرصد جرمی اجزا است. هر جزء واکنش، j نشاندهنده هر واکنش، α_{ij} ضریب استوکیومتریک واکنش، N تعداد اجزاء، k ثابت واکنش، $+$ برای واکنش رفت و $-$ برای واکنش برگشت استفاده شده است.

به این ترتیب برای نرخ واکنش خواهیم داشت:

$$RR_j^\pm = k_j^\pm \prod_{i=1}^N [Y_i]^{\alpha_{ij}^\pm} \quad (13)$$

¹ Blow off stability limits

² Perfectly Stirred Reactor

سومین کنفرانس سوخت و احتراق ایران

تهران - دانشگاه صنعتی امیرکبیر - اسفند ماه ۱۳۸۸

FCCI2010- 6197



دانشگاه صنعتی امیرکبیر
دانشکده مهندسی هوا فضا

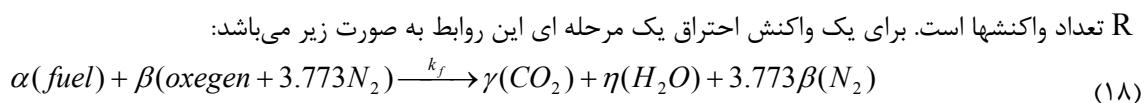
$$\dot{\omega}_i = \sum_{j=1}^R (\alpha_{ij}^- - \alpha_{ij}^+) (RR_j^+ - RR_j^-) \quad (14)$$

$$\dot{\omega}_h = \sum_{j=1}^R (-\Delta H_j) (RR_j^+ - RR_j^-) \quad (15)$$

$$\Delta H_j = \sum_{i=1}^N (\alpha_{ij}^+ - \alpha_{ij}^-) (h_i)_f^{ref} \quad (16)$$

گرمای تشکیل جزء i در دمای مرجع می باشد.

$$\Delta H_{combustion} = \sum_{j=1}^R \Delta H_j \quad (17)$$



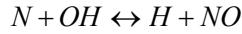
نرخ واکنش برای معادله فوق اینگونه نوشته می شود:

$$RR = k_f C_{fuel}^\alpha C_{o2}^\beta \quad (19)$$

از معادله آرینیوس به دست می آید:

$$RR = AT^b \exp\left(\frac{-E}{RT}\right) C_{fuel}^\alpha C_{o2}^\beta \quad (20)$$

ثابت جهانی گازها است و مقادیر A, b, E از مکانیزمهای احتراق بدست می آید. NO_x با واکنشهای زلدویچ (Zeldovich) بدست می آید. واکنشهای اساسی حاکم بر تولید NO_x حرارتی بدین صورت است:



مقادیر A, b, E از مطالعات بسیاری که در زمینه مکانیزمهای احتراق صورت گرفته بدست می آید. این مطالعات با آزمایشات بلوج و هانسون و سالیمان معتبر می شود. بر این اساس ضرایب ثابت عبارتند از:

$$\begin{aligned} k_{f,1} &= 1.8 \times 10^8 \exp\left(\frac{-38370}{T}\right) \\ k_{f,2} &= 1.8 \times 10^4 \exp\left(\frac{-4680}{T}\right) \\ k_{f,3} &= 7.1 \times 10^7 \exp\left(\frac{-450}{T}\right) \\ k_{r,1} &= 3.8 \times 10^7 \exp\left(\frac{-425}{T}\right) \\ k_{r,2} &= 3.8 \times 10^3 \exp\left(\frac{-20820}{T}\right) \\ k_{r,3} &= 1.7 \times 10^8 \exp\left(\frac{-24560}{T}\right) \end{aligned} \quad (22)$$

زیر نویس f برای واکنشهای رفت و r برای واکنشهای برگشتی است. زیر نویس بعدی بیانگر شماره واکنش به ترتیب ارائه در فوق می باشد. تمامی ثابت‌های واکنش دارای واحد $m^3 / gmol \cdot s$ است.

سومین کنفرانس سوخت و احتراق ایران

تهران - دانشگاه صنعتی امیرکبیر - اسفند ماه ۱۳۸۸



دانشگاه صنعتی امیرکبیر
دانشکده مهندسی هوا فضا

FCCI2010- 6197

مقادیر A, b, E برای احتراق گوگرد با مکانیزم‌های احتراق از جدول (۱) قابل استخراج است. واکنش مورد استفاده در این کد احتراق هشت مرحله‌ای است.

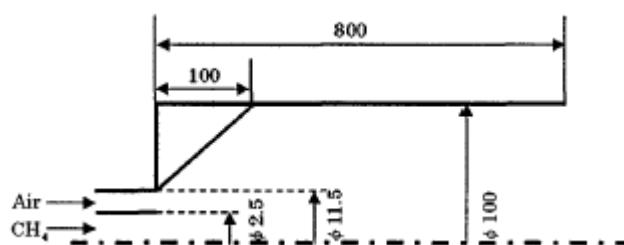
جدول ۱- مکانیسم هشت مرحله‌ای سولفور [۹]

Reaction	A	b	E
$H_2S + H \rightarrow SH + H_2$	1.819702E+07	0.0E+00	7.484300E+03
$SH + H_2 \rightarrow H_2S + H$	9.375623E+06	0.0E+00	6.253660E+04
$OH + H_2S \rightarrow H_2O + SH$	1.380385E+02	0.0E+00	3.742150E+03
$H_2O + SH \rightarrow OH + H_2S$	3.104557E+07	0.0E+00	1.218543E+05
$SO + OH \rightarrow H + SO_2$	1.621810E+08	0.0E+00	2.565926E+03
$H + SO_2 \rightarrow SO + OH$	7.691299E+09	0.0E+00	1.187023E+05
$SH + O \rightarrow SO + H$	3.548135E+08	0.0E+00	2.687316E+03
$SO + H \rightarrow SH + O$	2.985385E+09	0.0E+00	1.694600E+05
$O + H_2S \rightarrow SH + OH$	4.365162E+03	0.0E+00	1.380493E+04
$SH + OH \rightarrow O + H_2S$	9.885528E+08	0.0E+00	6.035996E+04
$SO + O_2 \rightarrow SO_2 + O$	4.466832E+05	0.0E+00	2.703222E+04
$SO_2 + O \rightarrow SO + O_2$	1.663412E+06	0.0E+00	7.613643E+04
$H + SH + M \rightarrow H_2S + M$	1.096478E+03	0.0E+00	0.000000E+00
$H_2S + M \rightarrow H + SH + M$	8.669613E+14	0.0E+00	3.819463E+05
$SO + O + M \rightarrow SO_2 + M$	8.709647E+09	-1.8E+00	0.000000E+00
$SO_2 + M \rightarrow SO + O + M$	1.905464E+14	0.0E+00	5.207365E+05

(A is in $m^3 / gmol\cdot s$, E is $J/gmol$)

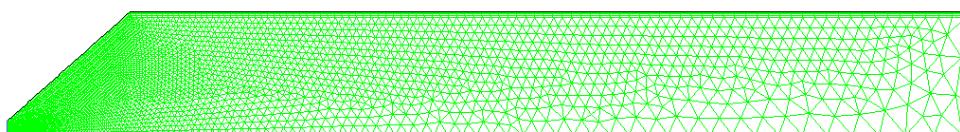
۳- هندسه و شرائط مسئله

شکل هندسی محفظه احتراق مورد نظر در شکل ۱ نشان داده شده است. طول محفظه $8/0$ متر و قطر آن $2/0$ متر است. قطر مجرای ورودی سوخت $5/0$ متر است. هوا هم از مجرای با قطر خارجی $23/0$ متر و قطر داخلی $20/0$ وارد محفظه می‌شود.



شکل ۱- شکل هندسی محفظه احتراق

شکل ۲ شبکه بندی محفظه را نشان می‌دهد. شبکه استفاده شده دارای ۳۵۰۰ گره می‌باشد. مسئله با تعداد گره‌های بیشتر هم حل شده است، ولی تغییر چندانی در حل دیده نشده است که این موضوع مستقل بودن حل از شبکه را نشان می‌دهد.



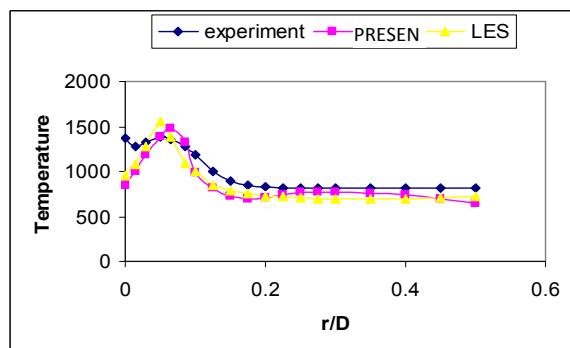
شکل ۲- شبکه محاسباتی مورد نظر

برای گسته سازی عبارت‌های جابجایی معادلات حاکم از طرح بالادستی مرتبه اول و برای تصحیح میدان فشار از الگوریتم سیمپل استفاده شده است.

در ورودی سوخت و هوا و بخار، شرط مرزی سرعت ورودی و در خروجی از محفظه هم، شرط مرزی فشار ثابت استفاده شده است. سرعت سوخت در ورود به محفظه ۵۴ متر بر ثانیه و سرعت هوا ۲۱ متر بر ثانیه است. دمای سوخت و هوا در ورود ۳۰۰ کلوین است. فشار اتمسفریک است. دیواره بالا از شرط انتقال حرارت تابشی و جابجایی استفاده شده است. خط مرکزی هم محور تقارن در نظر گرفته شده است. برای شروع واکنشهای شیمیایی دمای اولیه را ۲۰۰۰ کلوین در نظر می‌گیریم که به این ترتیب جرقه مدل می‌شود [۸].

۴- نتایج

ابتدا صحت محفظه احتراق مدل شده با مقایسه نتایج آن با مرجع [۷] تایید شده است. توزیع شعاعی دما در $X=0/1$ در شکل ۲ نشان داده شده است. نتایج کار عددی انجام شده در مرجع (LES) و کار عددی انجام شده در این تحقیق (PRESENT) و کار تجربی (EXPERIMENT) تطبیق خوبی دارد. بجز در مرکز که مطابق با مرجع می‌تواند بدلیل خطای پروف اندازه گیری دما در اثر تابش باشد.



شکل ۲- توزیع شعاعی دما در $X=0/1$

شکل ۳ توزیع شعاعی نسبت مولی متان را در $X=0/1$ نشان می‌دهد که تطبیق قابل قبولی با نتایج عددی دارد.

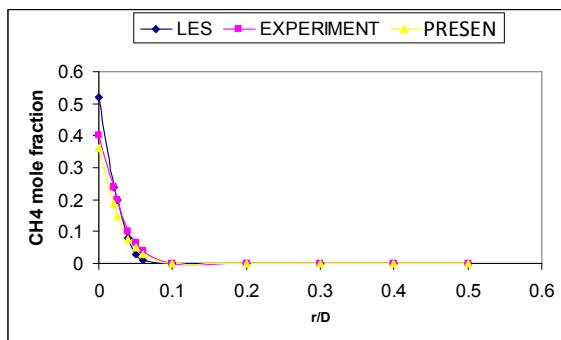
سومین کنفرانس سوخت و احتراق ایران

تهران - دانشگاه صنعتی امیرکبیر - اسفند ماه ۱۳۸۸



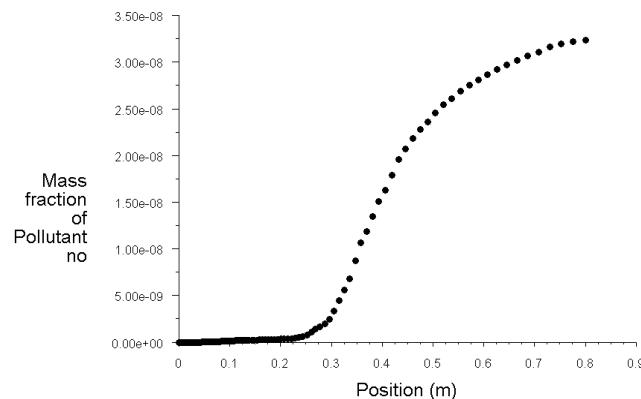
دانشگاه صنعتی امیرکبیر
دانشکده مهندسی هوا فضا

FCCI2010- 6197

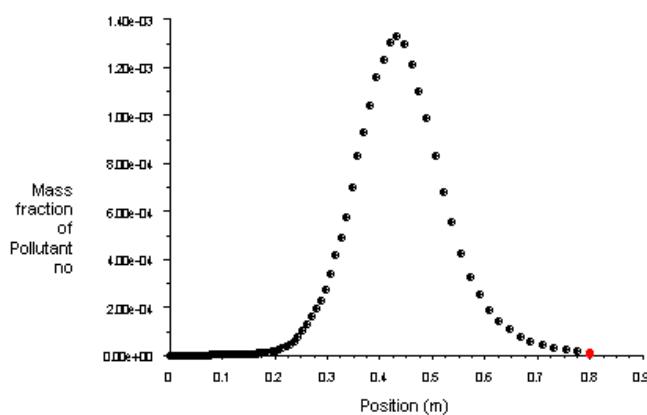


شکل ۳- توزیع شعاعی نسبت مولی متان

در این بررسی از تزریق دو درصد جرمی دی اکسید گوگرد و مابقی یعنی نود و هشت درصد جرمی متان در ورودی سوخت استفاده شده است. این مساله باعث ایجاد و رشد مونوکسید نیتروژن تا مقدار 3.22×10^{-6} شده است که در مقایسه با احتراق بدون کاتالیزور 6×10^{-6} مقدار کمتری را دارا می‌باشد. الگوی حاکم بر این دو نمودار نیز کاملاً با یکدیگر متفاوت می‌باشد.



شکل ۵- توزیع مونوکسید نیتروژن در راستای محور محفظه احتراق همراه با کاتالیزور

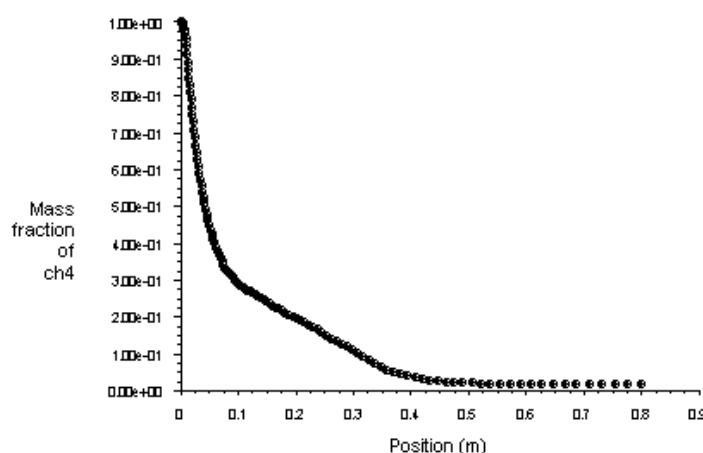


شکل ۶- توزیع مونوکسید نیتروژن در راستای محور محفظه احتراق

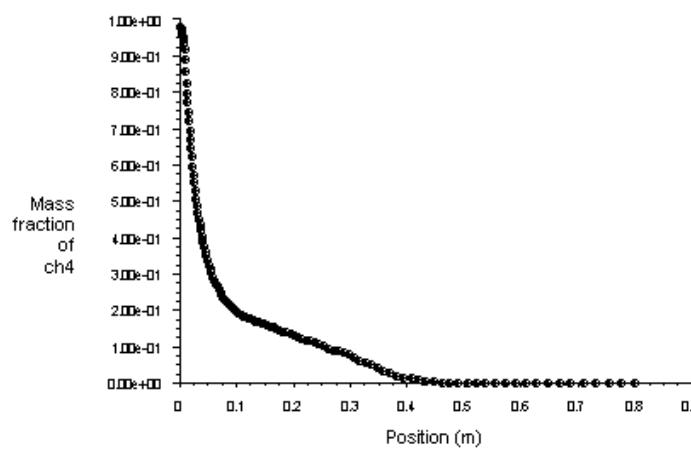
پیک موجود در وسط برخی نمودارها بیانگر توزیع دمایی محفظه است که در وسط محفظه مقدار حداکثر خود را دارا می‌باشد.

بخاطر نگرانی از خورندگی ترکیبات گوگردی، که فابلیت تشکیل اسیدهای مضر برای طبیعت را دارند در احتراق با کاتالیزور از لوله‌های خروجی تصفیه کننده استفاده می‌شود که انتشار آلودگی را بسیار پایین می‌آورد و در گاز خروجی اثری از آنها نیست.

نسبت جرمی متان یکی دیگر از مشخصات مورد بررسی می‌باشد. در شکل بعد آورده شده است. همانطور که قابل مشاهده است، در ابتدا احتراق آن رشد سریعی داشته که در نیم متری طول محور محفظه تقریباً به مقدار ثابتی می‌رسد. اما در شکل بعد که متناظر این تصویر در احتراق همراه با کاتالیزور می‌باشد، متان در حدود چهل سانتیمتری محور مقدار تقریبی صفر را پیدا می‌کند و این باعث کاهش آلودگی از طریق عدم انتشار گازهای حاصل از احتراق ناقص می‌باشد.



شکل ۹- توزیع CH₄ در راستای محور محفظه احتراق بدون کاتالیزور



شکل ۱۰- توزیع CH₄ در راستای محور محفظه احتراق با کاتالیزور

۵- نتیجه‌گیری

در این تحقیق افزودن کاتالیست به محفظه احتراق با دبی های مختلف مورد بررسی قرار گرفت که برای تایید صحت نتایج، محفظه مدل شده با محفظه موجود در مرجع مقایسه شده است. تطبیق خوبی هم بین نتایج وجود دارد. نتایج مهم عبارت است از:

۱. استفاده از این کاتالیست باعث کاهش انتشار NO_x می‌شود.
۲. این کاتالیست با تکمیل احتراق انتشار مواد حاصل از احتراق ناقص را کاهش می‌دهد. این مساله راندمان ترمودینامیکی را نیز افزایش می‌دهد.

مراجع

- 1- Marvin M. Schorr, Joel Chalfin, Manager, "Gas Turbine NOx Emissions Approaching Zero" ,General Electric Power Systems, Schenectady, New York , 1999.
- 2- Ueli Honegger, "Gas Turbine Combustion Modeling for a Parametric Emission Monitoring System", MS Thesis, Kansas State University, 2007
- 3- Kurz, R., Ohanian,S, "Modeling Turbomachinery in Pipeline Simulations" PSIG 35th Annual Meeting., 2003.
- 4- Reed, Robert D. McGill, Eugene C. , " Fuel-water vapor premix for low NOx burning",United States Patent 4089639
- 5- Schetter, B., 1993, "Gas Turbine Combustion and Emission control," combined cycle for power plant, Von Karman Institute, Lecture Series 1993-08.
- 6- Liever , P.A. ; Myers , G.D. ; Griffith , Tim ; " CFD Assessment of a Wet , Low-Nox Combustion System For a 3MW –Class Industrial Gas Turbine" ASME 98-GT-292 ,1998
- 7- Yaga, Mitsura et al, " An Eddy Characteristic Time Modeling In LES for Gas Turbine Combustor", proceeding of 2000 international joint power Generation conference Miami Beach, Florida, july 23-26,2000.
- 8- Versteeg and w. Malasekera " An Introduction to Computational Fluid Dynamics, The Finite Volume Method" Longman, 1995.
- 9- J. C. Kramlich. The Fate and Behavior of Fuel-Sulfur in Combustion Systems. PhD thesis, Washington State University, Washington, USA, 1980.