



مطالعه عددی تاثیر شرایط حرارتی دیواره و ترکیب اکسنده بر ساختار شعله و رژیم احتراقی در کوره احتراق غیرپیشآمیخته

محمدامین عطارزاده¹، سید عبدالمهدی هاشمی^{2*}و اسماعیل ابراهیمی فردویی³

1- دانشجوی دکتری، مهندسی مکانیک، دانشگاه کاشان، کاشان، ماشان، mohamadamin.atarzadeh@gmail.com 2- دانشیار، مهندسی مکانیک، دانشگاه کاشان، کاشان، کاشان، ashemi@kashanu.ac.ir 3- دکتری، مهندسی مکانیک، دانشگاه تربیت مدرس، تهران، E.ebrahimifordoei@modares.ac.ir * نویسنده مخاطب

(تاريخ دريافت: 1400/05/19، دريافت آخرين اصلاحات: 1400/06/21، پذيرش: 1400/10/25)

كليدواژگان:احتراق غيرپيش آميخته، رژيم احتراقي، تركيب اكسنده، شرايط حرارتي ديواره، ساختار شعله

مقدمه

منبع اصلی تولید انرژی در سیستمهای مصرف کننده توان، استفاده از سوختهای فسیلی در فرایندهای احتراقی است. در دهههای اخیر و با توجه به چالشهای مختلف بهوجود آمده در ارتباط با احتراق این سوختها (بحرانهای اول و دوم انرژی در سالهای 1973 و 1979 میلادی، بحران ناشی از تولید بیش از حد آلایندههای سمی ناکس و مونوکسید کربن در دهه 1990 میلادی و چالش ناشی از گرمایش کره زمین در اثر انتشار گازهای گلخانهای در قرن بیست و یکم)، مطالعات گستردهای پیرامون دستیابی به سیستمهای احتراقی با بازدهی بالا و انتشار کم آلایندهها به همراه گازهای گلخانهای انجام شده است. از جمله روشهای کاهش آلایندهها میتوان به استفاده از مشعلهای چرخشی [1]، مشعلهای با انتشار ناکس کم [2] و احتراق بدون شعله [3] اشاره کرد، در حالی که یکی از روشهای کاربردی و عملی برای کاهش انتشار دیاکسید کربن به عنوان اصلی ترین گاز گلخانهای، جداسازی و ذخیره سازی 200

دستهبندیهای متفاوتی برای شرایط حاکم بر تشکیل رژیمهای احتراقی ارائه شده است. یکی از دستهبندیهای اصلی انجام شده که تاثیر قابل توجهی بر روی بازدهی و انتشار آلایندهها به ویژه ناکس تحت شرایط احتراق غیرپیش آمیخته دارد، فرایند احتراق را به رژیمهای دما بالا، بدون شعله و معمولی دستهبندی میکند. این دستهبندی در مطالعات مختلف براساس شرایط حرارتي و يا ميزان نرخ بازجرخش محصولات داغ احتراقي درون جريان اكسنده انجام شده است. وونينگ [5] در مطالعه خود به تقسیمبندی نواحی احتراقی به سه قسمت احتراق معمولی، ناحیه گذر از احتراق معمولی به احتراق بدون شعله و احتراق بدون شعله پرداخت. این دستهبندی براساس پارامتر بازچرخش محصولات احتراق به درون جریان اکسنده انجام پذیرفته و گزارش شده است که احتراق معمولی در تمامی دماهای کوره تحت نرخهای بازچرخش بسیار کوچک (کمتر از 0/5) قابل حصول است، در حالی که برای دستیابی به احتراق بدون شعله لازم است تا مقادیر نرخ بازچرخش محصولات به منظور رقیق سازی شدید واکنشدهندهها به صورت قابل توجهی افزایش یافته (مقادیر نرخ بازچرخش بیشتر از 3) و دمای کوره بیش از دمای خوداشتعالی سوخت باشد. کاوالیر و دیجوانون [6] در مطالعه خود به ارائه دستهبندی جدیدی برای رژیمهای احتراقی با استفاده از مخلوط متان/نیتروژن/اکسیژن پرداختند. در این مطالعه از دمای ورودی واکنشدهندهها و اختلاف دمای بیشینه واکنشگاه اختلاط ایدهآل ٰ با دمای ورودی جهت تعیین مرز میان رژیمهای مختلف احتراقی استفاده شده است. بر اساس کار انجام شده توسط ایشان، احتراق معمولی در شرایط دمای ورودی واکنشدهنده کمتر از دمای خوداشتعالی سوخت و اختلاف دمای بیشینه احتراق با دمای ورودی بیش از دمای خوداشتعالی حاصل میشود (Tin<Taut و Tin>Tin>Taut)، در حالی که رژیمهای احتراقی دما بالا و بدون شعله زمانی تشکیل میشوند که دمای واکنشدهندهها بالاتر از دمای خوداشتعالی سوخت (Tin>Taut) بوده و اختلاف دماي بيشينه واكنشگاه با مخلوط احتراقي به ترتيب بيشتر (ΔT=T_{max}-T_{in}<T_{aut}) و كمتر (ΔT=T_{max}-T_{in}<T_{aut}) از دمای خوداشتعالی سوخت باشد. دی جوانون و همکاران [7-9] در سه مطالعه خود به ترسیم نقشه رژیمهای مختلف احتراقی با استفاده از شبیهسازی شعله نفوذی جریان متقابل^۲ پرداختند. نتایج بهدست آمده از این بررسیها نشان دهنده آن است که با افزايش فشار، از محدوده تشكيل احتراق بدون شعله كاسته شده و سهم احتراق دما بالا در نقشه رژيمهاي مختلف احتراقي افزایش می یابد. از طرف دیگر ناحیه گذر میان انتقال از احتراق معمولی به احتراق بدون شعله و دما بالا تحت دستهبندی معرفی شده توسط کاوالیر و دیجوانون برای اولین بار در نظر گرفته شده است. لووان و همکاران [10] به مطالعه نقش دمای پیش گرمایش و کسر جرمی اکسیژن درون اکسنده بر روی محدوده رژیمهای احتراقی با استفاده از شبیهسازی واکنشگاه اختلاط ایدهآل یرداختند. مطابق با نتایج حاصل از مطالعه ایشان، افزایش دمای پیش گرمایش و کاهش کسر جرمی اکسیژن موجود در اکسنده می تواند منجر به تشکیل ناحیه گستردهتری از احتراق بدون شعله بدون شرط^۲ شود همچنین در این مطالعه مشاهده شده است. که افزودن بخار آب به اکسنده می تواند منجر به تسهیل در تشکیل احتراق بدون شعله به علت افزایش جذب حرارت به وسیله بخار آب شود.

مطالعه ساختار شعله و مشخصههای فرایند احتراق میتواند ضمن دستیابی به فهم عمیق تر از شرایط عملکردی سیستم، منجر به بهینه سازی آن و فراهم نمودن شرایط جهت تغییر رژیم احتراقی شود. مطالعات گوناگونی در ارتباط با مشخصههای فرایند احتراق در کورههای غیرپیش آمیخته تحت رژیمهای احتراقی مختلف انجام شده است. تابت و همکاران [11] به مطالعه ساختار شعلههای غیرپیش آمیخته آشفته با استفاده از سوخت متان/هیدروژن پرداختند. در این پژوهش برای بررسی ساختار شعله روی اختلاط و نرخ بازچرخش تمرکز شده است. نتایج بدست آمده نشان دهنده آن است که افزودن هیدروژن به متان سبب میشود تا مصرف متان به صورت چشمگیری افزایش پیدا کرده و نرخ بازچرخش شدیدتری درون محفظه احتراق مشاهده شود. علاوهبراین در این مطالعه تاثیر هیدروژن روی کاهش زمان اقامت و همچنین کاهش طول و ضخامت شعله گزارش شده است. دوان و سوامیناتان [12] با استفاده از شبیه سازی عددی به مطالعه انتشار شعله و فرایند خوداشتعالی در شعلههای غیرپیش آمیخته تحت اکسنده رقیق سازی و پیش گرم شده پرداختند. در این مطالعه گسترش چشمگیر ناحیه وقوع واکنش های

^{1.} Well-Stirred-Reactor (WSR)

^{2.} Counterflow Diffusion Flame

^{3.} Unconditional Flameless Combustion

شیمیایی تحت رژیم بدون شعله در مقایسه با رژیم احتراق معمولی مشاهده شده است. افزون بر این تاخیر در اشتعال تحت شرایط اکسنده رقیقسازی و پیشگرم شده به صورت قابل توجهی افزایش می ابد که این موضوع اهمیت کاهش کسر جرمی اکسیژن بر روی تاخیر در اشتعال را نشان می دهد. جاراول و همکاران [13] به مطالعه ساختار شعله سندیا دی^۱ با استفاده از شبیه سازی گردابه های بزرگ پرداختند. مطابق با نتایج این مطالعه، حضور شعله پیلوت در مشعل سندیا موجب می شود تا فرایند اختلاط دستخوش تغییرات زیادی شده به گونه ای که شعله در ناحیه ای با برهمکنش شدید میان جت مرکزی با گازهای داغ پیلوت و هوای تازه ورودی تشکیل می شود. تحلیل ساختار موضعی شعله در احتراق متان-هوا تحت رژیم های مختلف احتراق توسط باتز و همکاران [14] انجام شد. در این بررسی به کمک اندازه گیری های تجربی و براساس مقادیر نرخ آزادسازی حرارت بیشینه، رژیم های احتراقی به چهار دسته غیرپیش آمیخته، غیرپیش آمیخته غالب، پیش آمیخته غالب و پیش آمیخته دسته بندی شدند.

شرایط حرارتی حاکم بر دیواره و ترکیب اکسنده میتوانند تاثیر قابل توجهی بر رژیم احتراقی و ساختار شعله داشته باشند. با اینکه مطالعات انجام شده در ارتباط با بررسی پارامترهای مختلف روی دستهبندی رژیمهای مختلف و ساختار شعلههای غیرپیش آمیخته که تعداد زیادی از آنها در این قسمت مرور شد، مطالعهای در ارتباط با تاثیر شرایط مرزی دیواره و تغییر ترکیب اکسنده روی رژیمهای احتراقی و ساختار شعله انجام نشده است. از این رو در مطالعه حاضر از دو شبیه سازی مختلف برای محاسبه کمی پارامترهای مختلف و تحلیل کیفی نتایج استفاده شده است؛ شبیه ازی اول مربوط به کوره احتراق غیرپیش آمیخته با استفاده از حلگر اصلاح شده MCM مختلف و تحلیل کیفی نتایج استفاده شده است؛ شبیه سازی اول مربوط به کوره احتراق غیرپیش آمیخته شرایط احتراقی، ساختار شعله و انتشار آلاینده ها انجام شده است (در شبیه سازی اول مربوط به کوره احتراق غیرپیش آمیخته شرایط احتراقی، ساختار شعله و انتشار آلاینده ها انجام شده است (در شبیه سازی عددی ابتدا به اعتبار سنجی حلگر و مدل های مختلف انتخاب شده به منظور مطالعه عددی پرداخته و سپس با استفاده از تغییرات دمای داخل کوره و تغییرات رادیکال هیدروکسیل تاثیر ترکیب اکسنده و شرایط حرارتی دیواره کوره روی ساختار شعله مورد بحث و بررسی قرار می گیرد)، در حالی که شبیه سازی دوم مربوط به محاسبات شیمیایی (تحلیل حساسیت) و تعیین محدوده رژیمهای احتراقی معمولی، بدون شعله و دما شایا است. این قسمت به کمک حلگر شعله نفوذی جریان متقابل از کد OPPDIF موجود در پکیج کمیکن [15] و به عنوان ابزاری کمکی با هدف تحلیل نتایج به دست آمده از شبیه سازیهای عددی و تعیین محدوده رژیمهای مختلف احتراقی با توجه به تطابق آن با شرایط ارائه شده برای رژیمهای مختلف مطابق با مطالعات گذشته انجام شده است [9, 10-81].

كوره احتراق غير پيش آميخته

هندسه كوره احتراق غير پيش آميخته

بهمنظور بررسی تاثیر ترکیب اکسنده و شرایط حرارتی حاکم بر دیواره کوره روی ساختار شعله و انتشار مونوکسید کربن، شبیهسازی کوره احتراق غیرپیش آمیخته دانشگاه لیسبون^۲ پرتغال مورد توجه قرار گرفته است [19]. مطابق با شکل 1 این کوره شامل سه قسمت لوله ورودی سوخت و هوا، محفظه احتراق و دودکش منتقل کننده محصولات داغ احتراقی به محیط است. قسمت اول شامل مجرای ورودی سوخت و اکسنده است که در آن متان خالص بهعنوان سوخت از مجرای میانی به قطر 4 و طول 21 میلیمتر به درون محفظه احتراق تزریق میشود. جریان هوای پیش گرم شده نیز از طریق مجرای حلقوی پیرامون ورودی سوخت با قطرهای داخلی و خارجی 6 و 15 میلیمتر با طول برابر با لوله سوخت به درون محفظه احتراق وارد میشود. سوخت و هوا درون محفظه احتراق که بهترتیب قطر و طولی معادل با 100 و 300 میلیمتر دارد با یکدیگر مخلوط شده و فرایند احتراق درون محفظه به وقوع می پیوندد. برای تصال محفظه احتراق به دودکش از هندسه نازل همگرا به طول 50 میلیمتر احتراق درون محفظه به وقوع می پیوندد. برای تصال محفظه احتراق به دودکش از هندسه نازل همگرا به طول 50 میلیمتر

^{1.} Sandia Flame-D

استفاده شده است که این هندسه امکان بازچرخش شدید محصولات داغ احتراقی را جهت حصول رژیمهای مختلف احتراقی فراهم میآورد. دودکش نیز استوانهای با قطر و طول 85 و 150 میلیمتر است.



Figure 1- Dimensions of non-premixed combustion chamber (dimensions are based on mm) شکل 1- ابعاد محفظه احتراق غیر پیش آمیخته (ابعاد برحسب میلیمتر هستند)

شرايط مرزى حاكم بر كوره احتراق غير پيش آميخته

بررسی تجربی کوره غیرپیش آمیخته انتخاب شده در مطالعه حاضر، در شرایط مختلف ورودی که منجر به عملکرد کوره در دو توان 10 و 15/6 کیلووات میشود، انجام گرفته است. برای کوره 10 کیلووات دادههای کامل تجربی شامل توزیع شعاعی دما و کسر حجمی خشک گونهها در فواصل شعاعی مختلف ارائه شده است، در حالی که برای کوره 15/6 کیلووات تنها دادههای مربوط به خروجی گازهای داغ احتراقی در مطالعه تجربی اندازه گیری شدهاند. از این رو در مطالعه حاضر به منظور اعتبار سنجی مدلهای مختلف انتخاب شده جهت حل عددی و شرایط حاکم بر حلگر از شرایط حاکم بر کوره 10 کیلووات استفاده شده است. در ادامه بررسی و بهمنظور مطالعه تاثیر ترکیب اکسنده بر شرایط احتراقی، از شرایط کوره 15/6 کیووات بهمنظور جلوگیری از خاموشی شعله در اثر تغییر محیط اکسنده در رژیمهای مختلف احتراقی از شرایط ده است.

در مطالعه حاضر سوخت ورودی متان و اکسنده جریان هوای سرعت بالا است که در ورودی هر یک کسر مولی متناظر با ترکیب آنها بهعنوان شرایط مرزی در نظر گرفته شده است. شرایط ورودی مربوط به هر یک از کورهها در جدول 1 ارائه شده است. همچنین دمای دیواره محفظه نیز در این جدول آورده شده است. برای سایر دیوارهها مطابق با مطالعه تجربی شرط مرزی عایق حرارتی در نظر گرفته شده است. همچنین برای خروجی دودکش نیز از شرط مرزی فشار خروجی استفاده شده است.

جدول 1- شرایط مرزی ورودی جریان سوخت و اکسنده درون کوره احتراق غیرپیشآمیخته
Table 1- Boundary conditions of fuel and oxidant inlet flow in non-premixed combustion furnace

Non-premixed furnace with 10 kW thermal power			Non-premixed furnace with 15.6 kW thermal power				
Variable	Magnitude	Variable	Magnitude	Variable	Magnitude	Variable	Magnitude
u _{ox} (m/s)	104	Tox (K)	773	u _{ox} (m/s)	155	T _{ox} (K)	773
u _{fuel} (m/s)	24.4	$T_{f}(K)$	293	u _{fuel} (m/s)	38.1	$T_{f}(K)$	293
T _w (K)	1173			T _w (K)	1261		

روش حل عددی کورہ احتراق غیر پیش آمیخته

CO₂ حدول 2- مقادیر ضرایب جذب و گسیل گازها در طول موجهای مختلف در کسر جرمیهای 0. 50 و 77 درصدی Table 2- Values of absorption and emission coefficients of gases at different wavelengths at CO₂ mass fractions of 0, 50 and 77 nercentage

	Wavelength (µm)					
CO2 Mass Fraction (%)	0-2.5	2.5-3	3-4	4-5	5-9	9-20
0	0	0.75	0	0.78	0	0.72
50	0	0.79	0	0.82	0	0.75
77	0	0.82	0	0.85	0	0.78

از الگوریتم پیمپل^{³ که ترکیبی از الگوریتمهای پیزو[°] و سیمپل^۲ است. بهمنظور برطرف کردن کوپلینگ میان سرعت و فشار استفاده شده است. گسستهسازی عبارات مختلف در معادلات بقا با استفاده از روش آ پویند مرتبه دوم^۷ صورت گرفته است. معیار همگرایی حل عددی نیز رسیدن باقیمانده تمام متغیرها به کمتر از ⁷⁻¹0 در هر گام زمانی و کاهش تغییرات دما، سرعت و غلظت گونههای اصلی در خروجی کوره به کمتر از 5/0 درصد در مدت زمان 5/0 ثانیه است.}

4. PIMPLE

^{1.} Modified Eddy Dissipation Concept Model

^{2.} Discrete Ordinate

^{3.} Weighted Sum of Gray Gases Model

^{5.} PISO 6 .SIMPLE

^{7.} Second-Order Upwind

هندسه، معادلات تحليل حساسيت و شرايط حاكم بر شعله نفوذي جريان متقابل

در مطالعه حاضر بهمنظور تحلیل شیمیایی نتایج شبیه سازی های عددی و همچنین بررسی تاثیر شرایط دمایی دیواره و ترکیب اکسنده روی نقشه رژیم های مختلف احتراقی، از حلگر شعله نفوذی جریان متقابل موجود در کد OPPDIF پکیج کمکین [15] استفاده شده است. با توجه به نیاز به تعداد بالای محاسبات جهت انجام تحلیل حساسیت و یافتن محدوده رژیم های احتراقی معمولی، بدون شعله و دما بالا، مشابه با مطالعات گوناگون پیشین [3, 7-9, 16] و همچنین با توجه به قابلیت استفاده از این حلگر در تمامی رژیم های احتراقی مختلف، شبیه سازی شعله نفوذی جریان متقابل مورد توجه قرار گرفته است. شرایط مرزی حاکم بر حلگر شعله نفوذی جریان متقابل در شکل 2 نشان داده شده است. سرعت و دمای جریان سوخت که در بررسی حاضر متان است، ثابت و به ترتیب برابر با 100 cm/s و کا 300 در نظر گرفته شده است. دمای اکسیدکننده که مخلوطی با کسر مولی های متفاوت از اکسیژن، نیتروژن و دی اکسید کربن است، با توجه به دمای پیش گرمایش مخلوط متغیر بوده و در بررسی های انجام شده بین 300 تا 2400 کلوین در نظر گرفته شده است. اسرعت اکسید کننده که مخلوطی با کسر و اکسنده محاسبه شده است. برابری تکانه جریان ها سب میشود تا صفحه سکون بین نازل های سوخت و هوا قرار گیرد و در شرایط متفاوت حاکم بر مسئله، محل تشکیل این صفحه شده است. ایز می منازل های سوخت که مخلوطی با کسر مولی های متفاوت از اکسیژن، نیتروژن و دی اکسید کربن است، با توجه به دمای پیش گرمایش مخلوط متغیر بوده و در بررسی های مولی های متفاوت از اکسیژن، نیتروژن و دی اکسید کربن است، با توجه به دمای پیش گرمایش مخلوط متغیر بوده و در انجام شده با برابر قرار دادن تکانه جریان سوخت مولی های متفاوت حاکم بر مسئله، محل تشکیل این صفحه تغییر نکند؛ بدین ترتیب نتایج تحلیل حساسیت در این صفحه که مرایط متفاوت حاکم بر مسئله، محل تشکیل این صفحه تغییر نکند؛ بدین ترتیب نتایج ترای حساسیت در این صفحه که

از آنجا که سینتیک شیمیایی GRI-Mech 3.0، نتایج بسیار خوبی در شبیهسازی شعله نفوذی جریان متقابل تحت رژیمهای مختلف احتراقی فراهم کرده است [27, 28]، از این رو در محاسبات شیمیایی مطالعه حاضر از این مکانیسم استفاده شده است. مطابق با مطالعات مختلف انجام شده با استفاده از حلگر شعله نفوذی جریان متقابل تحت رژیمهای مختلف احتراقی، از مدل نازک نوری⁽ جهت محاسبه ترم چشمه تشعشعی در معادله انرژی استفاده شده است [29-31]. برای گسستهسازی عبارات جابهجایی و نفوذ به ترتیب از تقریب مرتبه دوم آپویند استفاده شده است. استفاده از این روش منجر به جلوگیری از ایجاد نفوذ عددی^۲ در حل گردیده و دقت بالاتری را نسبت به روش گسسته سازی آپویند مرتبه اول فراهم میآورد.



شكل 2- هندسه و شرایط مرزی شعله نفوذی جریان متقابل

^{1.} Optically Thin Model

^{2.} Numerical Diffusion

همان گونه که پیش از این بیان شد، به منظور تحلیل نتایج عددی، از محاسبات شیمیایی حلگر شعله نفوذی جریان متقابل که قابلیت استفاده برای رژیم های احتراق معمولی، دما بالا و بدون شعله را دارد، استفاده شده است [3, 16]. یکی از قابلیتهای این حلگر، تحلیل حساسیت واکنش های شیمیایی به عنوان یکی از ابزارهای کیفی جهت تعیین وابستگی حل به پارامترهای مختلف است. متداول ترین روش تحلیل حساسیت، آنالیز مرتبه اول کسر گونه است که در آن صرفنظر از هرگونه غیرخطی بودن معاله، محمولی، در محاسبات شیمیایی حلگر شعله نفوذی جریان متقابل این حلگر، تحلیل حساسیت واکنش های شیمیایی به عنوان یکی از ابزارهای کیفی جهت تعیین وابستگی حل به پارامترهای مختلف است. متداول ترین روش تحلیل حساسیت، آنالیز مرتبه اول کسر گونه است که در آن صرفنظر از هرگونه غیرخطی بودن مسئله، مجموعهای از معادلات دیفرانسیل خطی که یک ماتریس تشکیل می دهند، مورد استفاده قرار می گیرند. در محاسبه ضرایب حساسیت، بردار معادلات حاکم به صورت معادله (1) هستند.

در معادله فوق arphi بیانگر متغیرهای حل و a بیانگر فاکتور پیشنمایی A در جمله نرخ واکنش آرنیوس هستند. با مشتق گیری از معادله (1)، ماتریس ضرایب حساسیت حاصل شده که فرم جدید آن به صورت معادله (2) خواهد بود:

$$\frac{\partial F}{\partial \varphi} \frac{\partial \varphi}{\partial \alpha} + \frac{\partial F}{\partial \alpha} = 0$$
(2)

 $\frac{\partial F}{\partial \varphi}$ ماتریس ژاکوبین معادلات حاکم بر حلگر و $\frac{\partial F}{\partial \alpha}$ ماتریس مشتقهای جزئی نسبت به متغیرهای حلگر شعله نفوذی جریان متقابل است. ستونهای ماتریس تشکیل شده بیانگر وابستگی بردار F به هر پارامتر اند. $\frac{\partial \varphi}{\partial \alpha}$ ماتریس ضرایب حساسیت است که در آن تاثیر پارامترهای مختلف همچون دما و کسر گونهها بر روی مسئله سنجیده میشود. محاسبه ضرایب حساسیت با توجه به محاسبه مشتقهای جزئی مشابه با محاسبه ژاکوبین از روش نیوتون اصلاح شده و همچنین براساس نرخ واکنشهای مختلف موجود در آن مقروب میشان معاد میشود. میشود. محاسبه ضرایب حساسیت است که محاسبه مشتقهای مختلف محمون دما و کسر گونه بر روی مسئله سنجیده میشود. محاسبه ضرایب حساسیت با توجه به محاسبه مشتقهای مختلف (محمون دما و کسر گونه) معروب معالم سنجیده میشود. محاسبه ضرایب حساسیت با توجه محاسبه مشتقهای جزئی مشابه با محاسبه ژاکوبین از روش نیوتون اصلاح شده و همچنین براساس نرخ واکنشهای مختلف موجود در سینتیک GRI-Mech3.0

شرایط حاکم بر شبیهسازی عددی و محاسبات شیمیایی

جدول 3، شرایط حاکم بر شبیه سازی عددی کوره احتراق غیرپیش آمیخته و محاسبات شیمیایی به کمک حلگر شعله نفوذی جریان متقابل را نشان می دهد. شبیه سازی های عددی برای سه حالت مختلف شرایط حرارتی دیواره کوره و همچنین سه ترکیب اکسنده که منجر به احتراق سوخت-هوا (۲۳%–۲۰۵۷)، اکسیژن غنی (۲5%–۲۰۵۷) و سوخت-اکسیژن (۲7%–۲۰۵۷) می شود، انجام شده است. محاسبات شیمیایی و تحلیل حساسیت به علت می شود، انجام شده است، در حالیکه برای دستیایی و تحلیل حساسیت به علت مختلف مرایط حرارتی دیواره کوره و محزین سه ترکیب (۲۲۶ه که منجر به احتراق سوخت-هوا (۲۳%–۲۰۵۷)، اکسیژن غنی (۲۵%–۲۰۵۷) و سوخت-اکسیژن (۲۲%–۲۰۵۷) می شود، انجام شده است. محاسبات شیمیایی ارائه شده در جدول 3 به منظور بررسی اثرات شیمیایی و تحلیل حساسیت به علت تغییر شرایط حرارتی دیواره کوره و ترکیب اکسنده انجام شده است، در حالیکه برای دستیابی به نقشه رژیمهای مختلف احتراقی محاسبات به صورت قابل قبولی تعیین شود.

Table 3- Conditions of numerical simulations and chemical calculations							
No.	Wall Thermal Condition	Oxidant Mass Fraction (%)	No.	Heat Loss (cal)	Oxidant Mass Fraction (%)		
1	Tw=1400 K	Y _{N2} =77% , Y _{CO2} =0% .Y _{O2} =23%	1	0	Y _{N2} =85% و Y _{CO2} =0% .Y _{O2} =15%		
2	T _w =1600 K	Y _{N2} =77% , Y _{CO2} =0% .Y _{O2} =23%	2	2.5	Y _{N2} =85% وY _{CO2} =0% ،Y _{O2} =15%		
3	Insulation	Y_{N2} =77% , Y_{CO2} =0% . Y_{O2} =23%	3	5	Y_{N2} =85% , Y_{CO2} =0% . Y_{O2} =15%		
4	Tw=1400 K	Yco2=50% .Yo2=23%	4	0	YN2=35%, YCO2=50%, YO2=15%		
5	Tw=1600 K	Y _{N2} =27%, Y _{CO2} =50%, Y _{O2} =23%	5	2.5	Y _{N2} =35% ,Y _{CO2} =50% .Y _{O2} =15%		
6	Insulation	Y _{N2} =27%, Y _{CO2} =50%, Y _{O2} =23%	6	5	Y _{N2} =35% ,Y _{CO2} =50% .Y _{O2} =15%		
7	Tw=1400 K	Y _{N2} =1% ,Y _{C02} =77% ,Y _{O2} =22%	7	0	Y _{N2} =8% وY _{CO2} =77% .Y _{O2} =15%		
8	Tw=1600 K	Y _{N2} =1% ,Y _{C02} =77% ,Y _{O2} =22%	8	2.5	Y _{N2} =8% وY _{CO2} =77% .Y _{O2} =15%		
9	Insulation	Y _{N2} =1% , Y _{CO2} =77% .Y _{O2} =22%	9	5	Y _{N2} =8% • Y _{CO2} =77% • Y _{O2} =15%		

جدول 3- شرایط حاکم بر شبیهسازیهای عددی و محاسبات شیمیایی

نتايج

در این قسمت پس از اعتبارسنجی حلگرهای عددی و محاسبات شیمیایی به ارائه نتایج حاصل از بررسی تاثیر شرایط حرارتی دمای دیواره کوره بر ساختار شعله و محدوده تشکیل رژیمهای مختلف احتراقی پرداخته می شود. در تعیین رژیمهای احتراقی از معیارهای در نظر گرفته شده توسط کاوالیر [6]، دیجوانون [7-9] و چئونگ [32] استفاده شده است. مطابق با معیارهای در نظر گرفته شده، رژیمهای مختلف احتراق و [7-9] و چئونگ [32] استفاده شده است. مطابق با معیارهای در نظر گرفته شده توسط کاوالیر [6]، دیجوانون [7-9] و چئونگ [32] استفاده شده است. مطابق با معیارهای در نظر گرفته شده، رژیمهای مختلف احتراقی به صورت جدول 4 دسته بندی می شوند. در این جدول آست. بیانگر دمای ورودی انظر گرفته شده، رژیمهای مختلف احتراقی به صورت جدول 4 دسته بندی می شوند. در این جدول آسین بیشینه دمای فرآیند احتراق و دمای اکسنده، Tmax بیشینه دمای خواس از فرایند احتراق و که نشان دهنده اختلاف میان بیشینه دمای فرآیند احتراق و دمای ورودی اوردی اکسنده، است. همچنین مطابق با معیار چئونگ و دیجوانون، در رژیمهای احتراقی دما بیشینه دمای سوخت می فرودی اوردی از می این دهنده اختلاف میان بیشینه دمای میان بیاند احتراق و دمای ورودی اکسنده، میان بیشینه دمای در این می در این حرارت و دمای از فرایند احتراق و در حلی می در رژیمهای احتراقی دما بالا و بدون شعله امکان تشکیل ورودی اکسنده است. همچنین مطابق با معیار چئونگ و دیجوانون، در رژیمهای احتراقی دما بالا و بدون شعله امکان تشکیل ناحیه با نرخ آزادسازی حرارت منفی وجود دارد، در حالی که در احتراق بدون شعله نرخ آزادسازی برای سوخت متان همواره منداری مثبت داشته و در ناحیه بدون احتراق میزان حرارت آزاد شده ناشی از واکنشهای شیمیایی برابر با صفر است.

ای دستەبندی رژیمهای احتراقے	گرفته شده بر	ی در نظر	4- معيارها	جدول
Table 4- Considered criteria	for categories	s of combi	ustion regin	nes

Table 4- Considered criteria for categories of combustion regimes						
Combustion Regime	Thermal Criteria for Combustion Regime	Heat Release Rate (HRR) Criteria for				
	Identification	Combustion Regime Identification				
No Combustion (NC)	$\Delta T \leq T_{in} \leq T_{ai}$	HRR=0				
Traditional Regime (TR)	$T_{in} < T_{ai} < \Delta T$	HRR>0 or HRR<0				
High Temperature Regime (HTR)	$T_{ai} < \Delta T$ & $T_{ai} < T_{in}$	HRR>0 or HRR<0				
Flameless Regime (FR)	$\Delta T \leq T_{ai} \leq T_{in}$	HRR>0				

اعتبارسنجى كوره احتراق غير پيش آميخته

در شکل 3 با استفاده از مقایسه میان مقادیر اندازه گیری شده دما و کسر حجمی خشک گونههای اکسیژن و دیاکسید کربن با نتایج حاصل از شبیه سازی های عددی به اعتبار سنجی حلگر و همچنین مدل های انتخاب شده برای تقریب عبارات مختلف معادلات بقا پرداخته شده است. نتایج برای توزیع شعاعی سه کمیت بیان شده در فواصل محوری 30، 150 و 270 میلی متری از ابتدای محفظه احتراق غیر پیش آمیخته مقایسه شده است. همان گونه که مشاهده می شود، نتایج حاصل از شبیه سازی های عددی تطابق خوبی با داده های تجربی به ویژه در فواصل محوری دور تر نسبت به ناحیه ورودی (فواصل محوری 150 و 270 و میلی متری) داشته و خطای متوسط برای هر سه کمیت دما، کسر حجمی خشک گونه های اکسیژن و دی اکسید کربن کمتر از 7 درصد است. علت خطای بالاتر ایجاد شده در فاصل محوری 30 میلی متر نیز مربوط به تاثیر پذیری از جریان ورودی سرعت مالا است که در آن خطای ناشی از مدل سازی آشفتگی وجود داشته و منجر به اختلاف میان نتایج حل عددی با مقادیر حاصل از مطالعه تجربی شده است (ذکر این نکته لازم است که خطای اندازه گیری ها و عدم قطعیت نتایج تجربی برای دما و کسر حجمی خشک گونه ها 5 درصد گزارش شده است [20]). با توجه به نتایج به دست آمده، حلگر عددی و مدل سازی های انجام شده دقت مناسبی داشته که می توان از آن ها به منظور حل عددی کوره احتراق غیر پیش آمیخته استفاده کرد.



Figure 3- Comparison of experimental and numerical data of temperarure and dry volume fractions of O₂ and CO₂ at different axial distances

شکل 3- مقایسه دادههای تجربی و عددی دما و کسر حجمی خشک گونههای اکسیژن و دیاکسید کربن در فواصل محوری مختلف

اعتبارسنجی شعله نفوذی جریان متقابل مطالعه تجربی چنگ و همکاران [33] بهمنظور اعتبارسنجی حلگر محاسباتی شعله نفوذی جریان متقابل و سینتیک شیمیایی استفاده شده است. در این مطالعه فاصله میان نازلهای سوخت و هوا 1/2 سانتیمتر در نظر گرفته شده است. سرعت جریان سوخت (که مخلوطی از متان و نیتروژن است) مشابه با سرعت جریان اکسنده (که مخلوطی با کسر مولی نیتروژن و اکسیژن 30 و 70 درصد است) بوده و برابر با 19 سانتیمتر بر ثانیه است. سایر تنظیمات مربوط به حلگر و نحوه گسستهسازی ترمهای مختلف، مشابه با شرایط توضیح داده شده برای شعله نفوذی جریان متقابل در قسمت قبل است. همچنین با توجه به مطالعات پیشین [34, 35] و دقت بالای سینتیک GRI-Mech3.0 در محاسبات شیمیایی مربوط به رژیمهای احتراقی معمولی، دما بالا و بدون شعله از این سینتیک شیمیایی برای انجام محاسبات حلگر شعله نفوذی جریان متقابل استفاده شده است.

4 مقایسه میان نتایج تجربی و محاسبات سینتیکی مربوط به دما و کسر مولی گونههای CO₂ ،CO₂ ،CO₄ و H₂O در شکل نشان داده شده است. نتایج حاصل از محاسبات سینتیکی با استفاده از مکانیسم شیمیایی GRI-Mech3.0 تطابق بسیار خوبی با اندازه گیریهای تجربی داشته که بیانگر معتبر بودن حلگر و سینتیک شیمیایی جهت انجام محاسبات شیمیایی است.



Figure 4- Validation of solver and chemical mechanism in the calculation with counterflow diffusion flow solver شکل 4- اعتبارسنجی حلگر و سینتیک شیمیایی محاسبات حلگر شعله نفوذی جریان متقابل

تاثیر شرایط حرارتی دیواره و ترکیب اکسنده بر ساختار شعله

شکل 5 نشان دهنده کانتور تغییرات دما تحت شرایط مختلف حرارتی دیواره کوره در مقادیر تزریق 0، 50 و 77 درصدی دیاکسید کربن است. همانطور که مشاهده میشود با دور شدن از شرایط عایق حرارتی (کاهش دمای دیواره) و همچنین افزایش میزان CO2 موجود در اکسنده از میزان بیشینه دمای فرایند احتراق به صورت قابل توجهی کاسته میشود. در شرایط کاهش دمای دیواره، اتلاف حرارتی منجر به کاهش دمای بیشینه گازها شده، در حالی که برای تزریق مقادیر مختلف دیاکسید کربن درون اکسنده، تفاوتهای فیزیکی (به ویژه ظرفیت حرارتی و خواص تشعشعی) و شیمیایی (حضور فعال تر CO2 در واکنشهای شیمیایی نسبت به N2) منجربه کاهش بیشینه دما میشود. نکته دیگری که در کانتور تغییرات دما مشاهده می شود، افزایش طول ناحیه دما پایین ورودی به درون کوره است. این موضوع نیز تحت تاثیر تغییر ترکیب اکسنده و شرایط حرارتی دیواره به صورت قابل توجهی تغییر می کند. کاهش طول ناحیه دما پایین به طور عمده مربوط به تاخیر در اشتعال می شود. با افزایش تزریق دی اکسید کربن درون اکسنده تاخیر در فرایند اشتعال و در نتیجه وقوع واکنش های شیمیایی به صورت قابل توجهی افزایش می ابد که علت آن اثرات فیزیکی متفاوت دی اکسید کربن نسبت به نیتروژن به ویژه ظرفیت حرارتی بالاتر آن و اثرات شیمیایی حضور 2O2 در واکنش های شیمیایی است [24, 36, 37].



Figure 5- Temperature variations contour for different oxidizer compositions for wall: a) with temperature 1400 K, b) with temperature 1600 K and c) insulation wall

شکل 6، خطوط جریان گازهای داغ احتراقی درون کوره احتراق غیرپیش آمیخته را نشان میدهد. همان گونه که پیشتر نیز بیان شد، عامل اصلی تشکیل رژیمهای احتراقی مختلف در این کوره، بازچرخش شدید محصولات داغ احتراقی است که ضمن کاهش غلظت اکسیژن مخلوط احتراقی (سطح اکسیژن موجود در محصولات احتراقی بسیار پایین است)، پیش از وقوع واکنشهای شیمیایی منجر به پیش گرمایش آن نیز می شود. همچنین باید اشاره کرد که تشکیل ناحیه دما بالا در سرتاسر محفظه احتراق در رژیمهای احتراق معمولی و دما بالا با وجود ناحیه واکنشی محدود و باریک، وجود سطح بالایی از بازچرخش گازهای احتراقی است که به علت خروجی نازلی شکل کوره اتفاق می افتد.

شکل 5- کانتور تغییرات دما برای ترکیبهای مختلف اکسنده برای دیواره: a) با دمای 1400 کلوین، b) با دمای 1600 کلوین و c) دیواره عابق



Figure 6- Streamlines in non-premixed combustion furnace شكل 6- خطوط جريان درون كوره احتراق غير پيش آميخته

یکی از گونههایی که بهطور عمده بهمنظور بررسی ساختار شعله در فرایندهای احتراقی مورد بررسی قرار می گیرد، رادیکال هیدروکسیل است. تغییرات رادیکال هیدروکسیل تحت شرایط دیواره با عایق حرارتی و دیواره با دمای ثابت 1400 و 1600 کلوین با استفاده از کسر مولی 0، 50 و 77 درصدی دی اکسید کربن درون اکسنده تحت رژیم احتراق معمولی در شکل 7 نشان داده شده است. همان گونه که مشاهده میشود، افزایش دی اکسید کربن تزریق شده به درون اکسنده منجر به کاهش قابل توجه بیشینه رادیکال هیدروکسیل تولید شده درون کوره میشود. افزون بر این افزایش کسر جرمی CO2 درون اکسنده منجربه تشکیل رادیکال هیدروکسیل در فاصله محوری طولانی تری نسبت به شرایط استفاده از کسر جرمی N2 میشود که این موضوع بیانگر تاخیر در فرآیند اشتعال تحت شرایط استفاده از 200 بیشتر است. علت تغییرات اساسی ایجاد شده در ساختار شعله با تغییر در ترکیب اکسنده، تفاوتهای فیزیکی و شیمیایی CO2 با N2 است که علاوهبر تغییرات اساسی ایجاد شده در ساختار شعله با

با توجه به شکل 7، شرایط حرارتی دیواره کوره تاثیر بسیار زیادی روی ساختار شعله و رژیم احتراقی تشکیل شده دارد. در دماهای پایین تر دیواره کوره با توجه به وجود تلفات حرارتی از دیواره، میزان بیشینه هیدروکسیل تشکیل شده کاهش یافته و سبب می شود تا امکان تشکیل ناحیه واکنشی توزیع شده و حرکت به سمت تشکیل احتراق بدون شعله فراهم شود. با توجه به معیارهای جدول 4، استفاده از کسر جرمی 50 درصدی CO2 درون اکسنده تحت شرایط دیواره عایق سبب تشکیل رژیم احتراقی دما بالا می شود، در حالی که برای دیواره با دمای 1200 کلوین، رژیم احتراقی بدون شعله تشکیل خواهد شد.



نشريه علمي- پژوهشي سوخت و احتراق، سال چهاردهم، شماره سوم، پاييز 1400

0.0001 0.0004 0.0007 0.001 0.0015 0.002 0.0025 0.003 0.0035 0.004 Figure 7- Hydroxyl variation contour under different thermal condition of furnace wall and different mixtures of oxidant compositions, a) wall with temperature 1400 K, b) wall with temperature 1600 K and c) insulation wall

شکل 7- کانتور تغییرات هیدروکسیل تحت شرایط حرارتی مختلف دیواره کوره و ترکیبهای گوناگون اکسنده، a) دیواره با دمای کلوین، b) دیواره با دمای 1600 کلوین و c) دیواره عایق

همان گونه که پیش از این نیز بیان شد، آنالیز حساسیت گونه هیدروکسیل برای تحلیل نتایج حاصل از بررسی تاثیر ترکیب اکسنده و شرایط حرارتی دیواره بر ساختار شعله استفاده شده است. بدین منظور برای تفکیک اثرات فیزیکی و شیمیایی ناشی از جایگزینی دیاکسید کربن با نیتروژن، از گونه مجازی FCO2 استفاده شده است که خواص فیزیکی کاملا مشابهی با CO2 داشته اما در واکنشهای شیمیایی مشارکت ندارد (این کار مشابه با مطالعات گذشته به منظور تفکیک اثرات فیزیکی و شیمیایی CO2 انجام شده است [3, 24, 36, 37]). در این شرایط برای گونه مجازی FCO2 خواص ترمودینامیکی و انتقالی کاملا مشابه با دیاکسید کربن تعریف شده و بدون تغییر در زنجیره واکنشها بهعنوان گونهای کاملا خنثی به سینتیک شیمیایی -GRI Mech3.0 افزوده شده است. در جدول 5 شماره واکنش های حاضر در تحلیل شیمیایی ارائه شده است.

Table 5- Encente reactions and reaction numbers on sensitivity analysis of nytroxin species at unrerent combustion regimes							
Reaction No.	Reaction	Reaction No.	Reaction				
R2	O+H+M ≓ OH+M	R84	$OH+H_2 \rightleftharpoons H+H_2O$				
R3	O+H₂≓H+OH	R85	$2OH+M_2 \rightleftharpoons H_2O_2+M$				
R4	O+HO2 ⇒OH+O2	R86	2OH≓O+H₂O				
R5	$O+H_2O_2 \rightleftharpoons OH+HO_2$	R87	OH+HO ₂ ⇒O ₂ +H ₂ O				
R11	$O+CH_4 \rightleftharpoons OH+CH_3$	R92	OH+CH ₂ ≓H+CH ₂ O				
R13	O+HCO≓H+CO ₂	R97	$OH+CH_3 \rightleftharpoons CH_2(s)+H_2O$				
R15	$O+CH_2O \rightleftharpoons OH+HCO$	R98	$OH+CH_4 \rightleftharpoons CH_3+H_2O$				
R16	O+CH ₂ OH≓OH+CH ₂ O	R99	OH+CO≓H+CO ₂				
R33	H+O ₂ +M ≓ HO ₂ +M	R100	$OH+HCO \rightleftharpoons H_2O+CO$				
R35	$H+O_2+H_2O \rightleftharpoons HO_2+H_2O$	R120	HO ₂ +CO≓OH+CH ₃ O				
R38	H+O ₂ ≓O+OH	R127	CH+H ₂ O≓H+CH ₂ O				
R41	$2H+H_2O \rightleftharpoons H_2+H_2O$	R135	CH ₂ +O ₂ ⇒OH+H+CO				
R43	$H+OH+M \rightleftharpoons H_2O+M$	R155	CH ₃ +O ₂ ≈OH+CH ₂ O				
R46	H+HO₂⇒2OH	R167	O ₂ +HCO≓HO ₂ +CO				
R61	$H+CH_2OH \rightleftharpoons OH+CH_3$	R287	OH+HO₂⇒O₂+H₂O				
R62	$H+CH_2OH \rightleftharpoons CH_2(s)+H_2O$	R288	OH+CH3≓H2+CH2O				

یل در رژیمهای مختلف احتراقی	, حساسيت گونه هيدروکس	شهای موثر بر تحلیل	<i>د</i> دول 5- واکنشها و شماره واکن	÷
Table 5 Effective reactions and reactive	n numbers en consitivity	analysis of hydroxil	maging at different combustion ,	

شكل 8 تحليل حساسيت گونه هيدروكسيل را تحت شرايط حرارتي عايق و با اتلاف حرارتي 2/5 كالرى بر ثانيه با استفاده از گونههاى 2، 202 و FCO2 تحت رژيم احتراقى معمولى در محل تشكيل صفحه سكون حلگر شعله نفوذى جريان متقابل نشان مىدهد. با توجه به شكل 8، واكنشهاى R11 ، R4 و R86 واكنشهاى اصلى در كاهش توليد راديكال هيدروكسيل با جايگزينى CO2 با 2N در حالت بدون اتلاف حرارتى هستند. در واكنش R4 تفاوت ميان خواص فيزيكى و شيميايى CO2 در نسبت به 2N منجر به كاهش توليد OH مىشود كه با توجه به شكل 8، سهم تاثير فيزيكى بسيار بيشتر از تاثير حضور 2O2 در واكنشهاى شيميايى است. در واكنشهاى R11 و R86 اثرات فيزيكى منجربه كاهش قابل توجه نرخ توليد OL در واكنشهاى شيميايى است. در واكنشهاى R11 و R86 اثرات فيزيكى منجربه كاهش قابل توجه نرخ توليد OH شده است در جايگزينى CO2 با 2N در محالت بدون اتلاف حرارتى همتند. در واكنش R4 منهم تاثير فيزيكى بسيار بيشتر از تاثير حضور واكنشهاى شيميايى است. در واكنشهاى R11 و R86 اثرات فيزيكى منجربه كاهش قابل توجه نرخ توليد OH شده است در حالى كه تاثير شيميايى است. در واكنشهاى R11 و R86 اثرات فيزيكى منجربه كاهش قابل توجه نرخ توليد HO شده است در حالى كه تاثير شيميايى منجر به افزايش نرخ توليد راديكال هيدروكسيل از طريق واكنشهاى ياد شده مىشود؛ با اين حال جايگزينى CO2 با N2 منجر معافرايش نرخ توليد راديكال هيدروكسيل از طريق واكنشهاى ياد شده مىشود؛ با اين حال جايگزينى CO2 با N2 منجربه كاهش ترك توليد راديكال هيدروژن از طريق واكنش R4 شده كه كاهش توليد اين زاديكال عامل

با در نظر گرفتن اتلاف حرارتی، مسیرهای واکنشی تغییر پیدا کرده و واکنشهای R3، R100، R3 و R135 و R135 بهعنوان واکنشهای اصلی در کاهش تولید رادیکال هیدروکسیل شناخته میشوند. واکنشهای R3 و R135 بهدلیل اثرات فیزیکی و شیمیایی (با غالب بودن قابل توجه اثرات فیزیکی) منجر به کاهش تولید OH میشوند. با این حال در واکنشهای R100 و R120 اثرات فیزیکی منجر به کاهش قابل توجه نرخ تولید OH میشوند اما حضور CO2 در واکنشها تاثیری وارونه نسبت به اثرات فزیکی داشته و به میزان کمی نرخ تولید رادیکال هیدروکسیل را افزایش میدهد. واکنش R84 نیز برخلاف چهار واکنش دیگر سبب افزایش مصرف رادیکال OH میشود، اما با توجه به اینکه اغلب مسیرهای واکنشی در جهت کاهش نرخ تولید OH هستند، در حالت کلی نیز میزان هیدروکسیل تولید شده کاهش می ایند.



Figure 8- Sensitivity analysis of chemical reactions in different thermal conditions using of O₂/CO₂ and O₂/N₂ mixtures under conventional combustion regime

شکل **8-** تحلیل حساسیت شیمیایی واکنشها در شرایط حرارتی مختلف با استفاده از مخلوطهای O2/CO₂ و O₂/N₂ تحت رژیم احتراق معمولی

مشابه با رژیم معمولی، تحت رژیم احتراق بدون شعله نیز با وجود اتلاف حرارتی از واکنشگاه، مسیرهای واکنشی تغییر قابل توجهی می کنند که عامل اصلی آن کاهش دمای بیشینه است. تحت شرایط با تلفات حرارتی، نرخ تشکیل رادیکال هیدروکسیل بهصورت عمده از طریق واکنشهای R38 و R43 تحت تاثیر قرار می گیرد. در هر دو واکنش اثرات شیمیایی جایگزینی دیاکسید کربن با نیتروژن نقش اساسی و اصلی را ایفا کرده و اثرات فیزیکی به میزان کمی در کاهش تولید OH نقش ایفا می کنند. در هر دو حالت حرارتی بررسی شده تحت رژیم بدون شعله، دو واکنش R33 و R35 در مسیر مصرف رادیکال هیدروژن بهعنوان یکی از گونههای اصلی جهت تولید رادیکال هیدروکسیل پیش رفته و در جهت کاهش تولید رادیکال هیدروکسیل نقش اساسی ایفا میکنند.



Figure 9- Sensitivity analysis of chemical reactions under flameless regime using of oxidizer compositions O₂/CO₂ and O₂/N₂ at condition with heat loss and without heat loss

شکل 9- تحلیل حساسیت واکنشهای شیمیایی تحت رژیم بدون شعله با استفاده از ترکیبهای اکسنده O2/CO و O2/N2 در شرایط همراه با اتلاف حرارتی و بدون اتلاف حرارت

آنالیز حساسیت شیمیایی تحت رژیم دما بالا با استفاده از گونههای N₂، N₂ و CO2 و FCO2 برای دو شرایط مختلف حرارتی در شکل 10 نشان داده شده است. همانگونه که مشاهده می شود تحت شرایط بدون اتلاف حرارتی، واکنشهای R8، R97، R98، R98 و R287 و R287 واکنشهای اصلی در تولید و مصرف رادیکال هیدروکسیل اند. در رژیم احتراق دما بالا با جاگزینی CO2 با N2 برخلاف دو رژیم احتراق معمولی و بدون شعله، هر دو عامل فیزیکی و شیمیایی در واکنشهای مختلف منجربه کاهش نرخ تولید OH می شوند. در واکنشهای اصلی در تولید و R99 تاثیر شیمیایی حضور فعال تر CO2 در واکنشهای شیمیایی عامل کاهش نرخ تولید هیدروکسیل است در حالی که در واکنشهای R98 و R287 اثرات فیزیکی به ویژه ظرفیت حرارتی و خواص تشعشعی متفاوت CO2 نسبت به N2 عامل اصلی در کاهش نرخ تولید هیدروکسیل است.

وجود اتلاف حرارتی تحت رژیم احتراقی دما بالا تغییرات کمتری نسبت به دو رژیم دیگر در مسیرهای واکنشی ایجاد می کند که این موضوع به علت دمای بسیار بالای بیشینه فرایند احتراق است که وجود اتلاف حرارتی تحت ترکیب اکسنده یکسان منجر به کاهش کمتری در بیشینه دمای فرایند احتراق میشود. با این حال تحت این رژیم نیز میتوان اثر تغییر در مسیرهای واکنشی را مشاهده کرد. تحت این شرایط واکنشهای R2، R2، R86، R3، و R28 و R287 مسئول اصلی در تولید و مصرف گونه هیدروکسیل میباشند. در واکنشهای R2، R2 و R287 اثرات فیزیکی و شیمیایی سهم تقریبا یکسانی در کاهش نرخ تولید اکساده دارند، در حالی که در واکنشهای R86 و R99 عامل اصلی کاهش نرخ تولید هیدروکسیل، اثرات فیزیکی ناشی از تغییر اکسنده است.



Figure 10- Sensitivity analysis of chemical reactions for different oxidizer composition and thermal conditions under high temperature regime

شکل 10- تحلیل حساسیت واکنشهای شیمیایی برای ترکیبهای اکسنده و شرایط حرارتی گوناگون تحت رژیم دما بالا

نقشه رژیم های احتراقی و آزادسازی حرارت در شرایط حرارتی دیواره و ترکیب اکسنده مختلف در شکل 11 با استفاده از محاسبات حلگر شعله نفوذی جریان متقابل، تاثیر شرایط حرارتی (در نظر گرفتن شرایط عایق حرارتی و استفاده از 2/5 کالری اتلاف حرارتی از فرایند احتراق) و ترکیب اکسنده بر محدوده تشکیل رژیمهای مختلف احتراقی مطالعه شده است. محدوده رژیمهای احتراقی معمولی، دما بالا و بدون شعله با توجه به معیارهای جدول 4 تعیین شدهاند. همان گونه که در شکل 11 مشاهده می شود، وجود اتلاف حرارتی منجربه افزایش دمای خوداشتعالی مخلوط احتراقی به عنوان یکی از متغیرهای اصلی در تعیین رژیمهای مختلف می شود (با توجه به معیارهای جدول 4، خط مرزی میان رژیمهای معمولی با دما بالا و بدون شعله بیانگر دمای خوداشتعالی در شرایط مختلف دمای ورودی و ترکیب اکسنده است). این موضوع در اکسنده نیتروژن نسبت به دی اکسید کربن مشهودتر است که علت اصلی آن تغییر در مسیرهای واکنشی با تغییر ترکیب اکسنده او بدون فیزیکی CO2 با 22 است. از طرفی با افزایش اتلاف حرارتی و همچنین تغییر محیط اکسنده از 20 به CO2 محدوده بدون انجام واکنشهای شیمیایی گسترش پیدا می کند که علت آن جذب بیشتر حرارت به وسیله دی اکسید کربن است که سبب می شود تا نیاز به کسر جرمی اکسیژن بیشتری در یک دمای مشابه، نسبت به شرایط استفاده از نیتروژن به عنوان اکسنده جهت آغاز واکنشهای شیمیایی باشد.

در شکل 11 مشاهده میشود که کاهش کسر مولی اکسیژن درون اکسنده منجربه افزایش محدوده تشکیل احتراق بدون شعله میشود که این موضوع با فیزیک این رژیم احتراقی که اسلتزام به کاهش موضعی غلظت اکسیژن در ناحیه واکنشی دارد، منطبق است. در غلظتهای بالای اکسیژن، احتراق بدون شعله در دماهای بسیار بالای اکسنده ورودی تشکیل میشود. این موضوع بهعلت بیشینه دمایی است که با استفاده از سوخت متان میتوان حاصل کرد. در واقع زمانی که دمای اکسنده از مقدار مشخصی بیشتر میشود، بیشینه دمای فرایند احتراق به میزان بسیار کمتری نسبت به دمای اکسنده ورودی افزایش پیدا کرده و سبب میشود تا معیار در نظر گرفته شده توسط دیجوانون و کاوالیر برای تشکیل رژیم بدون شعله برآورده گردد. از طرفی وجود اتلاف حرارتی و استفاده از دیاکسید کربن به جای نیتروژن درون اکسنده سبب میشود تا در مقادیر اکسیژن بالاتر امکان تشکیل احتراق بدون شعله وجود داشته باشد. علت این موضوع آن است که با تغییر ترکیب اکسنده از 20 می دان ظرفیت حرارتی و خواص تشعشعی متفاوت دیاکسید کربن با نیتروژن و همچنین شرکت 2O2 در واکنشهای تجزیهای، امکان ظرفیت حرارتی و خواص تشعشعی متفاوت دیاکسید کربن با نیتروژن و همچنین شرکت 2O2 در واکنشهای تجزیهای، امکان پایینتر فرایند احتراق امکان تشکیل رژیم بدون شعله دم می میزان است که با تغییر ترکیب اکسنده از علی میان بایتفاده بیشتر از اکسیژن با توجه به کاهش دمای بیشینه احتراق فراهم شود. در حالت وجود اتلافات حرارتی نیز بیشینه دمای

اختلاف اصلی در نقشه رژیم های احتراقی با تغییر ترکیب اکسنده و تغییر شرایط حرارتی، محدوده تشکیل رژیم های دما بالا و بدون شعله است. با افزایش اتلاف حرارتی، محدوده تشکیل رژیم بدون شعله به صورت قابل توجهی گسترش پیدا کرده، در حالیکه ناحیه تشکیل رژیم دما بالا محدود می شود. وجود اتلاف حرارتی از یک سو منجربه کاهش دمای بیشینه احتراق می شود و از سوی دیگر امکان دستیابی به رژیم بدون شعله را در مقادیر کسر مولی اکسیژن ورودی بالاتر فراهم می آورد (در واقع با استفاده از مقادیر اکسیژن بیشتر تحت شرایط دارای اتلاف حرارتی، می توان به دمای بیشینه مشابهی تحت شرایط عایق حرارتی با میزان اکسیژن کمتر ورودی دست یافت). نکته مهمی که دستیابی به رژیم احتراقی بدون شعله را حائز اهمیت می کند، میزان آلاینده (به ویژه ناکس) تولید شده و بازدهی حرارتی است. با توجه به کاهش دمای بیشینه مشابهی تحت شرایط عایق حرارتی احتراقی دما بالا، میزان ناکس منتشر شده از این رژیم تحت شرایط یکسان عملکردی، به میزان قابل توجهی کمتر است. دمای بیشینه پایینتر که در نتیجه کاهش غلظت اکسیژن موضعی حاصل می شود سبب کاهش نرخ تولید ناکس از طریق مکنیسم حرارتی شده و با توجه به نقش ویژه این رژیم در انتشار ناکس، میزان یماک رزیم بدون شعله نسبت به رژیم بیشینه پایینتر که در نتیجه کاهش غلظت اکسیژن موضعی حاصل می شود سبب کاهش نرخ تولید ناکس از طریق مکانیسم حرارتی نیز در بررسیهای مختلف تحت شرایط عملکردی یکسان، بازدهی رژیم بدون شعله بیشتر از رژیم دما بالا گزارش شده مینی در رژیم بدون شعله نسبت به رژیم در انتشار ناکس، میزان یم NO کلی انتشار یافته کاهش می یابد. از نظر بازدهی تشعشعی در رژیم بدون شعله نسبت به رژیم دما بالا است که در آن واکنش های شیمیایی در ناحیهی بازی از طریق مکانیس می پیوندند. از اینرو می توان گفت که فراهم کردن شرایط تشکیل این رژیم احتراقی می تواند منجر به تشکیل شرایط ایران در تولید انرژی با استفاده از سوختهای فرایم می به بازی بون شده به به وقوع



بازدهی حرارتی بسیار بالاتری نسبت به شرایط با افت حرارتی بالاتر می شود؛ بنابراین باید در طراحی سیستمهای احتراقی با توجه به نقشه رژیمهای احتراقی به سمتی حرکت کرد که افت حرارتی از احتراق کمینه شود).

Figure 11- Variation of combustion regimes under different thermal conditions and oxidizer composition; a) without heat loss with oxidizer N_2/O_2 , b) with heat loss with oxidizer N_2/O_2 , c) without heat loss with oxidizer CO_2/O_2 and d) without heat loss with oxidizer CO_2/O_2

شکل 11- تغییرات نقشه رژیمهای احتراقی تحت شرایط مختلف حرارتی و ترکیب اکسنده: a) بدون اتلاف حرارتی با اکسنده (b ،N2/O2 شکل 11- تغییرات نقشه رژیمهای احتراقی تحت شرایط مختلف حرارتی با اکسنده CO2/O2 و b) همراه با اتلاف حرارتی با اکسنده CO2/O2 و co2 و b) همراه با اتلاف حرارتی با اکسنده cO2/O2

انتشار آلاينده مونوكسيدكربن

یکی از مباحث مهم در ارتباط با فرایندهای احتراقی، انتشار آلایندهها است. آلایندههای اصلی احتراق گاز طبیعی مونو کسید کربن و ناکساند که در مطالعه حاضر نیز به بحث پیرامون انتشار آلاینده مونوکسید کربن پرداخته شده است. شکل 12 نشان دهنده انتشار آلاینده مونوکسید کربن در خروجی کوره احتراقی غیرپیش آمیخته تحت شرایط حرارتی مختلف حاکم بر دیواره و ترکیبهای مختلف اکسنده است. همان طور که مشاهده می شود، انتقال به رژیم احتراقی سوخت اکسیژن (استفاده از کسر جرمی دیاکسید کربن 77 درصدی) سبب می شود تا میزان انتشار آلاینده مونوکسید کربن به صورت قابل توجهی افزایش یابد که این موضوع مستقل از شرایط حرارتی دیواره کوره است. در شرایط احتراقی اکسیژن غنی (جایگزینی 50 درصد نیتروژن با دیاکسید کربن در سمت اکسنده) افزایش انتشار آلاینده مونوکسید کربن به ویژه تحت شرایط رژیم احتراق بدون شعله کمتر از شرایط احتراقی سوخت- اکسیژن است که این موضوع میتواند مربوط به تغییرات کمتر بی شینه دما و همچنین مسیرهای واکنشی تحت این رژیم احتراقی باشد.





شکل 12- تغییرات انتشار آلاینده مونوکسید کربن در مقادیر مختلف تزریق دیاکسید کربن و تحت شرایط مختلف حرارتی دیواره

به منظور برر سی اثرات فیزیکی و شیمیایی نا شی از تغییرات اک سنده و همچنین مطالعه تاثیر شرایط حرارتی بر انتشار آلاینده مونوکسید کربن، تحلیل حساسیت واکنش های شیمیایی در ارتباط با گونه CO در شکل های 13، 14 و 15 نشان داده شده است. شکل 13 مربوط به رژیم احتراق معمولی است. همان گونه که مشاهده می شود، تحت رژیم احتراق معمولی، اثرات فیزیکی جایگزینی CO2 با N2 نقش اصلی را در افزایش انتشار مونوکسید کربن ایفا می نماید، در حالی که اثرات شیمیایی تاثیری ناچیز داشته و امکان کاهش میزان انتشار مونوکسید کربن را فراهم می نماید.



Figure 13- Physical and chemical effects of carbon dioxide injection on carbon monoxide emission in conventional combustion regime under different wall thermal conditions

شکل 13- اثرات فیزیکی و شیمیایی تزریق دیاکسید کربن بر انتشار مونوکسید کربن در رژیم احتراق معمولی تحت شرایط حرارتی مختلف دیواره

همچنین از شکل 12 و در رژیم احتراق معمولی میتوان مشاهده کرد که در شرایط عایق حرارتی سه واکنش OH+HCO⇒H2O+CO ،OH+CO=H=CO و O2+HCO⇒O2+HCO عوامل اصلی در افزایش انتشار مونوکسید کربناند در حالی که وجود اتلاف حرارتی سبب تغییر در مسیر واکنشهای شیمیایی شده تا سه واکنش OH+CO=H=CO+CO. OH+CO=H=CO+CO و O++CO=O2+HCO=20 عوامل اصلی در تولید و انتشار مونوکسید کربن شوند.

شکل 14، تحلیل حساسیت گونه مونوکسید کربن را تحت تزریق مقادیر مختلف دی اکسید کربن برای رژیم دما بالا نشان میدهد. همان گونه که مشاهده می شود، برای انتشار CO تحت رژیم دما بالا، عوامل فیزیکی و شیمیایی تاثیر قابل توجهی بر تولید این گونه داشته و سبب انتشار آن می شوند. در شرایط عایق حرارتی واکنش های شیمیایی R99 و R100 و R100 و R102 اصلی در تولید و انتشار مونوکسید کربن از می همان هدراه با اتلافات حرارتی واکنش های همی های R99 و R100 و R100 و R102 اسلی در تولید این گونه داشتار مونوکسید کربن برای می شوند. در شرایط همراه با اتلافات حرارتی واکنش های همی های R99 و R105 و R102 اصلی در تولید و انتشار مونوکسید کربن اند در حالی که در شرایط همراه با اتلافات حرارتی واکنش های R99 و R105 و R102 اسلی در تولید و انتشار مونوکسید کربن از فرایند احتراق اند. در واکنش R99 تحت شرایط عایق و همراه با اتلاف حرارتی، میزان دی اکسید کربن در حالی که در شرایط می و R99 تحت شرایط عایق و همراه با اتلاف حرارتی، میزان دی کسید کربن از فرایند احتراق اند. در واکنش R99 تحت شرایط عایق و همراه با اتلاف حرارتی، میزان دی اکسید کربن در حالی که در شرایط می و R99 تحت شرایط عایق و همراه با می تودی می میزان دی اکسید می در دانی در حالی که در شرایط می می می می و در می و و می می میزان دی اختران در حالی که در شرایط می و R99 تحت شرایط عایق و همراه با اتلاف حرارتی، میزان دی اکسید کربن به سبب حضور کربن در دسترس برای شرایط سوخت اکسیژن بیشتر بوده و سبب می شود تا تولید و انتشار مونوکسید کربن به سبب حضور این گونه در واکنش های شیمیایی بیشتر شود.

نشريه علمي- پژوهشي سوخت و احتراق، سال چهاردهم، شماره سوم، پاييز 1400





تحلیل حساسیت آلاینده CO تحت رژیم بدون شعله برای ترکیبهای اکسنده مختلف در شکل 15 نشان داده شده است. در رژیم احتراق معمولی دمای بیشینه در ناحیه حل نسبت به دو رژیم دیگر بسیار پایین تر بوده و سبب می شود تا مسیرهای واکنشی به صورت قابل توجهی دستخوش تغییر شوند. مطابق با شکل 15، تحت شرایط بدون اتلاف حرارتی واکنشهای واکنشی به صورت قابل توجهی دستخوش تغییر شوند. مطابق با شکل 15، تحت شرایط بدون اتلاف حرارتی واکنشهای واکنشی به صورت قابل توجهی دستخوش تغییر شوند. مطابق با شکل 15، تحت شرایط بدون اتلاف حرارتی واکنشهای واکنشی به صورت قابل توجهی دستخوش تغییر شوند. مطابق با شکل 15، تحت شرایط بدون اتلاف حرارتی واکنشهای واکنشی به صورت قابل توجهی دستخوش تغییر شوند. مطابق با شکل 15، تحت شرایط بدون اتلاف حرارتی واکنشهای واکنشی به صورت قابل توجهی دستخوش تغییر شوند. مطابق با شکل 15، تحت شرایط بدون اتلاف حرارتی واکنشهای اصلی در افزایش انتشار مونوکسید کربن تحت شرایط تزریق CO2 درون اکسندهاند در حالی که تحت شرایط همراه با اتلافات مرارتی واکننیش هیای OH+HCO=H2O+CO مراح+HCO=OH+HCO و OH+HCO=OH+HCO و OH+HCO=H2O+CO +OC+HCO = O2+HCO=H02+CO واکنشهایی هستند که نقش عمده در انتشار و تولید مونوکسید کربن ایفا می کند.



Figure 15- Sensitivity analysis of carbon monoxide species in flameless regime under insulated wall condition and wall with heat loss شكل 15- تحليل حساسيت گونه مونوكسيد كربن در رژيم بدون شعله تحت شرايط ديواره عايق و ديواره همراه با اتلاف حرارتی

نتيجهگيرى

در مطالعه حا ضر با استفاده از شبیه سازی عددی کوره احتراق غیرپیش آمیخته و محا سبات سینتیکی به کمک حلگر شعله نفوذی جریان متقابل، به بررسی تاثیر شرایط حرارتی و ترکیب اکسنده (جایگزینی دی اکسید کربن با نیتروژن) بر ساختار شعله و نقشه رژیم های مختلف احتراقی پرداخته شده است. در شبیه سازی عددی از کوره آزمایشگاهی دانشگاه لیسبون پر تغال با توجه به امکان تشکیل رژیم های مختلف احتراقی در مطالعه تجربی استفاده شده است. در محاسبات سینتیکی نیز شرایط حاکم بر حلگر شعله نفوذی جریان متقابل ابتدا اعتبار سنجی گردیده و سپس با در نظر گرفتن شرایط مختلف شبیه سازی، نقشه رژیم های مختلف احتراقی با استفاده از آن حاصل شده است. نتایج مطالعه حاضر عبارتاند از:

الف- افزایش کسر مولی دیاکسید کربن درون اکسنده و کاهش دمای دیواره کوره (افزایش اتلاف حرارتی از دیواره) سبب می شود تا ضمن کاهش دمای بیشینه، فرایند احتراق در فاصله محوری دورتری نسبت به ورودیهای سوخت و هوا آغاز شود. در شـرایط تزریق مقادیر بالاتر دیاکسید کربن درون اکسینده، تفاوتهای فیزیکی و حضور فعال تر CO2 در واکنشهای شیمیایی عامل اصلی تاخیر در اشتعال است، در حالی که تحت شرایط کاهش دمای دیواره، افزایش اتلاف حرارتی و در نتیجه انرژی کمتر گازها بهمنظور تامین دمای لازم برای آغاز واکنشهای شیمیایی عامل تاخیر در اشتعال اند.

ب- جایگزینی دیاکسید کربن با نیتروژن سبب می شود تا بیشینه غلظت رادیکال هیدروکسیل تشکیل شده درون کوره غیرپیش آمیخته به صورت قابل توجهی کاهش می یابد که نشان دهنده کاهش نرخ واکنش ها شیمیایی است. از طرفی ناحیه انجام واکنش های شیمیایی به صورت قابل توجهی گسترش می یابد که علت آن ناشی از دو موضوع است: تفاوت های فیزیکی به ویژه ظرفیت حرارتی و خواص تشعشعی عامل اول بوده و عامل دوم کاهش نرخ واکنش ها تحت شرایط استفاده از CO2 است.

ج- در رژیمهای مختلف احتراقی با تغییر ترکیب اکسنده از N2 به CO2 سهم اثرات فیزیکی و شیمیایی تغییر میکند. در رژیم احتراق معمولی اثرات فیزیکی از طریق واکنش های O+H2⇒H+O4، O+H2⇒OH+CO و O+CH4⇔OH+CH3، O+HO2⇔OH+O2 (تحت شرایط بدون اتلاف حرارت) و O+CH4⇔OH+CH3، O+HO2⇔OH+CH3O د- افزایش اتلاف حرارتی دیواره سـبب کاهش قابل توجه نرخ واکنشهای شـیمیایی میشـود. نتایج تحلیل حسـاسـیت واکنشهای شیمیایی نشان دهنده آن ا ست که تغییر در مسیر واکنشی بهعلت کاهش دمای بیشینه احتراق، عامل ا صلی در کاهش نرخ واکنشها و همچنین تغییر در ساختار شعله است.

ه- شرایط حرارتی دیواره و جایگزینی CO2 با N₂ درون اکسنده سبب تغییرات اساسی در نقشه رژیمهای مختلف تحت شرایط احتراق غیرپیش آمیخته می شود. با افزایش اتلاف حرارتی دیواره و کسر مولی CO2 جایگزین شده با N₂، نیاز به اکسیژن بیشتری به منظور وقوع فرایند احتراق است که این موضوع نشان دهنده افزایش ناحیه بدون احتراق تحت شرایط بیان شده است. از طرفی استفاده از CO2 بیشتر درون اکسنده و افزایش اتلاف حرارتی دیواره سبب تسهیل در تشکیل رژیم احتراقی بدون شعله به عنوان رژیم بهینه از نظر بازدهی و انتشار آلاینده ها به ویژه ناکس می شود (باید توجه داشت که وقوع واکنشهای شیمیایی در ناحیه ای بسیار گسترده تحت رژیم بدون شعله نسبت به رژیمهای دما بالا و معمولی سبب می شود تا بازدهی تشع شعمی افزایش چشمگیری دا شته و در نتیجه بازدهی کلی تحت رژیم بدون شعله نسبت به در وزیم احتراقی دیگر افزایش یابد. این افزایش با کاهش اتلافات حرارتی از دیواره بیشتر خواهد شد؛ بنابراین شرایط مطلوب ایجاد رژیم احتراق بدون شعله با حداقل اتلاف حرارتی از دیواره کوره است).

و- تزریق دیاکسید کربن درون اکسنده منجربه افزایش انتشار CO در رژیمهای احتراقی معمولی، دما بالا و بدون شعله می اود. عامل اصلی در افزایش انتشار این آلاینده در رژیمهای معمولی و بدون شعله به ترتیب اثرات فیزیکی و شیمیایی جایگزینی اند در حالی که در رژیم دما بالا هر دو عامل در تولید و انتشار مونوکسید کربن نقش مهمی ایفا می کنند.

منابع

2. R. Kurose, H. Makino, A. Suzuki, "Numerical analysis of pulverized coal combustion characteristics using advanced low-NOx burner," *Fuel*, 83, 2004, pp. 693-703.

4. M. B. Toftegaard, J. Brix, P. A. Jensen, P. Glarborg, A. D. Jensen, "Oxy-fuel combustion of solid fuels," *Progress in energy* and combustion science, 36, 2010, pp. 581-625.

5. J. Wünning, J. Wünning, "Flameless oxidation to reduce thermal NO-formation," *Progress in energy and combustion science*, 23, 1997, pp. 81-94.

6. A. Cavaliere, M. De Joannon, "Mild combustion," Progress in Energy and Combustion science, 30, 2004, pp. 329-366.

7. M. De Joannon, A. Matarazzo, P. Sabia, A. Cavaliere, "Mild combustion in homogeneous charge diffusion ignition (HCDI) regime," *Proceedings of the Combustion Institute*, 31, 2007, pp. 3409-3416.

8. M. De Joannon, P. Sabia, G. Sorrentino, A. Cavaliere, "Numerical study of mild combustion in hot diluted diffusion ignition (HDDI) regime," *Proceedings of the Combustion Institute*, 32, 2009, pp. 3147-3154.

9. M. De Joannon, G. Sorrentino, A. Cavaliere, "MILD combustion in diffusion-controlled regimes of hot diluted fuel," *Combustion and Flame*, 159, 2012, pp. 1832-1839.

10. C. Luan, S. Xu, B. Shi, Y. Tu, H. Liu, P. Li, Z. Liu, "Re-Recognition of the MILD Combustion Regime by Initial Conditions of T in and X O₂ for Methane in a Nonadiabatic Well-Stirred Reactor," *Energy & Fuels*, 34, 2020, pp. 2391-2404.

11. F. Tabet, B. Sarh, I. Gökalp, "Hydrogen-hydrocarbon turbulent non-premixed flame structure," International journal of hydrogen energy, 34, 2009, pp. 5040-5047.

^{1.} R.-H. Chen, "NO_x and NO₂ Emission of Swirl-Stabilized Nonpremixed Flames of a H₂—CH₄ Mixture," *Combustion science and technology*, 120, 1996, pp. 321-333.

^{3.} E. Ebrahimi Fordoei, K. Mazaheri, "Effects of preheating temperature and dilution level of oxidizer, fuel composition and strain rate on NO emission characteristics in the syngas moderate or intense low oxygen dilution (MILD) combustion," *Fuel*, 285, 2021, pp. 119118.

12. N. a. K. Doan, N. Swaminathan, "Autoignition and flame propagation in non-premixed MILD combustion," Combustion and Flame, 201, 2019, pp. 234-243.

13. T. Jaravel, E. Riber, B. Cuenot, P. Pepiot, "Prediction of flame structure and pollutant formation of Sandia flame D using Large Eddy Simulation with direct integration of chemical kinetics," Combustion and Flame, 188, 2018, pp. 180-198.

14. D. Butz, S. Hartl, S. Popp, S. Walther, R. S. Barlow, C. Hasse, A. Dreizler, D. Geyer, "Local flame structure analysis in turbulent CH4/air flames with multi-regime characteristics," Combustion and Flame, 210, 2019, pp. 426-438.

15. A. E. Lutz, R. J. Kee, J. F. Grcar, F. M. Rupley, "OPPDIF: A Fortran program for computing opposed-flow diffusion flames," Sandia National Labs., Livermore, CA (United States), 1997.

16. Y. Tu, M. Xu, D. Zhou, Q. Wang, W. Yang, H. Liu, "CFD and kinetic modelling study of methane MILD combustion in O₂/N₂, O₂/CO₂ and O₂/H₂O atmospheres," Applied energy, 240, 2019, pp. 1003-1013.

17. S. Chen, J. Mi, H. Liu, C. Zheng, "First and second thermodynamic-law analyses of hydrogen-air counter-flow diffusion combustion in various combustion modes," International journal of hydrogen energy, 37, 2012, pp. 5234-5245.

18. G. B. Ariemma, P. Bozza, M. De Joannon, P. Sabia, G. Sorrentino, R. Ragucci, "Alcohols as Energy Carriers in MILD Combustion," Energy & Fuels, 35, 2021, pp. 7253-7264.

19. A. Rebola, M. Costa, P. J. Coelho, "Experimental evaluation of the performance of a flameless combustor," Applied thermal engineering, 50, 2013, pp. 805-815.

20. A. Rebola, P. Coelho, M. Costa, "Assessment of the performance of several turbulence and combustion models in the numerical simulation of a flameless combustor," Combustion Science and Technology, 185, 2013, pp. 600-626.

21. E. Ebrahimi Fordoei, K. Mazaheri, A. Mohammadpour, "Numerical study on the heat transfer characteristics, flame structure, and pollutants emission in the MILD methane-air, oxygen-enriched and oxy-methane combustion," Energy, 218, 2021, pp. 119524.

22. G. P. Smith, D. M. Golden, M. Frenklach, N. W. Moriarty, B. Eiteneer, M. Goldenberg, C. T. Bowman, R. K. Hanson, S. Song, W. C. Gardiner Jr, "GRI 3.0 Mechanism," Gas Research Institute (http://www.me.berkeley.edu/gri_mech), 1999,

23. M. H. Moghadasi, R. Riazi, S. Tabejamaat, A. Mardani, "Effects of preheating and CO2 dilution on oxy-MILD combustion of natural gas," Journal of Energy Resources Technology, 141, 2019, pp. 1-12,

24. E. Ebrahimi Fordoei, K. Mazaheri, "Numerical study of the effect of carbon dioxide injection on flame structure in flameless combustion regime," Fuel and Combustion, 13, 2020, pp. 1-26.

25. K.-P. Cheong, P. Li, F. Wang, J. Mi, "Emissions of NO and CO from counterflow combustion of CH4 under MILD and oxyfuel conditions," Energy, 124, 2017, pp. 652-664.

26. Y. He, C. Zou, Y. Song, Y. Liu, C. Zheng, "Numerical study of characteristics on NO formation in methane MILD combustion with simultaneously hot and diluted oxidant and fuel (HDO/HDF)," Energy, 112, 2016, pp. 1024-1035.

27. P. Sabia, M. De Joannon, A. Picarelli, A. Chinnici, R. Ragucci, "Modeling Negative Temperature Coefficient region in methane oxidation," Fuel, 91, 2012, pp. 238-245.

28. P. Sabia, G. Sorrentino, A. Chinnici, A. Cavaliere, R. Ragucci, "Dynamic behaviors in methane MILD and oxy-fuel combustion. Chemical effect of CO2, "Energy & Fuels, 29, 2015, pp. 1978-1986.

29. E. Abtahizadeh, A. Sepman, F. Hernández-Pérez, J. Van Oijen, A. Mokhov, P. De Goey, H. Levinsky, "Numerical and experimental investigations on the influence of preheating and dilution on transition of laminar coflow diffusion flames to Mild combustion regime," Combustion and flame, 160, 2013, pp. 2359-2374.

30. N. Kim, Y. Kim, M. N. M. Jaafar, M. R. Rahim, M. Said, "Effects of hydrogen addition on structure and NO formation of highly CO-Rich syngas counterflow nonpremixed flames under MILD combustion regime," International Journal of Hydrogen Energy, 46, 2021, pp. 10518-10534.

31. J. Park, S. G. Kim, K. M. Lee, T. K. Kim, "Chemical effect of diluents on flame structure and NO emission characteristic in methane □ air counterflow diffusion flame," *International Journal of Energy Research*, 26, 2002, pp. 1141-1160. 32. K.-P. Cheong, G. Wang, J. Si, J. Mi, "Nonpremixed MILD combustion in a laboratory-scale cylindrical furnace:

Occurrence and identification," Energy, 216, 2021, pp. 119295.

33. Z. Cheng, J. A. Wehrmeyer, R. W. Pitz, "Experimental and numerical studies of opposed jet oxygen-enhanced methane diffusion flames," Combustion science and technology, 178, 2006, pp. 2145-2163.

34. K. Safer, F. Tabet, A. Ouadha, M. Safer, I. Gökalp, "Combustion characteristics of hydrogen-rich alternative fuels in counter-flow diffusion flame configuration," Energy conversion and management, 74, 2013, pp. 269-278.

35. K. Safer, F. Tabet, A. Ouadha, M. Safer, I. Gökalp, "Simulation of a syngas counter-flow diffusion flame structure and NO emissions in the pressure range 1–10 atm," Fuel processing technology, 123, 2014, pp. 149-158.

36. Y. Tu, K. Su, H. Liu, S. Chen, Z. Liu, C. Zheng, "Physical and chemical effects of CO2 addition on CH4/H2 flames on a Jet in Hot Coflow (JHC) burner," Energy & Fuels, 30, 2016, pp. 1390-1399.

37. Y. Tu, H. Liu, W. Yang, "Flame characteristics of CH₄/H₂ on a jet-in-hot-coflow burner diluted by N₂, CO₂, and H₂O," Energy & Fuels, 31, 2017, pp. 3270-3280.

English Abstract

Numerical study of the effect of wall thermal condition and oxidant composition on the flame structure and combustion regime in nonpremixed combustion furnace

Mohammadamin Atarzadeh¹, Seyed Abdolmehdi Hashemi^{2*}, E. Ebrahimi Fordoei³

Department of Mechanical Engineering, Kashan University, Isfehan, Iran, <u>mohamadamin.atarzadeh@gmail.com</u>
 Department of Mechanical Engineering, Kashan University, Isfehan, Iran, hashemi@kashanu.ac.ir
 Department of Mechanical Engineering, Tarbiat Modares University, Tehran, Iran, E.ebrahimifordoei@modares.ac.ir
 *Corresponding author

(Received: 2021.08.10, Received in revised form: 2021.09.12, Accepted: 2022.01.15)

The aim of this study is to investigate the effect of wall thermal conditions and oxidant composition on the flame structure and map of combustion regimes. For this purpose, non-premixed combustion furnace of the Lisbon University has been investigated using the open source OpenFoam software as well as chemical calculations with the help of counter-flow diffusion flame solver. In numerical study, standard k- ε turbulence model, modified EDC combustion model, and discrete phase radiation model with the calculation of absorption and emission coefficients at six different wavelengths have been used. The results of simulations and kinetic calculations show that the change in oxidant composition and wall thermal conditions leads to changes in reaction pathways. Replacement of CO₂ with N₂ in the oxidant and presence of heat losses lead to fundamental changes in flame structure. The presence of wall heat loss, especially in conventional and flameless combustion regimes, leads to fundamental changes in the reaction pathways and alters flame structure, while the main contribution to the changes of flame structure is different physical and chemical properties of CO₂ in comparison with N₂ at conventional and flameless regimes, respectively. In the high temperature combustion regime, the contributions of physical and chemical effects are almost equal.

Keywords: Non-premixed Combustion, Combustion Regime, Oxidant Composition, Thermal Condition of Wall, Flame Structure.