

مقایسه‌ی سازوکارهای کامل و کاهش‌یافته‌ی سینتیک احتراق متان در مدل‌سازی عددی مشعل متخلخل

مصطفی خسروی‌الحسینی (دانشجوی دکتری)

مهدی معرفت (دانشیار)

کوهنور مظاہری (دانشیار)

دانشکده‌ی فنی و مهندسی - بخش مهندسی مکانیک، دانشگاه تربیت مدرس

در این نوشتار، سازوکارهای احتراق کامل و کاهش‌یافته از نقطه‌نظر کاربرد در مشعل متخلخل مقایسه شده است. از آنجا که سازوکارهای احتراق کامل نوع گستردگی دارند و نیز با توجه به احتراق متان، در گام نخست معروف ترین آنها یعنی سازوکار احتراقی GRI3.0 و سازوکار پیشنهادی میلر انتخاب شده‌اند. در گام دوم سازوکارهای کاهش‌یافته‌ی حاصل از دو سازوکار کامل مذکور مورد بررسی قرار گرفته‌اند که از آن میان سازوکار پیشنهادی ۱۶ واکنشی برای سازوکار کامل میلر، و سازوکار کاهش‌یافته‌ی ۱۵ واکنشی برای سازوکار کامل GRI3.0 انتخاب شده است. نتایج شبیه‌سازی عددی حاکی از تطابق قابل قبول سازوکارهای کاهش‌یافته با سازوکارهای اصلی در مدل‌سازی مشعل متخلخل است. در مورد پروفیل دما برآورده شده که به نظر می‌رسد علت آن تفاوت تخمین غلظت گونه‌های CO در طول مشعل، تفاوت اندازی بین دو سازوکار احتراق کامل مشاهده شده است که به نظر می‌رسد علت آن تفاوت تخمین HCO و HO_2 باشد. در آلاینده‌ی NO تفاوت محسوسی بین تخمین دو سازوکار مشاهده شده است که علت آن تفاوت در تخمین NO فنی مور است. سرعت اشتعال تعیین شده توسط دو سازوکار تفاوت محسوسی با نتایج تجربی دارد. دو سازوکار کامل احتراقی تخمین یکسانی در ناحیه‌ی احتراق رفیق نشان می‌دهند در حالی که در ناحیه‌ی احتراق غنی، سرعت اشتعال سازوکار میلر بیشتر از سازوکار GRI3.0 به دست آمده است.

فهرست علامت

C_p : ظرفیت حرارت ویژه

I : شدت تشعشع

h : آنتالپی ویژه — ضریب انتقال حرارت جابه‌جا

H_v : ضریب انتقال حرارت حجمی

m : دمای جرمی بهارای واحد سطح

q_r : شار تشعشعی

T : دما

U : سرعت محوری

V : سرعت توزیع

X : محور طول مشعل

Y : کسر جرمی

S : بردار جهت شار تشعشعی

w : وزن تفکیک زاویه‌یی در روش عرض مجزا (DOM)

e : بردار یکه سطح

نکرهای لاتین

ϵ : ضریب صدور

ϕ : نسبت تخلخل

۱. مقدمه

احتراق متان به دلیل کاربرد آن در مسائل صنعتی یکی از موضوعات قابل توجه محققین بوده است. مدل‌سازی‌های اولیه‌ی احتراق بر مبنای سازوکار تک مرحله‌یی به عنوان تقریبی قبل قبول، توصیفی از احتراق گاز طبیعی در برخی مسائل مهندسی به دست داده است. نیاز به تعیین سرعت شعله، آلاینده‌های زیست‌محیطی، کارایی احتراق و مجھولاتی از این دست باعث پیشنهاد سازوکارهای کامل‌تر احتراقی شده است.

۳. اضافه کردن معادلات انتقال حرارت تشعشع (هشت معادله):
۴. اصلاح معادلات بقای ذرات و پیوستگی (در نظر گرفتن تخلخل در آنها):
۵. اصلاح معادله‌ی بقای انرژی فاز گاز (اضافه کردن عبارت انتقال حرارت جابه‌جایی و در نظر گرفتن تخلخل):
۶. اضافه کردن معادله‌ی بقای انرژی فاز جامد:
۷. اضافه کردن یا اصلاح شرایط مرزی:
۸. حل معادلات اضافه شده با استفاده از روش بهبود یافته‌ی نیوتون به صورت ضمنی.

از آنجا که کد مذکور برای محاسبات شعله‌ی آرام پیش‌آمیخته‌ی آزاد کاملاً شناخته شده و مورد اطمینان است، با تغییرات داده شده در آن، کد قابل اطمینانی برای مدل سازی احتراق درون محیط متخلخل به دست آمده است.

۲. معادلات حاکم و روش حل

مشعل متخلخل مورد استفاده در این تحقیق به صورت یک‌بعدی در نظر گرفته شده است (شکل ۱). از آنجا که هدف بررسی سازوکارهای احتراقی است، انتقال حرارت از دیوارهای جانبی مشعل ناچیز فرض شده و در نتیجه می‌توان از معادلات حاکم یک‌بعدی در مدل سازی استفاده کرد. تفاوت معادلات حاکم بر احتراق در محیط متخلخل با معادلات حاکم بر احتراق در فضای آزاد در اضافه شدن معادلات بقای انرژی فاز جامد است. در این مدل سازی به دلیل طول نسبتاً کوتاه مشعل متخلخل از افت فشار در جهت حرکت جریان صرف نظر شده و جریان سیال نیز آرام در نظر گرفته شده است. معادلات حاکم در مشعل متخلخل که از متوسط‌گیری حجمی به دست آمده‌اند عبارتند از:

معادله‌ی پیوستگی یا بقای جرم:

$$\frac{\partial(\rho_g \phi)}{\partial t} + \frac{\partial(\rho_g \phi U)}{\partial x} = 0 \quad (1)$$

معادله‌ی بقای گونه‌های شیمیایی:

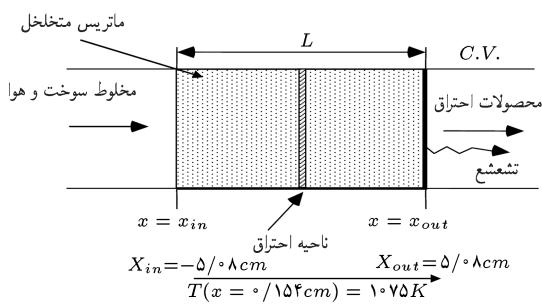
$$\rho_g \phi \frac{\partial Y_k}{\partial t} + \rho_g \phi U \frac{\partial Y_k}{\partial x} + \frac{\partial}{\partial x} (\rho_g \phi Y_k V_k) - \phi \dot{\omega}_k W_k = 0 \quad (2)$$

انتخاب سازوکار احتراقی مناسب با توجه به شرایط عملکردی مشعل و همچنین نوع شعله مستلزم توجهی خاص است. شعله‌ی مشعل متخلخل به دلیل تبادل حرارتی که گاز با ماتریس متخلخل دارد پروفیل دمایی متفاوتی نسبت به شعله‌ی آزاد آرام دارد. این مشعله باعث متفاوت بودن رفتار غلط گونه‌های شیمیایی در این نوع مشعل می‌شود. خصوصیات متفاوت احتراق و انتقال حرارت در محیط متخلخل نسبت به شعله‌ی آزاد، و نقش کلیدی سینتیک احتراق در پیشرفت واکنش‌ها، بررسی و مقایسه کارایی سازوکارهای پیشنهادی سینتیک احتراق در مشعل‌های متخلخل را ضروری ساخته است. در تحقیق انجام شده توسط هو و همکاران، عدم استفاده از سازوکارهای عمومی تک مرحله‌ی در مدل سازی مشعل متخلخل پیشنهاد شده است.^[۱] در تحقیقی دیگر، زو و پرپرا چهار نوع سازوکار مختلف احتراقی در مدل مشعل متخلخل با یکدیگر مقایسه کرده‌اند.^[۲] این سازوکارها عبارت بودند از: سازوکار کامل میلر، سازوکار اسکلتی حاصل از سازوکار میلر، سازوکار کاهش‌یافته‌ی چهار مرحله‌ی، و سازوکار تک مرحله‌ی احتراق میان. محققین دیگری، به استناد سازوکار کامل GRI2.1 و سازوکار کاهش‌یافته‌ی ۱۰ واکنشی که از روش اگتشاش تکین محاسباتی^[۱] به دست آمده، صحبت استفاده از سازوکارهای کاهش‌یافته را مورد بررسی قرار داده‌اند.^[۲] برخی از آنان نیز بدون بررسی سازوکارهای احتراقی، یک نمونه از آنها را انتخاب کرده‌اند و به بررسی سایر خصوصیات مشعل متخلخل پرداخته‌اند.^[۴]

از آنجا که تقریباً تمامی محققین یکی از دو سازوکار کامل احتراقی GRI یا میلر را انتخاب کرده‌اند، این نوشتار دقت این دو سازوکار در تعیین عملکرد مشعل متخلخل را مورد مقایسه قرار می‌دهد. از طرفی سازوکارهای کاهش‌یافته به عنوان ابزاری قدرتمند برای کاهش حجم محاسبات بدون کاستن از دقت نتایج یکی از موضوعات تحقیقات سال‌های اخیر بوده است. در تحقیق حاضر صحبت کاربرد سازوکارهای کاهش‌یافته‌ی مبتنی بر دو سازوکار کامل مذکور در مدل سازی مشعل متخلخل مورد بررسی قرار گرفته است. این مقایسه با توجه به پارامترهای عملکردی مشعل — مانند دما، سرعت اشتعال و میزان ترکیبات حاصل از احتراق، خصوصاً منوکسیدکربن و منوکسیدنیتروژن — صورت پذیرفته است.

در تحقیق حاضر کد معروف PREMIX از مجموعه کدهای CHEMKIN برای مدل سازی احتراق در محیط متخلخل توسعه یافته است که موارد اعمال شده در آن عبارت‌اند از:

۱. اضافه کردن خواص محیط متخلخل (غاز جامد):
۲. محاسبه‌ی ضرایب انتقال حرارت محیط متخلخل مانند ضرایب انتقال حرارت شعشعی و ضریب انتقال حرارت حجمی در حالتی که این ضرایب ثابت نیستند؛



شکل ۱. شماتیک مشعل متخلخل مورد بررسی در تحقیق حاضر.

جدول ۱. خواص ترموفیزیکی ماتریس متخلخل مورد استفاده در مدل.^[۱۵]

$\beta = 270 \text{ m}^{-1}$	$\sigma_s = 216 \text{ m}^{-1}$
$H_v = 10^7 \text{ W/m}^3 - K$	$\lambda_s = 1/2 \text{ W/m} - K$
$\rho_s = 5.56 \times 10^3 \text{ kg/m}^3$	$\phi = 0.87, \text{ for PSZ}$ <i>with, ۳/۹, Pore per cm</i>
$c_{p,s} = 824 \text{ J/kg} - K$	

$$\frac{\partial T_g}{\partial x} = 0 \quad \text{at } x = L \quad (6)$$

شرایط مرزی معادله انرژی ماتریس متخلخل در ورودی و خروجی مشعل با توجه به بقای انرژی در حجم کنترل سلول‌های مرزی جامد عبارت‌اند از:

$$\left[h_i(T_{g,i} - T_s) + \sigma \varepsilon_i (T_{i,surround}^* - T_s^*) \right] (1 - \phi) = -k_{eff,s} \frac{\partial T_s}{\partial x} \quad \text{at } x = 0 \quad (7)$$

$$\left[h_o(T_{g,o} - T_s) + \sigma \varepsilon_o (T_{o,surround}^* - T_s^*) \right] (1 - \phi) = -k_{eff,s} \frac{\partial T_s}{\partial x} \quad \text{at } x = L \quad (8)$$

که در آن، h_i و h_o ضرایب انتقال حرارت جابه‌جایی در ناحیه‌ی ورودی و خروجی مشعل هستند که به صورت تجربی تخمین زده شده و معمولاً ثابت در نظر گرفته می‌شوند؛ در اینجا هردو آنها برابر 8 W/m^2 هستند.^[۲] با توجه به بررسی‌های انجام گرفته، نز انتقال حرارت شعاعی نشان داده شده در معادلات ۷ و ۸ نسبت به انتقال حرارت جابه‌جایی غالب است و از این‌رو در برخی از محاسبات انجام شده در گذشته از عبارت جابه‌جایی در شرایط مرزی صرف نظر شده است.^[۱۶]

در خصوص معادله انتقال تابشی (RTE) فرض شده است که محیط اطراف مشعل مانند جسم سیاه عمل می‌کنند. دمای محیط خروجی مشعل نزدیک به دمای گازهای خروجی از مشعل فرض می‌شود و دمای محیط ورودی نز معادل دمای مخلوط احتراق در نظر گرفته می‌شود. چون در حل معادله انتقال تابشی از تقریب DOM

معادله‌ی بقای انرژی فاز گاز:

$$\rho_g \phi C_{p,g} \frac{\partial T_g}{\partial t} + \rho_g \phi U C_{p,g} \frac{\partial T_g}{\partial x} - \frac{\partial}{\partial x} \left(\phi \lambda_g \frac{\partial T_g}{\partial x} \right) + \phi \sum_{k=1}^N \rho Y_k V_k C_{p,k} \frac{\partial T_g}{\partial x} + \phi \sum_{k=1}^N h_k \dot{\omega}_k + H_v (T_g - T_s) = 0 \quad (3)$$

معادله‌ی بقای انرژی فاز جامد:

$$\rho_s \phi C_{p,s} \frac{\partial T_s}{\partial t} + \frac{\partial}{\partial x} \left((1 - \phi) \lambda_s \frac{\partial T_s}{\partial x} \right) + H_v (T_g - T_s) - \frac{dq_r}{dx} = 0 \quad (4)$$

در روابط فوق ϕ نسبت تخلخل، U سرعت جریان، H_v ضریب انتقال حرارت حجمی و λ_s ضریب هدایت حرارتی است. همچنین V_k ، Y_k ، $\dot{\omega}_k$ و W_k به ترتیب کسر حجمی، سرعت انتشار، نز تولید مولی، جرم مولکولی و آنتالپی مولی گونه‌ی شیمیایی k هستند. از اندیس g برای نشان دادن فاز گاز، و از اندیس s برای نشان دادن فاز جامد استفاده شده است. یک نمونه مشعل متخلخل تک لایه که برای آن نتایج تجربی به منظور مقایسه‌ی صحت نتایج عددی موجود بود، انتخاب شده است. این مشعل از جنس زیرکونیا و به ضخامت ۱۰/۱۶ سانتی‌متر ساخته شده است. خواص ماتریس متخلخل در جدول ۱ آمده است. چون در تحقیقات انجام شده بر پایه‌ی این مشعل ضریب انتقال حرارت حجمی و ضریب هدایت به صورت ثابت در نظر گرفته شده، در اینجا نیز مبنای اولیه همان مقادیر ثابت است.^[۱۷]

ممکن است دو روش برای مدل‌سازی عددی احتراق پیش‌آمیخته وجود دارد: شعله‌ی پایدارشده توسعه‌ی دیگر مشخص ورودی، و شعله‌ی پایدارشده از طریق ثابت نگداشتند دمای یک نقطه از حجم کنترل.^[۱۸] در حالت اول دبی ورودی باید چنان انتخاب شود که ناحیه‌ی احتراق در داخل حجم کنترل تشکیل شود، و در حالت دوم دمای نقطه انتخاب شده از حجم کنترل باید احتراق داخل حجم کنترل را نتیجه دهد. در این محاسبات دمای نقطه‌ی از ناحیه‌ی پیش‌گرمایش ($x = 0/175$) ثابت فرض شده است ($1075 K$) و با توجه به این دما، دیگر پارامترها محاسبه می‌شوند. معیار انتخاب $0/175$ برای نقطه از لزوم مطابقت با نتایج تجربی بوده است و این نقطه با توجه به پرازش منحنی تجربی دما انتخاب شده است.^[۱۹]

ممکن است غلط ترکیبات ورودی به مشعل را می‌توان به صورت جزء مولی یا جرمی مشخص کرد. در خروجی، غلط غلط گونه‌های شیمیایی از طریق انفصال معادله بقای گونه‌های شیمیایی به دست می‌آید. دمای گاز در ورودی و خروجی از روابط ۵ و ۶ محاسبه می‌شوند.^[۲۰]

$$\dot{m} c_{p,g} (T_{g,i} - T_g) = -k_g \frac{\partial T_s}{\partial x} \quad \text{at } x = 0 \quad (5)$$

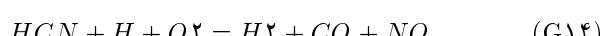
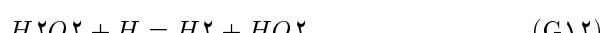
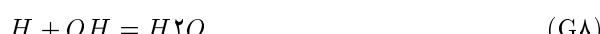
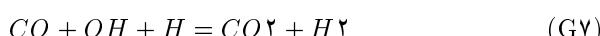
واکنش و ۵۳ گونه‌ی شیمیایی شده است. این سازوکار شامل اکسایش هیدروکربن‌های C_1 و NH_3 و HCO و دیگر واکنش‌های میانی بین گونه‌های هیدروکربنی و نیتروژن است.

۲.۳. سازوکار GRI-Mech 3.0

این سازوکار که در سال ۱۹۹۹ توسط دانشگاه برکلی در کالیفرنیا پیشنهاد شد، برای گاز طبیعی بهینه شده است و دارای ۳۲۵ واکنش و ۵۳ گونه‌ی شیمیایی است. سازوکار فوق شامل اکسایش هیدروکربن‌های سبک و نیتروژن است؛ همچنین در آن واکنش‌های سوزش مجدد در نظر گرفته شده است. محدوده‌ی دمایی کاربرد آن بین $K = 1000 - 2500$ و محدوده‌ی فشار $1 \text{ to } 1000$ کیلوپاسکال است. نسبت اختلاط معتبر برای آن بین $1/5$ تا $1/100$ است. سازوکار مورد نظر سومین نسخه‌ی پیشنهاد شده توسط انیستیتو تحقیقات گاز است.^[۹]

۳. سازوکار کاهش‌یافته‌ی مبتنی بر GRI3.0

این سازوکار دارای ۱۵ واکنش و ۱۹ گونه‌ی شیمیایی است. واکنش‌های این سازوکار عبارت‌اند از:^[۱۰]



واکنش‌های G1 تا G3 بیان‌گر تبدیل $CH_4 \rightarrow CH_3$ هستند. واکنش‌های G4 تا G6 به تشکیل ترکیبات C_2 مانند C_2H_4 , C_2H_2 و همچنین اکسایش آنها می‌پردازنند. واکنش‌های G7 و G8 به ترتیب بیان‌گر تشکیل CO₂ و

استفاده شده است:^[۷]

$$I(x = 0, \mu_i) = \\ \varepsilon_i I_b + \frac{1 - \varepsilon_i}{\pi} \sum_{\hat{s}_j \cdot \hat{e}_x} w_j \Phi(\mu_i, \mu_j) I(x, \mu_i, \mu_j) \mu_j, \hat{s}_j \cdot \hat{e}_x < 0 \quad (9)$$

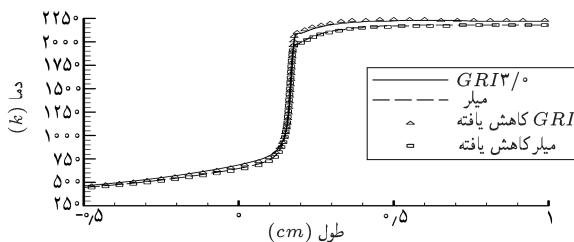
$$I(x = L, \mu_i) = \\ \varepsilon_i I_b + \frac{1 - \varepsilon_i}{\pi} \sum_{\hat{s}_j \cdot \hat{e}_x} w_j \Phi(\mu_i, \mu_j) I(x, \mu_i, \mu_j) \mu_j, \hat{s}_j \cdot \hat{e}_x > 0 \quad (10)$$

برای حل معادلات ۱ تا ۴ از کد PREMIX که برای مدل سازی احتراق شعله‌ی پیش‌آمیخته‌ی آرام در یک بعد به کار می‌رود استفاده شده است. برای استفاده از این کد در مدل سازی مشعل متخلخل تغییراتی در آن ایجاد شده تا معادلات مذکور به همراه شرایط مرزی ۵ تا ۱۰ حل شوند. ابتدا معادلات بقای گونه‌های شیمیایی با در نظر گرفتن پروفیل اولیه‌ی دمایی که به عنوان حدس اولیه داده شده، حل می‌شوند. در این حالت دمای گاز و جامد در هر نقطه یکسان فرض شده‌اند. در مرحله‌ی دوم، معادله‌ی انرژی با استفاده از تقریب اولیه‌ی به دست آمده از مرحله‌ی قبل درخصوص گونه‌های شیمیایی حل می‌شود. در این مرحله، معادلات بقای گونه‌های شیمیایی، بقای انرژی فاز گاز و بقای انرژی فاز جامد بدون در نظر گرفتن عبارت انتقال حرارت تشعشعی حل می‌شوند. پس از هم‌گرایی این مرحله، مرحله‌ی سوم با محاسبه‌ی گرادیان تشعشع از تقریب DOM که دارای ۸ معادله‌ی دیفرانسیل مرتبه‌ی اول است و قراردادن در معادله‌ی بقای انرژی فاز جامد شروع خواهد شد. با هم‌گرایی این مرحله جواب نهایی که به دست خواهد آمد. شبکه‌ی مورد استفاده در کد PREMIX از نوع تطبیق‌یابنده است. برای این منظور جواب به دست آمده از شبکه‌ی اولیه بر روی شبکه‌یی که در گرادیان‌های شدید پارامترها ریز شده است، به عنوان توزیع اولیه مورد استفاده قرار می‌گیرد و مراحل یادشده تا رسیدن به جواب نهایی انجام می‌شود. این روند تا زمانی که تغییرات پارامترها در دو شبکه‌ی متساوی از مقدار مشخصی کمتر شود تکرار می‌شود.

۳. سازوکارهای احتراقی

۳.۱. سازوکار میلر

این سازوکار در سال ۱۹۸۹ برای احتراق متان پیشنهاد شده است. سازوکار اولیه دارای ۲۲۷ واکنش و ۴۹ گونه‌ی شیمیایی بوده است که با اندک تغییراتی برای بهبود تخمین اکسیدهای نیتروژن دارای ۲۳۵



شکل ۲. مقایسه پروفیل دمایی به دست آمده از سازوکارهای مختلف در حالت استوکیومتریک ($\lambda = 1$) برای دمای ثابت نقطه $T = 1075K$ ($1075cm = 1075K$)

۴. نتایج

۱.۴ پروفیل دما

در شکل ۲ پروفیل تغییرات دما در طول مشعل متخلخل نشان داده شده است. این پروفیل نتایج چهار سازوکار احتراقی در محیط متخلخل را مقایسه می‌کند. در شکل از نشان دادن طول ابتدایی و انتهایی مشعل صرف نظر شده و فقط بخش مرکزی آن (ناحیه احتراق) نشان داده شده است. از آنجا که ضریب انتقال حرارت جایه‌جایی مقدار نسبتاً بزرگی است، دمای فاز جامد و فاز گاز در محیط متخلخل، به غیر از مقدار ناچیزی در ناحیه پیش‌گرمایش، یکسان است. بنابراین در شکل ۲ فقط یک دما (دمای فاز گاز) برای هر سازوکار مشاهده می‌شود.

چنان که در شکل ۲ مشاهده می‌شود، مقدار به دست آمده توسط دو سازوکار احتراقی کاهاش‌یافته تطابق قابل قبولی با مقادیر به دست آمده از سازوکارهای کامل دارد. تفاوت اندکی نیز بین دو پروفیل دمای حاصل از دو سازوکار کامل مشاهده می‌شود. در ناحیه خروجی اختلاف دما بین دو نوع سازوکار حداقل 20° درجه‌ی سانتی‌گراد است که چندان قابل توجه نیست. این درحالی است که اختلاف تخمین در بیشینه اختلاف دمایی بین دو سازوکار کامل حدود 125° درجه کلوین است که انتظار می‌رود تأثیر آن بر غلظت گونه‌های شیمیایی نمایان شود. در ادامه، پروفیل دمایی به دست آمده از چهار سازوکار برای دو مخلوط احتراق رقیق ($\lambda = 0.6$) (و غنی) ($\lambda = 1/2$) آورده شده است. در شکل ۳ پروفیل دمایی برای حالت $\lambda = 0.6$ آورده شده است. چنان که مشاهده می‌شود تطابق خوبی بین سازوکارهای مختلف وجود دارد. اختلاف بیشینه بین دو سازوکار کامل در اختلاف دمای بیشینه حدود 30° درجه کلوین است.

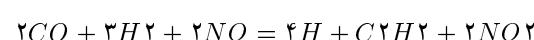
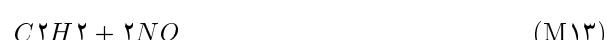
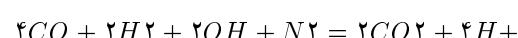
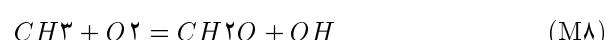
در شکل ۴ پروفیل دمایی برای $\lambda = 1/2$ نشان داده شده است. سازوکارهای کاهاش‌یافته توافق خوبی با مقادیر به دست آمده از سازوکارهای کامل مربوطه نشان می‌دهند ولی دو سازوکار کامل تخمین دمایی متفاوتی را نشان می‌دهند. اختلاف بیشینه بین دو سازوکار کامل در دمای بیشینه، حدود 10° درجه کلوین است. این اختلاف در انتهای سییر کاهاش می‌یابد، به‌گونه‌یی که مقادیر دما در خروجی مشعل به یک میزان است.

H_2O هستند و $G12$ تا $G9$ سازوکارهای فرعی اکسایش H_2 در واکنش با HO_2 و H_2O_2 را به نمایش می‌گذارند. سازوکار کالی $G13$ بیان‌گر تشکیل NO حاصل از واکنش‌های NO حرارتی، N_2O واسطه و NO سریع است. واکنش $G14$ بیان‌گر واکنش‌های سوختن مجدد و NO سریع است. واکنش $G15$ برای بهبود وضعیت فرض نیمه متعادل گونه‌ی NH_2 آورده شده است.

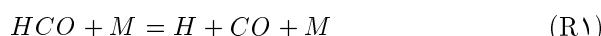
۴.۳ سازوکار کاهاش‌یافته مبتنی بر 89

این سازوکار نیز با فرض حالت نیمه متعادل بین ۲۸ گونه‌ی شیمیایی NH_2 , CH_2OH , C_2H_2 , NCO , HCO , NH_2 , CH_2 , CN , NNH , $CH_2(s)$, CH , C_2H , C , C_2H_5 , CH_2O , $HCNO$, N_2O , H_2O_2 , NH , $HCCO$, H_2CN , N , HCN , $HOCN$, CH_2CO , HNO , $HCCOH$ آمده است.^[۱۱]

در مجموع سازوکار مورد استفاده دارای ۲۰ گونه‌ی شیمیایی و ۱۶ واکنش است. واکنش‌های این سازوکار عبارت اند از:



-- بر مبنای سازوکار پیشنهادی میلر و GRI3.0 -- عبارت‌اند از:

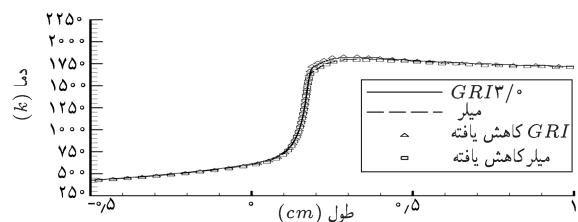


این واکنش‌ها در هر دو سازوکار یکسان‌اند، ولی ضرایب آرینیوسی متفاوتی دارند.

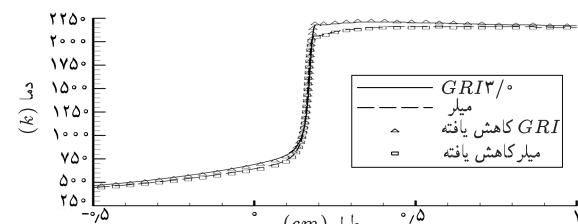
ترکیبات دارای هیدروژن در واکنش‌های اولیه‌ی فوق بهشت بـر تولید CO تأثیرگذارند. تحقیقات انجام‌شده در این زمینه نشان داده است که تخمین دقیق H و OH باعث تعیین دقیق غلظت CO می‌شود.^[12]

در شکل ۵ تغییرات کسر مولی گونه‌ی CO در طول محور مشعل نشان داده شده است. همان‌طور که مشاهده می‌شود تفاوت محسوسی بین دو سازوکار کامل احتراق وجود دارد. سازوکارهای کاهش‌یافته نیز تطابق خوبی با سازوکارهای کامل مربوطه نشان می‌دهند. در نسبت اختلاط ۰,۶، پیک کسر مولی CO تقریباً در یک نقطه برای دو سازوکار به دست آمده است. در سازوکار GRI3.0 پیک CO در فاصله‌ی ۰,۱۸۴۲ سانتی‌متری از مرکز مشعل و برابر ۰,۳۲۹ ° به دست آمده، در حالی که کسر مولی بیشینه‌ی CO در سازوکار میلر در فاصله‌ی ۰,۱۸۳۳ سانتی‌متری از مرکز مشعل و برابر ۰,۳۷۶ ° به دست آمده است. در نسبت اختلاط ۱,۲ پیک بیشینه‌ی کسر مولی CO در سازوکار GRI3.0 اندکی جلوتر از سازوکار میلر محاسبه شده است. این مقادیر بیشینه برای سازوکار GRI3.0 در فاصله‌ی ۰,۱۸۶۹ سانتی‌متر از مرکز مشعل و برابر ۰,۷۴۳ °، و در سازوکار میلر در فاصله‌ی ۰,۱۸۱۷ سانتی‌متری برابر ۰,۷۹۳ ° است. اما به‌هر حال نتیجه‌ی مهمی که می‌توان از مقایسه‌ی پروفیل کسر مولی CO گرفت آن است که سازوکارهای کاهش‌یافته نتایج بسیار خوبی با سازوکارهای کامل مربوطه دارند. به عنوان مثال سازوکار کامل GRI3.0 و سازوکار کاهش‌یافته‌ی آن، در مقطع خروجی اختلافی کمتر از ۱۸٪ دارند.

تفاوت در تخمین غلظت‌ها به‌طور نسبی می‌تواند مبنای قضاوت قرار گیرد. به بیان دیگر چنانچه تفاوت در تخمین غلظت‌ها به نسبت غلظت یکی از سازوکارها در نظر گرفته شود می‌توان اندازه‌ی بزرگی اختلاف را مؤثر یا ناچیز دانست. به عنوان مثال درخصوص تفاوت کسر مولی CH_2 حاصل از تخمین‌های دو نوع سازوکار کامل -3×10^{-9} در بیشترین میزان تخمین غلظت با توجه به غلظت پایه‌ی -3×10^{-14} سازوکار میلر به دست آمده است که به‌طور نسبی برابر 63×10^{-9} است. در مورد گونه‌ی HCO تفاوت تخمین دو سازوکار -5×10^{-26} در



شکل ۳. مقایسه‌ی پروفیل دمایی به دست آمده از سازوکارهای مختلف در $T(0, 154\text{cm}) = 1075\text{K}$ (برای دمای ثابت نقطه‌ی $\lambda = 0,6$)



شکل ۴. مقایسه‌ی پروفیل دمایی به دست آمده از سازوکارهای مختلف در $T(0, 154\text{cm}) = 1075\text{K}$ (برای دمای ثابت نقطه‌ی $\lambda = 1,2$)

در شکل‌های ۲ تا ۴ علت اصلی اختلاف دو نوع سازوکار کامل و در نتیجه سازوکارهای کاهش‌یافته‌ی حاصل از آنها، در تخمین توزیع دمایی مشعل متخلخل، به تخمین‌های متفاوت ترکیبات کربنی بازمی‌گردد. از جمله‌ی مهم‌ترین و تأثیرگذارترین این ترکیبات می‌توان به CO اشاره کرد که در بخش‌های بعدی به تفصیل مورد بررسی قرار گرفته است. البته چنان که مشاهده می‌شود این عدم تطابق در ناحیه‌ی کوچکی اطراف جبهه‌ی شعله و عمدهاً بعد از آن قرار دارد و در انتهای مشعل که بیان‌گر عملکرد حرارتی آن است یک دما به دست آمده است. معمولاً در آزمایشات تجربی^[15]، دما در محیط بیرونی مشعل متخلخل اندازه گرفته می‌شود. به دلیل افت حرارت در راستای شعاع، پروفیل دما در سطح خارجی مشعل با پروفیل در راستای محور آن که در محاسبات یک بعدی منظور شده است، متفاوت است. از این‌رو در شکل‌های ۲ تا ۴ نتایج تجربی نشان داده نشده‌اند.

۲.۴. انتشار CO

تشکیل CO به دلیل واکنش‌های سریع مربوط به مصرف متان در ناحیه‌ی اولیه‌ی شعله است. درون این ناحیه گونه‌های CH_x بسیار سریع‌تر از CO با رادیکال‌های اکساینده واکنش انجام می‌دهند و بنابراین تا زمانی که غلظت CH_x با خروج گاز از این ناحیه پایین نمی‌شود، CO نمی‌تواند اکسید شود. این اکسایش کند CO در ناحیه‌ی تانویه‌ی شعله از لحاظ سینتیکی در احتراق پیش‌آمیخته قابل توجه است. واکنش‌هایی که بر تشکیل CO در احتراق پیش‌آمیخته مؤثرند

احتراقی پیش‌آمیخته‌ی فقیر است.^[۱۲] واکنش‌های آن عبارت‌اند از:



در این دسته واکنش‌های اولیه (R8 تا R11) ابتدا H_2O تشکیل می‌شود و سپس به NO تبدیل می‌گردد. همچنین N_2O می‌تواند به‌کمک اتم‌های H و O تبدیل به N_2 شود. این سازوکار اصلی‌ترین عامل تولید NO در دماهای پایین است.

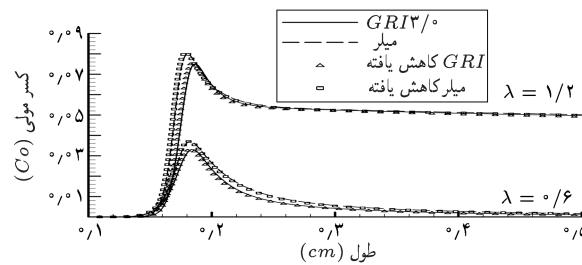
NO سریع حاصل از اکسایش گونه‌های آمین یا سیاند^۲ و اتم‌های نیتروژن است. اتم‌های نیتروژن و سیاند از رادیکال‌های هیدروکربن برمنای واکنش زیر حاصل می‌شوند:



اکسیداسیون HCN به NO شامل زنجیره‌ی $HCN \rightarrow CN \rightarrow NO$ و اکسایش N به NO است. کورا و اسموک واکنش‌های زیر را بر سرعت شعله و دمای آن، و درنتیجه بر واکنش‌های NO مؤثر دانسته‌اند. در تحقیق دیگری که توسط کلاربورگ و همکارانش انجام شده، تأثیر پذیری تولید NO از غلظت OH اثبات شده است.^[۱۳]



تمامی سازوکارهای R5 تا R15 بین دو سازوکار کامل احتراقی مورد بحث مشترک‌اند، ولی ضرایب آریبی‌سی اینها متفاوت است. درخصوص سازوکارهای سه‌جزئی که گونه‌ی سوم آن (M) باید تعریف شود نیز دو سازوکار گونه‌های شیمیابی مختلفی را در نظر گرفته‌اند. تغییرات غلظت NO برحسب کسر مولی CO در طول مشعّل مخلوط فقیر (R11 تا R13) نشان‌گذارد. سازوکار کامل می‌باشد که در شکل‌های ۶، ۷ و ۸ مشاهده می‌شود، دو سازوکار تقریباً تخمین مشابهی ازین گونه‌های شیمیابی ارائه داده‌اند، اما تفاوت محسوسی بین تخمین دو سازوکار برای دو گونه‌ی HO_2 و HCO (واکنش R2) وجود دارد. بنابراین می‌توان تنبیه گرفت که تفاوت حاصله از دو سازوکار کامل میلار و GRI3.0 ناشی از تفاوت در تعیین گونه‌های HO_2 و HCO است. در حالت مخلوط غنی ($\lambda = 1/2$) علاوه بر گونه‌ی اشاره شده، غلظت گونه‌های CH_2 و H نیز بر تفاوت غلظت به دست آمده‌ی CO در دو سازوکار احتراق مؤثر است.



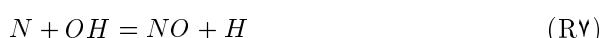
شکل ۵. تغییرات کسر مولی CO در طول محور مشعّل حاصل از سازوکارهای مورد بررسی و دو مخلوط احتراق غنی و رقیق در نسبت اختلاط‌های $\lambda = 0.6$ و $\lambda = 1/2$.

بیشترین میزان غلظت و غلظت پایه‌ی $5 - 3/4e^{-5}$ حاصل از سازوکار میلار به طور نسبی برابر $1/0.6$ به دست می‌آید. بنابراین این اختلافات به صورت نسبی مبنای قضاوت قرار گرفته‌اند.

با مراجعه به معادلات R1 تا R4 و مشاهده‌ی تغییرات هریک از گونه‌های مؤثر در غلظت CO که در شکل‌های ۶ تا ۱۰ آورده شده، می‌توان نتیجه گرفت که در حالت مخلوط فقیر ($\lambda = 0.6$) تفاوت چندانی در دو سازوکار بین گونه‌های H ، CH_2 و OH حاصل از دو سازوکار وجود ندارد. زیرا چنان‌که در شکل‌های ۶، ۷ و ۸ مشاهده می‌شود، دو سازوکار تقریباً تخمین مشابهی ازین گونه‌های شیمیابی ارائه داده‌اند، اما تفاوت محسوسی بین تخمین دو سازوکار برای دو گونه‌ی HO_2 و HCO (واکنش R2) وجود دارد. بنابراین می‌توان نتیجه گرفت که تفاوت حاصله از دو سازوکار کامل میلار و GRI3.0 ناشی از تفاوت در تعیین گونه‌های HO_2 و HCO است. در $\lambda = 1/2$ علاوه بر گونه‌ی اشاره شده، غلظت گونه‌های CH_2 و H نیز بر تفاوت غلظت به دست آمده‌ی CO در دو سازوکار احتراق مؤثر است.

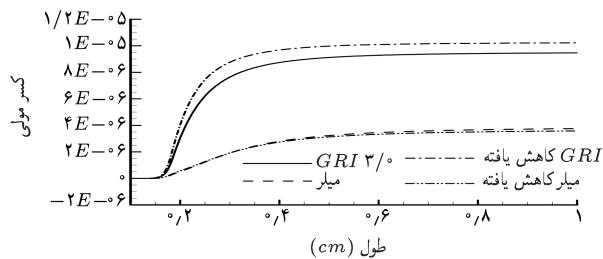
۳.۴. انتشار NO

یکی دیگر از گونه‌های شیمیابی مهم در احتراق پیش‌آمیخته، آلينده‌ی NO است. واکنش‌های تولید NO با نزد بسیار کندتری نسبت به آزادسازی انرژی احتراق انجام می‌شوند. تشکیل NO در شعله‌ی متان حاصل از سه سازوکار حرارتی، N_2O واسطه و فنی مور یا سریع است. تشکیل NO حرارتی به دلیل واکنش اتم‌های O و N است.

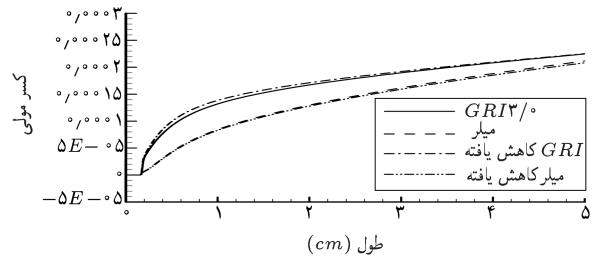


NO حرارتی که منبع اصلی NO در دمای بالاست معمولاً در دماهای بالاتر از $K 180^{\circ}$ رخ می‌دهد.

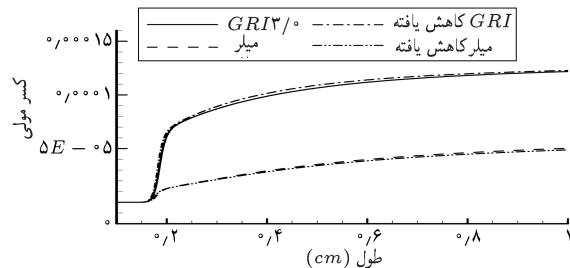
سازوکار N_2O واسطه موثرترین عامل تولید NO در سیستم‌های



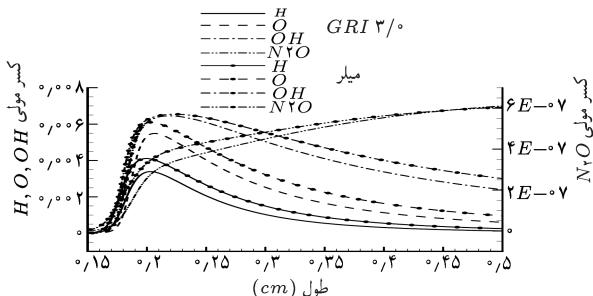
شکل ۱۱. تغییرات غلظت گونه‌ی NO در امتداد محور مشعل حاصل از سازوکارهای مورد بررسی در $\lambda = 0/6$.



شکل ۱۲. تغییرات غلظت گونه‌ی NO در امتداد محور مشعل حاصل از سازوکارهای مورد بررسی در $\lambda = 1/0$.

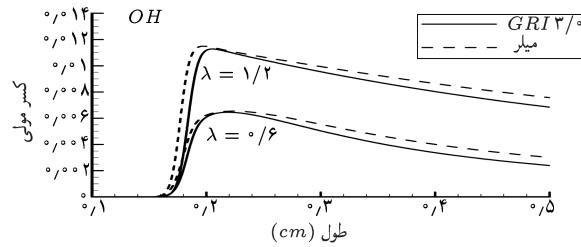


شکل ۱۳. تغییرات غلظت گونه‌ی NO در طول محور مشعل حاصل از سازوکارهای مورد بررسی در حالت $\lambda = 1/2$.

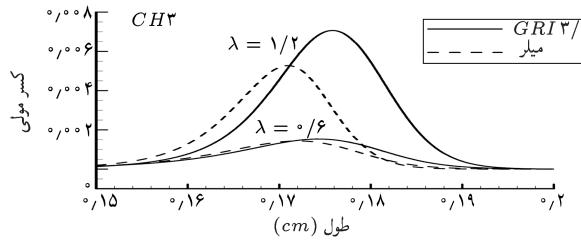


شکل ۱۴. تغییرات غلظت گونه‌های O , OH , H ، N_2O و HO_2 در دو سازدکار کامل در حالت $\lambda = 0/6$.

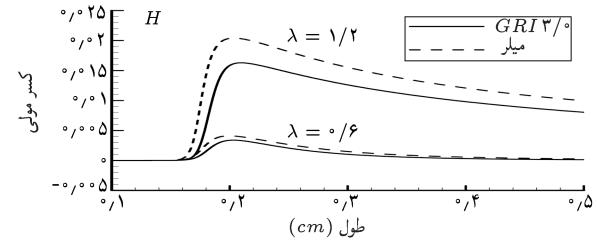
مشابه این رفتار در دو مخلوط احتراقی دیگر نیز وجود دارد. چنان‌که مشاهده می‌شود، اختلاف محسوسی بین این گونه‌های شیمیایی حاصل از دو سازوکار کامل احتراقی به چشم نمی‌خورد. این گونه‌ها در شکل‌گیری NO حرارتی و N_2O واسطه مؤثرند. بررسی سازوکار فنی مور با مقایسه‌ی دو گونه‌ی شیمیایی HCN و NO انجام شده



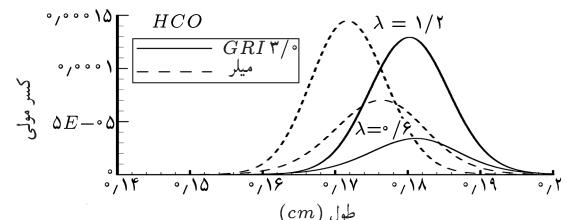
شکل ۶. تغییرات غلظت گونه‌ی OH در طول محور مشعل.



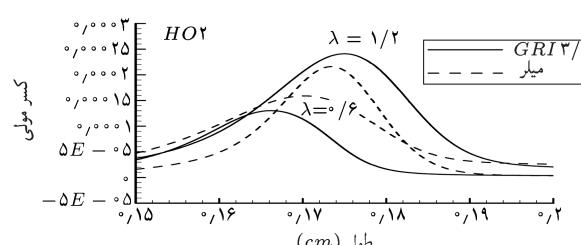
شکل ۷. تغییرات غلظت گونه‌ی CH_3 در طول محور مشعل.



شکل ۸. تغییرات غلظت گونه‌ی H در طول محور مشعل.

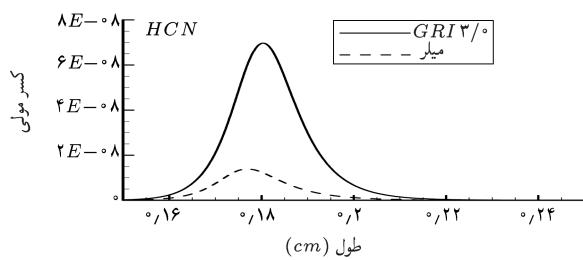


شکل ۹. تغییرات غلظت گونه‌ی HCO در طول محور مشعل.

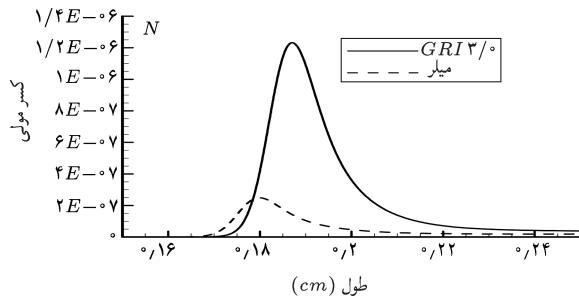


شکل ۱۰. تغییرات غلظت گونه‌ی HO_2 در طول محور مشعل.

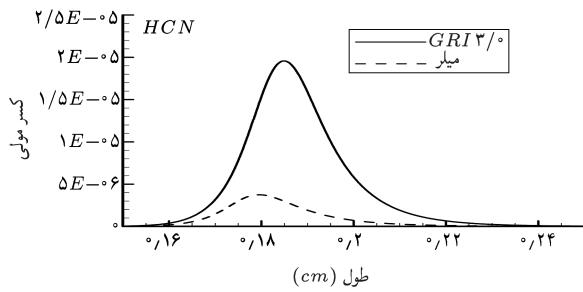
چنان‌که پیش‌تر اشاره شد، تعیین علت اختلاف در کسر مولی NO بدست آمده از دو سازوکار نیازمند بررسی دیگر گونه‌های مؤثر در سه دسته سازوکار تولید NO است. در شکل ۱۴ تغییرات چهار گونه‌ی O , OH , H و N_2O برای مخلوط فقیر آورده شده است.



شکل ۱۸. تغییرات کسر مولی HCN در در $\lambda = 100^\circ$.



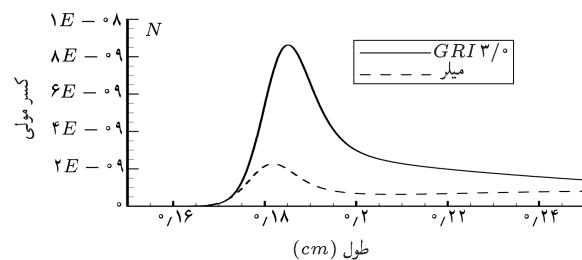
شکل ۱۹. تغییرات کسر مولی N در در $\lambda = 60^\circ$.



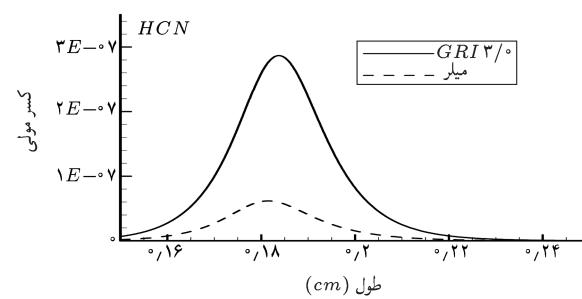
شکل ۲۰. تغییرات کسر مولی HCN در در $\lambda = 120^\circ$.

متخلخل را برای نسبت اختلاط‌های مختلف نشان می‌دهد. چنان‌که مشاهده می‌شود، نتایج با مقادیر تجربی به خوبی مطابقت دارند و از بین دو سازوکار کامل احترافي، سازوکار GRI3.0 از دقیق‌تری برخوردار است. اختلافی که بین سازوکارهای کاهش‌یافته و سازوکارهای کامل مشاهده می‌شود به دلیل استفاده از شبکه‌ی محاسباتی با تعداد نقاط بیشتر در سازوکارهای کاهش‌یافته است. قابل ذکر است که شکل ۲۱ با استفاده از 350° نقطه‌ی محاسباتی برای سازوکارهای کامل و 100° نقطه‌ی برای سازوکارهای کاهش‌یافته به دست آمده است.

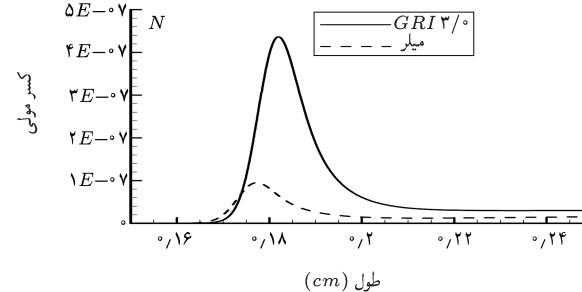
بزرگ‌ترین عامل در کاهش تعداد نقاط شبکه‌ی محاسباتی سازوکارهای کامل، حجم محاسبات و درنتیجه زمان لازم برای هم‌گرایی است. از این‌رو با اطمینان می‌توان گفت که استفاده از سازوکارهای کاهش‌یافته از لحاظ هزینه‌ی محاسبات مقرن به صرفه‌تر از سازوکارهای کامل است. در مدل سازی شعله‌آزاد به دلیل نیاز به تعداد شبکه‌ی محاسباتی کمتر، این موضوع در حالت یک‌بعدی قابل توجه نیست. طبق مقایسه‌ی انجام شده، تعداد سلول‌های مورد نیاز برای رسیدن به جواب مستقل از



شکل ۱۵. تغییرات کسر مولی N در در $\lambda = 60^\circ$.



شکل ۱۶. تغییرات کسر مولی HCN در در $\lambda = 100^\circ$.



شکل ۱۷. تغییرات کسر مولی N در در $\lambda = 100^\circ$.

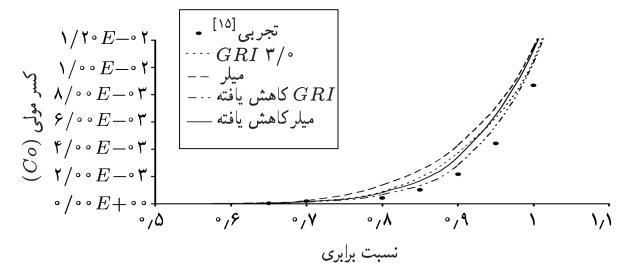
است. شکل‌های ۱۵ تا ۲۰ بیان‌گر کسر مولی حاصل از دو سازوکار کامل مورد بحث برای گونه‌های شیمیایی HCN و N در مخلوط راقیق، استوکیومتریک و غنی است.

چنان‌که در شکل‌های ۱۵ تا ۲۰ مشاهده می‌شود تفاوت قابل توجهی بین گونه‌های N و HCN حاصل از دو سازوکار وجود دارد. این تفاوت بیان‌گر اختلاف دو سازوکار در تخمین NO فنی مور است. از مقایسه‌ی مقادیر به دست آمده از دو سازوکار با نتایج تجربی می‌توان صحبت هریک از آنها را بررسی کرد.

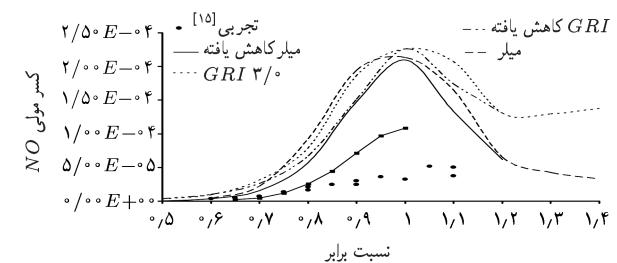
۴.۴. مقایسه با نتایج تجربی

مقایسه‌ی نتایج مدل‌سازی عددی با نتایج تجربی برای گونه‌های CO و NO بیان‌گر دقیق‌تر هریک از سازوکارهای مورد بررسی است. در شکل ۲۱ نتایج حاصل از حل عددی سازوکارهای مختلف احترافي مورد نظر با مقادیر تجربی به دست آمده از تحقیقات موجود^[۱۵] نشان داده شده‌اند. شکل ۲۱ مقدار کسر مولی منوکسیدکربن در مقطع خروجی مشعل

سازوکار زلدوویچ توسعه‌یافته به دلیل اینکه فقط NO حرارتی را در نظر می‌گیرد تخمین کمتری را نشان داده است. بررسی استفاده از سازوکارهای مختلف NO در تحقیق دیگری که به صورت عددی و آزمایشگاهی انجام شده، ارائه شده است.^[۱۶] با توجه به تحقیقات انجام‌گرفته نتیجه گرفتن این موضوع که سازوکارهای میلر و GRI3.0 در مقایسه با سازوکار زلدوویچ برای تخمین اکسید نیتروژن ناتوان تند، صحیح نیست زیرا در این مدل‌سازی برخی کمیت‌های ترموفیزیکی، مانند خصوصیات تشعشعی بستر متخلخل، ضریب انتقال حرارت حجمی، و ضریب انتقال حرارت هدایت دارای تقریبی هستند که هریک در محاسبات خطابی را وارد می‌کنند. به عنوان مثال افزایش ضریب انتقال حرارت جایه‌جایی باعث افزایش نرخ انتقال حرارت به ناحیه‌ی پیش‌گرمایش می‌شود و در نتیجه سرعت اشتعال افزایش می‌یابد. افزایش سرعت اشتعال باعث کاهش مقدار تولید اکسیدهای نیتروژن می‌شود.^[۱۷] بنابراین نمی‌توان این نتیجه‌گیری را با وجود خطاهای مختلف در کمیت‌های ترموفیزیکی و در نتیجه تغییر پروفیل دمایی، خصوصاً در ناحیه‌ی احتراق، و اثر آن بر تولید اکسیدهای نیتروژن صحیح دانست.



شکل ۲۱. مقایسه‌ی منوکسیدکربن در مقطع خروجی مشعل، حاصل از سازوکارهای مختلف احتراق با نتایج تجربی.



شکل ۲۲. مقایسه‌ی اکسید نیتروژن در مقطع خروجی مشعل حاصل از سازوکارهای مختلف احتراق با نتایج تجربی.

شبکه‌ی محاسباتی برای شعله آزاد (با استفاده از سازوکار GRI-3.0) در حدود 10° نقطه است؛ در حالی که در شعله درون محیط متخلخل این تعداد نقاط با توجه به سازوکار انتخابی بین 80° تا 100° نقطه است. در شکل ۲۲ تغییرات کسر مولی NO با نسبت اخلاط در مقطع خروجی مشعل برای سازوکارهای مختلف سینتیکی مورد مقایسه قرار گرفته است. در این شکل همچنین نتایج تجربی و محاسبات انجام شده توسط هسو و ماتیو^[۱] نشان داده شده است. همان‌طور که مشاهده می‌شود، نتایج تجربی و نتایج حاصل از مدل سازی عددی تقاضوت آشکاری دارند. پیش‌تر اشاره شد که جواب سازوکارهای کامل احتراقی به دلیل تعداد نقاط شبکه‌ی محاسباتی کمتر اندکی با سازوکارهای کاهش‌یافته مربوطه متفاوت است. با افزایش تعداد نقاط شبکه‌ی محاسباتی، جواب حاصل از سازوکارهای کامل و کاهش‌یافته مربوطه به یکدیگر نزدیک می‌شوند. برای اثبات این موضوع در حالت احتراق استوکیومتریک تعداد نقاط شبکه‌ی محاسباتی سازوکارهای کامل تا حدود 88° نقطه به صورت شبکه‌ی تطبیق‌یافته افزایش یافته است؛ و چنان که در شکل‌های ۲۱ و ۲۲ مشاهده می‌شود جواب سازوکارهای کامل و سازوکارهای کاهش‌یافته یکسان شده‌اند. در تحقیق انجام شده توسط هسو و ماتیو، از سازوکار پیشنهادی محققین در سال ۱۹۸۵ که دارای ۵۸ واکنش و ۱۷ گونه‌ی شیمیابی بود، استفاده شده است. از آنجا که در این سازوکار احتراقی، واکنش‌های نیتروژن موجود نبوده است لذا در مدل سازی مشعل متخلخل از سازوکار فوق، با اضافه کردن سازوکار زلدوویچ توسعه‌یافته استفاده کردند. در شکل ۲۲ دیده می‌شود که

۵.۴. سرعت اشتعال

یکی از پارامترهای مؤثر در عملکرد مشعل متخلخل سرعت سوزش^۳ است؛ و آن عبارت است از سرعت ورود مخلوط اولیه به ماتریس متخلخل بدون آن که دمای اولیه‌ی آن افزایش یابد. در شکل ۲۳ سرعت اشتعال در مشعل متخلخل مورد تحقیق برای نسبت اختلاط‌های مختلف نشان داده شده است. مقایسه‌ی سرعت سوزش حاصل از سازوکارهای مختلف سینتیکی حاکی از مطابقت خوب آنها، با استثنای ناحیه احتراق غنی، است. در ناحیه‌ی احتراق غنی سرعت سوزش سازوکار میلر پیشتر از سازوکار GRI3.0 است. علت این اختلاف را می‌توان در تفاوت پروفیل دما در دو سازوکار در حالت اختلاط غنی دانست (شکل ۴). سرعت سوزش محاسبات انجام شده توسط هسو، که قبلاً به آن اشاره شد، کمتر از چیزی است که در این تحقیق بدست آمده است. علت در این موضوع را می‌توان تفاوت در مدل سازی مسئله دانست. (تفاوت در مدل سازی به دلیل سرعت مؤثر متفاوت در فاز گاز و همچنین شرایط مرزی مختلف است).

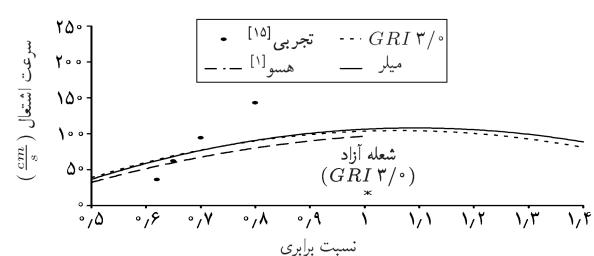
نکته‌ی قابل توجه در این شبیه‌سازی‌ها، اختلاف مشهود بین نتایج عددی و نتایج آزمایشگاهی است. از جمله عوامل این عدم تطابق، می‌توان به عدم قطعیت در خواص ترموفیزیکی و ضرایب انتقال حرارت حجمی بین فاز جامد و گاز اشاره کرد. به عنوان مثال در تحقیق حاضر از ضریب انتقال حرارت حجمی ثابت استفاده شده است در حالی که در عمل این ضریب با تغییر سرعت و دمای محلی گاز تغییر می‌کند.

آزاد آرام پیش‌مخلوط است، لزوم استفاده از سازوکارهای کاهش‌یافته را آشکار می‌سازد.

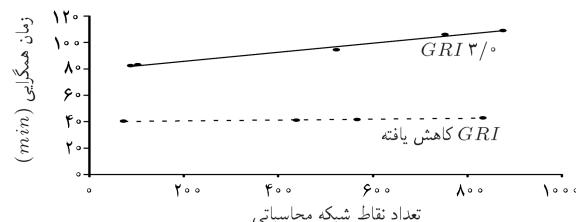
۵. نتیجه‌گیری

نتایج شبیه‌سازی عددی از نظر پیش‌بینی عملکرد و تولید آلاینده‌های مشعل متخلخل، حاکی از مطابقت خوب میان سازوکارهای کاهش‌یافته و سازوکارهای اصلی مربوطه است. این تطابق با توجه به حجم کم محاسبات سازوکارهای کاهش‌یافته استفاده از آنها را در مدل‌سازی مشعل متخلخل مشخص می‌کند. درخصوص پروفیل دما تقریباً تمامی سازوکارها تقریب یکسانی به دست داده‌اند. برای پروفیل غلظت CO در امتداد محور مشعل، تفاوت اندکی بین دو سازوکار کامل احتراقی وجود دارد که علت آن ناشی از تفاوت تخمین غلظت گونه‌های HO_2 و HCO است.

همچنین در مخلوط غنی علاوه بر دو گونه‌ی شیمیایی مذکور، گونه‌های شیمیایی H و CH_2 نیز، که بر غلظت CO مؤثرند، دارای تخمین‌های متفاوتی بوده‌اند. میزان کسر مولی CO حاصل از دو سازوکار کامل احتراقی با افزایش فاصله از ناحیه‌ی احتراق به سمت یک مقدار مشخص میل می‌کند. نتایج تجربی مقدار آلاینده‌ی CO را فقط در ناحیه‌ی خروجی مشعل مشخص کرده‌اند که از این رو نمی‌توان بحثی برروی صحبت تخمین CO حاصل از دو سازوکار در طول مشعل کرد. درخصوص آلاینده‌ی NO ، تفاوت محسوسی بین تخمین دو سازوکار مشاهده شده است که علت آن ممکن است تفاوت در تخمین NO فنی مور باشد. از آنجا که این اختلاف در تعیین NO تا انتهای مشعل ادامه‌می‌یابد، مقایسه‌ی آن با نتایج تجربی دقت بیشتری را برای سازوکار احتراقی میلر نشان می‌دهند. مقایسه‌ی سرعت اشتغال به دست آمده توسط دو سازوکار تفاوت محسوسی را با نتایج تجربی نشان می‌دهد که دلیل آن را می‌توان در عدم قطعیت خواص انتقال حرارت ماده‌ی متخلخل دانست. دو سازوکار کامل احتراقی تخمین یکسانی از سرعت اشتغال در ناحیه‌ی احتراق رقیق نشان می‌دهند در حالی که در ناحیه‌ی احتراق غنی، سرعت اشتغال سازوکار میلر بیشتر از سازوکار GRI3.0 به دست آمده است.



شکل ۲۳. مقایسه‌ی سرعت اشتغال حاصل از سازوکارهای مختلف احتراق و نتایج تجربی.



شکل ۲۴. مقایسه‌ی سرعت هم‌گرایی سازوکار کامل GRI3.0 با سازوکار کاهش‌یافته آن در حالت احتراق استوکیومتریک در مشعل متخلخل.

۶. بررسی هزینه محاسبات

یکی از موضوعات مهم در شبیه‌سازی رایانه‌یی «هزینه‌ی انجام محاسبات» است. از راهکارهای موثر برای کاهش هزینه‌ی محاسبات استفاده از سازوکارهای کاهش‌یافته است. چنان‌که مشاهده شد با استفاده از سازوکارهای کاهش‌یافته، و با توجه به محدوده‌ی کاربرد آنها، می‌توان به همان نتایج به دست آمده از سازوکارهای کامل احتراقی دست یافت. در شکل ۲۴ سرعت هم‌گرایی یکی از این سازوکارهای کاهش‌یافته با سازوکار کامل اصلی مربوطه مقایسه شده است. چنان‌که مشاهده می‌شود با افزایش تعداد شبکه‌ی محاسباتی زمان هم‌گرایی سازوکار کامل به صورت تقریباً خطی افزایش یافته است. سازوکار کاهش‌یافته علاوه بر داشتن زمان هم‌گرایی کمتر، رفتاری مستقل از تعداد نقاط شبکه شbekه‌ی محاسباتی بدون تغییر باقی مانده است.

توجه به این نکته که در مدل‌سازی مشعل متخلخل تعداد نقاط شبکه‌ی محاسباتی مورد نیاز برای رسیدن به جوابی مستقل از تعداد نقاط شبکه، بسیار بیشتر از تعداد نقاط مورد نیاز برای مدل‌سازی شعله

پانوشت

1. computational singular perturbation method
2. cyano
3. burning velocity

منابع

1. Hsu, P.F. and Matthews, R.D. "The necessity of using detailed kinetics in models for premixed combustion within porous media", *Combustion*

- and Flame*, **93**, pp. 457- 466 (1993).
2. Zhou, X.Y. and Pereira, J.C. "Comparison of four combustion models for simulating the premixed combustion in inert porous media", *Fire and Materials*, **22**, pp. 187-197, (1998).
 3. Diamantis, D.J., Mastorakos, E. and Goussis, D.A. "Simulation of premixed combustion in porous media", *Comb. Theory & modeling*, **6**, pp. 383-411 (2002).
 4. Howell, J., Hall, M. and Ellzey, L. "Combustion of hydrocarbon fuel within porous inert media", *Prog. Energy Combustion Sci.*, **22**, pp. 121-145 (1996).
 5. Kee, R., Grcar, J., Smooke, M. and Miller, J. "A FORTRAN program for modeling steady laminar one dimensional premixed flames" Technical Report SAND85-8240, Sandia National Laboratories (1985).
 6. Leonardi, S.A., Viskanta, R. and Gore, J.P. "Analytical and experimental study of combustion and heat transfer in submerged flame metal fiber burner / heater", *J. Heat Transfer*, **125**, pp. 118-125 (2003).
 7. Modest, M.F. "Radiative heat transfer", New York: McGraw-Hill (1993).
 8. Miller, J.A. and Bowman, C.T. "Mechanism and modeling of nitrogen chemistry in combustion", *Prog. Energy Combust. Sci.*, **15**, pp. 287-338 (1989).
 9. http://www.me.berkeley.edu/gri_mech/.
 10. SUNG, C.J., LAW, C.K. and CHEN, J.Y. "Augmented reduced mechanisms for NO emission in methane oxidation", *Combustion and Flame*, **125**, pp. 906-919 (2001).
 11. Homma, R. and Chen, J.Y. "Reduced mechanisms for prediction of NO₂ formation in methane-air combustion", ASPACC (1999).
 12. Cannon, S.M., Brewster, B.S. and Smoot, L.D. "Stochastic modeling of CO and NO in premixed methane combustion", *Combustion and Flame*, **113**, pp. 135-146 (1998).
 13. Correa, S.M. and Smooke, M.D. "NO_x in parametrically varied methane flames", 23th Symposium (International) In Combustion, The Combustion Institute, pp. 289-295, (1990).
 14. Glarborg, B., Lilleheie, N.I., Byggstoyl, S., Magnussen, B.F., Kilpinen, P. and Hupa, M. "A reduced mechanism for nitrogen chemistry in methane combustion", 24th Symposium (International) In Combustion, The Combustion Institute, pp. 889-898, (1992).
 15. Chaffin, C., Koenig, M., Koeroghlian, M., Matthews, R., Hall, M., Nichols, S., and Lim, I. "Experimental investigation of premixed combustion within highly porous media", *Proceeding of the ASME/JSME Thermal Engineering Joint Conference*, **4**, pp. 219-224 (1991).
 16. Bouma, P.H., Eggels, R.L.G.M., de Goey, L.P.H., Nieuwenhuizen, J.K. and van der Drift, A. "A numerical and experimental study of the NO emission of ceramic foam surface burners", *Combust. Sci. and Tech.* pp. 108, 193-203 (1995).
 ۱۷. خسروی‌الحسینی، مصطفی؛ معرفت، مهدی. و مظاہری، کیومرث. «مقایسه عددی فرایند احتراق در محیط متخلخل با شعله آزاد پیش‌آمیخته آرام»، نشریه‌ی پژوهشی مهندسی مکانیک ایران، **۸**، صص. ۸۹-۷۳. (۱۳۸۵).
 ۱۸. خسروی‌الحسینی، مصطفی؛ معرفت، مهدی. و مظاہری، کیومرث. «بررسی اثر مدل‌های ضرایب انتقال حرارت بر شبیه‌سازی عملکرد مشعل متخلخل»، نشریه‌ی علمی - پژوهشی مدرس، زیر چاپ.