# بررسی عملکرد مدل ریزشعله در شبیهسازی خاموشی شعلههای نیمه پیشمخلوط

فاخته تقی شکر گذار <sup>۱</sup>، محمدمهدی صالحی<sup>۴</sup>\*

fakhtehshokrgozar@gmail.com ا- دانشجوی کارشناسی، مهندسی هوافضا، دانشگاه صنعتی شریف، تهران، mmsalehi@sharif.edu ۲- استادیار، دانشکده مهندسی هوافضا، دانشگاه صنعتی شریف، تهران، ۲

\* نویسنده مخاطب

### چکیدہ

هدف از این این پژوهش بررسی کارایی مدل ریزشعله آرام در شبیهسازی شعلههای آشفته نیمهپیش مخلوط و خاموشی آنهاست. هندسه مورد نظر، یک مشعل جت آشفته پیلوتدار است که مقدار پیش مخلوط بودن شعله را میتوان با کنترل کردن مقدار پس روی مجرای ورودی سوخت در داخل مجرای ورودی هوا کنترل کرد. این پیکربندی امکان بررسی پایداری شعلههای پیش مخلوط، غیرپیش مخلوط و طیف وسیعی از شعلههای نیمهپیش مخلوط را فراهم میکند. در این پژوهش با کمک روش خمینه ریزشعله در چهارچوب روش رینولدز -متوسط به شبیه سازی این شعلهی آشفته در مقادیر مختلف پس روی و با شرایط اولیه مختلف پرداخته و از نتایج برای آسفنده شده است. با مقایسه نتایج این پژوهش با مقادیر تجربی میتوان مشاهده کرد استفاده شده است. با مقایسه نتایج این پژوهش با مقادیر تجربی میتوان مشاهده کرد جریان با دقت بالا را دارد، اما محدودهی پایداری شعله را کمتر از مقدار واقعی و خاموشی را در سرعتهای نسبی کمتری تخمین میزند.

**کلمات کلیدی**: روش خمینه ریزشعله، شعله نیمه پیش مخلوط، شعلهی جت آشفته پیلوتدار ، پایداری شعله آشفته، شبیهسازی احتراق

#### مقدمه

با توجه به اهمیت احتراق در صنایع مختلف اعم از حمل و نقل، انرژی، نفت و گاز و ... و ضرورت حرکت به سمت حفظ محیطزیست، شبیه سازی عددی احتراق در مقابل آزمایش تجربی، باعث صرفه جویی در هزینه ی طراحی سامانه های مختلف احتراقی می شود. شعله ها با توجه به میزان اختلاط سوخت و اکسید به سه دسته پیش مخلوط، غیر پیش مخلوط و نیمه پیش مخلوط تقسیم بندی می شوند. در شعله های پیش مخلوط سوخت و اکسید قبل از احتراق کاملا مخلوط می شوند. در شعله های غیر پیش مخلوط سوخت و اکسید از دو مجرای مختلف وارد محفظه احتراق شده و در حین معلوط شدن واکنش می دهند. شعله های نیمه پیش مخلوط طیف وسیعی از شعله های بین پیش مخلوط و غیر پیش مخلوط را شامل می شوند که در آنها سوخت و اکسید قبل از واکنش تا حدودی مخلوط شده اند [۱]. شعله های پیش مخلوط و غیر پیش مخلوط را شامل می شوند که در آنها موخت و اکسید قبل از واکنش تا حدودی مخلوط شده اند [۱]. شعله های موخت و اکسید قبل از واکنش تا حدودی مخلوط شده اند [۱]. شعله های موخت و اکسید قبل از واکنش تا حدودی مخلوط شده اند [۱]. شعله های موخت و اکسید قبل از واکنش تا حدودی مخلوط شده اند [۱]. شعله های موخت و اکسید قبل از واکنش تا حدودی مخلوط شده اند [۱]. شعله های موخت و اکسید قبل از واکنش تا حدودی مخلوط شده اند [۱]. شعله های موخت و اکسید قبل از واکنش تا حدودی مخلوط شده اند [۱]. شعله های پیش مخلوط و غیر پیش مخلوط و شعیه ایه صورت نیمه پیش مخلوط تمکیل

شبیه سازی احتراق آشفته با پیچیدگیهای زیادی همراه است که منجر به ابداع روشهای مختلف شبیه سازی در تلاش برای ساده سازی معادلات حاکم بر این پدیده شده است. برای بهره گیری از این روشها و طراحی بر اساس آنها، لازم است کاربرد، عملکرد و دقت آنها در محیطهای مختلف بررسی شود چرا که ساده سازی این معادلات به بهای نادیده گرفتن پدیده هایی است که ممکن است در یک مورد خاص، بسیار پراهمیت واقع شوند [۲].

<sup>1</sup> Laminar flamelet

<sup>4</sup> Mixture Fraction

مدل ریزشعله آرام<sup>۱</sup>، روشی بهینه از لحاظ حجم محاسباتی است که این مزیت به دلیل پیشفرض آرام بودن محلی شعله در این روش است. در این روش یک میدان جریان آشفته با تجمع تعدادی از شعلههای آرام یک بعدی – که اصطلاحاً *ریزشعله* نامیده میشوند – شبیه سازی می شود. مدل ریزشعله آرام بر اساس جداسازی معادلات انتقال از سینتیک دقیق شیمیایی است. و محاسبات لازم برای بدست آوردن شعلههای آرام یک بعدی با استفاده از از دما، غلظت گونههای مختلف و غیره بر حسب پارامتری به نام کسر مخلوط از دما، غلظت گونههای مختلف و غیره بر حسب پارامتری به نام کسر مخلوط در یک جدول<sup>۲</sup> ذخیره می شوند. برای حل میدان جریان واکنشی در یک شعله آرام با استفاده از این روش دو معادله انتقال برای متغیر پیشرفت واکنش<sup>۳</sup> و کسرمخلوط<sup>۴</sup> حل می شود و خصوصیات ترمو-شیمیایی از جدول بازیابی می شوند. در شعلههای آشفته، جهت تخمین احتمال وقوع ریزشعلههای مختلف در یک نقطه از میدان و استفاده از این جدول نیازمند

مدلهای احتراقی مختلفی بر مبنای فرض ریزشعله آرام گسترش یافتهاند و از معروفترین این روشها میتوان به روش خمینه تولیدی ریزشعله<sup>۵</sup> اشاره کرد. این روش برپایهی برقراری پلی بین روش سینتیک کاهشیافته<sup>6</sup> و مدل ریزشعلهی خطی است که قبلا دو روش مستقل از هم شناخته میشدند [۴-۲]. این روش ابتدا برای شبیهسازی شعلههای پیش مخلوط مورداستفاده قرار گرفت [۷-۵] و در ادامه برای شعلههای غیرپیش مخلوط و نیمه پیش مخلوط نیز با موفقیت به کار گرفته شد [۳۰–۸].

در این پژوهش دقت روش خمینه تولیدی ریزشعله با بهره گیری از معادلات رینودلز-متوسط<sup>۷</sup> در پیکربندی مشعل دانشگاه سیدنی [۱۵٫۱۴] مورد مطالعه قرار می گیرد. این مشعل از سه لوله هم محور که به ترتیب برای سوخت، اکسید و پایلوت مورد استفاده قرار می گیرند، تشکیل شدهاست. ویژگی اصلی این مشعل امکان پسروی<sup>۸</sup> لولهی جت سوخت داخل لولهی جت هوا از ۲ تا ۳۰۰ میلیمتر است که امکان بررسی محدودهی وسیعی از (پسروی ۰ میلیمتر)، شعله کاملا غیرپیش مخلوط است و در صورت پسروی بیش از ۳۰۰ میلیمتری، شعلهای تقریبا پیش مخلوط تشکیل میشود. آزمایشات تجربی نشاندهندهی این است که پایداری شعله تابعی از مقدار پسروی یا مقدار همگونی مخلوط در ورودی محفظه است.

تحقیقات زیادی برای بررسی عملکرد روشهای مختلف شبیه سازی در پیش بینی رفتار شعله های این مشعل در سال های اخیر انجام شده است [۱۶–۲۲]. در این پژوهش ها عمدتاً یا از مدل شبیه سازی گردابه های بزرگ<sup>۴</sup> [۱۰–۲۲] و یا از مدل های احتراقی پیشرفته ای نظیر تابع توزیع احتمال انتقال یافته ۱۰ [۲۲] استفاده شده است. هزینه محاسباتی هر یک از این

<sup>&</sup>lt;sup>2</sup> Look-up table

<sup>&</sup>lt;sup>3</sup> Progress variable transport equation

<sup>&</sup>lt;sup>5</sup> Flamelet Generated Manifold (FGM)

<sup>&</sup>lt;sup>6</sup> Reduced chemistry

<sup>7</sup> Reynolds-Averaged

<sup>&</sup>lt;sup>8</sup> Recess

<sup>&</sup>lt;sup>9</sup> Large Eddy Simulation (LES)

<sup>&</sup>lt;sup>10</sup> Transported PDF Model

#### FCCI-2022-0065

روشها بسیار بالاست و در نتیجه قابلیت استفاده از آنها در بهینهسازی احتراق مشعلها را محدود می کند. هدف از این پژوهش بررسی دقت روش خمینه تولید ریزشعله در کنار یک مدل ساده رینولدز-متوسط برای شبیهسازی آشفتگی، به منظور پیشبینی محدوده پایداری طیف وسیعی از شعلهها از غیرپیشمخلوط تا کاملا پیشمخلوط است. در این مقاله ابتدا تئوری روش خمینه ریزشعله و معادلات حاکم بر میدان جریان تشریح می شود. سپس نتایج شبیه سازی ها با نتایج تجربی مقایسه شده و مورد بحث، بررسی و نتیجهگیری قرار میگیرد.

# تئوری و معادلات حاکم

در این پژوهه  $k - \varepsilon$  مدل روش علاوه ممنتوم و معادله انرژی- برای محاسبه تخمینی از تنسور تنش رینولدز، دو معادلهی انتقال برای انرژی جنبشی آشفتگی و نرخ هدررفت آن ٔ حل مىشود:

$$\frac{\partial}{\partial t} \left( \bar{\rho} \tilde{k} \right) + \frac{\partial}{\partial x_j} \left( \bar{\rho} \tilde{u}_j \tilde{k} \right) \qquad (1)$$

$$= \frac{\partial}{\partial x_j} \left( \frac{\mu_t}{\sigma_k} \frac{\partial \tilde{k}}{\partial x_j} \right) - \bar{\rho} u_t^{\prime \prime} u_j^{\prime \prime} \frac{\partial \tilde{u}_i}{\partial x_j} \\
- \bar{\rho} \tilde{\varepsilon}$$

$$\frac{\partial}{\partial t}(\bar{\rho}\tilde{\varepsilon}) + \frac{\partial}{\partial x_j}(\bar{\rho}\tilde{u}_j\tilde{\varepsilon})$$

$$= \frac{\partial}{\partial x_j}\left(\frac{\mu_t}{\sigma_{\varepsilon}}\frac{\partial\tilde{\varepsilon}}{\partial x_j}\right)$$

$$+ C_{\varepsilon 1}\frac{\tilde{\varepsilon}}{\tilde{k}}\bar{\rho}\tilde{u}_l''\tilde{u}_J''\frac{\partial\tilde{u}_l}{\partial x_j} - C_{\varepsilon 2}\bar{\rho}\frac{\tilde{\varepsilon}^2}{\tilde{k}}$$
(7)

$$\mu_t = \frac{C_\mu \bar{\rho} \tilde{k}^2}{\tilde{\varepsilon}} \tag{(7)}$$

در روش خمین آشفتگی، چهار کسر مخلوط ػٓ

$$\frac{\partial \left(\rho \tilde{Y}_{c}\right)}{\partial t} + \vec{\nabla} \cdot \left(\rho \vec{v} \tilde{Y}_{c}\right) = \vec{\nabla} \cdot \left(\left(\frac{k}{C_{p}} + \frac{\mu_{t}}{Sc_{t}}\right) \vec{\nabla} \tilde{Y}_{c}\right) + \bar{S}_{Y_{c}}$$
<sup>(†)</sup>

$$\frac{\partial \left(\rho \widetilde{Y_{c}^{\prime\prime\prime2}}\right)}{\partial t} + \vec{\nabla} \cdot \left(\rho \vec{v} \ \widetilde{Y_{c}^{\prime\prime\prime2}}\right) \qquad (\Delta)$$

$$= \vec{\nabla} \cdot \left(\left(\frac{k}{C_{p}} + \frac{\mu_{t}}{Sc_{t}}\right) \vec{\nabla} \widetilde{Y_{c}^{\prime\prime\prime2}}\right)$$

$$+ 2 \frac{\mu_{t}}{Sc_{t}} \left|\vec{\nabla} \widetilde{Y_{c}}\right|^{2} - \frac{\rho c_{\varphi}}{\tau_{\text{turb}}} \widetilde{Y_{c}^{\prime\prime\prime2}}$$

$$\frac{\partial(\rho\tilde{\zeta})}{\partial t} + \nabla \cdot \left(\rho \vec{v}\tilde{\zeta}\right) = \nabla \cdot \left(\left(\frac{k}{C_p} + \frac{\mu_t}{Sc_t}\right)\nabla \tilde{\zeta}\right)$$
<sup>(§)</sup>

$$\frac{\partial}{\partial t} \left( \bar{\rho} \tilde{k} \right) + \frac{\partial}{\partial x_j} \left( \bar{\rho} \tilde{u}_j \tilde{k} \right)$$

$$= \frac{\partial}{\partial x_j} \left( \frac{\mu_t}{\sigma_k} \frac{\partial \tilde{k}}{\partial x_j} \right) - \bar{\rho} \widetilde{u_l' u_j''} \frac{\partial \tilde{u}_l}{\partial x_j}$$

$$= \bar{\rho} \tilde{\rho}$$
(1)

$$\frac{\partial \left(\rho \widetilde{Y_{c}^{\prime\prime 2}}\right)}{\partial t} + \vec{\nabla} \cdot \left(\rho \vec{v} \, \widetilde{Y_{c}^{\prime\prime 2}}\right) \qquad (\Delta)$$

$$= \vec{\nabla} \cdot \left(\left(\frac{k}{C_{p}} + \frac{\mu_{t}}{Sc_{t}}\right) \vec{\nabla} \widetilde{Y_{c}^{\prime\prime 2}}\right)$$

$$+ 2 \frac{\mu_{t}}{|\vec{\nabla} \widetilde{Y}|^{2}} - \frac{\rho c_{\varphi}}{V^{\prime\prime 2}} \widetilde{Y_{c}^{\prime\prime 2}}$$

$$\frac{\partial(\rho\tilde{\zeta})}{\partial t} + \nabla \cdot \left(\rho \vec{v}\tilde{\zeta}\right) = \nabla \cdot \left(\left(\frac{k}{C_p} + \frac{\mu_t}{Sc_t}\right)\nabla \tilde{\zeta}\right)$$
<sup>(F)</sup>

 $\frac{\partial \left(\rho \widetilde{\zeta^{"2}}\right)}{\partial t} + \nabla \cdot \left(\rho \vec{v} \widetilde{\zeta^{"2}}\right)$ (Y)  $= \nabla \cdot \left( \left( \frac{k}{C_p} + \frac{\mu_t}{Sc_t} \right) \nabla \widetilde{\zeta}^{\widetilde{\mathbf{u}}_2} \right) \\ + 2 \frac{\mu_t}{Sc_t} \left| \nabla \widetilde{\zeta} \right|^2 - \frac{\rho c_{\varphi}}{\tau_{\text{turb}}} \widetilde{\zeta}^{\widetilde{\mathbf{u}}_2}$ 

که k رسانایی گرمایی مخلوط و  $c_p$  ظرفیت گرمایی مخصوص مخلوط است. همچنین در معادلات ۵ و ۷،  $C \varphi$  ثابت و برابر با ۲ است.

مقادیر جملات منبع معادلات ۶ و ۷ و همچنین مقدار متوسط گونههای مختلف با انتگرال گیری از جداول خمینه تولیدی ریز شعله به کمک یک تابع توزيع احتمال قابل محاسبه است. جداول مربوطه از حل معادلات يک شعله آرام یک بعدی بدست میآید.

احتمال مطابق معادلهی ۸ قابل محاسبه است و معادلهی ۹ نرخ هدر رفت را محاسبه می کند.

$$\overline{c''\dot{\omega}_c} = \int_0^1 (c^* - \tilde{c})\dot{\omega}_c^{FGM}(c^*)P(c^*)dc^* \tag{A}$$

$$\epsilon_c = \left( C_D \frac{\tilde{\varepsilon}}{\tilde{k}} \right) \tilde{c}^{\prime\prime}{}^2 \tag{9}$$

معادلات فوق با استفاده از مکانیزم GRI-Mech 3 برای محاسبه نرخ توليد گونهها حل میشوند.

معادلات یکبعدی شعلهی پیش مخلوط آدیاباتیک را می توان با کمک معادلات ۱۰ و ۱۱ از فضای فیزیکی به فضای پیشرفت واکنش انتقال داد.

$$\rho \frac{\partial Y_k}{\partial t} + \frac{\partial Y_k}{\partial c} \dot{\omega}_c = \rho \chi_c \frac{\partial^2 Y_k}{\partial c^2} + \dot{\omega}_k \tag{(1.)}$$

$$\rho \frac{\partial T}{\partial t} + \frac{\partial T}{\partial c} \dot{\omega}_{c} = \rho \chi_{c} \frac{\partial^{2} T}{\partial c^{2}} - \frac{1}{c_{p}} \sum_{k} h_{k} \dot{\omega}_{k} + \frac{\rho \chi_{c}}{c_{p}} \left( \frac{\partial c_{p}}{\partial c} + \sum_{k} c_{p,k} \frac{\partial Y_{k}}{\partial c} \right) \frac{\partial T}{\partial c}$$

$$(11)$$

در معادلات فوق *۲*k، نشان دهنده ی *k*مین کسرجرمی گونه ها، *T*، دما، hoچگالی سیال، t، زمان، k، نُمین نرخ واکنش جرمی گونهها، h، آنتالپی توتال و k،C<sub>p,k</sub>، مین گرمای ویژهی گونهها در فشار ثابت است.

در معادلهی ۱۲، با قرار دادن  $\chi_{max}$  برابر با ۱۰۰۰ ساختار یک شعله پیشمخلوط یکبعدی بدون کرنش حاصل میشود. معادلات فوق برای مقادیر مختلف کسرمخلوط حل و نتایج در قالب جداول دو بعدی ارائه می شود.  $Y_k^{FGM}(Y_c, \zeta)$ 

$$\chi_c(c) = \chi_{max} \exp\left(-2(\text{er } f c^{-1}(2c))^2\right)$$
(17)

برای محاسبه مقادیر متوسط گونهها و جملات منبع معادلات ۱۲ از یک تابع چگالی احتمال توأم<sup>۳</sup> از متغیرهای پیشرفت واکنش نرمال شده و کسر مخلوط  $P(c^*, \zeta^*)$  استفاده می شود که متغیر پیشرفت واکنش نرمال شده از تقسیم کردن  $Y_c$  بر مقدار تعادلی آن بدست میآید. در نرم افزار فلوئنت تابع

<sup>&</sup>lt;sup>3</sup> Joint Probability density function

<sup>&</sup>lt;sup>1</sup> Turbulent kinetic energy (k)

<sup>&</sup>lt;sup>2</sup> Rate of dissipation of turbulent kinetic energy (ε)

چگالی احتمال توأم با فرض عدم همبستگی آماری به صورت حاصل ضرب دو تابع توزیع احتمال  $P(\zeta^*)$  و  $P(\zeta^*)$ مانند رابطهی ۱۳ تنظیم شده است.

$$\widetilde{Y}_{k} = \int_{0}^{1} \int_{0}^{1} Y_{k}^{FGM}(c^{*},\zeta^{*}) P(c^{*}) P(\zeta^{*}) dc^{*} d\zeta \qquad (17)$$

تابع توزیع احتمال کسر مخلوط و متغیر پیشرفت واکنش در معادله فوق با فرض تابع چگالی احتمال بتا<sup>۱</sup> به کمک ممانهای اول و دوم این تو متغیر که از روابط ۴ تا ۷ بهدست آمدهاست، محاسبه می شود.

## هندسه و شرایط مرزی

هندسه ی این پژوهش متشکل از دو استوانه ی هم مرکز است که از استوانه ی داخلی به قطر ۴ میلی متر سوخت و از استوانه ی بیرونی هوا به قطر ۵.۷ میلی متر اکسیژن و نیتروژن وارد می شود. در آزمایش تجربی استوانه ی سومی که نقش پایدار کننده را دارد (پیلوت) این دو استوانه را دربر گرفته است که قطر ورودی آن ۱۸ میلی متر است. در آزمایشات تجربی کل این مجموعه در تونل بادی به قطر ۱۵۰ میلی متر قرار گرفته است که هوا از این طریق با سرعت ثابتی وارد محل آزمایش می شود. (شکل ۱)



شکل ۱: نمای مقطع هندسه

برای این پژوهش، پسرفت لولهی ورودی سوخت در ۱۳ مرحله شبیهسازی شدهاست. از مقدار پسروی صفر میلیمتر تا پسروی کامل ۳۰۰ میلیمتر، به ازای هر ۲۵ میلیمتر، یک هندسه و مش تولید شدهاست که چگالی و ساختار مش در تمام ۱۳ شبیهسازی ثابت ماندهاست. (شکل ۲ و ۳)



شکل ۲: نمایی نزدیک از شبکه در ورودی سوخت، هوا و پیلوت



تعداد شبکه با توجه به میزان پسرفت از ۳۳۶۰۰ تا ۴۸۰۰۰ متغیر است. در تنظیمات سیدنی پیلوت دارای ۳ نوع گاز هوا، هیدروژن و استیلن با دمای آدیاباتیک شعله ۲۴۸۰ کلوین است و از گاز طبیعی متراکم به عنوان سوخت استفاده میشود. در تنظیمات سندیا پیلوت ۲ گونهی کربندیاکسید و نیتروژن را علاوه بر گونههای سیدنی دارد. در این پژوهش شرایط اولیه و نتایچ براساس تنظیمات سندیا و نتایچ آن تنظیم شدهاست.

یعار مورد مطالعه، با دمای تعادل آدیاباتیک مخلوط استوکیومتری متان/هوا (معادل ۲۲۲۶ کلوین) وارد محفظه میشود و از متان خالص به عنوان سوخت استفاده میشود که مطابق سندیا است [۲۲]. سرعت ورودی گازهای نسوخته به پیلوت ۳ متر بر ثانیه ذکر شده است که با توجه به چگالی تجربی مربوط به سوختن متان، سرعت ورود گازهای سوخته از پیلوت به داخل محفظه در این پژوهش ۲۲۶ متر بر ثانیه محاسبه میشود. همچنین جریان هوای اطراف با سرعت ثابت ۱۵ متر بر ثانیه در سرعت<sup>7</sup>، ورودی داده داده شده است. تمام این چهار شرایط مرزی به صورت سرعت<sup>7</sup>، ورودی داده و خروجی انتهای هندسه با شرط مرزی فشار خروجی<sup>۳</sup> شبیه سازی میشود.

## نتايج

برای اعتبارسنجی و بررسی عملکرد مدل ریزشعله، نتایج شبیهسازی با دادههای تجربی در شکل ۶ مقایسه شدهاند. پروفیلهای شعاعی (الف) و (ب) برای کیس با سرعت جت ۸۲ متر بر ثانیه و مقدار پسروی ۱۰۰ میلیمتر و (ج) و (د) برای کیس با سرعت جت ۸۰ متر بر ثانیه و و مقدار پسروی ۷۵ میلیمتر موجود است.

در این شکلها پروفیلهای شعاعی نتایج تجربی و عددی برای سرعت محوری، سرعت شعاعی، کسر مخلوط و دما در مقاطع محوری مختلف در محفظه مقایسه شدهاست. شکل ۴ (الف) نشان می دهد که سرعت محوری با دقت قابل قبولی در این شبیه سازی پیش بینی شده است. در عین حال نتایج عددی سرعت شعاعی که در شکل ۴ (ب) نشان داده شده، در فواصل محوری بالا تفاوت قابل ملاحظه ای با نتایج تجربی دارد. این مهم می تواند ناشی از به کارگیری یک مدل ساده رینولدز – متوسط در شبیه سازی میدان جریان باشد. نتایج بدست آمده برای پارامتر کسر مخلوط و دما در شکل ۴ (ج) و (د) با اکارتی در می مقایسه شده است. این شکل نشان می دهد که اختلاط سوخت و شبیه سازی دما با نتایج تجربی نشان دهنده ی این است که میزان آزاد سازی انرژی در مدل ساده ریز شعله به خوبی تخمین زده شده است.

 $^1\,\beta$  probability density function  $^2\,Velocitv$  inlet



شكل ۴: (الف) مقايسه سرعت محورى و (ب) مقايسه سرعت شعاعى تجربى و محاسبهشده (Lr=100 mm, Uj=82 m/s) (ج) مقايسه كسر مخلوط و (د) مقايسه دما تجربى و محاسبهشده (Lr=75 mm, Uj=80 m/s)

<sup>1</sup> Chemiluminescence

## مقایسه طول شعله با نتایج تجربی

شعلهی ایجاد شده با این پیکربندی و هندسه در آزمایشات مختلفی به ثبت رسیدهاست. برای مقایسهی نتایج شبیهسازی عددی با شعلهی واقعی از لحاظ طول شعله، از تصویر موجود در منبع [۱۴] استفاده شدهاست. با توجه به مقالهی منبع [۲۳] برای تخمین طول شعله از لحاظ بصری برای شبیهسازی عددی از کسرمولی گونهی رادیکال CH استفاده می شود که نورتابی شیمایی<sup>۱</sup> دارد. البته در مقالهی منبع ذکر شده تمرکز اصلی بر روی پیشبینی طول شعلهها است که ما در این پژوهش از روشهای استفاده شده در این مقاله استفاده نمی کنیم و صرفا با مقایسه یمقدار کسرجرمی این گونه در میدان جریان با شعلهی تجربی، به مقایسه می پردازیم. در شــکل ۵ و ۶ که برای مقدار پسروی ۱۰۰ میلیمتر اســت، شـعلهی تجربی، نتایج شبیهسازی عددی برای کسرمولی گونه CH، در ۳ سرعت مختلف که ۵۰، ۷۰ و ۹۰ درصد از سرعت خاموشی نشان داده شده است. رنگ آبی شعله متناظر با نورتابی شیمیایی گونه \*CH است. کانتور حاصل از شبیهسازی این گونه در شکل ۶ نشان داده شدهاست. کاهش طول شعله با افزایش سرعت ورودی جت به صورت کیفی در شبیهسازیها به درستی پیش بینی شده اما مقدار کمّی طول شعله بر مبنای کانتور گونه CH کمتر از مقدار واقعی پیشبینی شدهاست. بخشی از نورتابی شیمیایی شعله در نتایج تجربی که با رنگ بنفشنشان در ارتفاعات بالاتر شعله قابل مشاهده است، ناشی از گونه \*CO2 است که در نتایج شبیهسازی موجود نیست.



شکل ۵: تصویر عکاسیشده از شعلهها در پسروی ۱۰۰ در سه نسبت مختلف از سرعت خاموشی [۱۴]



شکل ۶: نتایج این پژوهش برای پسروی ۱۰۰ میلیمتر و در سه سرعت ۵۰، ۷۰ و ۹۰ درصد سرعت خاموشی – کسر مولی CH

> نهمین کنفرانس سوخت و احتراق ایران، ۱۹ تا ۲۱ بهمن ماه ۱۴۰۰ شیراز، دانشگاه شیراز

#### FCCI-2022-0065

تطبیق نتایج شـبیهسازی عددی با شـعلهی بصـری از لحاظ اینکه چه گونههایی و با چه چگالی با دقت بسیار بالا تشکیل دهندهی این شـعلهی دیده شده با چشم یا دوربین هستند، پیچیده و دشوار است. از لحاظ تئوری گونهی انتخاب شده نورتابی شیمیایی دارد و انتظار میرود در ایجاد بصری شعله تاثیر داشته باشد اما اینکه چه چگالی از کدام گونهها قابل دیده شدن اسـت در این پژوهش نمی گنجد. در خصـوص پیش بینی روند تغییرات میتوان مشاهده کرد که ضخامت شـعله در ۷۰ درصـد سـرعت خاموشی میتوان مشاهده کرد که ضخامت شـعله در ۷۰ درصـد سـرعت خاموشی شده شکل ۵ نیز قابل مشاهده است. در شکل ۶، در سـرعت ۰۹ درصـد شده شکل ۵ نیز قابل مشاهده است. در شکل ۶، در سـرعت ۰۹ درصـد مینطور شده می شود که شعله از سر مشعل جدا شده است و کسرمولی CH پیوستگی خود را با ابتدای میدان جریان از دست داده است.

## معيار خاموشى

در این شعله با افزایش سرعت جت ورودی، که از رابطهی ۱۳ برآمده از هندسه محاسبه میشود، شعله ابتدا از سرمشعل جدا شده و سپس خاموش میشود:

$$U_j = \frac{U_F \times 4^2 + U_A \times (7.5^2 - 4^2)}{7.5^2} \tag{17}$$

تعیین مرز خاموشی با استفاده از پارامترهای مختلفی اعم از نرخ گرمای آزاد شده، دما و کسر جرمی رادیکالهای CH و CO2 در میدان قابل محاسبه است. در این پژوهش مقدار گرمای آزادشده در کل میدان محاسبهشده و بر حسب سرعت جت ورودی در نموداری مانند شکل ۷ ترسیم میشود. این شکل نشان میدهد که در مرز خاموشی که گذار از سرعت ۸۵ متر بر ثانیه تا ۹۰ متر بر ثانیه است، مقدار گرمای آزادشده افت قابل توجهیدارد و در نتیجه، سرعت ۹۰ برای خاموشی در این کیس تخمین زدهمیشود. همانطور که ذکر شد، این عدد با مقایسهی بصری مقدار دمای هر سلول و کس مخلوطهای مختلف در میدان جریان نیز قابل تایید است. بدینصورت با بررسی افت گرمای آزادشده در کل میدان برای هر کدام از ۳۰ حالت پسروی (از ۰ تا ۳۰۰ میلیمتر) سرعت خاموشی این محاسبات عددی



شکل ۲: مقدار گرمای آزاد شده یکهشده با بیشینه در هر سرعت برای پسروی ۷۵ میلیمتر

یکی از اهداف این پژوهش، پیش،بینی روند پایداری شعلهی مورد نظر با تغییر میزان پسروی است. شکل ۸ نشان میدهد که نتایج عددی روند خاموشی را به درستی پیش،بینی میکند.



شکل ۸: سرعت خاموشی شعله براساس میزان پسروی؛ مقایسه روند محاسبهشده در این پژوهش و نتایج تجربی

در پسروی صفر، یک شعله کاملا غیر پیشمخلوط تشکیل می شود و بین جت سوخت و پایلوت یک لایه هوا وجود دارد. با افزایش مقدار پسروی، سوخت و هوا قبل از رسیدن به خروجی و تماس با پایلوت مخلوط می شوند، در نتیجه پایداری شعله افزایش قابلتوجهی پیدا میکند که این روند در شبیهسازیهای عددی نیز پیشبینی شدهاست. با افزایش پسروی بیش از ۱۰۰ میلیمتر محدوده پایداری کوچکتر خواهد شد؛ به بیان دیگر شعله در سرعت جت کمتری خاموش می شود. برای بررسی بیشتر علت این پدیده پروفیل شعاعی کسر مخلوط متوسط در خروجی لوله در شکل ۹ برای سه مقدار پسروی مختلف رسم شده است. این پروفیل ها از مرکز جت تا شعاع ۴ میلیمتر ترسیم شده و محل شعاع پایلوت با یک خط عمودی مشخص شده است. محدوده خاکستری بیانگر کسرمخلوط اشتعال پذیر و خط چین افقی نمایانگر کسرمخلوط استویکیومتریک است. طبق انتظار با افزایش مقدار پسروی جت سوخت، مخلوط خروجی از جت در سرمشعل در نقطه تماس با پایلوت به تدریج در محدوده اشتعال پذیری قرار می گیرد. همین امر سبب افزایش پایداری شعله می شود. حداکثر پایداری در میزان پسروی حدود ۱۰۰ میلیمتر اتفاق میافتد.

شکل ۹ نشان میدهد که در این شرایط مخلوط خروجی از جت در سرمشعل در نقطه تماس با پایلوت در نسبت هم ارزی استویکیومتری است. در نتیجه نرخ آزادسازی انرژی گرمایی در حداکثر مقدار ممکن است و در نتیجه پایداری افزایش پیدا میکند. با افزایش پسروی بیش از ۱۰۰ میلیمتر محدودهی پایداری کاهش مییابد. این امر – همان گونه که در شکل ۹ برای پسروی ۱۵۰ میلیمتر نشان داده شده است – ناشی از غنی از سوخت شدنِ مخلوط خروجی است.





شکل ۸ نشان میدهد که گرچه مدل استفادهشده در این پژوهش قابلیت پیش بینی روند خاموشی را دارد، اما محدوده یپایداری را کمتر از مقدار واقعی محاسبه می کند. این امر میتواند ناشی از محدودیت های مدل ریز شعله به کاررفته در این پژوهش باشد که بر مبنای شعلههای پیش مخلوط در کسر مخلوط های مختلف بدست آمده است. در این مشعل ریز شعلههای مختلفی اعم از پیش مخلوط، غیر پیش مخلوط، نیمه پیش مخلوط پشتیبان شده<sup>۱</sup> و ... وجود دارد. از مهم ترین این ساختارها، شعله نیمه پیش مخلوط پشتیبان شده است که مخلوط با نسبت هم ارزی کمتر از استویکیو متریک در مجاورت مخلوط استویکیومتریک قرار می گیرد و در نتیجه محدوده اشتعال پذیری آن افزایش می یابد.

### نتيجهگيرى

در این پژوهش عملکرد مدل خمینه ریزشعله در چهارچوب روش رینولدز-متوسط برای پیشبینی شعلهای نیمه پیش مخلوط مورد بررسی قرار گرفت. مشعل مورد استفاده یک مشعل جت پایلوت دار است که با تغییر میزان پسروی لولهی سوخت در لولهی هوا قابلیت تشکیل شعلههای مختلف نیمه پیش مخلوط را دارا میباشد. مقایسه ینتایج شبیه سازی برای سرعت محوری، سرعت شعاعی، کسر مخلوط و دما در یک شعله پایدار با نتایج تجربی نشان میدهد که مدل مورد استفاده از دقت قابل قبولی برخوردار است. در بخش دوم این پژوهش، برای ۱۳ مقدار پسروی متفاوت از ۰ تا شده است. نتایج نشان میدهد که این مدل روند رابطهی بین سرعت شده و پسروی را به درستی تخمین میزند اما محدودهی پایداری شعله را کمتر از مقدار واقعی محاسبه می کند.

#### فهرست علائم

$\mathrm{m}^2$ متغير پيشرفت واکنش يکه شده،	C*
گرمای ویژه در فشار ثابت، J/kgK	$C_p$
متوسط انرژی جنبشی آشفتگی، <sup>2</sup> .s <sup>-2</sup>	$ ilde{k}$
ثابت معادلات واريانسها	$c_{arphi}$
ثوابت معادلهى نرخ اتلاف آشفتگى كسرمخلوط	$C_{\varepsilon 1}, C_{\varepsilon 2}$
ثابت رابطهي ضريب لزجت	$C_{\mu}$
تابع چگالی احتمال	Р
عدد اشمیت آشفتگی	$Sc_t$
دما، K	Т
میدان سرعت، m/s	$u_i$
متغير پيشرفت واكنش	$Y_c$
متوسط متغير پيشرفت واكنش	$\tilde{Y}_c$
مین کسرجرمی گونه	$Y_k$
فهرست علائم يونانى	
چگالی،kg/m <sup>3</sup>	ρ
لزجت آشفتگی، kg/m.s	$\mu_t$
مقدار متوسط كسر مخلوط	$ ilde{\zeta}$
نرخ اتلاف آشفتگی، m <sup>2</sup> /s <sup>3</sup>	$\tilde{\varepsilon}$
پارامتر آزادسازی گرما	τ
مین نرخ واکنش جرمی گونه	$\omega_k$

مراجع

1- Turns S. An Introduction to Combustion: Concepts and Applications. Vol. 499, McGraw hills international editions. 2000. 1–676 p.

2-Thierry Poinsot DV. Theoretical and Numerical Combustion, Second Edition. Vol. 38, Decision Support Systems. RT Edwards, Inc.; 2005. 557–573 p.

3- van Oijen JA, Donini A, Bastiaans RJM, ten Thije Boonkkamp JHM, de Goey LPH. State-of-the-art in premixed combustion modeling using flamelet generated manifolds. Prog Energy Combust Sci. 2016;57:30–74.

4- Gicquel O, Darabiha N, Thévenin D. Laminar premixed hydrogen/air counterflow flame simulations using flame prolongation of ILDM with differential diffusion. Proc Combust Inst. 2000;28(2):1901–8.

5- van Oijen JA, de Goey LPH. Modelling of premixed laminar flames using flamelet-generated manifolds. Combust Sci Technol. 2000;161(1):113–37.

6- van Oijen JA, de Goey LPH. Modelling of premixed counterflow flames using the flamelet-generated manifold method. Combust Theory Model. 2002;6(3):463–78.

7- Van Oijen JA, Lammers FA, De Goey LPH. Modeling of complex premixed burner systems by using flamelet-generated manifolds. Combust Flame. 2001;127(3):2124–34.

8- Bongers H, Van Oijen JA, De Goey LPH. Intrinsic lowdimensional manifold method extended with diffusion. Proc Combust Inst. 2002;29(1):1371–8.

9- Fiorina B, Gicquel O, Vervisch L, Carpentier S, Darabiha N. Approximating the chemical structure of partially premixed and diffusion counterflow flames using FPI flamelet tabulation. Combust Flame. 2005;140(3):147–60.

<sup>1</sup> Supported-partially premixed flame

10- Delhaye S, Somers LMT, van Oijen JA, de Goey LPH. Incorporating unsteady flow-effects in flamelet-generated manifolds. Combust Flame. 2008;155(1–2):133–44.

11- Ramaekers WJ. Development of flamelet generated manifolds for partially-premixed flame simulations. Technische Universiteit Eindhoven. Eindhoven University of Technology; 2011.

12- van Oijen JA, de Goey LPH. A numerical study of confined triple flames using a flamelet-generated manifold. Combust Theory Model. 2004;8(1):141–63.

13- Verhoeven LM, Ramaekers WJS, van Oijen JA, De Goey LPH. Modeling non-premixed laminar co-flow flames using flamelet-generated manifolds. Combust Flame. 2012;159(1):230–41.

14- Kim N, Kim Y. Multi-environment probability density function approach for turbulent partially-premixed methane/air flames. 11th Asia-Pacific Conf Combust ASPACC 2017. 2017;2017-Decem.

15- Galindo S, Salehi F, Cleary MJ, Masri AR. MMC-LES simulations of turbulent piloted flames with varying levels of inlet inhomogeneity. Proc Combust Inst. 2017;36(2):1759–66.

16- Perry BA, Mueller ME, Masri AR. A two mixture fraction flamelet model for large eddy simulation of turbulent flames with inhomogeneous inlets. Proc Combust Inst. 2017;36(2):1767–75.

17- Perry BA, Mueller ME. Effect of multiscalar subfilter PDF models in les of turbulent flames with inhomogeneous inlets. Proc Combust Inst. 2019;37(2):2287–95.

18- Chen ZX, Langella I, Barlow RS, Swaminathan N. Prediction of local extinctions in piloted jet flames with inhomogeneous inlets using unstrained flamelets. Combust Flame. 2020;212:415–32.

19- Hansinger M, Ge Y, Pfitzner M. Deep Residual Networks for Flamelet/progress Variable Tabulation with Application to a Piloted Flame with Inhomogeneous Inlet. Combust Sci Technol. 2020;

20- Kleinheinz K, Kubis T, Trisjono P, Bode M, Pitsch H. Computational study of flame characteristics of a turbulent piloted jet burner with inhomogeneous inlets. Proc Combust Inst. 2017;36(2):1747–57.

21- Meares S, Masri AR. A modified piloted burner for stabilizing turbulent flames of inhomogeneous mixtures. Combust Flame. 2014;161(2):484–95.

22- Meares S, Prasad VN, Magnotti G, Barlow RS, Masri AR. Stabilization of piloted turbulent flames with inhomogeneous inlets. Proc Combust Inst. 2015;35(2):1477–84.

23- Xi Z, Fu Z, Hu X, Sabir SW, Jiang Y. An investigation on flame shape and size for a high-pressure turbulent non-premixed swirl combustion. Energies. 2018;11(4):1–20.