اشتعال گذرای سوخت جامد در محفظه احتراق انبساط ناگهانی

مرتضى سرباز كرج آبادا"، عليرضا پيشه ورا، على اكبر جمالي "

۱- کارشناس ارشد، مهندسی شیمی، دانشگاه جامع امام حسین (ع)، تهران، morteza.sarbaz98@ihu.ac.ir ۲- کارشناس ارشد، مهندسی شیمی، دانشگاه جامع امام حسین (ع)، تهران، alireza195619@ihu.ac.ir jamalis5@gmail.com (ع)، تهران، jamalis5@gmail.com * نویسنده مخاطب

چکیدہ

رگرسیون گذرا و احتراق یک سوخت جامد در یک جریان اکسید کننده داغ در یک محفظه احتراق انبساط ناگهانی مورد مطالعه قرار گرفت. احتراق همرفتی سوخت جامد (پلیمتیل متاکریلات) در یک محفظه احتراق انبساط ناگهانی از منظر فعل و انفعالات شعله و گرداب بررسی شده است. سه فاز از گسترش شعله گذرا از طریق تشخیص تجسم جریان و سرعتسنجی تصویر ذرات شناسایی میشوند. نفوذ گردابههای کوچک / بزرگ به ترتیب در رژیمهای قبل / بعد از اشتعال آشکار می شود، که تبدیل گرداب کوچک به بزرگ را به دلیل انتشار گرما نشان می دهد. با توجه به كاهش زمان واكنش مشخصه و افزایش اختلاط، اولین اشتعال در انتهای پايين دست سوخت مشاهده مي شود، پس از آن يک شعله اوليه تشکيل مي شود و شروع به گسترش شعله در خلاف جهت میکند. در طول گسترش، رفتار غلتشی هستههای شعله تحت تسلط گردابهای کوچک در نظر گرفته میشود. اثرات ترکیبی گردابهای شکسته و پیرولیز ادامهیافته، خاموشی - اشتعال دورهای را در اطراف ناحیه اتصال مجدد معرفی میکند. در مرحله نهایی، حباب هستههای شعله به لایه برشی توسط گردابهای ریزشی بزرگ تسهیل میشود و شعله انتشار پایدار برقرار میشود. این مطالعه بینش جدیدی در مورد اشتعال همرفتی سوخت جامد در جریان جدا - اتصال مجدد ارائه میدهد.

کلمات کلیدی: اشتعال، انبساط ناگهانی، سوخت جامد، شعله و گرداب، احتراق

مقدمه

محفظه احتراق انبساط ناگهانی که با هندسه نسبتا ساده آن مشخص می شود، به طور گسترده در کاربردهای عملی مورد استفاده قرار می گیرد. پله در محفظه احتراق به عنوان جزء اصلی نگهدارنده شعله عمل می کند، و ویژگیهای مختلفی در جریان جداسازی و اتصال مجدد بر روی پشت پله مشاهده می شود. در میان آنها، متمایزترین الگوها عبارتند از گرداب گوشه، ناحیه چرخش مجدد، لایه برشی، گردابهای ریزش، ناحیه اتصال مجدد، و لایه مرزی دوباره توسعه یافته (شکل ۱). منطقه چرخش محیطی را فراهم می کند که در آن سرعت جریان بسیار کمتر از جریان آزاد است و از خاموش شدن شعله جلوگیری می کند. از سوی دیگر، نفوذ آشفتگی قوی در لایه برشی اختلاط بین واکنش دهندهها را بهبود می بخشد. فعل و انفعالات پیچیده بین الگوها توسط گردابههای ریزشی از لایه برشی معرفی می شوند که با موضوع ناپایداری مرتبط هستند [۱،۲]. با این وجود، با توجه به انتشار انرژی کنترل شده و توزیع شده معمولی احتراق سوخت

ناپایداری در مقایسه با همتای سوخت مایع آن کمتر برجسته است [۳]. بیشتر مطالعات در مورد احتراقهای انبساط ناگهانی بر جریان غیر واکنشی و الگوهای انتقال حرارت متمرکز است. برای جریان واکنشی، موارد از پیش آمیخته به طور جامعتری مورد بحث قرار میگیرند [۲-۴]. به جز تحقیق در مرجع [۱۳-۸]، ادبیات اختصاص داده شده به پدیده اشتعال سوخت جامد در احتراق های انبساط ناگهانی نادر است. مروری بر اصول اولیه اشتعال سوخت جامد ممکن است به [۱۴] ارجاع شود، که در آن اشتعال به دو حالت جلو و عقب دسته بندی می شود. اشتعال پیشرانه منفرد در محیطی ساکن و اشتعال/ اشتعال پذیری پیشرانههای مختلف بیشتر برای

تأیید مدلهای نظری مورد بررسی قرار گرفت [۱۵]. تا آنجا که به اشتعال در احتراق مربوط میشود، اکثر مطالعات به بررسی اثرات هندسه احتراق (ارتفاع پله) و ترکیب سوخت بر روی حد اشتعال [۲۱–۱۶] می پردازنـد، در حالی که برخی از ویژگیهای مرتبط با اشتعال گذرا نشان داده شـده است [۲۲]. از سوی دیگر، مشابه موتورهای رم جت سوخت جامـد واقعی، اکثر سکوهای تحقیقاتی از جرقـه زن خـارجی بـرای شـروع احتـراق استفاده میکنند [۳].

قبل از ایجاد شعله پایدار، هستههای شعله بلافاصله پس از اشتعال روی سطح سوخت جامد پخش می شوند. دو دسته گسترش شعله با توجه به جهت نسبی آن نسبت به جریان اکسید کننده شناسایی می شود. اگر جهت گسترش شعله با جهت جریان اکسید کننده مطابقت داشته باشد، این یک گسترش "هم جهت" است. در غیر این صورت، به عنوان "مخالف" شناخته می شود، که برای آن مخلوط قابل اشتعال بدون شعله که جلوتر از شعله با انتشار بخار سوخت در پشت شعله تشکیل شده است، بسیار مهم است [۲۳]، و بررسی تئوریها برای گسترش شعله مخالف است. می توان به [۲۴] اشاره کرد.

مکانیسمهای کنترلی متمایز برای حالتهای مربوط به گسترش شعله پیشنهاد شده است [۲۵]. در حالی که سینتیک شیمیایی فاز گاز برای گسترش شعله مخالف حیاتی است، انتقال حرارت شعله به جامد در حالت همزمان غالبتر در نظر گرفته میشود. ویژگیهای گسترش شعله برای دو حالت تحت جریانهای صرفاً اجباری در مرجع [۲۶]، که در آن مدلی برای گسترش شعله مخالف فرموله و تحلیل می شود.



شکل ۱: یک نمودار شماتیک از ساختار جریان در یک محفظه احتراق.

تا آنجا که به گسترش شعله در موشکهای سوخت جامد مربوط میشود، تجزیه و تحلیل از دیدگاه غلظت اکسیژن، فشار، سرعت جریان آزاد، سرعت جریان جرمی جرقهزن، ناحیه گلوگاه، و زبری سطح پیشرانه انجام میشود [۲۷]. برای کاربردهای روی موشکهای هیبریدی، دمیدن شعله در مجاری سوخت باریک مورد مطالعه قرار میگیرد [۸۲]، که در آن جداسازی جریان

در مقابل لبه جلویی شعله برای حفظ زمان ماند کافی برای اکسیدکننده و سوخت گازی یافت میشود.

با این وجود، مقالاتی که به طور خاص با شعلههای گذرا منتشر میشوند، پیشران جامد با اشتعال خودکار در احتراقهای انبساط ناگهانی، که دارای پتانسیل قابلتوجهی برای پیشبرد سیستمهای محرکه هستند، بسیار نادر هستند.

به جز مرزهای محدود، شعله انتشار در یک احتراق انبساط ناگهانی شبیه شعله جت غیرپیش آمیخته [۳] است، که برخی از متون قبلی به نفوذ گردابها اشاره کردهاند. اختلاط کافی بین بخار سوخت و جریان اکسیدکننده برای اشتعال بسیار مهم است، که از منظر "واکنشیترین کسرمخلوط" در مرجع [۲۹] تأیید شد.

با توجه به تجزیه و تحلیل شعله جت انتشار، اختلاط از طریق گرداب انجام میشود [۳۰،۳۱]. از سوی دیگر، اثرات کرنش متناظر گردابهها نیز مورد مطالعه قرار گرفته است[۳۳-۳۰]. بر این اساس، انتظار میرود که ارتباط بین گردابها و گسترش اشتعال/ شعله در مطالعه حاضر قابل توجه باشد. با این وجود، برای شعله گذرا که روی سطح سوخت جامد در احتراقهای انبساط ناگهانی واقعی پخش میشود، اثرات گردابهای ریزش و رفتار تلاطم به ندرت مورد توجه قرار گرفتهاند.

هدف از مطالعه حاضر، روشن کردن اثرات ساختارهای گردابی در طول اشتعال گذرا سوخت جامد همدما مشتعل در یک احتراق انبساط ناگهانی است.

این رویکرد نه تنها به طور بالقوه از بحث در مورد سیستمهای پیشرانه بدون جرقهزن و برخی مسائل ایمنی آتش سوزی سود میبرد، بلکه انتظار میرود ساختارهای جریان متناظر (مانند گردابها) را بدون دخالت رویکرد اشتعال آزمایشی به طور واضحتر نشان دهد. با این وجود، زمان اشتعال نسبتاً غیرقابل پیشبینی است و تشخیص کمی در زمان واقعی اشتعال گذرا از طریق سرعت سنجی تصویر ذرات ^۱ چالش برانگیز است. در نتیجه، اندازهگیریهای سرعت سنجی تصویر ذرات برای هر دو رژیم قبل و بعد اشتعال برای تکمیل تصاویر با سرعت بالا که در طول اشتعال گذرا در مطالعه حاضر ثبت شدهاند، انجام میشوند.

همراه با مقایسه ساختارهای گردایی متمایز در رژیمهای قبل/ پس از اشتعال، مشاهدات پدیدارشناختی به عنوان مبنایی عملی برای ارزیابی برهمکنشهای گرداب شعله همراه است. نتایج این مطالعه نه تنها بینش جامعتری را در مورد این فرآیند اشتعال ویژه ارائه میدهد، بلکه انتظار میرود برای پیشرفت کنترل اشتعال نیز مفید باشد.

طراحی آزمایش

یک مرکز آزمایش لوله متصل برای کاربردهای رمجت در این مطالعه مورد بررسی قرار گرفته است. این تاسیسات شامل یک دمنده، یک ویتایاتور^۲، یک بخش ته نشینی جریان (شامل یک پخش کننده، یک محفظه ته نشینی و یک مخروط انقباضی) و یک بخش آزمایشی است.

یک نمودار شماتیک از ساخت کلی تونل باد در شکل ۲ نشان داده شده است. جریان اکسید کننده گرم شده مورد نیاز برای آزمایش از احتراق مخلوط هوا - (گاز نفت مایع)^۳ در داخل ویتاتور تولید می شود.



شکل ۲: یک نمودار شماتیک از آزمایش لوله متصل.

بخش آزمایش یک احتراق با انبساط ناگهانی است (شکل ۳). ابعاد ورودی که در بالادست پشت پله قرار دارد ۲۰۰ میلی متر (عرض) ۵۰ میلی متر (ارتفاع) دارد. یک تکه پلی متیل متاکریلات با ضخامت ۶ میلی متر به عنوان گرین سوخت عمل میکند و ارتفاع پله (h) در این مطالعه ۳۵ میلی متر تعیین شده بود. گرین سوخت ابتدا بر روی یک شاسی نگهدارنده ساخته شده از فولاد ضد زنگ به عنوان یک مجموعه سوخت جامد کامل نصب میشود. پس از اینکه دمای جریان اکسید کننده به T0 تعیین شده (۸۱۰ درجه سانتیگراد) رسید، کل مجموعه از طریق یک دروازه در پایین دست به محفظه احتراق وارد میشود (شکل ۳).

نصب به محض رسیدن انتهای بالادست آن و تماس با پشت پله کامل می شود. شیشه های کوارتز نسوز در سه ضلع غیر از دیواره پایینی بخش آزمایش برای دسترسی نوری استفاده می شوند. برای ضبط تصاویر اشتعال گذرا، از یک دوربین پرسرعت با قابلیت ثبت حداکثر ۱۰۰۰۰ فریم در ثانیه با وضوح ۱۰۲۴ × ۱۲۸۰ پیکسل استفاده شده است. یک پورت ترموکوپل در ۱۴۴ میلی متر (دیوار بالایی) در بالادست پشت پله قرار گرفته است تا دمای جریان اکسید کننده را کنترل کند. ترموکوپل مورد استفاده از نوع K با قطر نوک ۱۲۵ میلی متر است.



شكل ٣: شماتيكي از محفظه احتراق انبساط ناگهاني.

ساختار گردابی جریان به صورت کمی از طریق سرعت سنجی تصویر ذرات تجزیه و تحلیل میشود. جریان اکسید کننده با ذرات اکسید آلومینیوم با قطر متوسط ۳ میلی متر تزریق میشود. سیستم سرعت سنجی تصویر ذرات از یک لیزر با حداکثر نرخ تکرار ۱۵ هرتز و یک دوربین تشکیل شده است که قادر است دو تصویر متوالی را در ۱۰۰ میکرو ثانیه نشان دهد. دو

> 1 PIV 2 vitiator 3 LPG

ورق لیزری همپوشانی از طریق اندازه گیریهای نوری تشکیل میشوند که در امتداد محور مرکزی بخش آزمایشی قطع میشوند. لیزر به صورت متوالی با تأخیر زمانی ۳۰۰ میکرو ثانیه تابیده میشود و نور پراکنده شده از ذرات تزریق بر روی فریمهای مربوطه تصویر میشود.

با استفاده ازنرمافزار، بردارهای سرعت از طریق الگوریتم همبستگی متقابل با ناحیه بازجویی ۱۶ × ۱۶ پیکسل تعیین می شوند. توجه داشته باشید که برای تسهیل تشخیص سرعت سنجی تصویر ذرات تحت وجود شعله، یک فیلتر

نوری (انتقال > ۸۵٪) برای نور پراکنده ذرات تزریق (k = 532 نانومتر) با لنز جلویی دوربین تطبیق داده شده است.

برای اعتبارسنجی اندازه گیری های سرعت سنجی تصویر ذرات، از تناسب گاوسی پیک های همبستگی ذره - تصویر برای حل جابه جایی زیرپیکسل استفاده می شود [۳۴]. هم فیلترهای انحراف استاندارد جهانی و هم فیلترهای میانگین محلی برای شناسایی و حذف بردارها و نقاط پرت جعلی (معمولا <۳٪) اعمال می شوند و درون یابی خطی برای پر کردن شکاف ها معرفی می شود [۳۵].

در این مطالعه، خطای سیستماتیک بر اساس کالیبراسیون و تجربه تخمین زده میشود، در حالی که خطای تصادفی از طریق تجزیه و تحلیل آماری دادههای خام (با سطح اطمینان ۹۵٪) ارزیابی میشود [۳۶،۳۷].

نتايج و بحث

از آنجایی که تکه سوخت جامد به طور ناگهانی در جریان دمای بالا قرار می گیرد، پیرولیز قابل توجهی از سوخت ممکن است قبل از اشتعال رخ دهد. مدت زمان قرار دادن تکه سوخت تا لحظه اشتعال به عنوان تأخیر اشتعال تعریف میشود. در این مطالعه، گسترش شعله دینامیکی پس از اشتعال متمایز از مواردی است که در مقالات قبلی نشان داده شده است، که در آن شیوهای پیوستهتر مشاهده شده است.

بر اساس[۱۴]، اشتعال یک موشک سوخت جامد به سه مرحله تقسیم می شود: (۱) دوره واکنش حرارتی قبل از وقوع شعله اولیه، (۲) دوره گسترش شعله و (۳) دوره پر کردن فشار. بحث در این مطالعه در دورههای (۱) و (۲) نهفته است.

توجه داشته باشید که دادهها از بیش از ۱۰ آزمایش جمع آوری و تجزیه و تحلیل میشوند. درست است که تأخیر اشتعال دقیق ممکن است از آزمایشی به آزمایش دیگر منحرف شود. با این وجود، مراحل ثابت اشتعال از آزمایشهای مختلف تحت یک تنظیم به نتیجه میرسد. عکسهای نشاندادهشده در اثر حاضر بهعنوان واضحترین و معرفترین عکسها در میان منابع متعدد انتخاب شدهاند.

فرآيند اشتعال

فرآیند اشتعال گذرا، که به عنوان مدت زمان از اولین مشاهده هسته شعله بر روی سطح سوخت (اشتعال) تا زمانی که لایه برشی با ایجاد یک شعله پایدار مشتعل شود، تعریف میشود. در شکل ۴ نشان داده شده است. بر اساس تعریف «شتعال» در مطالعه حاضر، هسته شعله اولیه در شکل ۴ در (T = T) تشکیل شده است. در ابتدای اشتعال، هستههای شعله ریزی در اطراف انتهای پایین دست تکه سوخت تشکیل میشود. تکامل هستههای شعله شروع به گسترش همزمان شعله در لایه مرزی توسعهیافتهای می کند که توسط آن شعله اولیه در نهایت ایجاد میشود. شعله اولیه به عنوان یک

منبع گرما برای مشتعل کردن مخلوط سوخت و هوا بلافاصله در بالادست عمل می کند و گسترش شعله مخالف را تحریک می کند ($t = \tau + 40ms$ می کند ($t = \tau + 40ms$ در شکل ۴)، که به دلیل گردابهای ریزش راطراف ناحیه اتصال مجدد مسدود شده است ($t = \tau + 42ms$ در شکل ۴). با این وجود، حباب هستههای شعله در ناحیه چرخش مجدد، لایه برشی را مشتعل می کند ($t = \tau + 48ms$ در شکل ۴)، و اشتعال با ایجاد یک شعله پایدار که کل تکه سوخت جامد را می پوشاند، کامل در نظر گرفته می شود ($t = \tau + 68ms$ در شکل ۴). عدم وجود شعله در ناحیه چرخش مجدد، نشانگر طبیعت غنی از سوخت در داخل است (شکل ۵).



شکل ۴: تصاویر متوالی از اشتعال گذرا



شکل ۵: عدم وجود شعله در ناحیه گردش مجدد پس از اشتعال (همانطور که با فلش نشان داده شده است.

اگرچه انتظار می ود که ناحیه چرخش بلافاصله در پایین دست پشت پله مکانی ایده آل برای اشتعال سوخت جامد باشد، اشتعال در انتهای پایین دست تکه سوخت جامد حالت مطلوب تری در این مطالعه پیدا می کند. این پدیده را نتیجه رقابت بین زمان اقامت و دمای بالا می دانند. به طور کلی، یک اشتعال موفق با نسبت بین زمان ماند و زمان واکنش شیمیایی مشخصه مخلوط بخار سوخت – اکسید کننده تعیین می شود. از منظر انرژی درگیر، این نسبت برابر است با نسبت بین نرخ آزاد شدن انرژی و تلفات حرارتی همرفتی. معمولاً انتظار می ود مکان هایی که زمان اقامت طولانی تری دارند، مانند منطقه چرخش مجدد، مکان های مناسبی باشند که اشتعال موفقیت آمیز را ممکن می کند. با این حال، اگر زمان واکنش شیمیایی مشخصه به طور قابل توجهی کاهش یابد، غالب زمان ماند ممکن است پیشی بگیرد. دو حالت اشتعال همرفتی ذکر شده در بالا در مرجع

در حالی که حالت ۱ به وقوع اولین هسته اشتعال در بالادست ناحیه اتصال مجدد اشاره دارد. اشتعال در انتهای پایین دست تکه سوخت به عنوان حالت ۲ طبقه بندی. مشخص شد که این پدیده با پیش بینیهای معادله آرنیوس مطابقت دارد. اشتعال عقب مشاهده شده در مطالعه حاضر با اشتعال حالت ۲ مطابقت دارد که ممکن است از منظر زمان اقامت نیز مشهود باشد. برای ارزیابی زمان ماند جریان در محفظه احتراق انبساط ناگهانی، یک تخمین ساده از طریق تقسیم ارتفاع پله بر سرعت ورودی جریان اکسید کننده به دست میآید. زمان تخمینی اقامت مطالعه حاضر اساساً معادل حالت ۲ در رفرنس [۸] است. در مقایسه با شرایط آزمایش اشتعال حالت ۱، زمان ماندگاری بیشتر در حالت ۲ مزیت منطقه چرخش مجدد را کاهش میدهد. بر این اساس، منطقه با دمای بالاتر، مانند انتهای پایین دست تکه سوخت، برای وقوع اشتعال مطلوب میشود زیرا زمان

در این مطالعه، پیرولیز سوخت جامد پس از ورود تکه سوخت به بخش آزمایش انبساط ناگهانی تحت برخورد جریان اکسید کننده پایدار حرارتی آغاز میشود. همانطور که پیرولیز ادامه مییابد، اختلاط بین بخار سوخت و جریان اکسید کننده توسط گردابهای کوچک حمل شده توسط جریان اکسید کننده جدا شده انجام میشود. این مخلوط به عنوان واکنش دهنده برای احتراق پیش آمیخته مشخص میشود و برخی از هستههای شعله در پایین دست تکه سوخت تشکیل میشوند. در نتیجه، دما به تدریج در آن منطقه افزایش مییابد و زمان واکنش شیمیایی مشخصه مخلوط اکسیدکننده بخار سوخت به طور قابل توجهی کاهش مییابد. پدیده خاص نشان میدهد که اگر مزیت زمان ماندن قادر به اطمینان از اشتعال در منطقه چرخش مجدد نباشد، دمای بالا در انتهای پایین دست مجموعه سوخت جامد جایگزین میشود. در نتیجه، دمای بالا تنها عامل غالب میشود، زیرا تجزیه در اثر حرارت ادامه می یابد و سوخت جامد تخلیه میشود.

مراحل گسترش شعله

بر اساس تصاویر متوالی ثبت شده در طول اشتعال گذرا، سه فاز متمایز از گسترش شعله شناسایی و با جزئیات تجزیه و تحلیل میشوند. در لحظه اشتعال، برخی از هستههای شعله که به صورت چرخشی پراکنده شدهاند، در بالای انتهای پایین دست تکه سوخت جامد مشاهده میشوند (فاز ۱؛ شکل ۶). آنها به صورت دورهای به دلیل جریان اکسید کننده ورودی با تلاطم شدید و نرخ کرنش بالا تشکیل میشوند و منفجر میشوند. در

نهایت، هستههای شعله آشکارتر مشاهده میشود و یک شعله اولیه در انتهای پایین دست تکه سوخت ظاهر میشود. شعله همچنان به روش خاموشی- اشتعال رفتار میکند، اما شعلهور شدن مجدد با سرعت بیشتری رخ میدهد. به همین ترتیب، پیرولیز تکه سوخت افزایش مییابد و رفتار چرخهای تسریع میشود، همانطور که در رفرنس [۳۸] بحث شده است. توجه داشته باشید که از آنجایی که شعله اولیه در انتهای پایین دست تکه سوخت قرار دارد، منبع گرمایی قابل توجهی برای پخش بیشتر شعله در بالادست است.



شکل ۶: فاز ۱ اشتعال گذرا. دایره و مربع رفتار غلتشی هستههای شعله را نشان میدهند.

در فاز ۲، گسترش شعله مخالف به ناحیه اتصال مجـدد میرسـد. همـانطور که در شکل ۷ مشاهده میشود، شعلههای آتش بلافاصـله خـاموش شـده و توسط گردابهای شکسته به دلیل اتصـال مجـدد جریـان اکسـید کننـده، پراکنده میشوند. توجه داشته باشـید کـه برخـی از شـعلههای پراکنـده در بالادست از طریق فاصله بین تکه سوخت و دیـواره جـانبی بخـش آزمـایش پخش میشوند. از سوی دیگر، بیشتر شعلههای پراکنده به پایین دسـت بـه لایه مرزی توسعه یافته منتقل میشوند، جایی که شـعله اولیـه قـبلاً ایجـاد شده است. مشاهده میشود که شعله اولیه در حـال نوسـان اسـت، کـه بـه اثرات ترکیبی ریزش گرداب و کاهش بخار سوخت در پایین دسـت نسـبت داده میشود. در حالی که بخار سوخت حاصل از پیرولیز ادامـهدار از شـعله

اولیه پشتیبانی می کند، انرژی حمل شده توسط هستههای شعله نیز ممکن است توسط گردابها از بین برود. از سوی دیگر، کاهش بخار سوخت، شعله را نیز خاموش می کند، در حالی که ریزش گرداب ممکن است اختلاط بین واکنش دهندهها را بهبود بخشد و باعث اشتعال مجدد شود. علاوه بر این، از آنجایی که انرژی به طور مداوم توسط گردابهای برخوردی منتقل میشود، گسترش شعله مخالف نمیتواند مستقیماً به منطقه چرخش مجدد حرکت کند. با این وجود، منطقه اتصال مجدد به طور مداوم توسط هر دو جریان اکسید کننده مجدد وصل شده و گسترش شعله مخالف گرم میشود.

فاز ۳ شامل اشتعال موفقیت آمیز لایه برشی به دلیل حباب شعلههای پراکنده در ناحیه چرخش مجدد است. نقشهای مرتبطی که توسط گردابهای ریزش انجام میشود، که در میان آنها فعل و انفعالات فشرده پیش می ود، در بخشهای زیر بحث می شود.



شکل ۷: فاز ۲ اشتعال گذرا

ساختارهای گردابی جریان

برای توصیف صریح جریان جداسازی - اتصـال مجـدد بـر روی پشـت پلـه، تجزیه و تحلیل ساختار گردابی مربوطه ضروری است.

انتظار میرود که شعله پخش شده در طول اشتعال گذرا نیز تحت سلطه گردابهها باشد. شکل ۸ خطوط جریان را با اندازههای سرعت جریانهای بدون واکنش (پیش اشتعال) و واکنش دهنده (پس از اشتعال) در محفظه احتراق انبساط ناگهانی نشان میدهد که از ۳۰ مجموعه دادههای متوالی از

تشخیص سرعت سنجی تصویر ذرات به طور میانگین محاسبه میشود. یک ساختار چرخشی بزرگ برای قرار دادن پایین دست پشت پله با طول اتصال مجدد Tr = 7h برای جریان غیر واکنشی مشاهده شده است. در مقابل، ساختار گردش مجدد برای جریان واکنش به دلیل افزایش ویسکوزیته نسبتاً ناچیز است [۳۹].



شکل ۸: خطوط متوسط خط جریان با اندازه سرعت. (بالایی) جریان بدون واکنش، جریان واکنش (کمتر) [۴۳].

خطوط گردابی متوسط هم برای جریانهای غیرواکنشکننده و هم برای جریانهای واکنشدهنده در شکل ۹ نشان داده شدهاند. برای جریان واکنشدهنده، گردابههای قوی بیشتر در پایین دست پخش میشوند و دامنه اشغال شده توسط ساختارهای گردابی در جهت عقربههای ساعت افزایش مییابد.



شکل ۹: میانگین خطوط گردابی. جریان بدون واکنش (بالایی)؛ جریان واکنش دهنده (پایین) [۴۳].

در نتیجه لایه برشی ضخیم شده و طول اتصال مجدد کاهش مییابد. رشد لایه مرزی مجاور دیوار بالایی نیز مشاهده میشود. توجه داشته باشید که اگرچه وجود ساختار منسجم در مقیاس بزرگ در کانتور میانگین مشخص شده است، انتظار میرود که در خطوط گذرا به وضوح نشان داده شود. تجسم جریان گذرا بدون واکنش در شکل ۱۰ نشان داده شده است. گردابهای کوچکی در داخل لایه برشی مشاهده میشود، همانطور که بین

دو خط نقطه زرد نشان داده شده است. به دنبال لایه برشی، گردابهای کوچک به تدریج در ساختارهای گردابی بزرگتر در پایین دست ادغام میشوند، که با خطوط نقطه چین سفید نشان داده میشوند. این الگو نیز با کانتور مربوط به گردابه نشان داده میشود.



شکل ۱۰: ساختارهای جریان گذرا و خطوط گردابی مربوط به جریان غیرواکنشی [۴۳].

در مقابل، گردابهای بزرگ به وضوح برای مورد واکنش مشاهده می شود (شکل ۱۱). ساختار گردابی خاص نیز با توزیع متمایز ذرات تزریقی بین جریان اکسید کننده و منطقه زیر لایه برشی مشهود است. برای جریان واکنش، گردابها به طور مستقیم به سمت پایین دست حرکت می کنند، بدون اینکه گردابی در همتای غیر واکنشی خود ادغام شود. توجه داشته باشید که بخار سوخت توسط گردابههای بزرگ کشیده می شود و به صورت یک جریان ضعیف رو به بالا رفتار می کند.جریان رو به بالا برای خنثی کردن جریان بالادستی که توسط گردابها القا می شود، خنثی می کند، که با نتایج حاصل از مطالعه خنک سازی تعرق (نفوذ) در یک کانال انبساط ناگهانی مطابقت دارد [۴۰].در نتیجه، ساختار چرخش در مقایسه با حالت بدون واکنش نسبتاً ناچیز است.



شکل ۱۱: ساختارهای جریان گذرا و خطوط گردابی مربوط به جریان واکنش دهنده [۴۳].

فعل و انفعالات شعله و گرداب

با مقایسه فرآیند گسترش شعله و ساختارهای گردابی در رژیمهای قبل/ پس از اشتعال، برهم کنشهای شعله - گردابی به وضوح نشان داده می شوند (شکل ۱۲). همانطور که اشتعال گذرا به سمت فاز ۳ پیش می رود، ساختار گردابی مربوطه نیز به تدریج به جریان واکنش دهنده تبدیل می شود که توسط گردابهای بزرگ تحت سلطه است. از سوی دیگر، ویژگیهای ساختار گردابی غیرواکنش در فاز ۱ قابل توجه تر است. از آنجایی که گردابهای کوچک بر جریان غیرواکنش کننده غالب هستند، هستههای شعله به طور مداوم در معرض تلفات حرارتی همرفتی با ریزش گردابها قرار می گیرند.



شکل ۱۲: تصاویر شماتیک از برهمکنش شعله - گرداب در طول اشتعال گذرا.

مشاهده می شود که این برهم کنش تعامل رفتار چرخشی هستههای شعله را معرفی می کند (شکل ۶). با این وجود، اختلاط بخار سوخت و جریان اکسید کننده نیز افزایش می ابد. در نتیجه، در حالی که گسترش همزمان شعله توسط گردابهای ریزش کمک می کند، همتای مخالف آن به طور قابل توجهی مسدود می شود. یک شعله اولیه به تدریج به دلیل انباشته شدن شعله همزمان در لایه مرزی توسعه یافته تشکیل می شود. به دلیل اختلاط به کمک گرداب، شعله اولیه در انتهای پایین دست تکه سوخت دارای ویژگی شعله از پیش آمیخته است.

وجود شعله اولیه به عنوان یک منبع گرما برای تحریک شعله مخالف در فاز ۲ عمل میکند. از آنجایی که ناحیه اتصال مجدد به طور مداوم توسط جریان اکسید کننده برخوردی و گسترش شعله مخالف گرم میشود، تجزیه در اثر حرارت شدید سوخت جامد ادامه مییابد. همانطور که در رفرنس [۴۱] بیان شده، که در آن بزرگترین ضریب انتقال حرارت در برشی برخوردی در ناحیه اتصال مجدد شکسته میشوند. بر این اساس، کرنش برشی بالا مربوط به گردابههای شکسته در حال رقابت با گسترش شعله مخالف است، که توسط شعله اولیه در لایه مرزی توسعهیافته دوباره به حرکت در میآید. از سوی دیگر، به دلیل تامین سوخت کافی و اختلاط به کمک گردابها، هسته های شعله در ناحیه اتصال مجدد تشکیل میشوند.

با این وجود، اتلاف گرمای همرفتی قابل توجهی همیشه با گردابهای فراگیر همراه است. در نتیجه، اثرات ترکیبی گردابهای شکسته و پیرولیز ادامهدار، پدیده خاموشی – اشتعال مجدد را در اطراف ناحیه اتصال مجدد معرفی میکند.

گردابهای بزرگ برای تسلط بر جریان واکنش غیرپیش آمیخته در این مطالعه مشاهده می شوند. این الگو با الگوی آشکار شده در مورد ییش آمیخته [۴]، که توسط گردابهای کوچکی که در رژیم پیش از اشتعال نیز آشکار شده است، متمایز است. این پدیده به انتشار گرمای توزيع شده و كنترل شده نسبت داده مى شود كه نمونهاى از احتراق غیرپیش آمیخته سوخت جامد است [۳]. با توجه به انتشار گرما در طول اشتعال گذرا، ساختار گردایی رژیم قبل از اشتعال، که توسط گردابهای کوچک غالب است، به جریان واکنشدهنده غیر پیش آمیخته تبدیل میشود. دگرگونی کوچک به بزرگ سازههای گردابی سرانجام حباب هستههای شعله را در لایه برشی امکان پذیر می سازد، جایی که اختلاط شديد بين بخار سوخت و جريان اكسيدكننده انجام مى شود [۴۲]. توجه داشته باشید که حباب یک مرحله حیاتی برای اشتعال کامل است و ممکن است فقط از طریق مقیاس گردابهای بزرگ به دست آید. شایان ذکر است که قبل از اشتعال کامل، هر دو گسترش شعله همزمان و مخالف در امتداد لایه برشی رخ میدهد. با این وجود، گسترش همزمان کمی زودتر از همتای مخالف خود اتفاق میافتد، همانطور که در شکل ۴ مشهود است ($t = \tau + 48\,ms$, $t = \tau + 68\,ms$) : شکل ۴: (

نتيجه گيرى

اشتعال گذرا سوخت جامد پلیمتیلمتاکریلات در یک محفظه احتراق انبساط ناگهانی به طور تجربی بررسی شده است. اشتعال همرفتی از طریق رویکرد پیروژن حاصل میشود، که از یک جریان اکسید کننده تولید شده توسط احتراق نفت گاز مایع در یک ویتاتور استفاده میکند. گسترش شعله و سازههای گردابی واکنشدهنده توسط عکسبرداری با سرعت بالا و سرعت سنجی تصویر ذرات، که از آن سه فاز فرآیند طبقهبندی میشوند،

تکه سوخت جامد به جای اینکه در نزدیکی پشت پله مشتعل شود، به صورت خودکار در انتهای پایین دست مشتعل می شود. این وضعیت به رقابت بین زمان اقامت و دمای بالا نسبت داده می شود. به طور کلی، مزیت زمان ماند طولانی تر در ناحیه گردش مجدد با کاهش زمان واکنش در انتهای پایین دست جایگزین می شود. گردابه های کوچک برای جریان غیرواکنشی بر ساختارهای گردابی تسلط دارند و در فاز اولیه (فاز ۱) اشتعال نیز حیاتی هستند. اختلاط بین بخار سوخت و جریان اکسید کننده توسط گرداب های ریزشی برای ادامه پیرولیز کمک می کند. از طرفی هسته های شعله ای تشکیل شده و به صورت چرخشی در پایین دست پخش می شوند.

انتشار همزمان هسته های شعله به زودی پس از اشتعال رخ میدهد و یک شعله اولیه در لایه مرزی دوباره توسعه یافته تشکیل میشود. شعله اولیه، که دارای ویژگی های یک شعله از پیش آمیخته است، شعله مخالف را که به سمت ناحیه اتصال مجدد پخش میشود، فعال میکند (فاز ۲). انتقال حرارت شدید در اطراف ناحیه اتصال مجدد بخار سوخت کافی برای واکنش تولید میکند، اما اتلاف گرمای همرفتی قابل توجهی هستههای شعله با گردابههای شکسته نیز همراه است. در نتیجه، خاموشی دورهای -

اشتعال مجدد هستههای شعله مشاهده میشود و گسترش شعله مخالف در اطراف ناحیه اتصال مجدد مسدود میشود.

ساختار گردابی رژیم قبل از اشتعال که به انتشار گرمای کنترل شده و توزیع شده معمولی احتراق غیر پیش آمیخته سوخت جامد نسبت داده می شود، با ادامه گسترش شعله، به الگوی تحت سلطه گردابهای بزرگ تبدیل می شود. در فاز ۳، دگر گونی کوچک به بزرگ سازههای گردابی در نهایت حباب هستههای شعله را در لایه برشی تسهیل می کند. پس از آن شعله نفوذی پایدار برقرار می شود، که نشان دهنده پایان اشتعال گذرا است. نتایج حاصل از این مطالعه نه تنها به درک اشتعال همرفتی سوخت جامد تحت تأثیر گردابههای ریزشی کمک می کند، بلکه دیدگاههای جدیدی را برای اقدامات کنترل اشتعال، که برای عملیات قابل اعتماد سیستمهای محرکه سوخت جامد ضروری است، ارائه می کند.

مراجع

1- Keller, J. O., Vaneveld, L., Korschelt, D., Hubbard, G. L., Ghoniem, A. F., Daily, J. W., & Oppenheim, A. K. (1982). Mechanism of instabilities in turbulent combustion leading to flashback. Aiaa Journal, 20(2), 254-262.

2- Schadow, K. C., & Gutmark, E. (1992). Combustion instability related to vortex shedding in dump combustors and their passive control. Progress in Energy and Combustion Science, 18(2), 117-132.

3- Krishnan, S., & George, P. (1998). Solid fuel ramjet combustor design. Progress in aerospace sciences, 34(3-4), 219-256.

4- Ganji, A. R., & Sawyer, R. F. (1980). Experimental study of the flowfield of a two-dimensional premixed turbulent flame. AIAA Journal, 18(7), 817-824.

5- Cohen, J. M., Wake, B. E., & Choi, D. (2003). Investigation of instabilities in a lean, premixed step combustor. Journal of Propulsion and Power, 19(1), 81-88.

6- Ghoniem, A. F., Park, S., Wachsman, A., Annaswamy, A., Wee, D., & Altay, H. M. (2005). Mechanism of combustion dynamics in a backward-facing step stabilized premixed flame. Proceedings of the Combustion Institute, 30(2), 1783-1790.

7- Behrens, A. A., & Strykowski, P. J. (2007). Controlling volumetric heat release rates in a dump combustor using countercurrent shear. AIAA journal, 45(6), 1317-1323.

8- Yang, J. T., Wu, C. Y. Y., & Din, S. J. (1994). Ignition transient of a polymethylmethacrylate slab in a suddenexpansion combustor. Combustion and flame, 98(3), 300-308.

9- Wu, C. Y. Y. (1994). Fuel Mixing and Ignition Transient in a Sudden-Expansion Combustor (Doctoral dissertation, Ph. D. Dissertation, Power Mechanical Engineering Dept., National Tsing-Hua Univ., Hsinchu, Taiwan, ROC).

10- Yang, J. T., & Wu, C. Y. (1995). Controlling mechanisms of ignition of solid fuel in a sudden-expansion combustor. Journal of Propulsion and Power, 11(3), 483-488.

11- Wu, C. Y. Y., Yang, J. T., & Yang, H. T. (1997). Effects of inlet configuration on ignition and fuel regression behind a backstep. Journal of propulsion and power, 13(6), 714-720.

12- Yang, J. T., Hsiao, F. C., & Lin, Y. C. (2009). Transient flame spread during convective ignition of solid fuel in a sudden-expansion combustor. Combustion and flame, 156(10), 1917-1925.

13- Yang, J. T., Hsiao, F. C., & Lin, Y. C. A Study of Flame Spread Over Convectively Ignited Solid Fuel in a Sudden-Expansion Combustor. In 44th AIAA/ASME/SAE/ASEE Joint Propulsion Conference & Exhibit (p. 5039). 33- Amantini, G., Frank, J. H., Bennett, B. A. V., Smooke, M. D., & Gomez, A. (2007). Comprehensive study of the evolution of an annular edge flame during extinction and reignition of a counterflow diffusion flame perturbed by vortices. Combustion and flame, 150(4), 292-319.

34- Westerweel, J. (1997). Fundamentals of digital particle image velocimetry. Measurement science and technology, 8(12), 1379.

35- Raffel, M., Willert, C. E., & Kompenhans, J. (2007). Particle Image Velocimetry: A Practical Guide: Springer Science & Business Media.

36-Abernethy, R. B., Benedict, R. P., & Dowdell, R. B. (1985). ASME measurement uncertainty.

37- Figliola, R. S., & Beasley, D. E. (2020). Theory and design for mechanical measurements. John Wiley & Sons.

38-Hsiao, F. C., Chen, C. H., Lin, Y. C., & Yang, J. T. Experimental and Numerical Analyses of Convective Ignition of PMMA in a Sudden-Expansion Channel.

39- Pitz, R. W., & Daily, J. W. (1983). Combustion in a turbulent mixing layer formed at a rearward-facing step. AIAA journal, 21(11), 1565-1570.

40- Tsai, G. L., Lin, Y. C., Wang, H. W., Lin, Y. F., Su, Y. C., & Yang, J. T. (2009). Cooling transients in a suddenexpansion channel with varied rates of wall transpiration. International journal of heat and mass transfer, 52(25-26), 5990-5999.

41- Tsou, F. K., Chen, S. J., & Aung, W. (1991). Starting flow and heat transfer downstream of a backward-facing step. 42- Yogesh, G. P., & Raghunandan, B. N. (1989). Flow structure and heat transfer characteristics behind a diaphragm in the presence of a diffusion flame. International journal of heat and mass transfer, 32(1), 19-28.

43- Yang, J. T., Hsiao, F. C., & Lin, Y. C. (2009). Transient flame spread during convective ignition of solid fuel in a sudden-expansion combustor. Combustion and flame, 156(10), 1917-1925.

14- Kuo, K. K. (Ed.). (1984). Fundamentals of solidpropellant combustion. American Institute of Aeronautics and Astronautics.

15- Yang, J. T., Hsiao, F. C., & Lin, Y. C. (2009). Transient flame spread during convective ignition of solid fuel in a sudden-expansion combustor. Combustion and flame, 156(10), 1917-1925.

16- Kulkarni, A. K., Kumar, M., & Kuo, K. K. (1982). Review of solid-propellant ignition studies. AIAA journal, 20(2), 243-244.

17- Zvuloni, R., Gany, A., & Levy, Y. (1989). Geometric effects on the combustion in solid fuel ramjets. Journal of Propulsion and Power, 5(1), 32-37.

18- Zvuloni, R., Levy, Y., & Gany, A. (1989). Investigation of a small solid fuel ramjet combustor. Journal of propulsion and power, 5(3), 269-275.

19- Korting, P. A. O. G., Van Der Geld, C. W. M., Wijchers, T., & Schoyer, H. F. R. (1990). Combustion of polymethylmethacrylate in a solid fuel ramjet. Journal of Propulsion and Power, 6(3), 263-270.

20- Wooldridge, R. C., & Netzer, D. W. (1991). Ignition and flammability characteristics of solid fuel ramjets. Journal of Propulsion and Power, 7(5), 846-848.

21- Ciezki, H. K., Sender, J., Clauß, W., Feinauer, A., & Thumann, A. (2003). Combustion of solid-fuel slabs containing boron particles in step combustor. Journal of propulsion and power, 19(6), 1180-1191.

22- Peretz, A., Kuo, K. K., Caveny, L. H., & Summerfield, M. (1973). Starting transient of solid-propellant ocket motors with high internal gas velocities. AIAA Journal, 11(12), 1719-1727.

23- Ray, S. R., & Glassman, I. (1983). The detailed processes involved in flame spread over solid fuels. Combustion science and technology, 32(1-4), 33-48.

24- Chung, S. H. (2007). Stabilization, propagation and instability of tribrachial triple flames. Proceedings of the Combustion Institute, 31(1), 877-892.

25- Fernandez-Pello, A. C., & Hirano, T. (1983). Controlling mechanisms of flame spread. Combustion Science and Technology, 32(1-4), 1-31.

26- Kumar, A., Shih, H. Y., & James, S. (2003). A comparison of extinction limits and spreading rates in opposed and concurrent spreading flames over thin solids. Combustion and flame, 132(4), 667-677.

27- Raghunandan, B. N., Kumar, V. S., Unnikrishnan, C., & Sanjeev, C. (2001). Flame spread with sudden expansions of ports of solid propellant rockets. Journal of Propulsion and Power, 17(1), 73-78.

28- Hashimoto, N., Nagata, H., Totani, T., & Kudo, I. (2006). Determining factor for the blowoff limit of a flame spreading in an opposed turbulent flow, in a narrow solid-fuel duct. Combustion and flame, 147(3), 222-232.

29- Markides, C. N., & Mastorakos, E. (2008). Flame propagation following the autoignition of axisymmetric hydrogen, acetylene, and normal-heptane plumes in turbulent coflows of hot air. Journal of engineering for gas turbines and power, 130(1).

30- Thevenin, D., Renard, P. H., Fiechtner, G. J., Gord, J. R., & Rolon, J. C. (2000). Regimes of non-premixed flame-vortex interactions. Proceedings of the Combustion Institute, 28(2), 2101-2108.

31- Lyons, K. M., Watson, K. A., Carter, C. D., & Donbar, J. M. (2005). On flame holes and local extinction in lifted-jet diffusion flames. Combustion and flame, 142(3).

32- Hermanns, M., Vera, M., & Liñán, A. (2007). On the dynamics of flame edges in diffusion-flame/vortex interactions. Combustion and flame, 149(1-2), 32-48.