

تحلیل اجزای محدود مکانیزم خودتخریب در یک کنترل کننده مکانیکی

کورش حسن پور^۱، مهدی مساح^۲، مهرداد پورسینا^۳ و مهدی سلمانی تهرانی^۴
Mehdi.massah@yahoo.com

چکیده

در این تحقیق رفتار دینامیکی مکانیزم خودتخریب مربوط به یک کنترل کننده به کمک روش اجزاء محدود سه بعدی در نرم افزار آدامز شبیه سازی شده و مورد تحلیل و بررسی قرار گرفته است. این تحقیق بر روی کنترل کننده مربوط به پرتابه های با شتاب بالا تمرکز دارد. این کنترل کننده از نوع مکانیکی بوده و در نوک پرتابه قرار می گیرد. هدف از انجام این تحقیق، بررسی نحوه عملکرد مکانیزم خودتخریب یعنی حرکت قطعات سوزن و ساقمه ها به سمت بالا و بازگشت آن ها می باشد. همچنین بدست آوردن زمان و سرعت زاویه ای آغاز حرکت قطعات سوزن و ساقمه ها به سمت بالا و نیز بازگشت آن ها که پارامترهای مهمی در این مکانیزم هستند، مورد بررسی قرار می گیرند. در پایان، موارد رخ داده در خلال این شبیه سازی از نظر کیفی با اطلاعات موجود مقایسه شده است. این مقایسه درستی این شبیه سازی را تأیید می نماید.

کلیدواژه:

مکانیزم خودتخریب - کنترل کننده - اجزاء محدود سه بعدی - آدامز

۱- استادیار، دانشکده مهندسی مکانیک، دانشگاه اصفهان

۲- کارشناس ارشد، دانشکده مهندسی مکانیک، مدعو دانشگاه آزاد اسلامی واحد مجلسی

۳- استادیار، دانشکده مهندسی مکانیک، دانشگاه اصفهان

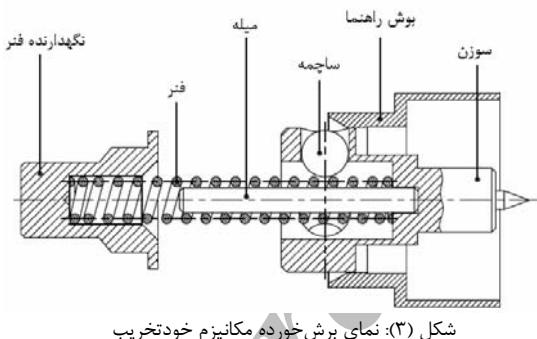
۴- استادیار، دانشکده مهندسی مکانیک، دانشگاه شهرکرد

تحلیل اجزای محدود مکانیزم خودتخریب در یک کنترل کننده مکانیکی

کنترل کننده‌ی حرکت پرتا به دارای مکانیزم‌های مختلفی بوده که هر کدام وظیفه خاصی را بر عهده داردند^{[۶],[۵]}. یکی از مکانیزم‌های مهم در این کنترل کننده‌ها، مکانیزم خودتخریب است. مکانیزم‌های خودتخریب بر اساس نوع مکانیزم یا اصول به کار رفته در آن متنوع بوده و در اینجا از نوع ضربه‌ای می‌باشد^[۷].

خودتخریبی یک مکانیزم کمکی است که در پرتا به‌های خاص جاسازی می‌شود تا در صورت خطای حرکت پرتا به، آن را کنترل کند^[۸].

در شکل (۳) نمای برش‌خورده مکانیزم خودتخریب به همراه قطعات مشاهده می‌شود. این مکانیزم دارای سه عدد ساقچمه است که در داخل سوراخ‌های جانبی سوزن قرار می‌گیرند. فنر، بین سوراخ نگهدارنده فنر و سوزن قرار داشته و داخل فنر، میله قرار می‌گیرد. میله هم از کمانش فنر جلوگیری می‌کند و هم میزان حرکت سوزن به سمت نوک کنترل کننده و یا به عبارت دیگر حرکت ساقچمه‌ها روی سطح شیبدار را محدود می‌نماید. سوزن تحت پیش بار فنر، تمایل دارد به سمت ته کنترل کننده در شکل (۳) حرکت کند ولی بهعلت قرار گرفتن روی قفل فنر مقید شده و جلوی حرکت آن به سمت ته کنترل کننده گرفته می‌شود^{[۹],[۱۰]}.



شکل (۳): نمای برش‌خورده مکانیزم خودتخریب

پرتا به هنگام پرتا حول امتداد پرتا به دوران در می‌آید. در اثر دوران و در سرعت‌های زاویه‌ای بالا، ساقچمه‌ها در راستای سوراخ‌های جانبی سوزن حرکت کرده و باز می‌شوند تا به سطح شیبدار بوش راهنما می‌رسند. پس از اینکه سرعت زاویه‌ای پرتا به یک مقدار معین افزایش یافته، ساقچمه‌ها می‌توانند بر نیروی پیش بار فنر غلبه کرده و نیروی ناشی از تماس سوزن و قفل فنر را به صفر برسانند. با افزایش سرعت زاویه‌ای، ساقچمه‌ها روی سطح شیبدار بوش راهنما به سمت بالا حرکت می‌نمایند. در اثر حرکت ساقچمه‌ها به سمت بالای سطح شیبدار، فشردگی فنر افزایش یافته و نیروی بیشتری را بر ساقچمه‌ها وارد می‌کند. به این ترتیب با افزایش و کاهش سرعت زاویه‌ای، ساقچمه‌ها روی سطح شیبدار به سمت نوک یا ته

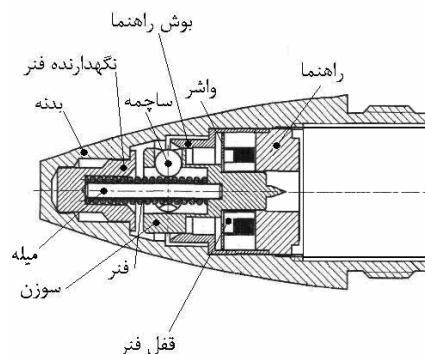
۱- مقدمه

کنترل کننده‌های حرکت پرتا به‌ها از اهمیت خاصی برخوردار هستند. بهعلت تنوع اجسام پرتا شونده، به طور طبیعی شکل، اندازه، و نحوه عملکرد این کنترل کننده‌ها نیز بسیار متنوع است^{[۱],[۲]}. کنترل کننده به انواع وسایلی گفته می‌شود که برای رسیدن به اهداف، ایمن سازی، تنظیم زنجیره عملکرد و عملکرد نهایی به کار می‌روند^{[۴],[۲]}. کنترل کننده‌ها در انواع پرتا به‌ها کاربرد دارند. در شکل (۱)، یک نوع کنترل کننده مکانیکی نشان داده شده است.

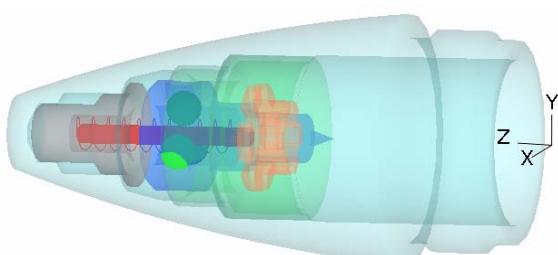


شکل (۱): کنترل کننده مکانیکی ام ۱۷۱۳م^[۵]

کنترل کننده مورد نظر در این تحقیق، یک کنترل کننده مکانیکی است که در نوک پرتا به قرار می‌گیرد. همچنین این تحقیق بر روی کنترل کننده مربوط به پرتا به‌های با شتاب بالا تمرکز دارد. در شکل (۲) نمای برش‌خورده کنترل کننده مربوط به این تحقیق همراه با قطعات آن مشاهده می‌شود.



شکل (۲): نمای برش‌خورده کنترل کننده مربوط به این تحقیق



شکل (۴): مدل هندسی مکانیزم خودتخریب

جدول (۱): جنس و چگالی قطعات

چگالی (Kg/m^3)	جنس	قطعه
۲۸۹۰	آلومینیوم	بدنه
۲۸۹۰	آلومینیوم	راهمنا
۲۸۹۰	آلومینیوم	بوش راهمنا
۲۸۹۰	آلومینیوم	سوزن
۲۸۹۰	آلومینیوم	نگهدارنده فنر
۷۸۵۰	فولاد	ساقمه
۷۸۵۰	فولاد	میله

۲-۲- تعریف تماس‌ها و ایجاد فنر

برای بیان نوع تماس‌ها و خواص آن‌ها از حالت تماس جسم سه‌بعدی با جسم سه‌بعدی^۳ استفاده شده است. در جدول (۲) لیست تماس‌ها و ضرایب اصطکاک مربوطه آمده است [۱۱].

جدول (۲): تماس‌ها و ضرایب اصطکاک

ضریب اصطکاک [۱۱]	قطعات
۰/۱۴	بوش راهمنا- ساقمه
۰/۱	میله- ساقمه
۰/۱۴	میله- نگهدارنده فنر
۰/۲	سوزن- قفل فنر
۰/۲	سوزن- بوش راهمنا
۰/۲	بدنه- نگهدارنده فنر
۰/۲	سوزن- راهمنا

پارامترهای مربوط به فنر در این مکانیزم که بین سوزن و نگهدارنده فنر قرار دارد در جدول (۳) آمده است.

جدول (۳): پارامترهای فنر

ضریب سختی	ضریب سختی
۵ (N/mm)	پیش‌بار
۲۷ (N)	طول فنر
۱۶/۵ (mm)	

کنترل کننده حرکت نموده و فشردگی فنر را زیاد یا کم می‌کنند. با توجه به توضیحات بالا برای آغاز عمل مکانیزم خودتخریب باید پرتابه به سرعت زاویه‌ای معینی برسد [۱۰].

در اثر افزایش سرعت زاویه‌ای به مقدار مورد اشاره، قفل فنر باز شده و راه عبور سوزن به سمت ته کنترل کننده را باز می‌نماید. بنابراین در صورت کاسته شدن از سرعت زاویه‌ای و حرکت ساقمه‌ها به سمت ته کنترل کننده در این مرحله، سوزن در اثر نیروی فنر به شدت به سمت ته کنترل کننده پرتاب می‌شود. به عبارت دیگر در صورت عدم برخورد پرتابه با هدف، با ادامه حرکت آن از سرعتش کاسته شده و وقتی سرعت آن از حد معینی کمتر شود، ساقمه‌ها نمی‌توانند بر نیروی فنر غلبه کنند و این موجب بازگشت ساقمه‌ها و سوزن به سمت راست و در نهایت از بین رفتان پرتابه می‌شود [۱۰]. در این تحقیق مکانیزم خودتخریب به روش اجزاء محدود سه بعدی در نرم‌افزار آدامز شبیه‌سازی می‌شود. در این شبیه‌سازی، نحوه عملکرد مکانیزم خودتخریب یعنی حرکت قطعات سوزن و ساقمه‌ها به سمت بالا و بازگشت آن‌ها مورد بررسی قرار می‌گیرد. همچنین بدست آوردن زمان و سرعت زاویه‌ای آغاز حرکت قطعات سوزن و ساقمه‌ها به سمت بالا و نیز بازگشت آن‌ها که پارامترهای مهندسی در این مکانیزم هستند، مورد بررسی قرار می‌گیرند. در پایان، موارد رخداده در خلال این شبیه‌سازی از نظر کیفی با اطلاعات موجود مقایسه شده است.

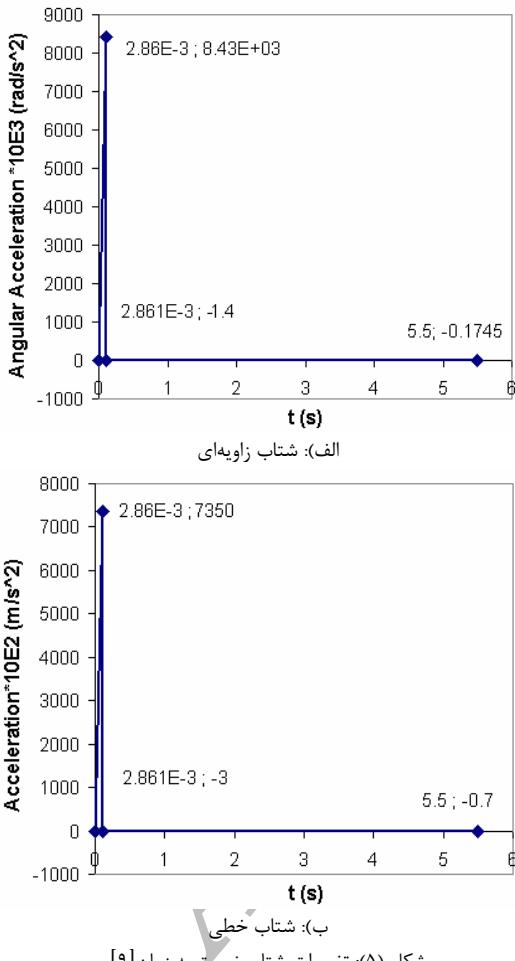
۲- فرایند شبیه‌سازی مکانیزم خودتخریب با نرم‌افزار آدامز

آدامز یکی از قوی‌ترین و معروف‌ترین نرم‌افزارهای مهندسی در تحلیل دینامیکی قطعات صلب و طراحی مکانیزم‌ها است [۱۱].

۲-۱- مدل‌سازی هندسی و تعریف جنس قطعات

برای مدل‌سازی هندسی مکانیزم خودتخریب، قطعات از همان ابتدا در محل مورد نظر خود در مکانیزم ساخته می‌شوند. در شکل (۴) مدل هندسی سه‌بعدی ساخته شده در نرم‌افزار آدامز نمایش داده شده است. در این شکل با استفاده از خاصیت شفافیت^۱ سعی شده که قطعات داخل نیز دیده شود. در نرم‌افزار آدامز قطعات، صلب در نظر گرفته می‌شوند. همچنین در جدول (۱) جنس‌هایی به کاررفته برای قطعات در نرم‌افزار آدامز به همراه چگالی آن‌ها آمده است.

از مقدار صفر در زمان $t = 0$ به به مقدار $8.43 \times 10^6 \text{ rad/s}^2$ در زمان $t = 2.86 \times 10^{-3} \text{ s}$ می‌رسد. مقدار شتاب خطی در مرحله دوم نیز به صورت خطی از مقدار 300 m/s^2 در زمان $t = 2.861 \times 10^{-3} \text{ s}$ به مقدار -70 m/s^2 در زمان $t = 5.5 \text{ s}$ و شتاب زاویه‌ای از مقدار -1400 rad/s^2 در زمان $t = 2.861 \times 10^{-3} \text{ s}$ به مقدار -174.5 rad/s^2 در زمان $t = 5.5 \text{ s}$ تغییر می‌کند [۹].



شکل (۵): تغییرات شتاب نسبت به زمان [۹]

۳- نتایج و بحث

در این بخش نتایج مربوط به چگونگی و زمان حرکت مکانیزم خودتخریب به سمت بالا و بازگشت آن و سرعت زاویه‌ای متناظر با آن‌ها و همچنین نیروی وارد بر قفل فنر از طرف سوزن مورد بررسی قرار می‌گیرد.

۲-۳- تعريف قیود

در این شبیه‌سازی به طور کلی از دو نوع و تعداد شش قید استفاده شده است. این قیود شامل اتصال درگیر^۱ و استوانه‌ای^۲ می‌باشند. قید درگیر، یک مفصل ثابت ایجاد کرده که دو قطعه را به هم قفل می‌کند و به آنها اجازه حرکت نسبت به یکدیگر را نمی‌دهد. اثر آن شبیه معرفی دو قطعه به عنوان یک قطعه است.

قید استوانه‌ای، یک مفصل استوانه‌ای ایجاد کرده که امکان حرکت انتقالی و حرکت چرخشی را برای یک قطعه نسبت به قطعه‌ی دیگر فراهم می‌سازد. به عبارت دیگر این قید دارای دو درجه آزادی می‌باشد. این قید روی محوری قرار می‌گیرد که قطعه‌ها می‌توانند روی آن حرکت کرده و یا حول آن بچرخند [۱۱]. لیست قیود مورد استفاده در این شبیه‌سازی در جدول (۴) آمده است.

جدول (۴): قیود استفاده شده در شبیه‌سازی

ردیف	قطعات	نوع قید
۱	میله- سوزن	درگیر
۲	بدنه- بوش راهنمای	درگیر
۳	بدنه- راهنمای	درگیر
۴	استوانه‌ای	ساقمه‌ها- سوزن

۴-۲- توابع حرکت

تابع حرکت از نوع شتاب خطی و زاویه‌ای در امتداد و حول محور Z (در شکل (۳)) بوده و توسط دستور حرکت نقطه‌ای کلی^۳ در نرمافزار آدامز به بدنه کنترل کننده اعمال شده‌اند. این توابع در نرمافزار آدامز با استفاده از تابع پله^۴ و در دو مرحله تعریف شده‌اند.

در مرحله اول که مربوط به ایجاد شتاب لازم برای طی تمام مسیر حرکت پرتابه است، شتاب خطی و زاویه‌ای با نزدیکی بسیار زیادی به صورت خطی افزایش می‌یابد، سپس در پایان مرحله اول در اثر حذف عامل شتاب‌دهنده به صورت ناگهانی کاهش یافته و منفی می‌شود. در مرحله دوم به سبب نیروی مقاومت هوای شتاب خطی و زاویه‌ای منفی بوده و با کاهش سرعت، شتاب منفی ناشی از مقاومت هوا به سمت صفر می‌کند. توابع شتاب خطی و زاویه‌ای در شکل (۵) آمده است. این شبیه‌سازی برای مدت زمان $t_{\text{tot}} = 5.5 \text{ s}$ انجام می‌شود.

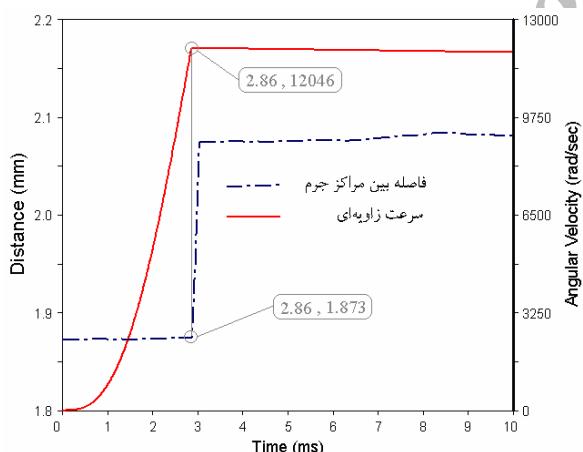
شتاب خطی در مرحله اول از مقدار صفر در زمان $t = 0$ به مقدار $0.735 \times 10^6 \text{ m/s}^2$ در زمان $t = 2.86 \times 10^{-3} \text{ s}$ و شتاب زاویه‌ای

4- Fixed Joint
5- Cylindrical
6- General Point Motion
7- Step

۲-۳- زمان شروع حرکت مکانیزم خودتخریب به سمت بالا و سرعت زاویه‌ای مورد نیاز برای آن

در شکل(۷)، نمودار تغییرات فاصله بین مراکز جرم سوزن-بوش راهنمای نسبت به زمان و نمودار سرعت زاویه‌ای پرتابه نسبت به زمان آمده است. همان‌طور که در شکل دیده می‌شود در زمان $t = 2.86ms$ سرعت زاویه‌ای $\omega = 12046 rad / s$ ، مکانیزم خودتخریب شروع به حرکت به سمت بالا یا نوک کنترل‌کننده می‌کند. در این زمان مشاهده می‌شود که فاصله بین مراکز جرم سوزن و بوش راهنمای به صورت ناگهانی مقداری افزایش یافته که نشانه حرکت سوزن به سمت نوک کنترل‌کننده و جدا شدن سوزن از قفل فنر است.

حداکثر حرکت سوزن به سمت نوک کنترل‌کننده برابر $0.2mm$ می‌باشد. در این زمان مؤلفه قائم نیروی وارد از سطح شیبدار بر ساقمه‌ها بر نیروی فنر و نیروی اینرسی ناشی از شتاب خطی سوزن غلبه کرده و از حرکت سوزن به سمت پایین جلوگیری می‌کند. به علت نیروی اینرسی ناشی از شتاب خطی سوزن کنترل‌کننده تا قبل از زمان $t = 2.86ms$ ، ساقمه‌ها روی سطح شیبدار بوش راهنمای بالا نمی‌روند.

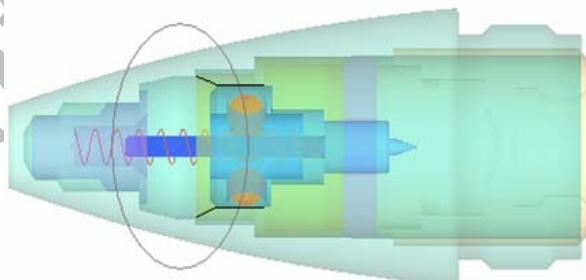


شکل (۷): نمودار تغییرات فاصله بین مراکز جرم سوزن-بوش راهنمای نسبت به زمان و نمودار سرعت زاویه‌ای پرتابه

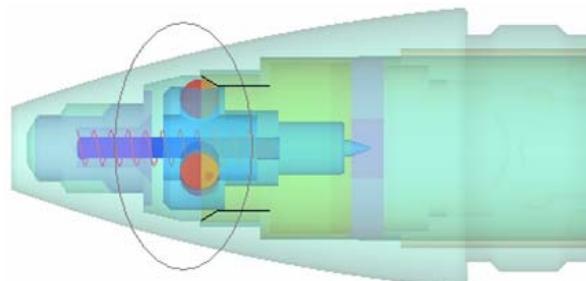
۳-۱- حرکت مکانیزم خودتخریب به سمت بالا و بازگشت آن به سمت پایین

در شکل(۶) وضعیت مکانیزم خودتخریب در سه حالت آورده شده است. شکل(۶-الف)، حالت قبل از شبیه‌سازی را نشان می‌دهد که در آن سوزن به خاطر نیروی پیش‌بار فنر به قفل فنر چسبیده و با آن در تماس است. شکل(۶-ب) حالت پس از بالا رفتن مکانیزم خودتخریب را نشان می‌دهد. مشاهده می‌شود که در این حالت ساقمه‌ها باز شده و پس از افزایش سرعت زاویه‌ای به یک مقدار مشخص روی سطح شیبدار بالا رفته و سوزن را تا اندازه‌ای که جا داشته به سمت نوک کنترل‌کننده بردند. پس در این حالت تماس بین سوزن با قفل فنر قطع شده است.

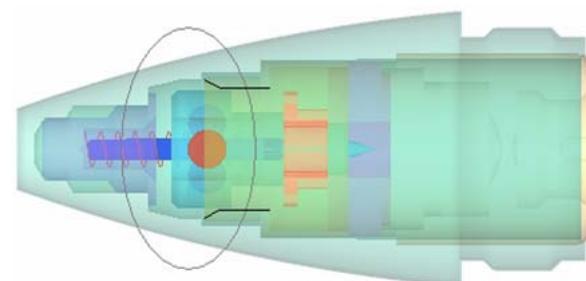
شکل(۶-ج) حالت پس از بازگشت مکانیزم خودتخریب به سمت پایین را نشان می‌دهد. در این حالت مسیر سوزن باز شده و به همین علت قفل فنر حذف شده است [۹].



الف) پس از بازگشت به سمت پایین



ب) پس از بالا رفتن



ج) قبل از شبیه‌سازی

شکل (۶): وضعیت مکانیزم خودتخریب

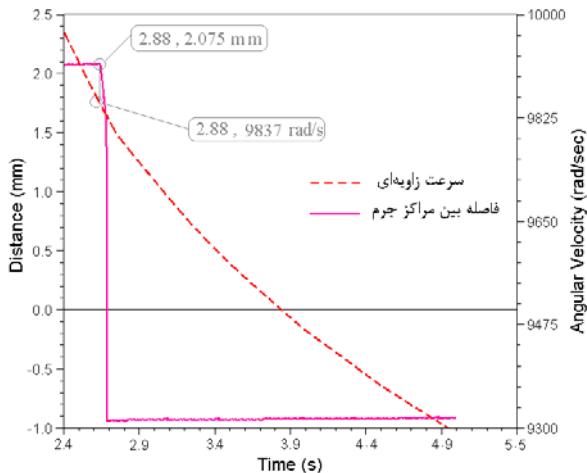
۳-۲- نیروی وارد بر قفل فنر از طرف سوزن

در شکل(۸)، نمودار تغییرات نیروی وارد بر قفل فنر از طرف سوزن آمده است.

در ابتدا نیروی وارد بر قفل فنر به اندازه نیروی فنر خطی که بر سوزن وارد می‌شود، است. سپس با افزایش شتاب خطی، عکس‌عمل نیروی وارد از سوزن بر قفل فنر، نیروی لازم برای شتاب‌گیری

تحلیل اجزای محدود مکانیزم خودتخریب در یک کنترل کننده مکانیکی

به سمت پایین سطح شیبدار می‌کند.



شکل (۹): نمودار تغییرات فاصله بین مراکز جرم سوزن و بوش راهنمای نسبت به زمان و نمودار سرعت زاویه‌ای پرتابه

۴- تطبیق شبیه‌سازی‌ها با نتایج واقعی

در این بخش تطبیق شبیه‌سازی‌ها با نتایج واقعی از نظر کیفی و کمی مورد بررسی قرار می‌گیرد.

۱-۴- موارد رخ داده در خلال شبیه‌سازی

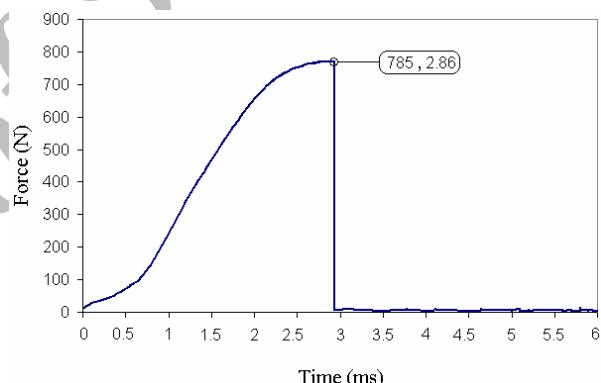
در شبیه‌سازی مکانیزم خودتخریب، در اثر دوران و سرعت‌های زاویه‌ای بالا، ساچمه‌ها در راستای سوراخ‌های جانبی سوزن حرکت کرده و باز شده تا به سطح شیبدار بوش راهنمای رسیدند. پس از اینکه سرعت زاویه‌ای پرتابه به یک مقدار معین افزایش یافت، ساچمه‌ها بر نیروی فنر پشت سوزن غلبه کرده و سوزن را تا جایی که امکان داشت به سمت نوک کنترل کننده برد و از حرکت سوزن به سمت پایین حلوگیری کردند. با ادامه حرکت پرتابه، از سرعت آن کاسته شده و وقتی سرعت آن از حد معین کمتر شد، دیگر ساچمه‌ها بر نیروی فنر غلبه نکرده و در نتیجه ساچمه‌ها و سوزن در اثر نیروی فنر به سمت پایین حرکت کردند و این به معنی کامل شدن عمل کنترل کننده است. موارد رخ داده شده در خلال این شبیه‌سازی، مشابه با نتایج موجود از صنعت و استانداردهای مربوطه در مورد عملکرد مکانیزم خودتخریب می‌باشد [۱۰، ۹]. بنابراین با توجه به موارد گفته شده در این بخش، عملکرد مکانیزم خودتخریب در شبیه‌سازی از نظر کیفی تأیید می‌شود.

۲-۴- بررسی امکان اندازه‌گیری کمیت‌ها

برای بررسی صحت کمی نتایج بدست آمده از این شبیه‌سازی بايستی آن‌ها را با نتایج حاصل از تست تجربی مقایسه نمود. با

سوزن را فراهم می‌آورد. افزایش سرعت و شتاب زاویه‌ای سوزن که توأم با افزایش سرعت و شتاب خطی آن است، باعث می‌شود که ساچمه‌ها درون شیارهای سوزن به سمت بیرون شیار متمایل گشته و به سطح شیبدار نیرو وارد نمایند. عکس العمل این نیرو باعث می‌گردد که از شیب افزایش نیرو در شکل (۸) کاسته شود تا اینکه مرحله اول به پایان رسیده و در اثر تغییر شتاب نیروی مذکور به صفر برسد.

نیروی وارد بر قفل فنر از طرف سوزن در زمان $ms = 2.86$ بعد از شروع شبیه‌سازی صفر شده که این نشان دهنده جدایی این دو قطعه از هم می‌باشد. به عبارت دیگر، زمانی که مکانیزم خودتخریب شروع به حرکت به سمت بالا یا نوک کنترل کننده می‌کند نیروی وارد بر قفل فنر به صفر می‌رسد.



شکل (۸): نیروی وارد بر قفل فنر از طرف سوزن

۳- زمان و سرعت زاویه‌ای شروع بازگشت مکانیزم خودتخریب به سمت پایین

در شکل (۹)، نمودار تغییرات فاصله بین مراکز جرم سوزن- بوش راهنمای نسبت به زمان و نمودار سرعت زاویه‌ای پرتابه نسبت به زمان آمده است.

همان‌طور که در شکل دیده می‌شود در زمان $t = 2.88\text{ ms}$ بعد از پرتاب و در سرعت زاویه‌ای $\omega = 9837\text{ rad/s}$ ، مکانیزم خودتخریب شروع به حرکت به سمت پایین می‌کند. در این زمان مشاهده می‌شود که فاصله بین مراکز جرم سوزن و بوش راهنمای به صورت ناگهانی تغییر کرده که نشانه بازگشت سوزن به سمت پایین می‌باشد. به عبارت دیگر با کاهش سرعت زاویه‌ای در مرحله دوم شبیه‌سازی، نیروی وارد از طرف سطح شیبدار بر ساچمه‌ها به اندازه‌ای نیست که مؤلفه قائم آن قادر به غلبه بر نیروی فنر بوده و سوزن را در موقعیت خود نگه دارد. بنابراین سوزن شروع به حرکت

روش اجزای محدود را از نظر کیفی تأیید می‌نماید و این شبیه‌سازی می‌تواند به عنوان یک روش مناسب و ساده برای تحلیل این مکانیزم استفاده شده و تغییرات پارامترهای مختلف روی آن مورد بررسی قرار گیرد.

۶- مراجع

- [1] Ben-Dor, G., Dubinsky, A. and Elperin T., "Ballistic Impact: Recent Advances in Analytical Modeling of Plate Penetration Dynamics-a Review", *Appl Mech*, No. 58, 2005, pp. 355-371.
- [2] Galanov, B. A., Kartuzov, V. V. and Lyanov, S. M., "Numerical-Analytical Model of Penetration of Long Elastically Deformable Projectiles in to Semi-Infinite Targets", *International Journal of Impact Engineering*, No. 34, 2007, pp.1009-1021.
- [3] Gazonas, G. A., Segletes, S. B., Boyle, V. M. and Stegall, S. R., "Oblique Impact Modeling of Fuzes", *International Journal of Impact Engineering*, 2002.
- [4] Anderson, C. E., Sharron, T. R., Walker, J. D. and Freitas,C. J., "Simulation and Analysis of a 23-mm HEI Projectile", *International Journal of Impact Engineering*, No. 22, 1999, pp. 981-997.
- [5] Davis, H. J., Kraft, J. H., "Design Safety And Arming Device", Harry Diamond Laboratory, Adelphi, MD, 25 July 1976.
- [6] Silvers, L. D., "Mechanical Zero G Device", Noltr 64127, Naval Ordnance Laboratory, Silver, MD, 31 December 1994.
- [7] Ziembra, R. T., Wolf, J. W., "Fuze with Improved Time Delay and Self-Destruct Mechanism", South Burlington, Vt., General Electric Company, 1999.
- [8] Budge, A. M., "Aerodynamic Fuze Characteristics for Trajectory Control", Massachusetts Institute of Technology, University of California, June 1998.
- [9] مساح، م، "تحلیل اجزا محدود مکانیزم‌های کنترل کننده حرکت پرتابه"، پایان‌نامه کارشناسی ارشد مهندسی مکانیک (طراحی کاربردی)، دانشکده فنی و مهندسی مکانیک، دانشگاه آزاد واحد واحد خمینی شهر، مرداد ۱۳۸۸
- [10] Mil-Hdbk-757(AR), Military Handbook, fuzes, New York, 2001, pp.757, 826.
- [11] مسگر هروی، م، "تحلیل و طراحی مکانیزم‌ها با ADAMS ، مؤسسه فرهنگی هنری دیباگران تهران، تهران، چاپ اول، ۱۳۸۶

این حال به دلایل زیر استخراج نتایج تجربی مورد نظر امکان‌پذیر نیست.

شتاب خطی شبیه‌سازی مورد نیاز از مرتبه m/s^2 10^6 است. ایجاد این شتاب فوق العاده در فاصله زمانی بسیار کوتاه از مرتبه s^{-3} نیاز به توان بسیار زیادی دارد.

از سوی دیگر، ادوات دستگاه آزمایش که شتاب خطی مذکور را تحمل نمایند، حتی با داشتن جرم‌های کم، نیروهای بسیار زیادی را متحمل می‌شوند. به نظر می‌رسد ایجاد شتاب خطی فوق در یک دستگاه آزمایش امکان‌پذیر نیست.

همچنین سرعت زاویه‌ی اجزاء مکانیزم از مرتبه rpm 10^4 می‌باشد. یاتاقان‌هایی که در دستگاه آزمایش، این سرعت زاویه‌ای را تحمل می‌کنند، باید یاتاقان‌های خاصی باشند. چنانچه ایجاد شتاب‌های خطی و زاویه‌ای فوق نیز امکان‌پذیر باشد، در اندازه‌گیری متغیرهای اجزاء مکانیزم‌ها محدودیت‌هایی وجود دارد.

با توجه به محدودیت‌های ذکر شده در این بخش، اصولاً اندازه‌گیری نتایج تجربی مورد نظر از مکانیزم‌های کنترل کننده امکان‌پذیر نیست.

۵- نتیجه‌گیری

مکانیزم خودتخریب در یک کنترل کننده مکانیکی به روش اجزاء محدود سه‌بعدی در نرم‌افزار آدامز شبیه‌سازی شد. همان‌طور که انتظار می‌رفت ساقمه‌ها در سوراخ‌های جانبی سوزن باز شده و پس از افزایش سرعت زاویه‌ای به مقدار معینی، شروع به حرکت روی سطح شبیدار کرده و سوزن را به سمت نوک کنترل کننده بردن. پس از کاهش سرعت زاویه‌ای به مقدار معینی، ساقمه‌ها در سوراخ‌های جانبی سوزن به سمت داخل رفتند و سوزن در اثر نیروی فنر به سمت پایین کنترل کننده برگشت. همچنین زمان و سرعت زاویه‌ای متناظر با شروع حرکت مکانیزم خودتخریب به سمت نوک کنترل کننده و بازگشت آن به عنوان پارامترهای مهمی در مکانیزم تأخیر و در کنترل کننده مورد بررسی قرار گرفت.

در پایان نتایج حاصل از این شبیه‌سازی یعنی موارد رخداده در خلال شبیه‌سازی برای این مکانیزم از نظر کیفی و همچنین تقدم و تأخیر زمانی عملکرد این مکانیزم با مکانیزم‌های دیگر کنترل کننده با منابع موجود مقایسه گردید. این مقایسه درستی نتایج حاصل از