



کد مقاله: F1685

## بررسی رفتار حلقه مستهلك کننده انرژی بمنظور استفاده در سازه مهاربندی

پیمان رشیدی طرقی، Msc، کارشناس ارشد مهندسی عمران سازه\*

محمد قاسم وتر، Ph.D، عضو هیات علمی پژوهشگاه بین المللی زلزله شناسی و مهندسی زلزله\*\*

منصور قلعه‌نوي، Ph.D، عضو هیات علمی دانشگاه سیستان و بلوچستان

\* تلفن: ۰۹۱۲۳۱۱۷۰۰، پست الکترونیکی rashidipayman@yahoo.com

\*\* تلفن: ۰۲۱-۲۲۸۳۱۱۱۶، پست الکترونیکی vetr@iiees.ac.ir

چکیده:

در این مقاله، نوع جدیدی از مستهلك کننده‌های انرژی (فلزی جاری شونده)، معرفی می‌شود. این مستهلك کننده به شکل حلقه ساخته شده و در سازه‌های بادبندی به منظور بالا بردن شکل پذیری و جذب انرژی زلزله قابل نصب می‌باشد. هنگام وقوع زلزله، عضو مستهلك کننده قسمت قابل توجهی از انرژی ورودی به سازه را با ورود به مرحله غیر خطی و تشکیل مقاصل خمیری خمشی، مستهلك کرده و بدین صورت از ورود دیگر اعضای سازه به مرحله غیر خطی و همچنین کمانش اعضا مهاربندی جلوگیری کرده یا آنرا بتعویق می‌اندازد. این حلقه طوری طراحی می‌شود که قبل از کمانش مهاربند وارد مرحله غیر خطی شده باشد. جهت بررسی پایداری و چکونگی رفتار هیستریک این مدل، آزمایشات و مطالعات صورت گرفته، که نتایج یک نمونه آن در این مقاله ارائه شده است.

**کلید واژه‌ها:** مستهلك کننده انرژی تسلیمی، مهاربند، شکلپذیری، هیستریک



## بررسی رفتار حلقه مستهلك کننده انرژی بمنظور استفاده در سازه مهاربندی

پیمان روشنیدی طرقی، کارشناس ارشد مهندسی عمران سازه<sup>x</sup>  
محمد قاسم وتر، Ph.D، عضو هیات علمی پژوهشگاه بین المللی زلزله شناسی و مهندسی زلزله<sup>xx</sup>  
منصور قلعه‌نوی، Ph.D، عضو هیات علمی دانشگاه سیستان و بلوچستان  
× تلفن: ۰۹۱۲۳۱۱۱۷۰۰، پست الکترونیکی [rashidipayman@yahoo.com](mailto:rashidipayman@yahoo.com)  
× تلفن: ۰۲۱-۲۲۸۳۱۱۱۶، پست الکترونیکی [vetr@iiees.ac.ir](mailto:vetr@iiees.ac.ir)

### چکیده

در این مقاله، نوع جایدی از مستهلك کننده‌های انرژی (فلزی جاری شونده)، معرفی می‌شود. این مستهلك کننده به شکل حلقه ساخته شده و در ساردهای بادبندی به منظور بالا بردن شکل پذیری و جذب انرژی زلزله قابل نصب می‌باشد. هنگام وقوع زلزله، عضو مستهلك کننده قسمت قابل توجهی از انرژی ورودی به سازه را با ورود به مرحله غیر خطی و تشکیل مفاصل خمیری خمیشی، مستهلك کرده و بدین صورت از ورود دیگر اعضای سازه به مرحله غیر خطی و همچنین کمانش اعضا مهاربندی جلوگیری کرده یا آنرا بتعویق می‌اندازد. این حلقه طوری طراحی هیسترتیک این مدل، آزمایشات و مهاربند وارد مرحله غیر خطی شده باشد. جهت بررسی پایداری و چکوتگی رفتار هیسترتیک این مدل، آزمایشات و مطالعات صورت گرفته، که نتایج یک نمونه آن در این مقاله ارائه شده است.

**کلید واژه:** مستهلك کننده انرژی تسلیمی، مهاربند، شکلپذیری، هیسترتیک

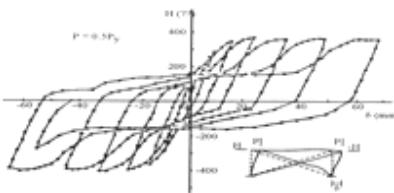
### ۱- مقدمه

مقابله با نیروهای جانبی که توسط زلزله به سازه وارد می‌شود، معمولاً با افزایش حدود نیروهایی که سازه قادر به تحمل آن می‌باشد، صورت می‌گیرد. به تدریج روشهای جدیدتری بمنظور عملکرد بهتر سازه‌ها در زلزله، مطرح شد که به میزان انرژی

وروودی زلزله و راهکارهایی برای جذب این انرژی توجه دارد و ارتعاشات سازه را به هنگام وقوع زلزله با راهکارهای مناسب، کنترل می‌کند.

سیستمهای مقاوم در برابر زلزله به منظور حفظ قابلیت و کارآیی سازه باید دو مشخصه مهم سختی و شکل‌پذیری را داشته باشند.

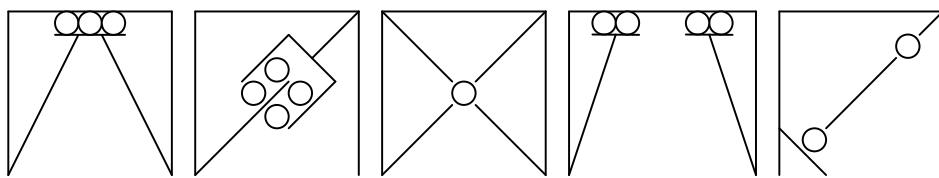
سیستمهای مهاربندی به علت سختی بالا نیروی بیشتری از زلزله دریافت می‌کنند و در عوض به دلیل جابجایی کم اجسام امنیت بیشتری را برای ساکنین بنا ایجاد می‌کند. نیز در مواردی که تغییر مکانهای کوچک مورد نظر باشد استفاده از سیستمهای مهاربندی مناسب خواهد بود. ضمناً اتصالات ساده و تیرهای ضعیفتر، این سیستم را به روشهای ساده و کم هزینه در طراحی و اجرا تبدیل کرده است. فرض این سیستم برآنست که آسیهای واردہ به این سازه‌ها، پس از وقوع زلزله در اعضای مهاربندی متغیر کر می‌باشد در نتیجه بازسازی آنها راحت‌تر و با هزینه کمتری، امکان پذیر است (البته با انهدام بادبند مقاومت جانبی حذف می‌شود). مشکل اصلی در این سازه نداشتن شکل‌پذیری مناسب است. مهاربندهای تحت فشار کمانش کرده و به طور ناگهانی مقاومت خود را در تحمل نیروی فشاری از دست می‌دهند. این در حالیست که مهاربندهای تحت کشش در مرحله پلاستیک، دچار تغییر شکلهای پلاستیک و افزایش طول ماندگاری می‌شوند و تا زمانی که جابجایی سازه به اندازه این تغییر طول جدید نرسد این اعضاء در کشش عمل نمی‌کنند. این دو عامل باعث ایجاد تغییر مکان و در عین حال فقدان نیروی مقابله کننده با آن می‌شود، که در نتیجه ضربات ناخواسته به سازه وارد می‌شود. این نوع عملکرد نامناسب سیستمهای بادبندی، معمولاً در سازه‌های بلند چشمگیرتر است.



شکل ۱: رفتار پسماند قاب با مهاربند ضربه‌داری

برای جلوگیری از بروز این مشکل می‌توان از مستهلك کننده‌های انرژی بهره جست. عضو مستهلك کننده با جذب قسمت اعظم انرژی، از ورود اعضاء مهاربندی به مرحله پلاستیک و کمانش جلوگیری می‌کند. این امر باعث بهبود رفتار هیسترزیس و جذب بهتر انرژی شده که منجر به رفتار شکل‌پذیر مهاربند و جلوگیری از وارد شدن ضربات ناگهانی به سازه می‌شود.

## ۲- معرفی حلقه بعنوان مستهلك کننده انرژی و استفاده آن در مهاربند



شکل ۲. طرحهای پیشنهادی برای استفاده حلقه در بادبند

شکل ۲ پیشنهادی برای موقعیت نصب مستهلك کننده حلقه در سازه‌های بادبندی را نشان می‌دهد. حلقه استفاده شده در این تحقیق از جنس لوله‌های مانیسمان که بدون درز است می‌باشد. ارزانی و قابل دسترس بودن لوله‌های مانیسمان، جزئیات ساده اجرایی برای قرارگیری حلقه در بادبند، قابلیت مناسب آن در تحمل کرنشهای پلاستیک و شکل‌پذیری خوب قطعه است از مزایای حلقه‌های مستهلك کننده انرژی می‌باشد.

در حالت مورد بررسی فرض بر این است که حلقه در راستای محوری بادبند قرار گرفته و تنها تحت یک نیروی محوری است. با وارد شدن فشار و کشش متواالی در عضو مهاربند، حلقه وارد مرحله پلاستیک شده شروع به جذب انرژی می‌کند (شکل اول). با توجه به اینکه حداکثر نیروی ورودی به مهاربند، برابر حداکثر ظرفیت باربری عضو ضعیفتر است؛ می‌توان مهاربند و حلقه را طوری طراحی کرد که حداکثر ظرفیت باربری حلقه از نیروی کمانشی مهاربند کمتر باشد تا از کمانش مهاربند و ورود آن به مرحله پلاستیک جلوگیری شود.

## ۳- تحلیل حلقه تحت بار جانبی در حالت الاستیک

ممان و جابجایی یک حلقه به شعاع  $R$  تحت نیروی  $P$  به صورت زیر است.<sup>[۲]</sup>

$$M_A = M_D = P \cdot R / \pi = M_{max}$$

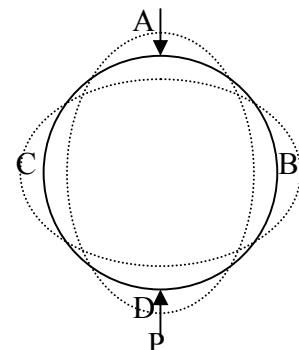
$$M_B = M_C = -P \cdot R (1/2 - 1/\pi)$$

$$\Delta_V = -PR^3/EI (\pi/4 - 2/\pi) \sim -0.1488 PR^3/EI$$

$$\Delta_H = PR^3/EI (2/\pi - 1/2) \sim 0.1366 PR^3/EI$$

$$N_A = N_D = 0$$

$$V_B = V_C = 0$$



همانطور که در فرمولها دیده می‌شود ممان حداکثر در نقطه A و D، بوده که در هنگام فشار ممان در این دو نقطه مثبت و در نقاط B و C منفی است. پس انتظار می‌رود که ابتدا در نقاط A و D و سپس در B و C مفاصل پلاستیک تشکیل شود. نقطه شکست نیز احتمالاً در A یا D خواهد بود. تحت بار P نقاط روی محیط داخلی و خارجی حلقه جابجایی یکسان دارند اما محیط خارجی بزرگتر از محیط داخلی است، بنابراین کرنش محیطی روی محیط داخل بزرگتر از محیط خارج است. به همین

ترتیب تنشهای محیطی داخل حلقه بزرگتر از تنشهای محیطی خارج آن بوده و بدینسان انتظار می‌رود شکست از داخل شروع و به محیط خارجی برسد. ضمناً بدلیل اینکه تحمل فلزات در فشار کمتر از کشش است، احتمالاً شکست هنگامی رخ خواهد داد که حلقه تحت کشش قرار دارد و سطح داخلی بیشترین تنش فشاری را تحمل می‌کند.

#### ۴- تحلیل پایداری حلقه تحت بار محوری توسط ANSYS

مدلسازی توسط برنامه ANSYS V8.1 انجام و بمنظور در نظر گرفتن کمانش خطی و بدست آوردن مقادیر ویژه از المان SHELL143 برای مدل کردن حلقه، و تحلیل EIGEN BUCKLING استفاده شد. ابعاد مشاهده در حدود ۰/۲۵ سانتیمتر انتخاب شده، تا جوابها با فرمولهایی که قبلاً ارائه شده‌اند همخوانی داشته باشد. مدول الاستیسیته برابر  $1/9e+6$  کیلوگرم بر سانتیمتر مربع، ضریب پواسون  $0/3$  و مقاومت تسیم برابر  $4000$  کیلوگرم بر سانتیمتر مریع، ابعاد حلقه در این تحلیل برابر با حلقه آزمایش شده و با قطر خارجی  $22$  سانتیمتر، ضخامت  $1/4$  سانتیمتر و عرض  $10/5$  سانتیمتر در نظر گرفته شده است. نتایج تحلیل کمانش خطی مدل (تحلیل کمانشی با مقادیر ویژه) تا  $5$  مود اول بصورت زیر بود.

مود اول بصورت چرخش روی محیط حلقه حول مرکز و با نیروی  $65$  تن

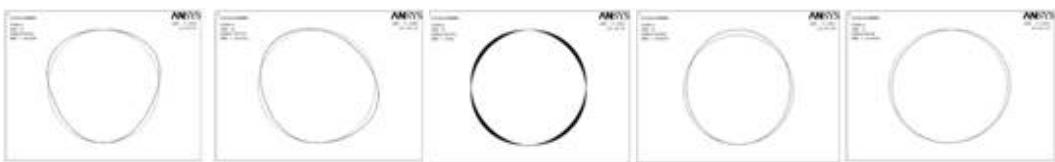
مود دوم بصورت فرو رفتگی زیر محل بار و با نیروی  $436$  تن

مود سوم بصورت چرخش حول محور عمودی با نیروی  $537$  تن

مود چهارم بصورت فرو رفتگی در یک طرف و بالا آمدگی طرف دیگر زیر بار با  $798$  تن

مود پنجم بصورت تغییر شکل تخم مرغی و فشار قسمتی از پایین حلقه (تنگ شده) روی قسمت بالای آن (پهن شده) با نیروی  $969$  تن.

اشکال زیر تغییر شکل حلقه در مدهای اول تا پنجم را برتری از راست به چپ نشان می‌دهد.

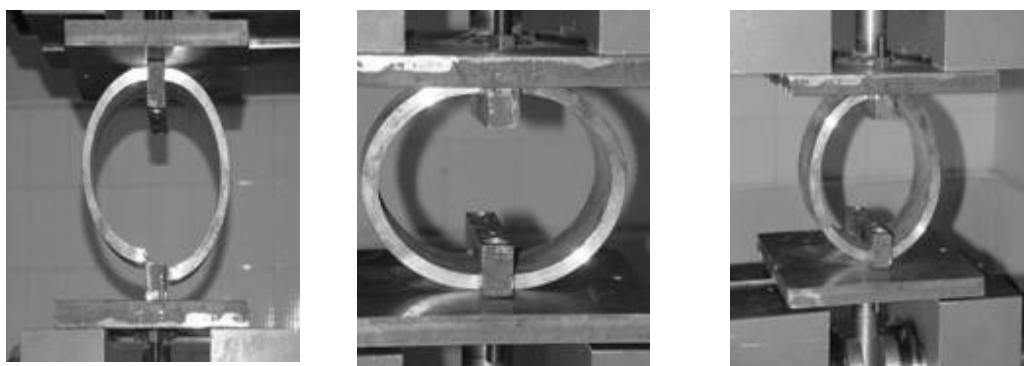


شکل ۳. اشکال مودی حلقه تحت نیروی محوری

با توجه به نیروهای لازم برای کمانش و حداکثر نیروی تحمل شده توسط حلقه در حالت غیر خطی عدم کمانش آن در حالت خطی مشخص می‌شود. ولی باید به شکل مدها برای جلوگیری از تغییر شکلهای ناخواسته (کمانش) در هنگام زلزله و قرار داشتن عضو در مهاربند توجه داشت. چرا که در آزمایش دستکها در فکهایی با قابلیت جابجایی فقط در یک جهت قرار دارند ولی هنگام استفاده عضو در مهاربند و در زمان وقوع زلزله امکان جابجایی و از محور خارج شدن دو نقطه اتصال مهاربند به حلقه وجود دارد که باید برای آن چاره اندیشی کرد. برای جلوگیری از جابجایهای ناخواسته اولاً بهتر است حتی المقدور

حلقه در نزدیکی یکی از دو انتهای مهاربند اجرا شود زیرا در نقاط انتهایی بدلیل وجود اتصالات تغییر مکانهای کمتری داریم. همچنین می‌توان با اتصال دو لوله (یا قوطی) تودرتو با قابلیت جابجا شدن داخل یکدیگر، به بسطهای U شکل و قرار دادن پینهای روی لوله داخلی و زبانه‌های لوپیایی شکل روی لوله بیرونی، جابجاگی را فقط بصورت محوری و در امتداد مهاربند کنترل کنیم.

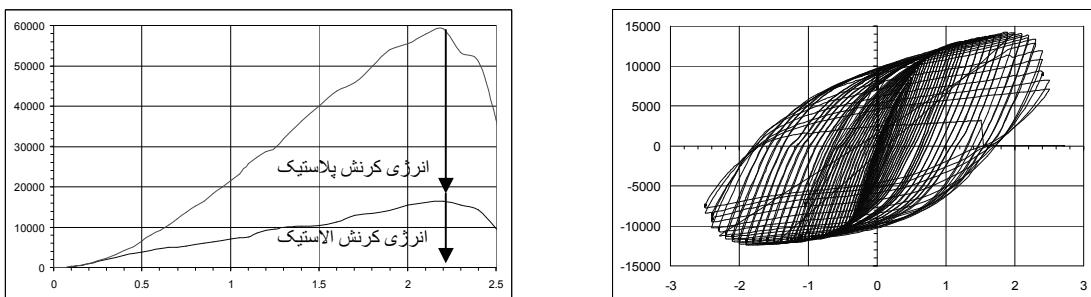
## ۵- آزمایش بارگذاری چرخه‌ای روی نمونه



شکل ۴. حلقه در حالت‌های کشش، فشار و شکست

آزمایش روی یک قطعه استوانه‌ای به قطر خارجی ۲۲ سانتیمتر، ضخامت ۱/۴ سانتیمتر، عمق ۱۱/۵ سانتیمتر و از جنس لوله‌های مانیسمان انجام شد.

بارگذاری بصورت چرخه‌ای و افزایشی تا شکست کامل عضو ادامه پیدا کرده، اطلاعات نیرو و جابجاگی آن توسط دستگاه ضبط شده است. شکل ۴ تصاویری از تغییر شکل نمونه زیر بار هنگام کشش، فشار و زمان شکست و شکل ۵ نمودار نیرو- تغییر مکان بدست آمده از آزمایش را نشان می‌دهد.



شکل ۵. نمودار نیرو- جابجاگی  $\text{Kgf/cm}^2$ -  $\text{J/g}$  حلقه تحت آزمایش شکل ۶. منحنی انرژی-حداکثر تغییر مکان در هر چرخه

## ۶- ارزیابی آزمایش

با انجام آزمایش نیروی تحمل شده در حالت غیر خطی ( $14/3$  تن) حدود  $2/5$  برابر ناحیه خطی ( $5/5$  تن)، و حداکثر جابجاگی حالت غیر خطی ( $1/9$  سانتیمتر) حدود  $8$  برابر حداکثر جابجاگی در حالت خطی ( $0/23$  سانتیمتر) بدست آمده است.

با توجه به این نکته و نیز شکل پایا و متقارن منحنی هیسترزیس، رفتار سیکلی عضو مستهلك کننده مناسب ارزیابی شد.

در حین آزمایش افزایش نیرو تا جابجایی  $1/9$  سانتیمتر، ادامه داشت و پس از آن بعلت شکستهای اولیه تحمل نیرو توسط عضو، سیر نرولی پیدا می‌کند. همانطور که گفته شد اولین شکست در محل بار و در محیط داخلی رخ داد و بتدريج در چند سیکل بعدی شکستگی تا بالا ادامه یافت. همچنان افزایش انرژی سیکلها، تا جابجایی  $2/2$  سانتیمتر ادامه داشت و در جابجایی  $2/5$  سانتیمتر شکست خمشی رخ داد.

انرژی مستهلك شده توسط این مدل در شکل  $6$  آورده شده است. محور X حداکثر جابجایی در یک چرخه و محور Y انرژی محاسبه شده از سطح زیر منحنی نیرو جابجایی می‌باشد.

منحنی زیرین مربوط به انرژی قابل بازیافت یا الاستیک، و منحنی بالایی مجموع انرژی الاستیک و پلاستیک (انرژی کل) می‌باشد.

همانطور که در شکل مشخص است جذب انرژی بعد از ورود به مرحله پلاستیک افزایش قابل ملاحظه‌ای دارد و جذب انرژی قسمت پلاستیک آن در بیشترین حالت  $2/78$  برابر جذب انرژی قسمت الاستیک آن است.

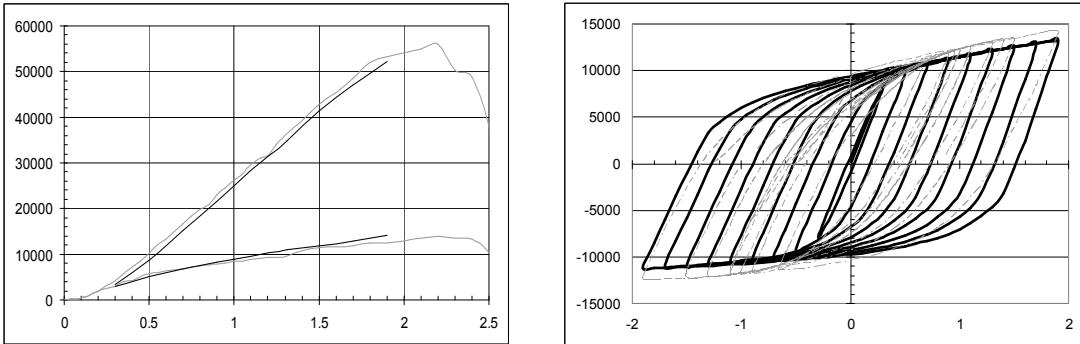
بعد از ورود به مرحله غیر خطی سیستم حدود  $65$  سیکل با افزایش بار و جابجایی تا حد نهایی را بدون خرابی تحمل کرد و این نشان دهنده تحمل خوب این سیستم در برابر بارهای رفت و برگشتی و خستگی می‌باشد.

بعد از کمانش غیر خطی حلقه تحت فشار، با اضافه شدن جابجایی نیرو ثابت می‌ماند در حالیکه در کشش همچنان افزایش جابجایی، افزایش نیرو را به همراه دارد.

## ۷- مدلسازی کامپیوترا

مدلسازی توسط برنامه ANSYS V8.1 انجام شده است و برای بررسی رفتار هیسترزیس و کمانش غیر خطی از دستور SHELL181 و المان NLGEOM,ON ، PSTRES,ON این المان قادر است کلیه تنشهای، نیروهای داخلی، بارگذاری داخل و خارج صفحه را در تحلیلهای غیر خطی و تغییر شکلهای بزرگ نشان دهد. در این قسمت ابعاد مساحت در حدود  $0/5$  سانتیمتر انتخاب شده، تا جوابها با فرمولهایی که قبلاً ارائه شده‌اند همخوانی داشته باشند. نوع بارگذاری STATIC می‌باشد. اختلاف جابجایی در هر استپ یک ثانیه‌ای،  $0/5$  میلیمتر است. مدول الاستیسیته برابر  $1/9e+6$  کیلوگرم بر سانتیمتر مربع، ضریب پواسون  $0/3$  و مقاومت تسلیم برابر  $400$  کیلوگرم بر سانتیمتر مربع در نظر گرفته شد. مدل رفتار پسماند آن، کینماتیک هاردنینگ چند خطی، توسط KINH و بصورت زیر می‌باشد. مرحله اول تاریخیدن به مقاومت تسلیم  $4000$  کیلوگرم بر سانتیمتر مربع با مدول الاستیسیته  $1/9e+6$ ، پس از آن با مدول الاستیسیته ای برابر  $0/03$ % حالت الاستیک ادامه داشته تا به تنش گسیختگی ( $5600$  کیلوگرم بر سانتیمتر مربع) برسد و بعد از آن مدول الاستیسیته برابر صفر شود.

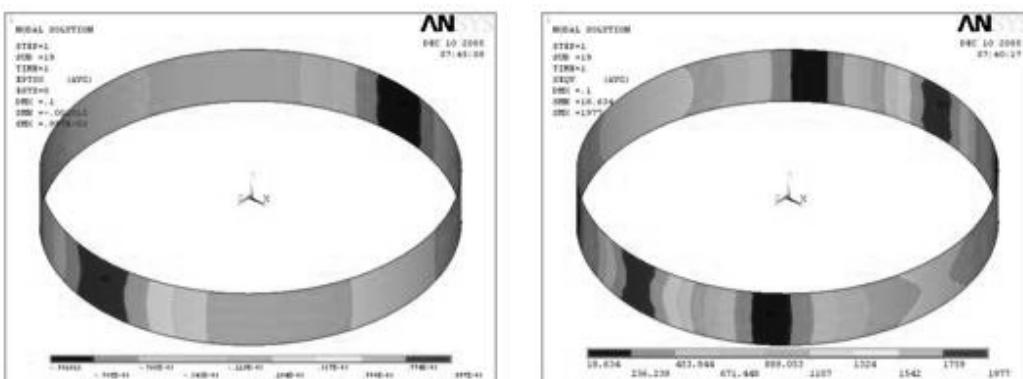
بارها بصورت تغییر مکان رفت و برگشتی اعمال شد و نتایج زیر بدست آمد. برای مقایسه به همراه منحنی مربوط به آزمایش آورده شده که نشان از دقت مناسب مدل سازی دارد. ضمنا در مدل سازی و برای حصول ضریب اطمینان محاسبات تا زمان اولین شکست انجام گرفته است.



شکل ۷: نمودار نیرو  $\text{Kgf.Cm}^{\text{Cm}}$ -جابجایی منحنی انرژی

شکل ۷: نمودار نیرو  $\text{Kgf.Cm}^{\text{Cm}}$ -جابجایی

در اشکال ۹ و ۱۰ کانتورهای تنش و کرنش یک حلقه به عرض ۱ سانتیمتر، تحت کشش، بمنظور نمایش محل خداکثر و خداقلهای تنش و کرنش نشان داده شده است. همانطور که قابل مشاهده است تنش خداکثر در زیر محل بارگذاری و در داخل حلقه می باشد. همچنین کرنش های خداکثر مثبت و منفی نیز در محل بارگذاری بوده بطوریکه قدر مطلق مقدار کرنش روی محیط داخل حلقه از قدر مطلق کرنش روی محیط خارج حلقه بیشتر است.



شکل ۸: کانتور کرنش حلقه

شکل ۹: کانتور تنش حلقه

## ۸- نتیجه گیری

- لوله های مانیسمان بعلت تولید انبوه آن به سادگی قابل دسترس بوده و بعلت جزئیات ساده آن برای قرارگیری داخل مهاربند، اجرایی و ارزان می باشد.

- بعلت شکل‌پذیری خوب این لوله‌ها و جذب انرژی بالای آن می‌توان قسمت عمداتی از جذب انرژی پلاستیک سازه را از این اعضاء انتظار داشت.
- با توجه به اینکه حداکثر نیروی واردہ به مهاربند برابر حداکثر نیروی قابل تحمل حلقه می‌باشد، می‌توان طوری طراحی مهاربند و حلقه را انجام داد تا از عدم کمانش مهاربند اطمینان حاصل کرد.
- لوله‌های مانیسمان با قطر و ضخامت‌های مختلف موجود است و با در نظر گرفتن عرض دلخواه از آن براحتی می‌تواند برای حداکثر جابجایی، انرژی مستهلك شونده و نیروی لازم طراحی شود. و از آنجا که فقط با سه متغیر قطر، ضخامت و عمق سطح وسیعی برای طراحی در اختیارمان می‌گذارد، بسیار مناسب و طراحی آن ساده می‌باشد. همچنین ترکیباتی از دو یا چند لوله در کتار هم، تودر تو و یا روی هم به منظور رسیدن به شکل‌پذیری و سختی مناسب و حداکثر نیروی دلخواه قابل تحمل توسط حلقه، قابل اجراست.
- از آنجاکه حلقه در فشار، خود کمانش غیرخطی داشته و با افزایش جابجایی، نیرو تغییر نمی‌کند رفتاری بسیار مناسب و هماهنگ با مهاربند خواهد داشت به این ترتیب که در حالتی که دو عضو حلقه و مهاربند در فشارند حلقه قبل از مهاربند کمانش کرده و نیروی محوری در مهاربند ثابت می‌ماند ولی در کشش که تحمل مهاربند تا رسیدن به مرحله غیرخطی بیشتر است، حلقه نیز از خود مقاومت بیشتری نشان می‌دهد و به این ترتیب حداکثر جذب انرژی را خواهیم داشت.

#### مراجع:

- رشیدی طرقی پ.، بهبود رفتار سازه‌های مهاربندی توسط مستهلك کننده انرژی با مکانیزم خمسی، ۱۳۸۴، گروه عمران دانشکده مهندسی نیکبخت، دانشگاه سیستان و بلوچستان.
- 2-S.P.Timoshenko.<sup>۱</sup> “ Theory of elastic stability”2nd.edition.,McGraw-HILL,1982.