

ماهنامه علمى پژوهشى

مهندسی مکانیک مدر س

mme.modares.ac.ir

بررسی انباشتگی کرنش در اثر ممانهای دینامیکی خارج از صفحه در لوله های زانویی تحت فشار از جنس فولاد كربني

 2 سبد حاوید زکوی^{**}، محمد نوریخش

1- استادیار، مهندسی مکانیک، دانشگاه محقق اردبیلی، اردبیل 2- دانشجوی کارشناسی ارشد، مهندسی مکانیک، دانشگاه محقق اردبیلی، اردبیل ردبيل، صندوق يستىzakavi@uma.ac.ir ، 179

چکیدہ	اطلاعات مقاله
چحیده در این مقاله، با استفاده از مدل سختشوندگی سینماتیکی غیرخطی رفتار تغییر شکلهای پیشرونده در لولههای زانویی از جنس فولاد کربنی تحت شرایط فشار داخلی ثابت و ممان دینامیکی خارج از صفحه در فرکانسهای مشابه اثرات زلزله مورد بررسی عددی قرار گرفته است. زانوییها دارای قطر خارجی 60/3 میلیمتر و ضخامتهای 91/1 و 5/54 میلیمتر بوده و برای هر ضخامت دو شعاع خم هندسی (للند و کوتاه) در نظر گرفته شده است. اثر ممان خمشی خارج از صفحه اعمال شده در یک انتهای 90 درجه زانویی بوسیله یک ممان پیچشی خالص در انتهای دیگر آن اعمال میشود. تجزیه و تحلیل سهبعدی الاستیک و پلاستیک براساس مدل سختشوندگی سینماتیکی آرمسترانگ- فردریک جهت بررسی رفتار تغییرشکلهای پیشرونده انجام شده است. نرخ کرنش- های پیش رونده در سیکلهای اولیه خیلی بیشتر بوده و با افزایش زمان کاهش میابد. اگر چه کرنشهای جمع شونده در جهت محوری مشاهده نمیشود لکن جهت حداکثر کرنشهای پیشرونده در امتدا محور محیطی مشاهده میشود. همچنین مدل آرمسترانگ- فردیکی در سند کنشهای بیشتر بوده و با افزایش زمان کاهش می اید. اگر چه کرنشهای جمع شونده در جهت	اطلاعات معانه مقاله پژوهشی کامل یذیرش: 35 شهریور 1393 ارائه در سایت: 30 مهر 1393 <i>کلید واژگان:</i> لوله زانویی کرنش پیش رونده سخت شوندکی ممان دینامیکی خارج از صفحه
الاست آمده از روند جری با این این این این این این این این این ای	

Study on strain accumulation of carbon Steel pressurized piping elbows under dynamic out-of-plane bendings

Seyed Javid Zakavi1*, Mohammad Nourbakhsh2

1- Department of Mechanical Engineering, University of Mohaghegh Ardabili, Ardabil, Iran

2- Department of Mechanical Engineering, University of Mohaghegh Ardabili, Ardabil, Iran

*P.O.B. 179. Ardabil, Iran. zakavi@uma.ac.ir

ARTICLE INFORMATION

Original Research Paper Received 09 July 2014 Accepted 27 August 2014 Available Online 22 October 2014

Keywords: Elbow **Ratcheting Strain** Strain Hardening Out-of-Plane Dynamic Moment

ABSTRACT

In this paper, using the Armstrong-Frederick nonlinear kinematic hardening model, the ratcheting behavior of carbon steel piping elbows is described under conditions of steady internal pressure and dynamic moments out-of-plane at frequencies typical of seismic excitations. The elbows had an outside diameter of 60.3 mm and thicknesses of 3.91 and 5.54 mm. For each thickness two bend radius geometries (long and short) were studied. A pure out-of-plane bending moment applied at one end of a 90° welding elbow is reacted by a purely torsional moment at the other end. Three-dimensional elastic-plastic analyses by Armstrong-Frederick nonlinear kinematic hardening model are carried out to evaluate structural ratcheting behaviors. Initially, the rate of ratcheting is high and then decreases with the increasing cycles. While there is practically no strain accumulation in the axial direction, the direction of highest ratcheting is along the hoop direction. The cyclic strain accumulation against response moment for each component is assessed. By Armstrong-Frederick model, the predicted ratcheting of low moments is near to the experimental results, while for the high moment, this model will over-predict the ratcheting strain.

تغییر شکلهای پیشرونده وجود خواهد داشت. به عنوان مثال، این امر در اثر فشار سیال، تغییرات دما و دیگر شرایط محیطی متناوب مانند بارگذاری لرزهای بوجود میآید[۱،2]. تغییر شکلهای پیشرونده منجر به از کار

1- مقدمه

طراحی اجزای لولههای مورد استفاده در نیروگاهها و صنایع شیمیایی امری مهم برای بهرهبرداری اطمینان بخش می باشد. اگر خطوط لوله های تاسیسات در معرض فشار داخلی و بارگذاریهای سیکلی قرار گیرند، امکان ایجاد پدیده

Please cite this article using:

برای ارجاع به این مقاله از عبارت ذیل استفاده نمایید:

S. J. Zakavi, M. Nourbakhsh, Study on strain accumulation of carbon Steel pressurized piping elbows under dynamic out-of-plane bendings, Modares Mechanical Engineering, U Vol. 14, No. 15, pp. 218-224, 2015 (In Persian)

¹⁻ Ratcheting

افتادگی زودرس در اثر ایجاد تغییر شکل و خستگی میشود[۳.4]. بنابراین، در طراحی اجزا تاسیسات تحت فشار در نیروگاهها، بررسی رفتار تغییر شکلهای پیش رونده امری مهم میباشد.

با توجه به هندسه زانویی، توزیع تنش در لولههای زانویی بسیار پیچیدهتر است[5]. مطالعه در اجزای زانویی که به طورگسترده در نیروگاهها و صنایع شیمیایی استفاده دارد افزایش یافته و بررسی پدیده تغییر شکلهای پیشرونده در اثر بارهای دینامیکی خارج از صفحه دارای اهمیت خاص میباشد.

به طور کلی، کار منتشر شده در مورد تغییرشکل پیشرونده زانویی نسبتا کم است. اولین کارهای صورت گرفته در بررسی زانوییها تحت اثر بارهای دینامیکی جهت بررسی رفتار تغییر شکلهای پیشرونده در لولههای زانویی در سال 1961 توسط ادموند و بیر می باشد[6].

تغییر شکل پیش رونده لولههای مستقیم و زانوییها از جنس فولاد کربنی تحت فشار و تحت خمش سیکلی بصورت تجربی و تحلیلی توسط چن و همکاران و گائو و همکاران مورد بررسی قرار گرفت. در این مطالعه نشان داده شد که مدل چن -جیائو -کیم (CJK) می تواند شبیه سازی منطقی تغییر شکل پیش رونده را انجام دهد [۲۰،8]. با استفاده از کد انسیس، دگراسی و همکاران تغییر شکلهای پیش رونده اجزا تا سیساتهای نیروگاهی تحت اثرات لرزهای با استفاده از مدل شابوشی بررسی نمودند [9].

ناکامورا و همکاران بطور تجربی زانویی تحت فشار با دیواره محلی نازک شده با کنترل جابهجایی و خمش سیکلی مورد بررسی قرار داده و مدل های شکست و عمر خستگی زانویی تحت این پدیده مورد بررسی قرار گرفت [4].

میازاکی و همکاران لولههای از جنس فولاد کربنی با دیوارهای محلی نازک شده تحت بار خمشی خالص سیکلی برای ارزیابی استحکام خستگی کم چرخه مورد بررسی قرار دادند. در این آزمایش که تحت بار کنترل شده بر روی این لولهها انجام شد، تغییر شکل پیشرونده مشاهده شد و استحکام خستگی کمتر از لولههای ترک خورده بدست آمد[10].

اثر بارگذاری دو جهته بر روی مشخصات خستگی لوله زانویی 90 درجه با دیوارههای محلی نازک شده تحت فشار توسط بالان و ردکپ مورد بررسی قرارگرفته است. نتایج ارائه شده در این مقاله اطلاعات زیادی را در مورد رفتار خستگی لوله های زانویی تحت اثرات مشابه زمین لرزه بدست می دهد[11].

در این مطالعه به بررسی و بحث در لولههای زانویی تحت فشار در معرض ممانهای دینامیکی خارج از صفحه پرداخته و نتایج عددی با نتایج تجربی مقایسه شده است. مدل سخت شوندگی سینماتیکی غیرخطی برای بررسی رفتار سخت شوندگی ماده انتخاب و ثابتهای ضرایب سخت شوندگی براساس آزمونهای سیکل پایدار بدست آمده است.

2- هندسه لوله های زانویی و مواد

لوله های زانویی 90 درجه ای از جنس فولاد کربنی، با 2 اینچ اندازه اسمی (مطابق با قطر خارجی 60/3 میلی متر)، مورد استفاده قرار گرفته است. دو ضخامت (5/54 میلی متر و 3/91 میلی متر) و دو شعاع خم (بلند و کوتاه) انتخاب شدند که در جدول 1 بطور کامل مشخصات هندسه زانویی و مشخصات آزمایش ارائه شده است. همچنین خواص مواد بدست آمده از آزمون کشش ساده در شکل 1، در جدول 2 ارائه شده است[12]. موقعیتهای اطراف خم برای نمونه ای زانویی در شکل 2 نشان داده شده است[13].

جدول 1 مشخصات هندسه زانویی و مشخصات تست[12]				
فركانس	فشار تست	شعاع خمش	ضخامت	مشخصه
تست (Hz)	(MPa)	(mm)	(mm)	زانویی
4/15	18/9	76	3/91	CLSO
4/26	27/4	76	5/54	CLXO
4/21	18/9	51	3/91	CSSO
4/46	27/4	51	5/54	CSXO



شکل 1 بخشی از نتایج به دست آمده از آزمون کشش ساده[13]



 $\phi = 0^{\circ}$, 180°) و جهت مثبت بطرف E - C : موقعیت های پهلویی ($\phi^{\circ} = 0^{\circ}$, 180°) : E : قوس خارجی ($\phi^{\circ} = +90^{\circ}$). F : نواحی در جناح (تعریف شده با $\phi^{\circ} \pm 45^{\circ} = \phi$ از پهلوها)، E : قوس داخلی ($\phi^{\circ} = -90^{\circ}$)

شکل2 هندسه زانویی، جهت تنش، مختصات زاویه ای و تعریف موقعیت های مهم در اطراف خم[13]

جدول 2 خواص مواد بدست آمده از تست کشش [12]

نسبت	تنش مجاز	استحکام نهایی	استحكام تسليم	مدول یانگ
يواسون	طراحی	(MPa)	(MPa)	(GPa)
0/3	155/94	475	328	210

در ستون اول جدول 1 مشخصات زانویی ها براساس کاراکتر اول C برای فولاد کربنی، کاراکتر دوم L برای شعاع خمش بزرگ و S برای شعاع خمش کوچک، کاراکتر سوم S برای وزن استاندارد و X برای وزن فوق بالا و کاراکتر چهارم O برای بیان خمش خارج از صفحه تعریف شده است.

3- مروری بر کارهای تجربی

نحوه انجام آزمایش به طور کامل در منبع [12] ارائه شده که در اینجا به

طور خلاصه به آن اشاره میشود. در آن دستگاه تست یونیورسال قادر به بارگذاری سیکلی است. همان طور که در شکل 3 (الف) نشان داده شده است. زانویی طوری در دستگاه تست نصب شده که حرکت سر لوله زانویی عمود بر صفحه کاغذ در شکل 3 (ب) باعث میشود که زانویی تحت شرایط خارج از مفحه تحت اثر خمش قرار گیرد. فرکانس طبیعی تجهیزات در حدود مقادیر فشار طراحی افزایش می ابد. فشار طراحی براساس کد استاندارد ASME به فشار طراحی افزایش می ابد. فشار داخلی، با جابه جایی فک دستگاه ممان های سیکلیک بر روی لوله اعمال میشود. بارگذاری ها ابتدا از ممان های کم آغاز شده و سپس در مراحل بعدی ممان ها افزایش می یابد. مقدار کرنش ها در هر مرحله، توسط گیچهای نصب شده بر روی لوله اندازه گیری شده و ثبت می گردند. اندازه گیری کرنش در زانویی در موقعیت های محوری، محیطی و نیز زوایای 45± درجه بین محور طولی و محیطی می باشد [14].

4 موقعیت کرنش سنج و جهت گیری شبکه به طور شماتیک در شکل نشان داده شده است.

4- روش عددی در رفتار تغییرشکل پیشرونده

4-1- مدل المان محدود

به منظور مطالعه کرنش پیشرونده زانویی تحزیه و تحلیل المان محدود





شكل 4 موقعيت كرنش سنج ها [12]

الاستیک و پلاستیک انجام شده است. تلاشهای بسیاری برای بررسی رفتار تغییر شکلهای پیش رونده تک محوره*ا* چند محوره که از مواد مختلف ساخته شدهاند انجام شده است.

چندین مدل براساس مدل سختشوندگی سینماتیکی آرمسترانگ و فردریک با اصلاح جزئی ترم دینامیکی، برای شبیهسازی کرنش پیشرونده استفاده شده است، از جمله این مدلها، مدل شابوشی [15.16]، مدل اوهنو-وانگ [17.18] و مدل اوهنو- وانگ اصلاح شده (CJK)[19]، ژو و حسن [20]، کوبایاشی و همکاران [21.22]، کانگ [23] و پستبرگ و همکاران [24.25] میباشد. این مدلها را در داخل آباکوس یا انسیس برای تجزیه و تحلیل رفتار تغییر شکلهای پیشرونده قطعات میتوان تحت ارائه سابروتینی برای بررسی رفتار ماده تعریف نمود. مدل شابوشی و مدل CJK هر دو نتایج شبیهسازی خوبی برای مواد و قطعات کاربردی ارائه میدهند.

در میان ترمافزارهایی که از روش المان محدود برای آنالیز مسائل مهندسی استفاده مینمایند، آباکوس با قابلیتهای منحصر بفرد خود، به عنوان یک نرمافزار بسیار دقیق تحقیقاتی و کاربردی در صنعت و دانشگاه شناخته شده است. در این مطالعه با توجه به دقت بالای شبیهسازی و تحلیل عددی این نرمافزار از آن استفاده شده است.

برای مدلسازی سه بعدی لوله زانویی، یک لوله با قطر خارجی _D_o و ضخامت t، تحت فشار داخل و ممان خمشی متناوب در نرمافزار آباکوس ایجاد شده است. مطابق با شکل 5 که نمای شماتیک از مدل ایجاد شده میباشد. مدل از سه قسمت تشکیل شده است. قسمت اصلی در وسط، زانویی



شكل 5 مدل اجزاى محدود از لوله زانويى تحت فشار ثابت و خمش سيكلى

www.SP29.ir

و دو بخش جانبی، لولههای مستقیم میباشند. برای مدلسازی از المان مکعبی از نوع C3D8R استفاده شده است. بخش اصلی مدل با **1260** المان و قسمتهای جانبی با 420 المان مدلسازی شده است.

بارگذاری شامل دو مرحله میباشد. در ابتدا لوله تحت فشار داخلی قرار می گیرد. فشار اعمال شده برابر با فشار مجاز طراحی (P_d) طبق کد ASME میباشد. طبق روابط (1) و (2) داریم:

$$P_{\rm d} = \frac{\mathbf{2}S_m t}{D_{\rm c} - \mathbf{2}\gamma t} \tag{1}$$

$$S_m = \min\left(\frac{1}{3}S_u, \frac{2}{3}S_y\right)$$
(2)

در رابطه 1 که بیانگر فشار طراحی است، S_m تنش مجاز طراحی بوده و مطابق با رابطه 2 به دست می آید. همچنین ضریب ثابت و برابر 0/4 می باشد. پس از ایجاد فشار در مرحله بعدی برای ایجاد ممان خمشی متناوب در انتهای بخش مستقیم لوله بار تناوبی اعمال می شود. بار اعمال شده مطابق با رابطه 3 بصورت سینوسی بوده و با فرکانسی برابر با فرکانس روش تجربی در نظر گرفته شده است. مقادیر ممان اعمال شده در هر ضخامت طبق روش تجربی از ممانهای کم آغاز شده و تا ممانهای بالاتر ادامه می بابد. $F = A Sin \omega t$ (3)

در شکل **6** نمونهای از ممان دینامیکی ایجاد شده توسط نرمافزار در روش عددی قابل مشاهده میباشد.

4-2- مدل آرمسترانگ-فردریک

مدل سختشوندگی سینماتیکی غیرخطی آرمسترانگ-فردریک[26] برای اولین بار ارائه شده است. بر پایه قانون سختشوندگی غیرخطی آرمسترانگ-فردریک مدلهای زیادی برای بررسی رفتار تغییر شکلهای پیشرونده مواد تحت بارگذاری تکمحوره و چندمحوره ارائه شده است جمله غیرخطی توسط رابطه (4) در مدل پراگر اصلاح شده است:

$$dX = \frac{2}{3}Cd\varepsilon^p - \gamma Xd\varepsilon_P \tag{4}$$

طε_P نرخ کرنش پلاستیک معادل، X تانسور تنش برگشتی و C و γ ثابت-های مواد هستند، که می توان از منحنی تنش-کرنش تعیین نمود.

0 = γ بیانگر قانون سینماتیکی خطی میباشد. معادله سختشوندگی می تواند به صورت تحلیلی رابطه (5) تعریف شود[15] :

$$X = \nu \frac{c}{\gamma} t \left[X_0 - \nu \frac{c}{\gamma} \right] \exp\left[-\nu \gamma \left(\varepsilon_p - \varepsilon_{p_0} \right) \right]$$
(5)



شکل 6 ممان به دست آمده از روش عددی برای ممان (N.m) **5498** از نمونههای CLSO

میتدینی مکانیک مدرس، فوقالعاده اسفند 1393، دوره 14، شماره 15

که $1 \pm v = v$ بر طبق جهت جریان و X_0, ε_{p_0} مقادیر اولیه در شروع هر جریان پلاستیکی میباشند.

4-3- به دست آوردن ضرایب سخت شوندگی نمونه های تحت آزمون

جهت بررسی انتقال کرنشهای پیشرونده و پیشبینی نتایج تجربی از مدل سختشوندگی سینماتیک غیرخطی از رابطه 4 استفاده شده است. در این رابطه $2 \ e \ r$ ثوابت مواد میباشد که از دادههای آزمایش سیکلی به دست می-آیند. 2 مدول سختی سینماتیکی و r نرخی را که مدول سختی سینماتیک با افزایش تغییرشکل پلاستیک، کاهش مییابد را معین میکند. σ اندازه تنش تسلیم در هر لحظه و X نیز نشان دهنده تنش برگشتی است.

سه روش برای تعیین ضرایب ثابت مواد C و γ وجود دارد که عبارتند از:

1- استفاده از نیم سیکل آزمون یک بعدی کشش و یا فشار

2- استفاده از یک سیکل پایدار آزمون کشش و فشار

3- استفاده از سیکل های پایدار شده آزمون کشش و فشار

در این مطالعه از روش سیکل های پایدار شده استفاده شده است. برای رسیدن به مرحله محاسبات و استخراج ضرایب سخت شوندگی ماده، آزمایش بارگذاری سیکلیک با کنترل کرنش روی 5 نمونه انجام شده است. در این آزمایشها بازه کرنش بین کرنش الاستیک و نصف کرنش گلویی را به 5 قسمت تقسیم کرده و در هر بازه از این 5 قسمت، آزمون سیکلیک را انجام و از روی منجنیهای پایدار شده مقادیر محدوده تنش $\Delta 0$ و مقدار تنش تسلیم k و همچنین محدوده کرنش پلاستیک $\frac{4}{3}$ را برای هر مورد از آزمایشها بهدست می آوریم. سپس مقادیر $k = \frac{2^{\alpha}}{2}$ را در برابر $\frac{4^{\alpha}}{2}$ برای آزمونهای مختلف

. - می شود. رسم می شود.

با استفاده از رابطه سخت شوندگی و انطباق معادله آن بر نقاط محاسبه شده، منحنیای بردادههای وارد شده منطبق شده و پارامترهای سخت شوندگی ماده استخراج میشود. معادله مورد نظر برای انطباق و برآزش داده-ها به صورت رابطه 6 میباشد که منجر به بدست آمدن ضرایب ثابت ماده *C* و *Y* میشود.

$$\frac{\Delta\sigma}{2} - k = \frac{C}{\gamma} \tanh\left(\gamma \frac{\Delta\varepsilon^p}{2}\right) \tag{6}$$

با توجه به این توضیحات برای فولاد کربنی مورد استفاده در این مطالعه، $\gamma = 17.66$ ، $E=2.10 \times 10^5$ MPa ، $\sigma^0 = 328$ MPa : $i: r_1$ ، $e=2.10 \times 10^5$ MPa ، $\sigma^0 = 328$ MPa ، r_2 , r_3 و براساس منحنیهای سیکل پایدار شده و آزمونهای مختلف با دامنههای کرنش متفاوت بدست آمده است[27].

5- بحث در نتایج عددی و تجربی

راه حلهای الاستیک و پلاستیک برای زانویی تحت خمش خارج از صفحه اساسا متفاوت از خمش در داخل صفحه نبوده و یک ممان خالص خارج از صفحه خمش در یک انتهای زانویی 90 درجهای بوسیله یک ممان کاملا پیچشی در انتهای دیگر تحت تاثیر قرار میگیرد. همان طوری که از شکل 7 مشخص است حداکثر کرنش تحت خمش خالص خارج از صفحه در موقعیت زاویهای 45± درجه از پهلویی رخ داده که به شکل بیضی در میآید، به طوری که در حالت داخل صفحه، در قوس درونی/ بیرونی و پهلویی زانویی تغییر شکل اتفاق میافتد. بنابراین در حالت خمش خارج از صفحه حداکثر کرنش اصلی در زوایای45± درجه رخ میدهد[12].

مقایسه نتایج عددی با نتایج تجربی برای کرنشهای پیش رونده محیطی در زانویی های تحت فشار داخلی ثابت و در معرض بار خمشی انجام شده است.



شکل 7 اعوجاج مقطع زانویی تحت ممان خارج از صفحه خمش [13]

شکلهای 8 و 9 مقایسه دادههای تجربی و نتایج محاسبه شده از زانویی با استفاده از مدل آرمسترانگ- فردریک را نشان می دهد. همان طور که ملاحظه می شود، کرنشهای پیشرونده حاصل از این مدل در ممانهای پایین نزدیک نتایج تجربی بوده و در ممانهای بالا، کرنش پیشرونده بدست آمده فراتخمین می باشد. تجزیه و تحلیل سه بعدی الاستیک و پلاستیک با نرمافزار آباکوس و براساس مدل سختشوندگی سینماتیکی آرمسترانگ فردریک نشان دهنده نرخ بالای رشد تغییر شکلهای پیشرونده در ابتدای بارگذاری بوده که با افزایش تعداد سیکلها این نرخ کاهش می یابد.

نرخ کرنشهای پیش رونده با افزایش سطح بارگذاری خمشی در فشار داخلی ثابت افزایش مییابد که نتایج عددی نیز همین مورد را نشان می دهد. همانند حالت بارگذاری در صفحه، شروع تغییر شکلهای پیش رونده لولههای زانویی تحت فشار تحت خمش خارج از صفحه نیز برای فولاد کربنی، در ممانهای حدود حد ممان اتفاق می افتد.

6- نتیجه گیری

با مقایسه نتایج عددی و تجربی در بررسی رفتار تغییرشکلهای پیشرونده لولههای زانویی از جنس فولاد کربنی و با دو شعاع خم هندسی (بلند و کوتاه) و ضخامتهای مختلف تحت بارگذاری ترکیبی فشار داخلی ثابت و ممانهای



شکل 8 کرنش های پیشرونده به دست آمده از نتایج تجربی برحسب گشتاور



شکل 9 کرنش های پیشرونده به دست آمده از نتایج عددی برحسب گشتاور



شکل 11 کرنشهای پیشرونده بهدست آمده از نتایج تجربی و عددی برای نمونه CLXO

www.SPP.ir

4000

6000

گشتاور (N.m)

شکل 12 کرنشهای پیشرونده بهدست آمده از نتایج تجربی و عددی

برای نمونه CSSO

6000

8000

گشتاور (N.m)

شکل 13 کرنش های پیشرونده به دست آمده از نتایج تجربی و عددی

برای نمونه CSXO

نجربی •

مددی

8000

نجربی

عددی 🔺

10000

25

6000

5000

4000

3000

2000

1000

7000

6000 . ع ع

5000

4000

3000

2000

0

4000

3000

2000

4000

، كرنش پيش رونده در 100 سيكل

, (3ц) 1000 0

2000

تجمع کرنش پیش رونده در 100 سیکل (LE)



جدول 3 نتایج حاصل از نمونه های تحت ازمون CLSO				
کرنش های پیش	کرنش های پیش	تعداد		مقدار ممان
رونده عددى	رونده تجربى	سيكل	M/M_{L}	ديناميكى
($\mu\epsilon$ /cycle)	($\mu\epsilon$ /cycle)	بارگذاری		(N.m)
450/12	346/81	100	1/033	5344
510/46	380/71	100	1/066	5498
1092/72	470/96	100	1/086	5612
6392/01	5149/15	100	1/162	6064
6842/25	5340/82	100	1/172	6141
7685/54	5656/51	100	1/195	6268
7812/87	6107/40	100	1/196	6280

دینامیکی خارج از صفحه خمش ملاحظه می شود که جهت حداکثر کرنش اصلی در حدود 45 درجه بین جهات محیطی و محوری است. البته هیچ تجمع کرنش آشکاری در جهت محوری ملاحظه نمی شود. در شروع کار برای تمام قطعات، نرخ انباشتگی کرنش سیکلی به سرعت در حال افزایش مشاهده می شود. حداکثر کرنش های پیشرونده تحت خمش خالص خارج از صفحه در امتداد محور محیطی بیشتر از جهت حداکثر کرنش اصلی میباشد. مدل آرمسترانگ- فردریک در پیشبینی کرنشهای پیشرونده محیطی در ممان های پایین به نتایج تجربی نزدیک و در ممان های بالا نتایج بدست آمده فراتخمين ميباشد.



نسبت پواسون

ν





cyclic bending load. Nucl Eng Des; pp. 127-136, 2001.

- [11] C. Balan, D. Redekop, The effect of bi-directional loading on fatigue assessment of pressurized piping elbows with local thinned areas. *Int J Press Vessel Pip*; pp. 235-242, 2005.
- K. Yahiaoui, D. N. Moreton, D. G. Moffat, Response and cyclic strain accumulation of pressurized piping elbows under dynamic out-of-plane bending, *Int. J. of strain analysis*, pp. 153-166, 1996.
 K. Yahiaoui, D. G. Moffat, D. N. Moreton, Response and cyclic strain
- [13] K. Yahiaoui, D. G. Moffat, D. N. Moreton, Response and cyclic strain accumulation of pressurized piping elbows under dynamic in-plane bending, *Int. J. of strain analysis*, pp. 135-151, 1996.
- [14] W. G. Dodge, S. E. Moore, Stress indices and flexibility factors for moment loadings on elbows and curved pipe, *Welding Research Council Bulletin* 179, 1972.
- [15] JL. Chaboche, Time independent constitutive theories for cyclic plasticity. Int J Plast; pp. 149-188, 1986.
- [16] JL. Chaboche, On some modifications of kinematic hardening to improve the description of ratcheting effects. *Int J Plast*, pp. 661-678, 1991.
- [17] N. Ohno, JD. Wang, Kinematic hardening rules with critical state of dynamic recovery. Part I: formulations and basic features for ratcheting behavior. *Int J Plast*; pp. 375-390, 1993.
- [18] N. Ohno, JD. Wang, Kinematic hardening rules with critical state of dynamic recovery. Part II: application to experiments of ratcheting behavior. *Int J Plast*; pp. 391-403, 1993.
- [19] X. Chen, R. Jiao, KS. Kim, On the Ohno-Wang kinematic hardening rules for multiaxial ratcheting modeling of medium carbon steel. *Int J Plast*; pp. 161-184, 2005.
- [20] T. Hassan, Y. Zhu, VC. Matzen, Improved ratcheting analysis of piping components. *Int J Press Vessel Pip*; pp. 643-652, 1998.
- [21] M. Kobayashi, N. Ohno, Implementation of cyclic plasticity models based on a general form of kinematic hardening. *Int J Numer Methods Eng*; pp. 2217-2238, 2002.
- [22] M. Kobayashi, M. Mukai, H. Takahashi, Implicit integration and consistent tangent modulus of a time-dependent non-unified constitutive model. *Int J Numer Methods Eng*; pp. 1523-1543, 2003.
- [23] G. Kang, A viso-plastic constitutive model for ratcheting of cyclically stable material and its finite element implementation. *Mech Mater*; pp. 299-312, 2004.
- [24] B. Postberg, E. Weiß, Simulation of ratcheting of AISI 316L(N) steel under nonproportional uniaxial loading and high number of load cycles using the Ohno and Wang nonlinear kinematic material model. Int J Press Vessel Pip; pp. 207-213, 2000.
- [25] E. Weiß, B. Postberg, T. Nicak, J. Rudolphet, Simulation of ratcheting and low cycle fatigue. *Int J Press Vessel Pip*; pp. 235-242, 2004.
- [26] PJ. Armstrong, CO. Frederick, A mathematical representation of the multiaxial Bauschinger effect, CEGB Report No. RD/B/N 731, 1996.
- [27] S. J. Zakavi, M. Ajri, V. Golshan, The ratchetting behaviour of plain carbon steel pressurized piping elbows subjected to simulated seismic in-plane bending, World Journal of Mechanics, 4, 238-246, 2014.

تنش محوری (طولی) σ_a

(N.m) تنش ماکزیمم σ_{max}

تنش محیطی (هوپ) σ_h

φ موقعیت زاویه ای پیرامون دایره خم

8- تقدير و تشكر

از همکاری مجموعه ارکان گروه مهندسی مکانیک دانشگاه محقق اردبیلی که در انجام این امر همکاری لازم را بعمل آوردند تقدیر و تشکر میگردد.

9- مراجع

- HY. Lee, JB. Kim, JH. Lee, Thermal ratcheting deformation of a 316L stainless steel cylindrical structure under an axial moving temperature distribution. *Int J Press Vessel Pip*; pp. 41-48, 2003.
- [2] S. Jahanian, On the incremental growth of mechanical structures subjected to cyclic thermal and mechanical loading. *Int J Press Vessel Pip*, pp. 121-127, 1997.
- [3] SC. Kulkarni, YM. Desai, T. Kant, GR. Reddy, Y. Parulekar, KK. Vaze, Uniaxial and biaxial ratcheting studies of SA 333 Gr.6 at room temperature. *Int J Press Vessel Pip*, pp. 179-185, 2003.
 [4] I. Nakamura, A. Otani, M. Shiratori, Failure behavior of elbows with local
- [4] I. Nakamura, A. Otani, M. Shiratori, Failure behavior of elbows with local wall thinning under cyclic load. *Int J Press Vessel Technol*; pp. 85-90, 2004.
- [5] K. Dang Van, Z. Moumni, Evaluation of fatigue-ratcheting damage of a pressurized elbow undergoing damage seismic inputs. *Nucl Eng Des*, pp. 41-50, 2000.
- [6] H. G. Edmunds, F. J. Beer, Notes on incremental collapse in pressure vessels, J. Mech. Engng Sci., pp. 187-199, 1961.
- [7] X. Chen, BJ. Gao, G. Chen, Multiaxial ratcheting of pressurized elbows subjected to reversed in-plane bending. J Press Equip Syst; pp. 38-44, 2005.
- [8] BJ. Gao, X. Chen, G. Chen, Ratcheting and ratcheting boundary study of pressurized straight low carbon steel pipe under reversed bending. Int J Press Vessel Pip; pp. 96-106, 2006.
- [9] G. DeGrassi, C. Hofmayer, A. Murphy, K. Suzuki, Y. Namita, BNL nonlinear pretest seismic analysis for the NUPEC ultimate strength piping test. In: *Transactions of the 17th International Conference on Structural Mechanics in Reactor Technology (SMIRT 17)*; pp. 8, 2003.
- [10] K. Miyazaki, A. Nebu, M. Ishiwata, K. Hasegawa, Fracture strength and behavior of carbon steel pipes with local wall thinning subjected to