

ماهنامه علمى پژوهشى

دسے، مکانیک مدر س



تحليل رفتار تير الاستويلاستيك تحت بار ديناميكي محوري با استفاده از معادلات انتقال

حبيب رمضان نژاد آزاربنی¹، منصور درويزه^{2*}، ابوالفضل درويزه³، رضا انصاری⁴

1 - دانشجوی دکترا، مهندسی مکانیک، دانشگاه گیلان، رشت

2- استاد، مهندسی مکانیک، دانشگاه گیلان، رشت

3 - استاد، مهندسی مکانیک، دانشگاه آزاد اسلامی واحد بندرانزلی، ایران

4 - دانشيار، مهندسي مكانيك، دانشگاه گيلان، رشت

*رشت، صندوق پستی darvizeh@guilan.ac.ir ،41635-3756

چکیدہ	اطلاعات مقاله
هرگاه بار دینامیکی بهصورت موج ضربهای به یک حجم کنترلی از ماده برخورد کند، گذر این موج از حجم کنترلی میتواند باعث ایجاد فازهای مختلفی مانند فاز الاستیک، پلاستیک شود. از دیدگاه میکروسکوپی هنگام تغییر فاز، جریان مادی در حجمهای کنترلی صورت گرفته و این جریان با انتقال جرم، حرارت، انرژی و مومنتوم همراه خواهد بود. تغییر فاز در ماده باعث تولید ناپیوستگی مادی در حجم فیآیند تفییر فاز انتقال جرم، در این دسته از مداری از تقال میمانده می میکروسکوپی میتواند باعث ایم میتواند باعث	مقاله پژوهشی کامل دریافت: 09 مرداد 1394 پذیرش: 25 شهریور 1394 ارائه در سایت: 14 مهر 1394
— انتقال مینامند. در این مقاله برای نخستین بار با به کارگیری معادلات انتقال شامل معادلات انتقال جرم، انرژی و مومنتوم، معادلات انتقال حاکم بر رفتار الاستو پلاستیک تیر تحت بار دینامیکی استخراجشده است. به کارگیری معادلات انتقال به همراه متغیرهای غیرفیزیکی در فرم انتگرالی باعث اعمال شرایط ناپیوستگی در معادلات حاکم به فرم منبع انرژی داخلی شده و باعث حذف شرایط ناپیوستگی میشود. این معادلات در مدل کردن پیوسته رفتار الاستوپلاستیک تیر تحت بار دینامیکی بکار گیری بخان گرفتهشده و مدلات انتقال می معاد از این معادلات در مدل اعراد این اینوستگی در معادلات حاکم به فرم منبع انرژی داخلی شده و باعث حذف شرایط ناپیوستگی میشود. این معادلات در مدل این اینوسته رفتار الاستوپلاستیک تیر تحت بار دینامیکی بکار گرفتهشده و مدل پیوستهای از رفتار الاستوپلاستیک تیر تحت بار دینامیکی احظهای ارائهشده است. برای حل این معادلات با بارامترهای غیرفیزیکی از روش المان محدود استفاده شده است. تاریخته و	<i>کلید واژگان:</i> معادلات انتقال موج ضربهای حجم کنترلی تغییر فاز الاستیک - بلاستیک
تنش، کرنش و سرعت در امتداد تیر در دو حالت الاستیک و الاستوپلاستیک ارائه شده است.	

Analysis of elastoplastic behavior of beam subjected to axial dynamic loading using transport equations

Habib Ramezannezhad Azarboni¹, Mansoor Darvizeh^{1*}, Aboolfazl Darvizeh², Reza Ansari³

1- Department of Mechanical Engineering, Guilan University, Rasht, Iran.

2- Department of Mechanical Engineering, Bandar Anzali Branch, Islamic Azad University, Bandar Anzali, Iran.

3- Department of Mechanical Engineering, Guilan University, Rasht, Iran.

*P.O.B.41635-3756 Rasht, Iran, darvizeh@guilan.ac.ir

ARTICLE INFORMATION

Original Research Paper Received 31 July 2015 Accepted 16 September 2015 Available Online 06 October 2015

Keywords: **Transport Equation** Shock Wave **Control Volume** Phase Change Elastoplastic

ABSTRACT

When a dynamic load passes a control volume of material as a shock wave, passing this wave through the control volume could cause different phases such as elastic and plastic. From the microscopic view, during phase change material flow would be taken in control volume which includes mass, heat, energy, and momentum transport. Phase change in material causes a material discontinuity in the control volume. During the phase change process, mass, heat, energy, momentum transport, etc will occur and the equations governing these phenomena are called transport equations. In this article, for the first time, the governing equations of elastoplastic behavior of beam under dynamic load are extracted using mass, energy and momentum transport equations. Using transport equations with non-physical variables in integral form will cause employing discontinuity conditions in governing equations and eliminate the discontinuity condition. These equations are also used in continuous modeling of beam elastoplastic behavior under dynamic loading and a continuous model is presented. Finite element method is used to solve the transport equation with non-physical variable. Finally, the time history of stress, strain and velocity wave propagation along beam are presented in elastic and elastoplastic phases.

Please cite this article using:

برای ارجاع به این مقاله از عبارت ذیل استفاده نمایید:

H. Ramezannezhad Azarboni, M. Darvizeh, A. Darvizeh, R. Ansari, Analysis of elastoplastic behavior of beam subjected to axial dynamic loading using transport equations, Modares Mechanical Engineering, Vol. 15, No. 11, pp. 97-104, 2015 (In Persian)

مسائل انجماد با استفاده از روش المان محدود استفاده كردند [1]. عملكرد روش ظرفیت کنترلی بر مسائل همرفت-انجماد توسط دیوی و رودریگرز در سال2002 مورد بررسی قرار گرفت. اعمال میدان گرمایی روی یک المان سهبعدی در فرآیند انجماد همدما بدون همرفت، انتقال حرارت همرفت روی یک جسم نیمه بینهایت بدون انجماد، انجماد همدما روی یک جسم نیمه بینهایت با و بدون همرفت، انجماد همدما روی یک جسم نیمه بینهایت در محدودهی خمیری شکل مطالعات صورت گرفته در این مقاله بوده است [2]. در سال 2002 دیوی و رودریگرز با استفاده از روش ظرفیت حجم کنترلی و به كار گيرى معادلات انتقال جرم فرايند انجماد را مدل نمودند [3].

رودریگرز و همکاران در سال 2007 برای حل معادلات انتقال حاکم بر معادلات نفوذ- همرفت از روش تفاضل محدود استفاده كردند و اصلاحاتي روی روش ظرفیت حجم کنترلی استاندارد انجام دادند [4]. حل عددی بر روى مسائل همرفت – نفوذ ناپايدار انتقال حرارت با استفاده از معادلات انتقال به روش حجم کنترلی هیبریدی توسط رودریگرز و همکاران در سال 2009 انجام شد [5]. در مقالهی ارائه شده در سال 2010 توسط دیوی و موندارگون، تمرکز اصلی روی مسائل انجماد همدمایی است که در آنها ترم منبع به گونهای انتخاب می شود که با به کار گیری آن ناییوستگی در معادلات انتقال حذف می شود [6]. برای این منظور از توابع شکل پیوسته در سرتاسر المان بهره گیری شده است.

نگرش جدید ارائه شده توسط دیوی امکان همزمان را برای ظرفیت و منبع فراهم می کند که کلیهی ناپیوستگیها را حذف کند و این عملیات همزمانی در روشهای دیگر وجود ندارد. به کارگیری متغیرهای غیرفیزیکی در یدیده انجماد با بیش از یک ناییوستگی در حجم کنترلی توسط موندراگون و دیوی در سال 2011 مورد تحقیق قرار گرفت [7]. استفاده از متغیرهای غیرفیزیکی باعث حذف ناپیوستگی موجود در حجم کنترلی شده و مدلی پیوسته از آن ارائه میدهد. همان طور که بیان شد مطالعات دیوی در به كار گيرى معادلات انتقال بيشتر مربوط به مدل كردن مسائل انتقال حرارتي است. به کار گیری معادلات انتقال در زمینهی مدل کردن رفتار الاستیک-پلاستیک موضوعی است که کمتر به آن پرداخته شده است.

بررسی رفتار الاستیک-پلاستیک با در نظر گرفتن انتشار موج تنش الاستیک و پلاستیک سازههای مختلف با ویژگیهای مکانیکی متفاوت مورد تحقیق دانشمندان بوده است. تحلیل دینامیکی الاستوپلاستیک تیر در شرایط مرزی مختلف توسط لییک صورت گرفته است [8-12]. به کارگیری روش گالرکین به منظور تحلیل رفتار دینامیکی یک تیر گیردار تحت بار ایمپالس توسط لپیک در سال 1994 صورت گرفت [8]. لپیک در سال 1995با به کارگیری پارامترهای بیبعد و استفاده از روش هامیلتون معادلات الاستوپلاستیک تیر را استخراج کرده و به تحلیل ارتعاشات غیرخطی یک تیر الاستوپلاستیک تحت بار دینامیکی محوری پرداخت [9].

بار محوری پرداخت [12] که توسعه تحقیق صورت گرفته در مرجع [11] بوده است.

انتشار موج الاستیک در تیرهای مارپیچ به منظور تحلیل رفتار تیر با پارامترهای هندسی و مکانیکی تیر توسط فریخا و همکاران انجام شده است [13]. در این تحقیق اثر بار دینامیکی با فرکانس پایین، متوسط و بالا مورد تحلیل قرار گرفته است.

در این مقاله برای نخستین بار رفتار الاستیک- پلاستیک حجم کنترلی مشخص تحت بار دینامیکی لحظهای که باعث ایجاد موج ضربهای در آن می-شود با رویکرد به کار گیری معادلات انتقال مدل شده است. در هنگام گذر موج ضربه ای از این حجم کنترلی فرض شده است که دو فاز الاستیک و پلاستیک با یک مرز ناپیوستگی تشکیل شود. با به کارگیری معادلات انتقال انرژی،جرم و مومنتوم بهطور همزمان رفتار الاستيك-پلاستيك حجم كنترلي تعريفشده با حضور و عدم حضور شرایط ناپیوستگی مدل شده است.

نوآوری انجام شده در این مقاله در به کارگیری معادلات انتقال برای تیر اویلر برنولی با تکیهگاه آزاد در محل اعمال بارگذاری ضربه و تکیهگاه گیردار در انتهای دیگر و استفاده از متغیرهای غیرفیزیکی برای حذف غیرپیوستگی مادی موجود میباشد. با استفاده از متغیرهای غیرفیزیکی ناپیوستگی مادی موجود به خاطر تغییر رفتار ماده از الاستیک به پلاستیک، به صورت منبع انرژی داخلی مدل شده و باعث حذف آن در حجم کنترلی مورد مطالعه می-شود. با به کارگیری این روش پاسخ دینامیکی تیر به صورت تاریخچه تنش، کرنش و سرعت محوری ذرات تیر در مدتزمان بارگذاری در دو رژیم الاستیک و الاستوپلاستیک مورد تحلیل قرار گرفته است. به منظور راستی آزمایی و اعتبارسنجی روش به کار گرفته شده در این مقاله ابتدا نتایج مرجع [12] استخراج و در ادامه نتایج جدید ارائه شده است.

2- به کارگیری معادلات انتقال در رفتار الاستوپلاستیک تیر با در نظر گرفتن انتشار موج

میلهای مطابق شکل 1 را در نظر بگیرید که روی تکیه گاه ساده قرار داشته و بار دینامیکی P در یک انتها به آن وارد میشود.

رفتار الاستوپلاستیک تیر به صورت الاستیک با سخت شوندگی خطی فرض میشود. بار دینامیکی در مدتزمان مشخص به آن وارد میشود. با اعمال این بار دینامیکی انتشار موج تنش الاستیک و پلاستیک در آن صورت می گیرد. انعکاس موج تنش از انتهای تیر به شرایط مرزی آن بستگی دارد. برای انتهای گیردار با توجه به این که تغییر مکان صفر است هنگامی که موج به انتهای گیردار می سد تنش دوبرابر شده و جابجایی صفر است. بهعبارتدیگر موج تنش کششی پس از رسیدن به انتهای گیردار بهصورت کششی و موج تنش فشاری نیز بهصورت فشاری انعکاس مییابد [15,14].

همچنین برای انتهای ساده نیز موج تنش کششی اعمال شده برای

me.mo	ت بهصورت موج تنش فشاری و موج تنش
firom m	ش کششی پس از رسیدن به انتهای ساده
loaded	ی تنش فشاری صرفنظر از ضریب پواسون
Down	موج تنش در یک راستا بوده ولی در موج-
	هت هم خواهند بود. باید توجه داشت که
[/	ار موج تنش در جسم با یکدیگر متفاوت
.11.11.	لتیک به مدول الاستیسیته و چگالی جنس
394.15	به مدول پلاستیسیته و چگالی جنس ماده
75940.1) به دست میآیند [15,14].
.1.1027	C
20.1001	. مکانیک مدرس دیمن 1394، دوره 15، شماره 11
S:2	

DO]

برآورده شدن شرط مرزی میبایست بهصورت موج تنش فشاری	لپیک در سال 1998 چگونگی انتشار امواج الاستیکوپلاستیک و تأثیرآن
فشاری میبایست بهصورت موج تنش کششی پس از رسیدن به	بر رفتار ارتعاشی و انتشار موج تنش محوری و سرعت بهصورت تحلیلی به
منعکس شود. همچنین در موجهای تنش فشاری صرفنظر از ضر	منظور ایجاد دوشاخهای شدن در رفتار الاستوپلاستیک تیر مورد مطالعه
جهت حرکت ذرات و جهت حرکت موج تنش در یک راستا بوده و	قرارداد [9]. در ادامه در سال 2000 لپیک کمانش دینامیکی تیر
های کششی این دو در خلاف جهت هم خواهند بود. باید توج	الاستوپلاستیک را مورد تحلیل قرار داد. برای این منظور و استخراج مقادیر
سرعت ذرات جسم و سرعت انتشار موج تنش در جسم با یکد	سرعت در دو حوزهی الاستیکوپلاستیک از معادلات مشخصهی سرعت در هر
خواهند بود. سرعت موج تنش الاستیک به مدول الاستیسیته و چ	حوزه و حل گامبهگام و استفاده از نتایج هر حوزه به عنوان شرایط اولیه برای
ماده و سرعت موج تنش پلاستیک به مدول پلاستیسیته و چگالی	حوزه بعدی استفاده شده است. در سال 2002 لپیک با در نظر گرفتن اثر
بستگی دارد و بهصورت رابطهی (1) به دست میآیند [15,14].	نتشار موج تنش محوری به بررسی رفتار دینامیکی تیر الاستوپلاستیک تحت

مهندسی مکانیک مدرس، بهمن 1394، دوره 15، شماره 11





$$C_E = \sqrt{\frac{E}{\rho}}, C_P = \sqrt{\frac{E_t}{\rho}}$$
(1)

در رابطهی (1)، B مدول الاستیسیته و E_t مدول مماسی میباشد. با توجه به روابط بالا میتوان فهمید که با توجه به این که $E \gg E_t$ است همواره سرعت موج الاستیک از سرعت موج پلاستیک بیشتر است. تولید و انتشار موج الاستیک و پلاستیک به مقدار بارگذاری بستگی دارد. هرگاه در بارگذاری مقدار کرنش ایجاد شده از نصف کرنش تسلیم کمتر باشد، با اعمال بارگذاری در این محدوده از کرنش در تیر موج تنش تولید فراین میباشد با یمال بارگذاری در این محدوده از تشار موج تنش تسلیم کمتر باشد، با اعمال بارگذاری در این محدوده از موج الاستیک بیشتر است. تولید و انتشار موج الاستیک و پلاستیک به مقدار بارگذاری بستگی دارد. هرگاه در بارگذاری در این محدوده از مرده از نصف کرنش تسلیم کمتر باشد، با اعمال بارگذاری در این محدوده از موج الاستیک تولیدی در موج تنش تولید شده در تیر الاستیک میباشد با پیشروی و انتشار موج الاستیک میباشد با پیشروی و موج انشی با مقدار دو برابر مقدار تنش اولیه تولیدی شده که با کوچکتر بودن کرنش اولیه از نصف کرنش تسلیم کرنش برگشتی از حد الاستیک تجاوز نکرده و موج برگشتی بهصورت موج الاستیک انعکاس پیدا می کند [15,14].

در حالتی که کرنش اولیه ایجاد شده بیشتر از نصف کرنش تسلیم و کمتر از کرنش تسلیم باشد، $\varepsilon_y > |\varepsilon_0| > \varepsilon_y$ ، با اعمال بارگذاری در این محدوده از کرنش ابتدا موج الاستیک در تیر ایجاد شده و تغییر شکل الاستیک در تیر تولید میشود اما هنگامی که موج الاستیک اولیه به انتهای گیردار تیر میرسد با دو برابر شده مقدار تنش و کرنش، موج تنش الاستیک اولیه به صورت دو موج تنش الاستیک و موج تنش پلاستیک منعکس میشود. و در حالتی که مقدار کرنش اولیه از کرنش تسلیم بیشتر باشد، $\varepsilon_y < |\varepsilon_0|$ ، با اعمال بارگذاری در این محدوده از کرنش در ابتدا دو موج تنش الاستیک و پلاستیک هم_زمان با سرعتهای C_P , C_E تولید میشوند [12].

با توجه به مقدار بار وارد شده حالتهای مختلفی ممکن است رخ دهد. در حالت کلاسیک برای استخراج تنش، کرنش و سرعت تیر در هر یک از حالتهای بالا معادلات الاستیک و پلاستیک تیر در هر محدوده بهطور مجزا در نظر گرفته می شود. در شکل 2 فضای \mathbf{n} به دو زیر فضای Ω^{P}, Ω^{E} تقسیم

$$\frac{D}{Dt} = \frac{\partial}{\partial t}\Big|_{x} + \underline{v} \cdot \nabla$$

$$\frac{D^{*}}{D} = \frac{\partial}{\partial t}\Big|_{x} + \underline{v}^{*} \cdot \nabla$$
(2)

(3) $\overline{D^*t} = \overline{\partial t}\Big|_x + \underline{v}^* \cdot V$ $\overline{D^*t} = \frac{\partial t}{\partial t}\Big|_x + \underline{v}^* = \frac{D^*x}{D^*t} = \frac{D^*x}{D^*t}$ $\sum_{t=1}^{t} \frac{D^*x}{Dt} = \frac{D^*x}{Dt}$. $\sum_{t=1}^{t} \frac{D^*x}{D^*t}$ $\sum_{t=1}^{t} \frac{D^*x}{Dt} = \frac{D^*x}{Dt}$. $\sum_{t=1}^{t} \frac{D^*x}{Dt}$ $\sum_{t=1}^{t} \frac{D^*x}{Dt} = \frac{D^*x}{Dt}$. $\sum_{t=1}^{t} \frac{D^*x}{Dt}$ $\sum_{t=1}^{t} \frac{D^*x}{Dt} = \frac{D^*x}{Dt}$. $\sum_{t=1}^{t} \frac{D^*x}{Dt}$ $\sum_{t=1}^{t} \frac{D^*x}{Dt} = \frac{D^*x}{Dt}$. $\sum_{t=1}^{t} \frac{D^*x}{Dt} = \frac{D^*x}{Dt}$ $\sum_{t=1}^{t} \frac{D^*x}{Dt} = \frac{D^*x}{Dt}$. $\sum_{t=1}^{t} \frac{D^*x}{Dt} = \frac{D^*x}{Dt}$ $\sum_{t=1}^{t} \frac{D^*x}{Dt} = \frac{D^*x}{Dt}$. $\sum_{t=1}^{t} \frac{D^*x}{Dt} = \frac{D^*x}{Dt}$ $\sum_{t=1}^{t} \frac{D^*x}{Dt} = \frac{D^*x}{Dt}$. $\sum_{t=1}^{t} \frac{D^*x}{Dt} = \frac{D^*x}{Dt}$ $\sum_{t=1}^{t} \frac{D^*x}{Dt} = \frac{D^*x}{Dt}$. $\sum_{t=1}^{t} \frac{D^*x}{Dt} = \frac{D^*x}{Dt}$ $\sum_{t=1}^{t} \frac{D^*x}{Dt} = \frac{D^*x}{Dt}$. $\sum_{t=1}^{t} \frac{D^*x}{Dt} = \frac{D^*x}{Dt}$ $\sum_{t=1}^{t} \frac{D^*x}{Dt} = \frac{D^*x}{Dt}$. $\sum_{t=1}^{t} \frac{D^*x}{Dt} = \frac{D^*x}{Dt}$ $\sum_{t=1}^{t} \frac{D^*x}{Dt} = \frac{D^*x}{Dt}$. $\sum_{t=1}^{t} \frac{D^*x}{Dt} = \frac{D^*x}{Dt}$ $\sum_{t=1}^{t} \frac{D^*x}{Dt} = \frac{D^*x}{Dt}$. $\sum_{t=1}^{t} \frac{D^*x}{Dt} = \frac{D^*x}{Dt}$ $\sum_{t=1}^{t} \frac{D^*x}{Dt} = \frac{D^*x}{Dt}$. $\sum_{t=1}^{t} \frac{D^*x}{Dt} = \frac{D^*x}{Dt}$ $\sum_{t=1}^{t} \frac{D^*x}{Dt} = \frac{D^*x}{Dt}$. $\sum_{t=1}^{t} \frac{D^*x}{Dt} = \frac{D^*x}{Dt}$ $\sum_{t=1}^{t} \frac{D^*x}{Dt} = \frac{D^*x}{Dt}$. $\sum_{t=1}^{t} \frac{D^*x$

$$\frac{D^*}{D^*t} \int_{\Omega^{\mathrm{p}}} \rho dV + \int_{\Gamma^{\mathrm{p}}} \rho(\underline{\nu} - \underline{\nu}^*) \underline{n} d\Gamma - \int_{\Gamma_{\mathrm{i}}^{\mathrm{p}E}} \rho(\underline{\nu} - \underline{\nu}_{PE}) \underline{n}_{\mathrm{PE}} d\Gamma = \mathbf{0}$$
(4)
$$\frac{D^*}{D^*} \int_{\Omega^{\mathrm{p}}} \rho(\underline{\nu} - \underline{\nu}^*) \underline{n} d\Gamma - \int_{\Gamma_{\mathrm{i}}^{\mathrm{p}E}} \rho(\underline{\nu} - \underline{\nu}_{PE}) \underline{n}_{\mathrm{PE}} d\Gamma = \mathbf{0}$$
(4)

$$\frac{\overline{D^*t}}{D^*t}\int_{\Omega^{E}}\rho dV + \int_{\Gamma^{E}}\rho(\underline{v}-\underline{v})\underline{n}d\Gamma + \int_{\Gamma^{EP}}\rho(\underline{v}-\underline{v}_{EP})\underline{n}_{EP}d\Gamma = \mathbf{0}$$
(5)
$$\frac{D^*}{D^*t}\int_{\Omega^{P}}\rho edV + \int_{\Gamma^{P}}\rho e(\underline{v}-\underline{v}^*)\underline{n}d\Gamma - \int_{\Gamma^{PE}_{i}}\rho e(\underline{v}-\underline{v}_{PE})\underline{n}_{PE}d\Gamma$$
$$= \int_{\Gamma^{P}}\underline{v}\cdot\boldsymbol{\sigma}\cdot\boldsymbol{n}d\Gamma - \int_{\Gamma^{P}}q\cdot\boldsymbol{n}d\Gamma + \int_{\Gamma^{PE}_{i}}q\cdot\underline{n}_{PE}d\Gamma + \int_{\Omega^{P}}\rho QdV$$
(5)

+
$$\int_{\Omega^{\mathrm{p}}} \rho \underline{v} \cdot b dV$$
 (6)

$$\frac{D^{r}}{D^{*}t} \int_{\Omega^{E}} \rho e dV + \int_{\Gamma^{E}} \rho e (\underline{v} - \underline{v}^{*}) \cdot \underline{n} d\Gamma + \int_{\Gamma^{EP}_{1}} \rho e (\underline{v} - \underline{v}_{EP}) \cdot \underline{n}_{EP} d\Gamma$$
$$= \int_{\Gamma^{E}} \underline{v} \cdot \mathbf{\sigma} \cdot \mathbf{n} d\Gamma - \int_{\Gamma^{E}} q \cdot \mathbf{n} d\Gamma - \int_{\Gamma^{EP}_{1}} q \cdot \underline{n}_{PE} d\Gamma + \int_{\Omega^{E}} \rho Q dV$$
$$+ \int_{\Omega^{E}} \rho v \cdot h dV$$

$$\int_{\Omega^{E}} \frac{p_{\underline{v}}}{p_{\underline{v}}} \, \delta u$$
(7)

$$\frac{D}{D^*t} \int_{\Omega^{\mathrm{p}}} \rho \underline{v} dV + \int_{\Gamma^{\mathrm{p}}} \rho \underline{v} (\underline{v} - \underline{v}^*) \cdot \underline{n} d\Gamma - \int_{\Gamma^{\mathrm{pe}}_{\mathrm{f}}} \rho \underline{v} (\underline{v} - \underline{v}_{\mathrm{pe}}) \cdot \underline{n}_{\mathrm{pe}} d\Gamma$$
$$= \int \sigma \cdot \mathbf{n} d\Gamma + \int \sigma \cdot n_{\mathrm{pe}} d\Gamma + \int \rho b dV$$

$$\int_{\Gamma^{\rm FP}}^{\Gamma^{\rm P}} \int_{\Omega^{\rm E}} \rho \underline{v} dV + \int_{\Gamma^{\rm E}}^{\Gamma^{\rm PE}} \rho \underline{v} (\underline{v} - \underline{v}^{*}) \cdot \underline{n} d\Gamma + \int_{\Gamma^{\rm EP}_{\rm I}} \rho \underline{v} (\underline{v} - \underline{v}_{\rm EP}) \cdot \underline{n}_{\rm EP} d\Gamma$$

$$= \int_{\Gamma^{\rm E}} \sigma \cdot \mathbf{n} d\Gamma - \int_{\Gamma^{\rm EP}_{\rm I}} \sigma \cdot \underline{n}_{\rm PE} d\Gamma + \int_{\Omega^{\rm E}} \rho b dV \qquad (9)$$

همچنین شرایط مرزی گذار برای فصل مشترک بین دو حوزهی الاستیک و پلاستیک نیز برای معادلات انتقال جرم، انرژی و مومنتوم به صورت روابط (10) تا (12) قابل استخراج است.

$$\int_{\Gamma_{i}^{\text{EP}}} \rho(\underline{v} - \underline{v}_{\text{EP}}) \cdot \underline{n}_{\text{EP}} d\Gamma - \int_{\Gamma_{i}^{\text{PE}}} \rho(\underline{v} - \underline{v}_{\text{PE}}) \cdot \underline{n}_{\text{PE}} d\Gamma = \mathbf{0}$$
(10)
$$\int_{\Gamma_{i}^{\text{EP}}} \rho e(\underline{v} - \underline{v}_{\text{EP}}) \cdot \underline{n}_{\text{EP}} d\Gamma - \int_{\Gamma_{i}^{\text{PE}}} \rho e(\underline{v} - \underline{v}_{\text{PE}}) \cdot \underline{n}_{\text{PE}} d\Gamma$$
(11)
$$\int_{\Gamma_{i}^{\text{PP}}} \rho \underline{v}(\underline{v} - \underline{v}_{\text{EP}}) \cdot \underline{n}_{\text{EP}} d\Gamma - \int_{\Gamma_{i}^{\text{PE}}} \rho \underline{v}(\underline{v} - \underline{v}_{\text{PE}}) \cdot \underline{n}_{\text{PE}} d\Gamma$$
(11)
$$\int_{\Gamma_{i}^{\text{PP}}} \sigma \cdot \underline{n}_{\text{PE}} d\Gamma - \int_{\Gamma_{i}^{\text{EP}}} \sigma \cdot \underline{n}_{\text{PE}} d\Gamma$$
(12)
$$= \int_{\Gamma_{i}^{\text{PE}}} \sigma \cdot \underline{n}_{\text{PE}} d\Gamma - \int_{\Gamma_{i}^{\text{EP}}} \sigma \cdot \underline{n}_{\text{PE}} d\Gamma$$
(12)

[Downloaded from mme.m

میشود. بهطوری که $\Omega^{\text{E}} \cup \Omega^{\text{P}} = \Omega$ که به ترتیب معرف حوزههای الاستیک و پلاستیک است. در این تحلیل فرض شده است که یک حجم کنترلی مشخصی از جسم در حین گذر موج ایجاد شده انرژی ناشی از یک منبع تولید دارای دو فاز مختلف بیان شده باشد. فرم استاندارد اویلری با تعریف $\nabla \cdot \underline{y} + \frac{b}{Dt} = \frac{D}{dt}$ به دست میآید. به منظور مستقل سازی حرکت حجم کنترلی در سیستم مرجع محاسباتی فرمولاسیون اویلر لاگرانژی دلخواهی ارائه شده است. سیستم مرجع مادی، سیستم مرجع فضایی و سیستم مرجع محاسباتی، با علائم \mathbb{X} ، \mathbb{X} و x نمایش داده میشود. فضایی و مشتق مادی $\frac{b}{Dt} = \frac{d}{dt}$ با مشتق فضایی

مهندسی مکانیک مدرس، بهمن 1394، دوره 15، شماره 11

کلمه غیرفیزیکی به یک مفهوم ریاضیاتی ارجاع داده میشود که در حالت فیزیکی مفهوم خاصی را در بر ندارند. با تعریف معادلات انتقال در فرم انتگرالی توسط متغیرهای غیرفیزیکی امکان حذف ناپیوستگی و تبدیل آن به یک ترمی از منبع انرژی فراهم میشود. در این روش مدلسازی یک میدان فیزیکی ناپیوسته به یک میدان غیرفیزیکی پیوسته تبدیل میشود. برای یک حجم کنترلی Ω با مرز Γ یک میدان فیزیکی تعریف شده مانند ψ توسط معادلات انتقال به مورت رابطهی (13) با یک متغیر غیرفیزیکی $\hat{\psi}$ مرتبط میشوند.

$$\frac{D^{*}}{D^{*}t}\int_{\Omega}\hat{\psi}dV = \frac{D^{*}}{D^{*}t}\int_{\Omega}\rho\psi dV + \int_{\Gamma}\rho\psi(\underline{v}-\underline{v}^{*})\cdot\underline{n}d\Gamma = -\int_{\Gamma}\underline{J}\cdot\underline{n}d\Gamma + \int_{\Omega}\rho\underline{b}dV$$
(13)

با به کار گیری همزمان تئوری انتقال رینولدز و دیورژانس در غیاب ناپیوستگی معادله انتگرالی بالا به فرم دیفرانسیلی (14) تبدیل می شود. این رابطه برای معادلات انتقال جرم، مومنتوم و انرژی صادق است.

$$\frac{D^{*}\hat{\psi}}{D^{*}t} + \hat{\psi}\operatorname{div}\underline{v}^{*} = \rho \frac{D^{*}\psi}{D^{*}t} + \rho(\underline{v} - \underline{v}^{*}) \cdot \nabla\psi = -\operatorname{div}\left(\underline{J}\right) + \rho\underline{b} \quad (14)$$

$$\overset{i}{\psi}_{i} \hat{\psi}_{i} \hat{\psi}_$$

در رابطهی (15)، $\frac{n}{2}$ بردار نرمال بر مرز $\Gamma_i = \Gamma_i \cap \Gamma$ که حجم کنترلی موردنظر را احاطه کرده است. معادلات انتقال معادل با به کارگیری متغیرهای غیرفیزیکی برای انتقال جرم، انرژی و مومنتوم به فرم رابطهی (16) تا (21) بیان می شوند.

$$\frac{D^*}{D^*t} \int_{\Omega_e/\Gamma_i} N_i \hat{\rho} dV = \mathbf{0}$$
(16)

$$\frac{D^{*}}{D^{*}t} \int_{\Omega_{e}/\Gamma_{i}} \hat{\rho} dV = \frac{D^{*}}{D^{*}t} \int_{\Omega_{e}} \rho dV + \int_{\Gamma_{e}} \rho(\underline{v} - \underline{v}^{*}) \underline{\mathbf{e}}_{1} \underline{n} d\Gamma$$

$$(17)$$

$$\frac{\overline{D^{*}t}}{D^{*}t}\int_{\Omega_{e}/\Gamma_{i}}N_{i}eav = -\int_{\Omega_{e}}\frac{\overline{v}\sigma_{x}av}{\partial x} + \int_{\Omega_{e}}\frac{\overline{\partial x}}{\partial x}qav$$
+
$$\int_{\Gamma_{e}}N_{i}\underline{v}\sigma_{x}\underline{\mathbf{e}}_{1}.\underline{n}d\Gamma - \int_{\Gamma_{e}}N_{i}q\underline{\mathbf{e}}_{1}.\underline{n}d\Gamma - \int_{\Gamma_{i}^{+}}N_{i}\left[[\underline{v}\sigma_{x}]\right]d\Gamma$$
+
$$\int_{\Gamma_{i}^{+}}N_{i}[\mathbf{I}q\mathbf{J}]d\Gamma$$
(18)

$$\frac{D^{*}}{D^{*}t} \int_{\Omega_{e}/\Gamma_{i}} \hat{e} dV = \frac{D^{*}}{D^{*}t} \int_{\Omega_{e}} \rho e dV + \int_{\Gamma_{e}} \rho e (\underline{v} - \underline{v}^{*}) \underline{\mathbf{e}}_{1} \cdot \underline{n} d\Gamma
- \int_{\Gamma_{i}^{+}} \left[\left[\rho (\underline{v} - \underline{v}_{i}) \underline{\mathbf{e}}_{1} \cdot \underline{n} e \right] \right] d\Gamma$$
(19)

$$\frac{D^{*}}{D^{*}t} \int_{\Omega_{e}/\Gamma_{i}} N_{i} \underline{\hat{v}} dV = -\int_{\Omega_{e}} \frac{\partial N_{i}}{\partial x} \sigma_{x} \underline{\mathbf{e}}_{1} \underline{n} dV + \int_{\Gamma_{e}} N_{i} \sigma_{x} \underline{\mathbf{e}}_{1} \underline{n} d\Gamma$$

$$-\int_{\Gamma_{i}^{+}} N_{i} \left[\left[\sigma_{x} \underline{\mathbf{e}}_{1} \underline{n} \right] \right] d\Gamma \qquad (20)$$

$$\frac{D^{*}}{D^{*}t} \int_{\Gamma_{e}} \hat{v} dV = \frac{D^{*}}{D^{*}t} \int_{\Gamma_{e}} \rho v dV + \int_{\Gamma_{e}} \rho v (v - v^{*}) \underline{\mathbf{e}}_{1} \underline{n} d\Gamma$$

روابط پایهای تنش-کرنش برای تیر با رفتار الاستوپلاستیک محوری مقادیر تاریخچه سرعت، کرنش و تنش برای هر نقطه از تیر به روش المان محدود با توابع کلاسیک خطی محاسبه شده است.

4- رفتار تیر در غیاب ناپیوستگی (محدودهی الاستیک)

راستی آزمایی صحت نتایج استخراج شده از روش معادلات انتقال به همراه متغیرهای غیرفیزیکی برای محاسبه میدان تنش انتشار یافته در امتداد تیر با نتایج مرجع [12] صورت گرفته است. این نتایج در شکلهای 3 و 4 نمایش داده شده که به ترتیب تنش و میدان جابجایی بیبعد را مطابق مرجع [12] میباشند. برای مقایسه نتایج حاصل از این روش با مرجع [12]، میدان تنش، جابجایی و زمان مطابق این مرجع در شکلهای 3 و 4 به صورت بیبعد ارائه شده است. بعد از این اعتبارسنجی نتایج جدید در ادامه ارائه شده است.

در ادامه به منظور مطالعه و تحلیل به کارگیری معادلات انتقال انرژی و مومنتوم به همراه به کارگیری متغیرهای غیرفیزیکی، تیری با ویژگی مکانیکی مومنتوم به همراه به کارگیری متغیرهای غیرفیزیکی، تیری با ویژگی مکانیکی و $\mathcal{V} = 0.3$ و $\mathcal{E}_t = 500 \text{ MPa}$ $\rho = 7850 \text{ kg/m}^3$ $\mathcal{E} = 210 \text{ GPa}$ فولاد در نظر گرفته شده است. با این مشخصات مکانیکی سرعت موج الاستیک برابر $\mathcal{S} = 170 \text{ m/s}$ و سرعت موج پلاستیک $\mathcal{S} = 100 \text{ m/s}$ می باشد. تیر مورد مطالعه دارای طول واحد بوده و بنابراین موج الاستیک و پلاستیک به مرود مطالعه دارای طول واحد بوده و بنابراین موج الاستیک و پلاستیک به ترتیب در زمانهای $\mathcal{S} = 194 \text{ ms}$ و عمی کنند. بار دینامیکی به تیر در مدت زمان $\mathcal{S} = 194 \text{ ms}$ و عد الاستیک در نشان موج الاستیک در شانزده زمان مختلف نشان می دهند.





$D^*t J_{\Omega_e/\Gamma_i}$ $D^*t J_{\Omega_e}$ $J^* = J_e$	
$-\int_{\Gamma_{i}^{+}}\left[\left[\rho\left(\underline{v}-\underline{v}_{i}\right)\underline{e}_{1}.\underline{n}\underline{v}\right]\right]d\Gamma$	(21)
، \hat{p} و \hat{e} به ترتیب چگالی غیرفیزیکی، سرعت غیرفیزیکی و انرژی \hat{p}	که ژ
بزیکی هستند. همچنین $v^2 + \frac{1}{2} = u$ شامل انرژی پتانسیل و جنبشی	غيرف
جرم میباشند. روابط (16)، (18) و (20) معادلات معادل پیوسته	واحد
انرژی و مومنتوم میباشند. همچنین معادلات (17)، (19) و (21) به	جرم،
ب معادلاتی پیوندی بین متغیرهای غیرفیزیکی و فیزیکی هستند. مقادیر	ترتيد
ای پارامترهای مورد بررسی برای تیر با استفاده از دستگاه معادلات	نقطها
م پیوسته ارائه شده برای سرعت و انرژی استفاده شده و با بهکارگیری	معادا

مهندسی مکانیک مدرس، بهمن 1394، دوره 15، شماره 11

از انتهای آزاد تیر در چهار زمان مختلف در بازه زمانی **388 μs <** t **< 582** μ**s** نشان میدهد. موج فشاری پیشرونده در بازه زمانی دوم با رسیدن به انتهای آزاد به صورت موج کششی منعکس می شود که برآیند آن ایجاد تنشی با نصف مقدار آن در بازه دوم زمانی است. شکل 8 انعکاس موج تنش را از انتهای گیردار تیر در چهار زمان مختلف در بازه زمانی μs < t < 776 μs نشان میدهد.

شکلهای 9 تا 11 تاریخچه زمانی تنش، کرنش و سرعت را در سه نقطهی مختلف به فواصل 25 سانتیمتر، 50 سانتیمتر و 75 سانتیمتر تکیهگاه آزاد تیر را نشان میدهد. روند نمودارهای تنش و کرنش با توجه به انتشار موج در حوزهی الاستیک یکسان میباشد. ولی نمودار سرعت با توجه به فشاری یا کششی بودن موج تنش با توجه به زمان تغییر میکند.





چهار زمان نشان داده شده در شکل 5 به گونهای انتخاب شده است که چگونگی انتشار موج را تا قبل از رسیدن موج الاستیک به انتهای تیر برای اولین بار را نشان دهد. با پیشروی موج الاستیک در زمانهای نشان داده شده تنش ایجاد شده نیز در محدودهی الاستیک با گذشت زمان در امتداد تیر انتشار پيدا ميكند. شکل 5 انعکاس موج تنش از انتهای گیردار را در چهار زمان مختلف در بازه زمانی μs < t < 338 μs نشان میدهد. با توجه به این که تنش

بهصورت فشاری به انتهای گیردار انتشار یافته است انعکاس تنش با دو برابر شدن مقدار آن بهصورت فشاری بازگشت می کند. شکل 7 انعکاس موج تنش را

مهندسی مکانیک مدرس، بهمن 1394، دورہ 15، شمارہ 11



شکل 15 انتشار موج تنش محوری در زمان چهارم

شکلهای 12 تا 15 در شانزده زمان مختلف نشان داده شده در هریک از شکلها چگونگی پیشروی و انتشار موج تنش را نشان میدهند. با توجه به شکل 12 تغییر شکل پلاستیک از ابتدای تیر آغاز میشود ولی با رسیدن موج تنش الاستیک به انتهای گیردار تیر و افزایش دو برابری تنش منعکس شده، مقدار تنش از حد تسلیم عبور کرده و موج الاستیک پیشرو به صورت دو موج الاستیک و پلاستیک منعکس میشود این روند در شکل 13 به وضوح قابل مشاهده است. با گذشت زمان و انعکاس موج در بازههای سوم و چهارم حوزههای بیشتری از حد تسلیم عبور کرده و مقا تغییرشکل پلاستیک در آنها رخ میدهد. این روند در شکلهای 14 و 15 نشان داده شده است.

شکلهای 16 تا 19 تاریخچه زمانی تنش، کرنش کل، کرنش پلاستیک و سرعت را در سه نقطهی مختلف به فواصل 25 سانتیمتر، 50 سانتیمتر و 75 سانتیمتر از تکیهگاه آزاد تیر را نشان میدهند. با توجه به نمودار اول شکل 16 که تاریخچه زمانی انتشار تنش را نقطهای به فاصله 25 سانتی-





nme.n	تنش
d from 1	واحى
nloadeo	ورت
[Dow	ک و
	بەگاە
[.7]	۔ تیر
[5.11.1]	رنش
.1394.	ت. با
)27594(ے در
01.1.10	
k: 20.10	ره 11
[DOF	

متری از تکیه گاه آزاد را نشان میدهد، گذر از مرز ناپیوستگی و تولید 5- رفتار تير در حضور ناپيوستگي (محدودهي الاستوپلاستيک) در حوزهی پلاستیک و به دنبال آن ایجاد تغییرشکل پلاستیک در نوا به کارگیری معادلات انتقال انرژی و مومنتوم برای استخراج منحنیهای تنش، نزدیک به تکیهگاه آزاد در زمان زودتری نسبت به نواحی دیگر تیر ص کرنش و سرعت در هنگام حضور ناپیوستگی اهمیت خود را نشان میدهد. در مى گيرد. همچنين با توجه به انعكاس موج اوليه به دو صورت الاستيك روشهای کلاسیک حل معادلات در هریک از حوزههای مختلف به طور مجزا صورت گرفته و در مرزهای ناپیوستگی ارضای دو معادله الزامی میباشد. در این پلاستیک از انتهای گیردار نقطهای که به فاصله 75 سانتیمتری از تکی آزاد قرار دارد تنش بیشتری را در زمان پایان بارگذاری نسبت به وسط قسمت با افزایش بارگذاری شرایط تولید دو موج الاستیک و پلاستیک در تیر مورد مطالعه ایجاد می شود. با توجه به بالاتر بودن سرعت موج الاستیک نسبت تحمل میکند. این رفتار در نمودارهای تاریخچه زمانی کرنش کل و کر به موج پلاستیک، تیر در ابتدا تغییر شکل الاستیک را تجربه کرده و سیس با پلاستیک نشان داده شده در شکلهای 17 و 18 نیز قابل مشاهده است توجه به نمودارهای شکل 18 میتوان فهمید که تغییرشکل پلاستیک ییشروی موج تنش پلاستیک تغییر شکل ماندگار در جسم ایجاد می شود.

مهندسی مکانیک مدرس، بهمن 1394، دورہ 15، شمارہ 1

نقطهای به فاصلهی 25 سانتیمتری از انتهای آزاد در دوره زمانی سوم و برای نقطهای به فاصله مکانی 75 سانتیمتر از انتهای آزاد در بازه زمانی چهارم صورت می گیرد. عبور موج تنش پلاستیک از هر قسمت منجر به صفرشدن سرعت آن محدوده تحت تأثیر خواهد شد. تغییر شکل پلاستیک شکل 19 که تغییرات سرعت سه نقطهی مختلف از تیر را برحسب زمان نشان می دهد به وضوح بیان می کند که نقاط نزدیک به تکیه گاهها نسبت به نقاط دیگر زودتر سرعت صفر و ایجاد تغییر شکل پلاستیک را تجربه می کنند. با به-کارگیری معادلات انتقال ناپیوستگی مادی موجود حذف و مدلی پیوسته از رفتار الاستوپلاستیک تیر در فرم انتگرالی ارائه می شود.





6- نتيجه گيري

نتايج حاصل از اين تحقيق نشان مي دهد كه به كارگيري معادلات انتقال جرم، انرژی و مومنتوم به همراه استفاده از متغیرهای غیرفیزیکی روشی مناسب برای مدل كردن رفتار الاستيك- يلاستيك تير در زمان عبور امواج شوك الاستيك و یلاستیک می باشد. با استفاده از این روش ناییوستگی مادی ناشی از اختلاف رفتار الاستیک و پلاستیک موجود در هر حجم کنترلی مشخص از تیر حذف شده و مدلی پیوسته از این رفتار ارائه شده است. برای حذف ناپیوستگی موجود در حجم کنترلی مورد مطالعه از متغیرهای غیر فیزیکی استفاده شده که شرایط مرز ناپیوسته را به صورت ترمی از منبع انرژی داخلی مدل می کند. در این روش شرایط مرزی ناییوسته موجود در فصل مشترک حوزهی الاستیک و پلاستیک در فرم انتگرالی بیان شده و بهطور مستقیم در معادلات حرکت ظاهر شده است. نتایج بهدست آمده از تحلیل تیر با دو تکیه گاه ساده در محل اعمال بار ضربه و تکیه گاه گیردار در انتهای آن نشان میدهد که نحوه انتشار و انعکاس موج الاستیک و یلاستیک به شرایط اولیه بار گذاری و مقدار کرنش اولیه ایجاد شده وابسته است. بر طبق نمودارها میدان تنش، کرنش و سرعت، هرگاه مقدار بار باعث تولید موج الاستیک و پلاستیک شود انعکاس موج الاستیک بهصورت موج الاستیک و پلاستیک بوده و به همین دلیل در نمودار کرنش پلاستیک نقاط نزدیک به انتهای گیردار کرنشی مخالف صفر را دارا می باشند. همچنین نمودار تاریخچه سرعت این نقاط نیز در زمان مشابه دارای سرعت صفر بوده که مؤید عبور موج تنش پلاستیک از این نقاط و ایجاد تغییر شکل پلاستیک می باشند.

7- مراجع

- K. Davey, I. Rosindale, Control volume capacitance method for solidification modeling, *International Journal for numerical methods in engineering*, Vol. 46, pp. 315-340, 1999.
- [2] K. Davey, N.J. Rodriguez, Solidification modeling with a control volume method on domains subjected to viscoplastic deformation, *Applied* Mathematical Madeling, Vol. 201, 117, 2020.

- [Downloaded from mme.m
- [DOR: 20.1001.1.10275940.1394.15.11.11.7]

103

Mathematical Modeling, Vol. 26, pp. 421-447, 2002

- [3] K. Davey, N.J. Rodriguez, A control volume capacitance method for solidification modeling with mass transport, *International Journal for numerical methods in engineering*, Vol. 53, pp. 2643–2671, 2002.
- [4] N.J. Rodriguez, K. Davey, J.L.S. Gaytan, The control volume formulation to model the convective–diffusive unsteady heat transfer over the 1-D semiinfinite domain, *Computer Methods in Applied Mechanics and Engineering*, Vol. 196, pp. 4059-4074, 2007.
- [5] N.J. Rodriguez, K. Davey, J.A. Vazquez Feijoo, A. Juarez-Hernandez, Numerical modeling of unsteady convective-diffusive heat transfer with a control volume hybrid method, *Applied Mathematical Modeling*, Vol. 33, pp. 897-923, 2009.
- [6] K. Davey, R. Mondragon, A non-physical enthalpy method for the numerical solution of isothermal solidification, *International Journal for numerical methods in engineering*, Vol. 284, pp. 214-252, 2010.

مهندسی مکانیک مدرس، بهمن 1394، دورہ 15، شمارہ 11

تحلیل رفتار تیر الاستوپلاستیک تحت بار دینامیکی محوری با استفاده از معادلات انتقال

- [12] U. Lepik, Dynamic buckling of elastic plastic beams including effects ofaxial stress waves, International Journal of Impact Engineering, Vol. 25, pp. 537-552, 2001.
- [13] A. Frikha , F. Treyssède, P. Cartraud, Effect of axial load on the propagation of elastic waves in helical beams, Wave Motion, Vol. 48, No.1, PP. 83-92, 2011.
- [14] J. Chakrabarty, Applied Plasticity, Second Edittion, pp. 561-574, Department of Mechanical Engineering, Florida State University, 2010.
- [15] N.D. Cristescu, Dynamic plasticity, pp.137-144, university of Florida, USA, 2007.
- [7] R. Mondragon, K. Davey, Weak discontinuity annihilationin solidification modeling, Computers and Structures, Vol. 89, pp. 681-701, 2011.
- [8] U. Lepik, Impulsively loaded fully fixed-endedelastic-plastic beams by galerkin's method, International Journal of Impact Engineering, Vol. 15, No. 1, pp. 15-23, 1994.
- [9] U. Lepik, Elastic-plastic vibrations of a buckled beam, International Journal of Non-Linear Mechanics, Vol. 30, No. 2, pp. 129-139, 1995.
- [10] U. Lepik, A contributions to bifurcation analysis of elastic plastic beams, International Journal of Impact Engineering, Vol. 21, pp. 35-49, 1998.
- [11] U. Lepik, On dynamic buckling of elastic-plastic beams, International Journal of Non-Linear Mechanics, Vol. 35, pp. 721-734, 2000.

مهندسی مکانیک مدرس، بهمن 1394، دوره 15، شماره 11