

ماهنامه علمى پژوهشى

مهندسی مکانیک مدرس

mme.modares.ac.ir



تجزیه و تحلیل شکستهای ناشی از انفجار لولهها و مخازن تحت فشار

*2 سحرناز توکلی 1 ، مجید میرزائی

- 1 دانشجوی کارشناسی ارشد، مهندسی هوافضا، دانشگاه تربیت مدرس، تهران
 - 2- دانشیار، مهندسی مکانیک، دانشگاه تربیت مدرس، تهران
 - * تهران، صندوق پستى 14115-143 mmirzaei@modares.ac.ir *

حكىدە

اطلاعات مقاله

هدف اصلی این مقاله، تجزیه و تحلیل خصوصیات رفتارهای تغییر فرم و شکست ناشی از دو نوع انفجار متفاوت (تراک و سوزش سریع) در لولههدف اصلی این مقاله، تجزیه و تحلیل خصوصیات رفتارهای تغییر فرم و شکست در لولهها از طریق آزمایش، و در مخازن با بررسی شکست
سیلندر گاز طبیعی فشرده، تجزیه و تحلیل شده و مورد مقایسه قرار گرفتهاند. در این راستا، نتایج تحلیل المان محدود الاستوپلاستیک دینامیکی
گذرای تغییر فرم و شکست ناشی از احتراق یک لوله فولادی و سیلندر گاز طبیعی فشرده نیز گزارش می شود. مدلهای المان محدود از المانهای آجری سه بعدی مجهز به المانهای چسبنده رابط به منظور شبیه سازی رشد ترک ساخته شدهاند. تطابق بسیار خوبی بین نتایج شبیه سازی
و الکوهای تغییر فرم و شکست واقعی بدست آمده است. نتایج نشان می دهند که به دلیل شرایط بارگذاری مختلف، الگوهای تغییر فرم و شکست
خاص و وابسته به نوع انفجار در طول فرآیند انفجار ایجاد می شوند.

مقاله پژوهشی کامل دریافت: 26 اسفند 1394 پذیرش: 08 اردیبهشت 1395 ارائه در سایت: 05 خرداد 1395 *کلید واژگان:* رشد ترک مخازن تحت فشار تجزیه و تحلیل تنش دینامیکی بار متحرک

On fracture analysis of exploded pressure vessels and pipes

Saharnaz Tavakoli, Majid Mirzaei*

Department of Mechanical Engineering, Tarbiat Modares University, Tehran, Iran * P.O.B. 14115-143, Tehran, Iran, mmirzaei@modares.ac.ir

ARTICLE INFORMATION

Original Research Paper Received 16 march 2016 Accepted 27 April 2016 Available Online 25 May 2016

Keywords: Crack growth Pressure vessel Dynamic stress analysis Moving load Explosion

ABSTRACT

The main scope of this paper is the analysis of the specifications of deflagration-induced and detonation-induced deformation and fracture behaviors of cylindrical tubes. The main characteristics of deformation and fracture behaviors were studied through experimentations on steel pipes and failure analysis of a compressed natural gas (CNG) cylinder. The paper also reports the results of transient-dynamic elasto-plastic finite element (FE) analyses of the combustion-induced deformation and fracture behaviors of the pipe and the CNG cylinder. The FE models were composed of 3D brick elements equipped with interface cohesive elements for crack growth analysis. Very good agreement was found between the simulation results and the observed deformation and fracture patterns. It was shown that, because of different loading conditions, specific deformation and fracture features can develop during the explosion process.

1-مقدمه

مخازن و لولههای تحت فشار در بخشهای عمومی و صنعتی مختلف به طور گسترده مورد استفاده قرار می گیرند، بنابراین طراحی مناسب، ساخت، کنترل کیفیت، حمل و نقل و بکار گیری آنها معمولا توسط استانداردها و مقررات سختگیرانهای تعیین میشود. با این وجود، ترکیدن تصادفی یا حتی انفجار این مخازن امکان پذیر بوده و می تواند ویرانگر باشد.

به طور کلی، وقوع احتراق داخلی در لولههای استوانهای سبب ایجاد فشار متحرکی می شود که با سرعت بسیار زیاد حرکت می کند. براساس نوع احتراق (تراک 1 و سوزش سریع 2)، سرعت فشار متحرک می تواند مادون صوت یا مافوق صوت باشد (شکل 1). تراکها رخدادهای احتراقی هستند که در آنها سرعت جبهه موج احتراق، مافوق صوت می باشد. انفجار تراک، بسیار شدیدتر

از انفجار سوزش سریع (با جبهه موج مادون صوت) میباشد زیرا که امواج

فشار متحرک، بسیار قوی تر هستند. ویژگی بارز پاسخ سازهای یک لوله

استوانهای به امواج فشاری ناشی از تراک، تشکیل امواج سازهای میباشد.

تنشهای دینامیکی حاصل شده، می توانند سبب انواع مختلف شکستهای

برای فشارهای نسبتا کم (سطح 1)، عبور جبهه فشار سبب ایجاد یک الگوی کرنش الاستیک نوسانی می شود که حتی پس از بین رفتن بار متحرک می تواند وجود داشته باشد. برای این مورد، راه حلهای تحلیلی، تجربی و

مكانيكي شوند [1].

به طور کلی، برای انواع مختلف پاسخ سازهای که مورد انتظار میباشد، سه سطح فشار قابل تعریف است. این فشارها متناسب با مقدار تنشهای حاصل، طبقهبندی میشوند و میتوانند کمتر، برابر و یا بیشتر از مقاومت کششی نهایی دینامیکی ماده باشند. در ادامه، ما به این سطحهای فشار به ترتیب به عنوان 1، 2 و 3 اشاره می کنیم.

¹ Detonation

² deflagration

المان محدود برای پاسخ سازهای در دسترس می باشد [2-11].

از سوی دیگر، اعمال فشارهای متحرک با دامنه بسیار بالا (سطح3) می تواند سبب گسترش سریع و ترک خوردگیهای متعدد پیشرو در دیواره لوله شود که منجر به تکه تکه شدن شدید دینامیکی میشود. با این حال، باید تاکید کرد که این نوع از شکست دینامیکی که میتواند از تراک گازی [12] و جامد [14,13] نتيجه شود، مورد بررسي اين مقاله نيست.

تمرکز یژوهش حاضر بر روی حرکت فشارهای متوسط (سطح 2 میباشد که سبب ایجاد تنشهای دینامیکی در محدوده مقاومت کششی نهایی ماده میشود. این تنشها میتوانند آغازگر ترکهای محوری باشند که با انتشار بیشتر می توانند سبب یاره شدن یا تکه تکه شدن محدود دیواره لوله شوند. قبل از مطالعات تجربی چائو [15] بر روی لولههای آلومنیومی تحت تراک گازی، هیچ گزارشی در مورد این نوع شکست محدود ناشی از تراک در ادبیات فنی وجود نداشت. در ادامه این کار، چندین محقق مطالعات المان محدود برای مدل سازی این آزمایشات را انجام دادند [16-20]. از سوی دیگر، شواهد قابل اتکایی از رشد تدریجی ترک بوسیله امواج خمشی در حین تجزیه و تحليل شكست يك سيلندر گاز هيدروژن منفجر شده، پيدا شد [22,21]. این شواهد شامل ویژگیهای نشانههای خاص پیدا شده روی سطوح شکست میباشند و نشان میدهند که در این نوع شکست، بخش اصلی انتشار ترک می تواند شامل رشد تدریجی سیکلی باشد. متاسفانه، اکثر شبیه سازیهای المان محدود گزارش شده از شکست ناشی از دتونیشن لولههای استوانهای، فاقد ملاحظات فوق مى باشند. اخيرا شبيه سازى هاى المان محدود شكست ناشی از تراک لولههای آزمایشی و شواهد پیدا شده روی سطوح شکست این لولهها [23] تائید کردهاند که یک ویژگی مهم شکست ناشی از تراک لولهها، این است که مرحله انتشار ترک می تواند اساسا یا کاملا توسط امواج سازهای رانده شود و کل فرآیند ترک خوردگی و تکه تکه شدن میتواند بعد از عبور جبهه دتونیشن رخ دهد. از دیگر ویژگیهای شکست ناشی از دتونیشن، فرآیند تورم لبههای ترک 1 و نهایتا شاخه شاخه شدن ترک می باشد.

با توجه به مطالب بالا، هدف از این مقاله بررسی ویژگیهای اصلی الگوهای تغییر فرم و شکست ناشی از احتراق لولههای استوانهای با استفاده از نتایج عددی و تجربی مربوط میباشد. ملاحظات فوق، کاربرد مستقیم در تجزیه و تحلیل شکست لولهها و مخازن تحت فشار دارند.

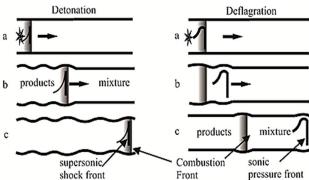


Fig. 1 Schematics of pressure loadings for two different types of internal combustions in cylindrical tubes. The amplitudes of deformations and structural waves are exaggerated for clarity.

شکل 1 شماتیک بارگذاری فشاری برای دو نوع مختلف احتراق داخلی در لولههای استوانهای. دامنه تغییر فرم و امواج سازهای به منظور وضوح، اغراق آمیز رسم شدهاند.

2-تجزیه و تحلیل تغییر فرم و شکست ناشی از دتونیشن یک لوله فولادي

در این بخش بررسیهای تجربی و عددی شکست ناشی از تراک داخلی یک لوله فولادی گزارش شده است.

1-2- روش تجربي

نمونههای تجربی، قطعات کوتاه از لولههای فولادی (St52-3، کار سرد شده) با ابعاد و خواص مواد ذکر شده در جدول 1 میباشند.

فتیله انفجاری (یتن 2 ،8 گرم بر متر) درون لولهها و در یک آرایش هم محور با استفاده از جدا کنندههای ینبهای، نصب شده است. جزئیات بیشتر در مورد آزمایش تجربی را می توان در مرجع [23] یافت. لازم به ذکر است که آزمایشات گزارش شده در مرجع [23] مربوط به لوله گاز از جنس متفاوت بوده و همچنین شبیهسازیهای مربوط با استفاده از نرمافزار ال اس داینا³ و با کوپل سازه - سیال و استفاده از معیار آسیب کرنش بحرانی انجام شده که با روش های تحقیق حاضر متفاوت است.

2-2- شبيه سازى المان محدود

مدل المان محدود با استفاده از 650000 المان آجري سه بعدي با تعداد 5، 130 و 1000 المان، به ترتیب در جهتهای شعاعی، محیطی و محوری ساخته شده است. اثرات نرخ کرنش با استفاده از رابطه جانسون – کوک، چنانچه در رابطه (1) آمده، در نظر گرفته شده است.

$$\sigma_{\text{flow}} = \left[A + B(\varepsilon_{\text{eff}}^{\text{p}})^N \right] \left[1 + C \ln \left(\frac{\dot{\varepsilon}_{\text{eff}}^{\text{p}}}{\dot{\varepsilon}} \right) \right]$$
 (1)

که در آن $\sigma_{
m flow}$ تنش پلاستیک، $\varepsilon_{
m eff}^{
m p}$ کرنش پلاستیک موثر، $\sigma_{
m flow}$ نرخ کرنش C پلاستیک موثر و \dot{s} نرخ کرنش مرجع می باشد. علاوه بر این، \dot{s} او \dot{s} پارامترهای جانسون – کوک برای ماده هستند که مقادیر مورد استفاده در این مقاله در جدول 2 آورده شده است.

بخش بسیار مهم شبیه سازی، مربوط به آماده سازی و اعمال بار فشاری متحرک با ویژگیهای مورد نیاز میباشد. پیشینه بارگذاری یا فشار ناشی از تراک فتیله انفجاری روی دیواره لوله میتواند توسط یک تقریب نمایی از مدل تیلور - زلدویچ 4 برای تغییر فشار در یک نقطه ثابت در فضا نشان داده شود.

$$P(t) = \begin{cases} P_{1}, & 0 < t < t_{d}. \\ (P_{2} - P_{3}) \exp\left(-\frac{(t - t_{d})}{T}\right) + P_{3}, & t_{d} \le t. \end{cases}$$
 (2)

جدول 1 ابعاد و خواص مواد لوله فولادی

Table 1 Dimensions and Material properties of the steel tube

مقدار	خواص
500	طول لوله (mm)
22	قطر خارجی (mm)
2	ضخامت (mm)
7870	دانسیته (kgm ⁻³)
206	مدول الاستيسيته (GPa)
0.29	ضريب پواسون
350	مقاومت تسليم (MPa)
590	استحکام کششی نهایی (MPa)
12	افزایش طول نسبی (%)

² PETN

³ LSDYNA ⁴ Taylor - zeldovich

[21]. از دیگر ویژگیهای مهم، تورم تدریجی لبههای ترک و انشعاب ترک در مجاورت ناحیه متورم میباشد (شکل 2).

4-2- نتایج شبیه سازی

"شکل 3"، نتایج تجزیه و تحلیل الاستوپلاستیک دینامیکی دو لوله با شرایط مرزی گیردار – آزاد را نشان میدهد (شبیه آزمایشها). این شکل، تصاویر لحظهای از رشد ترک شبیهسازی شده برای مدل المان محدود در فواصل زمانی مختلف را نشان میدهد.

این دو مدل کاملا مشابه بودند با این تفاوت که ترکهای نیمه بیضوی کوچک در مکانهای مختلف (x = 170 mm) از ورودی لوله (نقطه شروع احتراق) قرار گرفتهاند. نتایج، رشد افزایشی ترک در هر دو نوک ترک و فرآیند تورم تدریجی لبهها تا انشعاب نهایی ترک را نشان میدهند. کانتور تنش، حرکت امواج خمشی ناشی از دتونیشن را به سمت انتهای لوله نشان

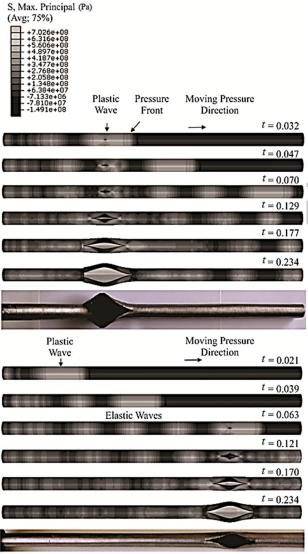


Fig. 3 The snapshots of simulated crack growth caused by a supersonic pressure wave at different time intervals (ms) for two similar FE models with different pre-crack locations

شکل 3 عکسهای لحظهای شبیه سازی رشد ترک ناشی از حرکت موج فشار مافوق صوت در فواصل زمانی مختلف (میلی ثانیه) برای دو مدل المان محدود مشابه با مکانهای ترک اولیه متفاوت

جدول 2 پارامترهای جانسون – کوک برای فولاد کار سرد شده St52-3 با فرم نرخ کرنش استاندارد

Table 2 Johnson-Cook parameters for St52-3 cold-drawn steel with standard strain-rate form.

مقدار	پارامترهای معادله جانسون - کوک
350	(MPa) A
370	(MPa) <i>B</i>
0.012	C
0.34	N
1	(sec^{-1}) نرخ کرنش مرجع

در رابطه (2)، P_1 فشار اولیه، P_2 فشار حداکثر، P_3 فشار پس از شاک، t متغیر زمان، T فاکتور کاهش نمایی و $\frac{x}{V_d}$ پر سرعت تراک) زمان مورد نیاز برای آن که جبهه تراک به مکان x پرسد، میباشند. سرعت موج تراک 7040 متر بر ثانیه میباشد که برای آن فشار حداکثر 210 مگاپاسکال، فشار اولیه متا مگاپاسکال، و فشار پس از شاک 42 مگاپاسکال قرار داده شده است. ضریب کاهش نمایی، t^{-0} t^{-0}

3-2- نتايج تجربي

"شکل 2"، شکست لوله بعد از انفجار را نشان می دهد. الگوی ترک خوردگی، به وضوح رشد ترک تدریجی رو به جلو (جهت بار متحرک) و رو به عقب (جهت مخالف) را نشان می دهد. واضح است که در طول این دوره محدود رشد، نوک ترک رو به جلو بیشتر از نوک ترک رو به عقب رشد می کند. نکته جالب این است که این رشد تناوبی توسط امواج خمشی ایجاد شدهاند که به صورت پی در پی توسط اثرات دینامیکی بار متحرک سرعت بالا تولید شدهاند. از یک طرف، این نشانههای بوجود آمده در سطح شکست شبیه علائم نواری خستگی هستند زیرا که رشد ترک ناشی از کرنشهای نوسانی را نشان می دهند (اگرچه آنها هزاران بار بزرگ تر از علائم نواری خستگی چرخه بالای عادی هستند). از سوی دیگر، آنها را می توان به عنوان نشانه های توقفی ترک عدر خلل رشد تحت کنترل جابجابی را نشان می دهند [22,21]. از این رو، سرعت ترک را می توان با تقسیم فاصله بین این نشانه ها بر دوره زمانی هر چرخه بارگذاری بدست آورد



Fig. 2 Right: the fractured tube (direction of the moving pressure is shown by the arrow). Left: the crack initiation (thumbnail crack) and the subsequent incremental growth at both directions

شکل 2 سمت راست: لوله شکسته شده (جهت فشار متحرک توسط پیکان نشان داده شده). سمت چپ: شروع ترک (نیم بیضی سطحی) و رشد تدریجی پی در پی در هر دو جهت

می دهد. همچنین نشان داده شده است که موج پلاستیک اولیه تنها یک ترک کوچک درون - ضخامتی را ایجاد کرده است. رشد تدریجی ثانویه، کار امواج خمشی بوده که در امتداد طول لوله حرکت می کنند و در هر دو انتها منعکس می شوند. کیفیت و کمیت الگوهای تغییر فرم و شکست (میزان رشد، متورم شدن لبهها و انشعاب) کاملا با نتایج آزمایشگاهی قابل مقایسه هستند.

3- تجزیه و تحلیل شکست سیلندر گاز طبیعی فشرده

در این بخش، به طور خلاصه تجزیه و تحلیل شکست یک سیلندر گاز طبیعی فشرده 1 منفجر شده را بررسی می کنیم [24]. هدف این است که تفاوتهای عمده بین ویژگیهای شکست ناشی از تراک و سوزش سریع را نشان دهیم. الگوهای شکست کلی سیلندر، همان گونه که در "شکل 4"، نمایش داد شده، یک شروع و رشد نامتقارن ترک اصلی، مربوط به ناحیه میانی سیلندر را نشان مىدهد. اين الكو كاملا مغاير با الكوى تركيدن معمول اين سيلندرها (ناشي از فشار بیش از حد) می باشد. الگوی معمول به طور طبیعی در ناحیه میانی شروع می شود و به سمت دو انتهای سیلندر منتشر می شود و تولید یک الگوی شکست تقریبا متقارن (نسبت به ناحیه میانی) می کند. براساس استدلالهای بالا، در ابتدا نتیجه گیری شد که علت شکست نامتقارن مشاهد شده یا یک عیب موجود از قبل و یا یک بارگذاری فشاری نامتقارن بوده است. بازرسی محل شروع ترکهای اصلی و موازی هیچ شواهدی از ترک خوردگی قبلی به علت خستگی، خوردگی تنش، عیوب ماده و یا معایب ساخت را نشان نداد. بر این اساس، اعمال یک بارگذاری نامتقارن (نسبت به ناحیه میانی) به عنوان یک سناریوی محتمل در نظر گرفته شد. مطابق مشاهدات و تجزیه و تحلیلهای بالا، به نظر محتمل رسید که این شکست می تواند به علت سوزش سریع مادون صوت یک مخلوط گازی اتفاق افتاده باشد. مرحله بعدی شبیه-سازی المان محدود تغییر فرم و شکست سیلندر تحت فشار متحرک فرض شده و محاسبه سطوح تنش که باعث تغییر فرم و شکست قسمتهای مختلف سیلندر شدهاند، میباشد. شبیهسازی المان محدود با استفاده از نرم-افزار آباکوس انجام شد. یک بخش بسیار مهم شبیهسازی، آمادهسازی و اعمال بار فشاری متحرک با ویژگیهای موردنیاز میباشد. در مجموع، پروفایل و سرعت جبهه احتراق در مخلوط گازی به پارامترهای بسیاری از جمله ترکیب و فشار مخلوط بستگی دارد. از آنجا که سرعت جبهه احتراق سوزش سریع، مادون صوت میباشد و امواج فشاری حاصل در سرعت صوت حرکت میکنند، الگوی بارگذاری همان طور که در "شکل ۱"، نشان داده شده به صورت یک پیشانی شاک صوتی تنظیم شده است. "شکل 4"، نتایج تجزیه و تحلیل المان محدود الاستوپلاستیک دینامیکی تغییر فرم و شکست سیلندر، ناشی از حركت موج فشار با سرعت صوت از قسمت گلويي به سمت قسمت تحتاني را نشان میدهد. پیشرفت تنش حلقهای که باعث ترکهای موازی طولی در ابتدای بخش استوانهای سیلندر میشوند در "شکل 4"، نشان داده شدهاند. این همان مکانی است که شروع ترکهای محوری بر روی سیلندر منفجر شده، تشخیص داده شدهاند. شروع و رشد جزئی ترکهای موازی در همان بخش را می توان به ماهیت بارگذاری حلقهای فشار متحرک، ناشی از سوزش سریع نسبت داد. در حالت ایدهآل، انتظار میرود که بارگذاری حلقوی باعث جابجاییها، تنشها و کرنشهای شعاعی متقارن شود. اگرچه در واقعیت، ناهمگنی ذاتی ماده می تواند سبب ترک خوردگی موضعی در مکانهای نسبتا ضعیف اطراف حلقه شود. در مواردی که جبهههای متحرک دارای فشار بالا هستند، ترک خوردگیهای موازی فراوان است و به طور طبیعی منجر به تکه

تکه شدن شدید می شوند. با این وجود، برای یک جبهه فشار متوسط با سرعت صوت، رشد ترکهای موازی می تواند به علت مصرف سریع انرژی کرنشی توسط پیشروی یک ترک مطلوب، متوقف شود. خوشبختانه در مدل المان محدود، ناهمگنی عددی مش، تا حدی نقش مشابه را ایفا می کند و رشد آغازی و جزئی ترکهای موازی می توانند به طور طبیعی همان گونه که در "شکل 4"، نمایش داده شده، رخ دهند.

یکی دیگر از ویژگیهای جالب این شکست، وجود ترکهای متعدد در گلوگاه سیلندر میباشد. شبیهسازی المان محدود نشان میدهد که این ترکهای سطحی توسط تمرکز تنشهای خمشی روی هر نیمه جدا شده گلوگاه ایجاد شدهاند. ین شبیهسازی همچنین به وضوح نشان میدهد که گلوگاه، نخست در سمت جلو توسط رشد ترک اصلی و بعد از آن در سمت عقب به علت خمش لبههای ترک، دچار ترک خوردگی میشود.در حقیقت، نتایج شبیهسازی المان محدود نه تنها با فرض اولیه در مورد علت این شکست مطابقت دارد بلکه همچنین تعدادی از ویژگیهای خاص شکست شکست ناشی از سوزش سریع داخلی مخازن را آشکار میسازد. این ویژگیها با آنچه در بخش 2 ذکر شده و آنچه در قبل برای شکست ناشی از تراک در سیلندر مشابه [12] گزارش شده، کاملا متفاوت هستند.

4-نتيجه گيري

بهطور کلی، نتایج عددی و تجربی ارائه شده در این مقاله به وضوح ویژگیهای مهم دو نوع رفتار مختلف تغییر فرم و شکست لولههای استوانهای، ناشی از تراک و سوزش سریع را نشان می دهند. در نوع اول، مشاهده نشانه های پلهای [21] روی سطوح شکست لولههای گسیخته شده، رشد ترک تدریجی توسط امواج سازهای ناشی از تراک را نشان می دهد. یکی از ویژگی-های رشد ترک توسط امواج خمشی، تورم افزایشی لبههای ترک می باشد. با گسترش ناحیه متورم، تنشهای کششی بزرگ (معادل تنش تسلیم) می توانند در ناحیه متورم در جهت محوری لوله توسعه یابند. از آنجا که ترکها معمولا تمایل به رشد عمودی بر جهات بزرگ ترین تنش اصلی را دارند، رشد ترک در جهت اولیه توسط تنشهای اطراف ناحیه متورم به رشد محیطی تبدیل

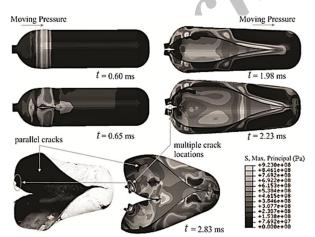


Fig. 4 FE simulation of deformation and fracture of a CNG cylinder. The snapshots show the initiation and growth of the main crack, the parallel cracks, and the multiple cracks caused by traveling of a sonic pressure wave from the neck towards the bottom of the cylinder [24]. شكل 4 شبيه سازى المان محدود تغيير فرم و شكست يك سيلندر گاز طبيعي فشرده. تصاوير لحظهاى، شروع و رشد ترك اصلى، تركهاى موازى، تركهاى متعدد ناشى از حركت موج فشار صوتى از گلوگاه به سمت انتهاى سيلندر [24].

¹ compressed natural gas (CNG)

(sec) فاكتور كاهش نمايى T فاكتور كاهش نمايى σ_{flow} تنش پلاستيک موثر $\varepsilon_{\mathrm{eff}}^{\mathrm{P}}$ خرنش پلاستيک موثر $\dot{\varepsilon}^{\mathrm{P}}$ نرخ كرنش مرجع $\dot{\varepsilon}^{\mathrm{P}}$ (sec $^{-1}$) خوش پلاستيک $\dot{\varepsilon}^{\mathrm{P}}$

6-مراجع

- M. Mirzaei, Finite element analysis of deformation and fracture of cylindrical tubes under internal moving pressures, David Moratal (Editor), Finite element analysis, pp. 978-953, INTech, chapter 21, 2010.
- [2] J. Zhou, Z. Deng, T. Liu, X. Hou, Elastic structural response of prismatic metal sandwich tubes to internal moving pressure loading, *International Journal of Solids and Structures*, Vol. 46, No. 11, pp. 2354-2371, 2009.
- [3] S.-C. Tang, Dynamic response of a tube under moving pressure, *Journal of the Engineering Mechanics Division*, Vol. 91, No. 5, pp. 97-122, 1965.
- [4] H. Reismann, Response of a pre-stressed cylindrical shell to moving pressure load, *Proceeding of Eighth Midwest Mechanics Conference*, Pergamon, New York, 1965.
- [5] T. Simkins, Amplification of flexural waves in gun tubes, *Journal of Sound and Vibration*, Vol. 172, No. 2, pp. 145-154, 1994.
- [6] W. Beltman, J. Shepherd, Linear elastic response of tubes to internal detonation loading, *Journal of Sound and Vibration*, Vol. 252, No. 4, pp. 617-655, 2002.
- [7] M. Mirzaei, H. Biglari, M. Salavatian, Analytical and numerical modeling of the transient elasto-dynamic response of a cylindrical tube to internal gaseous detonation, *International Journal of Pressure Vessels and Piping*, Vol. 83, No. 7, pp. 531-539, 2006.
- [8] M. Mirzaei, On amplification of stress waves in cylindrical tubes under internal dynamic pressures, *International Journal of Mechanical Sciences*, Vol. 50, No. 8, pp. 1292-1303, 2008.
- [9] H. Hu, H. Hamidzadeh, Analytical solutions of structural response of cylindrical shells subjected to detonation loading, *Proceeding* of ASME 2011 International Mechanical Engineering Congress and Exposition, Denver, Colorado, USA, November 11–17, 2011.
- [10] M. Mirzaei, Vibrational response of thin tubes to sequential moving pressures, *International Journal of Mechanical Sciences*, Vol. 59, No. 1, pp. 44-54, 2012.
- [11] M. Mirzaei, M. T. Asadi, R. Akbari, On vibrational behavior of pulse detonation engine tubes, Aerospace Science and Technology, Vol. 47, No. 12, pp. 177-190, 2015.
- [12] J. W. Price, An acetylene cylinder explosion: A most probable cause analysis, *Engineering Failure Analysis*, Vol. 13, No. 4, pp. 705-715, 2006.
- [13] D. Goto, R. Becker, T. Orzechowski, H. Springer, A. Sunwoo, C. Syn, Investigation of the fracture and fragmentation of explosively driven rings and cylinders, *International Journal of Impact Engineering*, Vol. 35, No. 12, pp. 1547-1556, 2008.
- [14] O. Soto, J. Baum, R. Löhner, An efficient fluid-solid coupled finite element scheme for weapon fragmentation simulations, *Engineering Fracture Mechanics*, Vol. 77, No. 3, pp. 549-564, 2010.
- [15] T. W. Chao, Gaseous detonation-driven fracture of tubes, PhD Thesis, California Institute of Technology, 2004.
- [16] M. Mirzaei, R. Karimi, Crack growth analysis for a cylindrical shell under dynamic loading, Proceeding of The 11th International Conference on Pressure Vessel Technology, Vancouver, Canada, July 23–27, 2006.
- [17] F. Cirak, R. Deiterding, S. P. Mauch, Large-scale fluid-structure interaction simulation of viscoplastic and fracturing thin-shells subjected to shocks and detonations, *Computers & Structures*, Vol. 85, No. 11, pp. 1049-1065, 2007.
- [18] J.-H. Song, T. Belytschko, Dynamic fracture of shells subjected to impulsive loads, *Journal of Applied Mechanics*, Vol. 76, No. 5, pp. 051301, 2009.
- [19] C. Gato, Detonation-driven fracture in thin shell structures: Numerical studies, *Applied Mathematical Modelling*, Vol. 34, No. 12, pp. 3741-3753, 2010.

میشود. وقوع انشعاب در این نقطه برای مواردی که نرخ آزادسازی انرژی ترک برای پشتیبانی از دو جبهه ترک به اندازه کافی بالا باشد، امکانپذیر است. جالب توجه است که مشاهدات بالا، کاربرد مستقیمی در تجزیه و تحلیل شکست لولهها و مخازن تحت فشار منفجر شده، مانند تراکهای تصادفی که در نیروگاههای هستهای ژاپن و آلمان در سال 2001 رخ داد، دارند. گزارش شده است که در مورد قبلی، بخشهای لولههای بخار فولادی به علت احتراق مخلوط هیدروژن – اکسیژن توسط تجزیه ناشی از تشعشع، تکه تکه شدهاند [25] یکی از مهمترین سوالهایی که در طول بررسی حادثه بوجود آمد این بود که آیا نوع احتراق تصادفی می تواند از الگوهای شکست پژوهش حاضر، واضح است که ترکیدن ناشی از تراک داخلی لولههای استوانهای دارای ویژگیهای مشخصی میباشد. از سوی دیگر، نشان داده شده مداس که نشانههای شکستهای ناشی از سوزش سریع (به علت امواج فشاری حاصل از جبهه احتراق مادون صوت) می توانند با ویژگیهای تغییر فرم و شکست ناشی از تراک، کاملا متفاوت باشند.

به طور خلاصه، امواج فشاری مافوق صوت حاصل از تراک باعث تحریک لوله شده و امواج سازهای حاصل سبب رشد ترک سیکلی میشوند، در حالی که رشد ترک ایجاد شده به علت حرکت امواج فشاری متحرک با سرعت صوت ناشی از سوزش سریع، یکنواخت هستند و توسط خود امواج فشاری رانده میشوند. این نتیجه گیریها میتوانند به تجزیه و تحلیل شکستهای مشابه در آینده و همچنین پیدا کردن پاسخ برای برخی از سوالهای مطرح شده در گذشته، کمک کنند. در خاتمه اهم نتایج حاصل و نوآوریهای این تحقیق به شرح زیر لیست شده اند:

- انفجار فتیله 8 گرم بر متر پتن داخل لوله فولادی با مشخصات مندرج در جدول 1، باعث ایجاد بار متحرک مافوق صوت با سطح فشار متوسط شده و امواج تنشی ناشی از آن سبب تغییر فرم و رشد تناوبی ترک میشوند.
- این نوع شکست مشخصههای ویژهای از جمله ایجاد علائم پلکانی در سطح شکست، تورم لبههای ترک و انشعاب ترک در همسایگی ناحیه متورم را دارا است.
- مدلسازی رشد و انشعاب ترک ناشی از تراک فتیله انفجاری در لوله با استفاده از المان چسبنده در هیچ مرجعی گزارش نشده و نوآوری این مقاله محسوب میشود.
- انطباق بسیار خوب نتایج شبیهسازی با الگوهای تغییر فرم و شکست مشاهده شده بر روی نمونههای آزمایشی نشانگر مدل-سازی مناسب و بکارگیری مقادیر صحیح پارامترهای متعدد مربوط به خواص مکانیکی و همچنین روش حل می باشد.

5-فهرست علائم

(MPa) کوک – کوک پارامترهای جانسون A, B

پارامتر جانسون - کوک C

پارامتر جانسون - کوک $^{\Lambda}$

(MPa) فشار اولیه P_1

(MPa) فشار ماكزيمم p₂

(MPa) فشاریس از شاک P_3

(sec) متغیر زمان t

(sec) x زمان مورد نیاز رسیدن جبهه انفجار به مکان t_c

- analysis of dynamic rupture of steel pipes under internal highspeed moving pressures, *International Journal of Impact Engineering*, Vol. 85, pp. 27-36, 2015.
- [24] M. Mirzaei, M. Malekan, E. Sheibani, Failure analysis and finite element simulation of deformation and fracture of an exploded CNG fuel tank, *Engineering Failure Analysis*, Vol. 30, No. 6, pp. 91-98, 2013.
- [25] M. Naitoh, F. Kasahara, T. Mitsuhashi, I. Ohshima, Analysis on pipe rupture of steam condensing line at Hamaoka-1,(I) Accumulation of non-condensable gas in a pipe, *Journal of nuclear science and technology*, Vol. 40, No. 12, pp. 1032-1040, 2003
- [20] K. Wang, P. Lea, C. Farhat, A computational framework for the simulation of high-speed multi-material fluid–structure interaction problems with dynamic fracture, *International Journal for Numerical Methods in Engineering*, Vol. 104, No. 7, pp. 585-623, 2015.
- [21] M. Mirzaei, Failure analysis of an exploded gas cylinder, Engineering Failure Analysis, Vol. 15, No. 7, pp. 820-834, 2008.
- [22] M. Mirzaei, A. Harandi, R. Karimi, Finite element analysis of deformation and fracture of an exploded gas cylinder, *Engineering Failure Analysis*, Vol. 16, No. 5, pp. 1607-1615, 2009.
- [23] M. Mirzaei, M. Najafi, H. Niasari, Experimental and numerical



www.S302.ir