

۵۰ دوره ۴۷، شماره ۲، زمستان ۱۳۹۴، صفحه ۴۳ تا Vol. 47, No. 2, Winter 2015, pp. 43-50



نشریه علمی پژوهشی امیرکبیر (مهندسی مکانیک) AmirKabir Jounrnal of Science & Research (Mechanical Engineering) (ASJR-ME)

بررسی رفتار الاستیک- پلاستیک مخازن کروی از جنس مواد تابعمند تحت بارگذاری فشار داخلی و اختلاف دما

سعید انصاری صدرآبادی **، علی نایبی ۲، غلامحسین رحیمی شعرباف ۳

۱ - دانشجوی دکترا، دانشکده مکانیک، دانشگاه تربیت مدرس ۲- دانشیار، دانشکده مکانیک، دانشگاه شیراز ۳- استاد، دانشکده مکانیک، دانشگاه تربیت مدرس

(دریافت: ۱۳۹۱/۳/۱۳ پذیرش: ۱۳۹۴/۲/۲۲)

چکیدہ

با توجه به استفاده یمواد هدفمند با غیر یکنواختی های فضایی در محیط های دمایی بالا، در کار حاضر از آن ها در مخازن کروی جدار نازک و ضخیم تحت فشار که کاربرد گسترده ای در صنعت دارند استفاده شده است. براساس معادلات حاکمه، معادله دیفرانسیل تنش ها در حالت پلاستیک به دست آمده است که می تواند کاربرد گسترده ای در بررسی رفتار مخازن در حالت الاستوپلاستیک داشته باشد. بر روی توزیع دما و روابط تنش – کرنش در این مخازن، تحت بارگذاری فشار داخلی و اختلاف دما، بحث شده است. خصوصیات این گونه مواد به صورت پارامتر هایی با توابعی متغیر نسبت به شعاع در نظر گرفته شده اند. همچنین در این کار اثر این پارامترها بر موقعیت شروع ناحیه ی پلاستیک و دماه ای تسلیم و روند تغییرات تنش ها در طول ضخامت مخزن بررسی شده است. همچنین نشان داده شده است که با انتخاب پارامترهای مناسب می توان ساختار مخزن را بهینه کرد.

كلمات كليدى:

سختی سینماتیک خطی، مواد تابعمند، مدل پراگر، مخزن کروی، سطح تسلیم

^{*} نویسنده مسئول و عهده دار مکاتبات: Email: saeid.ansari@modares.ac.ir

۱ – مقدمه

در سالهای اخیر با توسعه ی موتورهای پرقدرت صنایع هوافضا، توربین ها و راکتورها و دیگرماشین ها که چند نمونه ی کاربردی آن در شکل ۱ آورده شده است؛ نیاز به موادی با مقاومت حرارتی بالا و مقاومتر از لحاظ مکانیکی احساس شده است. مواد تابعمند^۱، موادی با ریز ساختار ناهمگن هستند که خواص مکانیکی آن ها بطور ملایم و پیوسته از یک سطح به سطح دیگر جسم تغییر می کند. نوع رایج آن، ترکیب پیوسته ای از سرامیک و فلز است. این مواد از اختلاط پودر فلز و سرامیک بدست می آیند. با توجه به خواص مواد تابعمند و پیوسته تغییر کردن رفتار آنها، عاملهای آنها به صورت توابع وابسته در نظر گرفته شدهاند. در این جا پارامترهای ماده مانند مدول الاستیسیته، ضریب رسانندگی گرمایی، ضریب انبساط گرمایی، تنش تسلیم و ضریب پراگر به شکل توابع توانی متغیر نسبت به شعاع در نظر گرفته شدهاند. این توابع، تغییرات خواص مواد تابعمند را در طول ضخامت مخازن به صورت آرام و پیوسته مقرر می کند.





شکل ۱: نمونههایی از کاربرد مخازن تحت فشار در صنعتهای متفاوت

با استفاده از قانون سختی ویژه و سطح تسلیم ترسکا، گامر^۲، تغییرات تنشها و جابجاییها در یک مخزن کروی الاستیک-پلاستیک تحت فشار داخلی را بیان کرده است. در سال ۲۰۰۵، یو^۳ و ژانگ^۲، روش دقیقی را برای انجام الاستیک مخازن کروی جدار ضخیم تحت بارگذاری فشار داخلی ارائه کردهاند. در این روش، دو نوع مخزن تحت فشار در نظر گرفته شده است؛ یکی از آنها شامل دو لایهی همگن، در سطوح داخلی و خارجی مخزن و یک لایه از مواد هدفمند، در وسط و دیگری فقط شامل مواد هدفمند میباشد[۲]. یک سال بعد، توسط اراسلان^۵ و اکی*m*², حلهای تحلیلی کرنش صفحه ای برای مسائل لوله ای

- ⁴ Zhang
- ⁵ Eraslan
- ⁶ Akis

تحت فشار الاستیک و الاستیک-پلاستیک از جنس مواد تابعمند در چارچوب تئوری تغییر شکل–های کوچک^۷ ارائه شد. در این حل، مدول الاستیسیته و سطح تسلیم محوری به صورت تغییرات شعاعی به دو فرم پارامتریک^۸ و سهمیوار^۴ فرض شدهاند. تحلیل مدول پلاستیک با در نظر گرفتن معیار تسلیم ترسکا، قانون جریان^{۱۰} و رفتار ایدهآل پلاستیک ماده پایهگذاری شده است. تغییرات تنش در حالت الاستیک، جزئی– پلاستیک^{۱۱} و کاملاًپلاستیک بررسی شدهاند. نشان داده شده است که پاسخ الاستوپلاستیک لولهی تحت فشار از جنس مواد تابعمند به طور چشمگیری به علت ناهمگن بودن مواد تأثیر میپذیرد. همچنین به گونهی ریاضی، با انتخاب مناسب پارامترهای ماده، حل الاستوپلاستیک ناهمگن به حل همگن کاهش داده شده است [۳].

مسألهی تنش حرارتی گذرا^{۱۲} در یک کرهی تو خالی با خواص همسانگرد^{۳۳} و همگن توسط چیونگ^۹ و همکارانش به صورت تحلیلی حل شده است [۴]. شرایط مرزی حرارتی فرض شده متغیر در جهت θ در نظر گرفته شده و مسائل، با روش تابع پتانسیل حل شدهاند. تاکیوتی^۵ و تانیگاوا^{۹۲} از روش تابع پتانسیل برای به دست آوردن حل تحلیلی از یک مخزن کروی همگن با منبع حرارتی دوار استفاده کردند [۵]. فرم عمومی شرایط مرزی حرارتی در نظر گرفته و مسائل در شرایط گذرا با روش تابع پتانسیل تحلیل شدهاند. توسط اواتاو^{۱۷} و تانیگاوا، تنشهای حرارتی ترنزیت سه بعدی، از کرهی تو خالی غیرهمگن با منبع حرارتی دوار نتیجه گرفتهشدهاند [۶].

در اکثر مقالههای ارائه شده، تغییرات خواص ماده در مواد ناهمگن به صورت توانی نشان داده شدهاند اما در مقالهای که توسط تاتانکا^{۱۸} در سال ۲۰۰۷ ارائه شد، خواص ماده به صورت تابع نمایی نشان داده شده و تنشهای درون استوانههای جدار ضخیم از جنس مواد تابعمند به دست آمدهاند. از حلهای سری توانی برای تنشها و جابجاییها در مخازن استوانهای از جنس مواد تابعمند تحت فشار داخلی با استفاده از تئوری الاستیسیتهی با تغییر شکل کوچک استفاده شده است [۷].

در سال ۲۰۰۹، توسط اکیس، موقعیتهای تنش در حالت-های کاملاًالاستیک ،جزئیپلاستیک و کاملاًپلاستیک در مخازن فشار کروی از جنس مواد تابعمند تحت فشار داخلی به صورت تحلیلی در چارچوب تئوری تغییر شکلهای کوچک بررسی شده است [۸].

- 7 Small deformation theory
- ⁸ Parametric
- ⁹ Parabolic
- ¹⁰ Associated flow rule
- ¹¹ Partially plastic¹² Transient thermal stress
- ¹³ Isotropic
- ¹⁴Cheung
- ¹⁵ Takeuti
- ¹⁶ Tanigawa
- ¹⁷ Ootao
- ¹⁸ Tutuncu

¹ FGM

² Gamer

³ You

در مقالهای که توسط پولتنگری^{۱٬}، جباری^{۲۰} و اسلامی^{۲۱} در سال ۲۰۰۸ ارائه شده است، روشی تحلیلی برای به دست آوردن حلی برای تنش های مکانیکی و حرارتی دائمی^{۲۲} دو بعدی در یک کرهی ضخیم توخالی ساخته شده از مواد هدفمند آورده شده است. خواص ماده بر اساس تغییر سرتاسری ضخامت بر طبق تابع توانی فرض شده است. پروفیل دما از حل معادلهی انرژی برای مواد هدفمند به دست آورده شده است. معادلات ناویر^{۳۳} با استفاده از چندجملهایهای لژاندر^{۴۴} و سیستمی از معادلات دیفرانسیلی اویلر^{۲۵} به صورت تحلیلی حل شدهاند. مؤلفههای دما و جابجایی و پراکندگی تنش به دست آمده و نمودار آنها برای ضریب توانی متفاوت رسم شدهاند[۹].

یک سال بعد از آن، جباری، بهتویی^{۲۶} و اسلامی در مقالهای، یک حل کاملاً تحلیلی از ترموالاستیسیته برای استوانه یتوخالی و کوتاه از جنس مواد هدفمند، تحت بارگذاری حرارتی و نیروهای مکانیکی دائمی و متقارن دو بعدی نشان دادند. پراکندگی دما تابعی از جهت های طولی و شعاعی فرض شده است. روابط ناویر بدون استفاده از تابع پتانسیل حل شدهاند و این نوع تحلیل، تعداد زیادی از تنش و جابجایی و یا ترکیبی از آنها را در شرایط مرزی شامل میشود. خواص مواد به صورت تابع توانی متغیر نسبت به شعاع بیان شدهاند. این آنالیز برای دو نوع از شرایط مرزی در دو انتهای استوانه نشان داده شده است [۱۰].

كاربردى ترين شماى سختى سازى غيرايزو تروپ، مدل سختى سينماتيكى خطی می باشد. در این مدل، دامنه ی ناحیه ی الاستیک ثابت باقی می ماند ولی این دامنه در فضای تنش جابجا می گردد. مرکز ناحیهی الاستیک همان نقطهی C در شکل ۲، به نام تنش داخلی یا تنش انحرافی میباشد .منحنی تنش-کرنش در کشش و فشار حول نقطهی C متقارن است. تحت یک آزمون کشش- پیچش، سطح تسلیم توسط جابجایی سطح تسليم اوليه و بوسيلهى بردار \overrightarrow{oc} به دست مى آيد.



- شکل ۲: آزمون کشش پیچش تحت سختی سینماتیک و تست کشش – فشار [۱۲]
- 19 Poultangari
- 20 Jabbari
- ²¹ Eslami
- ²² Steady state
- ²³ Navier
- ²⁴ Legendre
- ²⁵ Euler
- ²⁶ Bahtui

اثر باشینگر هنگامی مشخص می گردد که بعد از یک تست کشش، یک تست فشار انجام گردد. معمولاً تست کشش ماده را سخت مینماید (حد الاستيک افزايش مي يابد) ولي در جهت فشار ماده نرم مي گردد. شکل ۳، نشان میدهد که حد الاستیک در فشار کنونی کمتر از حد الاستیک اولیه در فشار میباشد[۱۱].



شکل ۳: اثر باشینگر [۱۳]

سختی سازی سینماتیک به واقعیت نزدیک میباشد و تخمین بهتری از اثر باشینگر ارائه مینماید.

در این مقاله، ترکیبی از بررسیهای رفتاری روی مخازن، شامل ناحیهی پلاستیک و مواد تابعمند و بارگذاری فشار داخلی و گرادیان دما و به نوعی نشان دادن توانایی بهینه سازی با تغییرات چهارپارامتر انجام شده است.

۲- معادلات حاکمه

رابطهی کلی معادله یا انتقال حرارت که در آن k ضریب رسانندگی و T، تغییرات دما را نشان می دهد به صورت زیر میباشد:

$$\nabla \cdot (k \cdot \nabla T) = 0 \tag{1}$$

با بسط آن در مختصات کروی که در شکل ۴ نشان داده شده است، بدون در نظر گرفتن منبع گرما، همچنین با تغییرات دما در راستای شعاع و با توجه به این که دما در طول زمان تغییر نمی کند و متقارن محوری بودن مخزن کروی و با در نظر گرفتن رابطهی توانی برحسب شعاع برای ضریب رسانندگی که به صورت زیر نشان داده شده است:

$$k(r) = k_0 \left(\frac{r}{b}\right)^{m_1} \tag{(Y)}$$

که در آن K_0 و m_i عامل های ماده می باشند. برای توزیع دما به رابطه ی (۳) میرسیم:

$$T = c_1 r^{-(m_1+1)} + c_2 \tag{7}$$

که در آن c_1 و c_2 ، ثابتهایی هستند که با شرایط مرزی زیر به دست مىأيند:

- $T(a) = T_a, T(b) = T_b$ (۴)



شکل ۴: مختصات کروی [۱۳]

و b و b به ترتیب، شعاع درونی کرهی توخالی و شعاع بیرونی آن میباشند و همچنین T_a و T_a به ترتیب، دما را در شعاع درونی و شعاع خارجی نشان میدهند.

$$c_{1} = \frac{T_{b} - T_{a}}{b^{-(m_{1}+1)} - a^{-(m_{1}+1)}}$$

$$c_{2} = T_{a} - a^{-(m_{1}+1)} \frac{T_{b} - T_{a}}{b^{-(m_{1}+1)} - a^{-(m_{1}+1)}}$$
(Δ)

با در نظر گرفتن رابطهی توانی برحسب شعاع برای مدول الاستیسیته، ضریب انبساط گرمایی و تنش تسلیم، عبارتند از:

$$E(r) = E_0 \left(\frac{r}{b}\right)^{m_2}$$

$$\alpha(r) = \alpha_0 \left(\frac{r}{b}\right)^{m_3}$$

$$\sigma_y(r) = \sigma_0 \left(\frac{r}{b}\right)^{m_4}$$
(۶)

ماده در نظر گرفته شده اند که $\alpha_0 \, a_0 \, a_0 \, a_0 \, a_0 \, m_4 \, m_3 \, m_2$ $\sigma_0 \, a_0 \, e_0 \, e_0$ از نوع پارامترهای بدون واحد میباشند و $\alpha_0 \, a_0 \, e_0$ و $m_4 \, m_2 \, m_2 \, m_3$ پارامترهایی هستند که دارای واحد میباشند.

از تنسور تنش و تنش جابجایی سطح تسلیم استفاده شده است و از آن ها تنسورهای انحرافی به دست میآیند. برای رابطهی تنشهای انحرافی جابجایی سطح تسلیم و کرنشهای پلاستیک از مدل پراگر استفاده میکنیم که آن را به صورت زیر نشان میدهیم:

$$dX_{ij} = m_5 d \varepsilon_{ij}^p \tag{Y}$$

i و i اندیسهای آزاد هستند که جهتهای مختصات کروی را نشان میدهند. $\int_{ij} dX = dx_{ij}$ ، به ترتیب، دیفرانسیل تنشهای انحرافی جابجایی سطح تسلیم و کرنشهای پلاستیک میباشند. m_s ضریب پراگر برحسب تابع توانی شعاعی در نظر گرفته شده است:

$$m_5(r) = m_0 \left(\frac{r}{b}\right)^{m_6} \tag{A}$$

و m_6 و m_6 از پارامترهای ماده میباشند. برای تابع تسلیم F، از معیار ون میسز استفاده می کنیم [۱۳]:

$$F = \frac{1}{2} \left(\sigma_{ij}^{'} - X_{ij}^{'} \right) \left(\sigma_{ij}^{'} - X_{ij}^{'} \right) - \frac{1}{3} \sigma_{y}^{2}$$
(9)

برای کرنشهای پلاستیک از قانون جریان جایگزینی استفاده میکنیم:

$$d\varepsilon_{ij}^{p} = d\lambda \frac{\partial F}{\partial \sigma_{ij}} \tag{(1.)}$$

از رابطههای تعادل و سازگاری که به ترتیب، در زیر آورده شدهاند استفاده میکنیم:

$$\frac{d\sigma_r}{dr} + 2\frac{\sigma_r - \sigma_\theta}{r} = 0$$

$$\frac{d\varepsilon_\theta}{dr} + \frac{1}{r}(\varepsilon_\theta - \varepsilon_r) = 0$$
(11)

رابطههای تنش شعاعی در حالت الاستیک و الاستوپلاستیک مخازن ذکر شده به ترتیب زیر به دست اَورده شدهاند:

$$\sigma_{r} = c_{3}r^{\lambda_{1}} + c_{4}r^{\lambda_{2}} + c_{5}r^{\lambda_{1}+l_{1}} + c_{6}r^{\lambda_{1}+l_{2}} + c_{7}r^{\lambda_{2}+l_{3}} + c_{8}r^{\lambda_{2}+l_{4}}$$
(17)

$$(Ar^{-m_{2}+1} + Br^{-m_{6}+1})\frac{d^{2}\sigma_{r}}{dr^{2}} + (Cr^{-m_{2}} + Dr^{-m_{6}})\frac{d\sigma_{r}}{dr} + (\gamma^{m_{3}-m_{1}-2} + Jr^{-m_{6}+m_{4}-1} + Ir^{m_{3}-m_{1}-2} + Jr^{m_{3}-1} = 0$$

$$\begin{split} H \cdot G \cdot D \cdot C \cdot B \cdot A \cdot l_{4} \cdot l_{3} \cdot l_{2} \cdot l_{1} \cdot \lambda_{2} \cdot \lambda_{1} \cdot c_{8} \cdot c_{7} \cdot c_{6} \cdot c_{5} \cdot c_{5} \cdot v_{5} \cdot v_$$

۴۶ | نشریه علمی پژوهشی امیرکبیر – مهندسی مکانیک، دوره ۴۷، شماره ۲، زمستان ۱۳۹۴

مخزن از جنس فولاد کاسته شده و به جنس سرامیک افزوده می شود. این مخزن کروی را که از جنس مواد تابعمند می باشد تحت بارگذاری گرادیان دما قرار می دهیم و اختلاف دما را تا حد رخ دادن تسلیم در مخزن کروی بالا می بریم. به نتایجی که در جدول ۱ برای مخزن کروی مخزن کروی بالا می بریم. به نتایجی که در جدول ۱ برای مخزن کروی با مشخصه هندسی $8/- = \frac{a}{b}$ و مشخصات ساختار ماده م σ_{0} ، α_{0} ، α_{0} ، a_{0} , $a_{$

فشار	دو ماده بدون	محاسبه شده در	۱: کمیتهای	جدول
	متفاوت	پارامترهای مادی	داخلی با	

<i>m</i> ₁	<i>m</i> ₂	<i>m</i> ₃	<i>m</i> ₄	ΔT_{y} (°C)	ناحيه شروع تسليم
٣	-1/1	٣	٢	775	درون
-۲	-1/۵	-1/۵	-٣	۱۵۵	بيرون
-۲/١	١/١	-1/۴	٣	۳۱	درون
-٣	۰/۵	-•/∆	-•/∆	۲۴۳	بيرون
-٣	۰/۵	-•/Y	۰/۵	188	درون

اگر آنرا تحت تنها بارگذاری فشار داخلی قرار بدهیم و فشار را تا حد رخ دادن تسلیم بالا ببریم، با توجه به تغییرات پارامترها به نتایج جدول ۲ خواهیم رسید:

جدول ۲: کمیتهای محاسبه شده در دو ماده بدون فشار
داخلی با پارامترهای مادی متفاوت

<i>m</i> ₁	<i>m</i> ₂	<i>m</i> ₃	<i>m</i> ₄	P_y (MPa)	ناحيه شروع تسليم
٣	-1/1	٣	٢	88/Y	درون
-۲/١	-1/۵	-1/۴	٣))	درون
-7/1	١/١	-1/۴	٣	۵۵	درون
-٣	۰/۵	-•/∆	-•/∆	۳.۲	درون
-٣	۰/۵	-•/Y	۰/۵	۱۸۱	درون

مشاهده می شود که بر خلاف نتایج جدول ۱، ناحیه ی شروع تسلیم تحت فشار داخلی از درون اتفاق می افتد.

$$B = \frac{1}{6m_0} b^{m_6}$$

$$C = \frac{(4-m_2)(1-\nu)}{2E_0} b^{m_2}$$

$$D = \frac{4-m_6}{6m_0} b^{m_6}$$

$$G = \frac{m_2(2\nu-1)}{E_0} b^{m_2}$$

$$H = \frac{\sigma_0 (m_6 - m_4 - 3)}{3m_0} b^{m_6 - m_4}$$

$$I = \frac{(m_3 - m_1 - 1)\alpha_0 c_1}{b^{m_3}}$$

$$J = \frac{m_3 \alpha_0 c_2}{b^{m_3}}$$

- **نتایج عددی**
اگر _مل به عنوان متغیر تسلیم^{۲۷} در رابطهی (۱۵) تعریف شود:
$$\lambda_r = \left(\frac{a}{r}\right)^{m_4} \left(\frac{\sigma_{\theta}(r) - \sigma_r(r)}{\sigma_y(a)}\right)$$
 (۱۵)

 $\frac{a}{b} = \cdot/s$ نتایج متغیر تسلیم برای مخزن کروی با مشخصات s/s = -s/s نتایج متغیر تسلیم برای مخزن کروی با مشخصات s/s = -s/s و $-r/1000 + r_{1} = 1/5$ و $r_{1} = 1/5$ و $r_{1} = 1/5$ $r_{2} = r_{2}$, $\frac{P}{\sigma_{y}(a)} = -0.6131$ ، $r_{2} = r_{2} = -0.6131$ ، $\frac{P}{\sigma_{y}(a)} = -0.6131$ ، $\frac{P}{\sigma_{y}(a)} = -0.6131$ ، $\frac{P}{\sigma_{y}(a)} = -0.6131$ ، $\frac{P}{\sigma_{y}(a)} = -0.2359$ مشاهده می شود که این نتایج کاملا منطبق بر نتایج به دست آمده در مرجع [۸] هستند.



شکل ۵: مقایسه نتایج به دست آمده در این مقاله و مقاله [۸]

برای حل معادلات و گرفتن نتایج، از برنامههای متلب^{۲۸} و میپل^{۲۹} استفاده شده است. در ابتدا ساختار مخزن کروی را طوری در نظر گرفتهایم که جنس رویهی مخزن از نوع فولادی باشد و بهتدریج به سمت داخل

- ²⁷ Yield variable
- ²⁸ MATLAB
- ²⁹ MAPLE

در شکل ۷، مثالی از تأثیرات بارگذاریهای فشار داخلی و اختلاف دما در روند تغییرات تنش شعاعی برای مشخصات مخزن کروی ردیف سوم جدول ۱ آورده شده است. همچنین در شکل ۸، روند تغییرات تنش مماسی نشان داده شده است.

همانطور که از شکلهای ۷ و ۸ پیدا است، بارگذاریهای فشار داخلی و اختلاف دما بر ایجاد تنشهای فشاری یا مماسی در راستای ضخامت اثرات متفاوتی از خود نشان میدهند.



شکل ۶: تغییرات اختلاف تنشها در طول ضخامت برای فشار داخلی ۴۴۴MPa و اختلاف دمای ۲۲°C



شکل ۷: تغییرات تنشهای شعاعی در طول ضخامت برای مشخصات ردیف سوم جدول ۱ در لحظهی شروع ناحیهی یلاستیک



شکل ۸: تغییرات تنشهای مماسی در طول ضخامت برای مشخصات ردیف سوم جدول ۱ در لحظهی شروع ناحیهی پلاستیک

سپس مخزن جدارنازکی با مشخصهی هندسی نسبت شعاع داخلی به شعاع خارجی $a_b^{\prime}=0.987a_b^{\prime}$ و مشخصات ساختار ماده که در جدول ۳ آورده شدهاند، تحت گرادیان دمای $20^{\circ}T=T_a-T_b$ و فشار

داخلیهای متفاوت قرار گرفته است. همان طور که در شکل ۹ (تغییرات اختلاف تنشها σ_{ρ} در راستای ضخامت) مشاهده می شود، با افزایش فشار داخلی نمودارها از روند صعودی تنش در راستای شعاع به روند نزولی در طول ضخامت می رسند که علت آن ضخامت کم مخزن کروی است. شکل ۹ مرز σ_{ρ} اختلاف تنش ها را در رویه ی مخزن کروی نشان می دهد.

با مشاهدهی شکل ۱۰ برای اختلاف دمای C° ۲۲۶ با مشخصات ردیف اول جدول ۱، به علت بیشتر شدن اختلاف تنشها از سطح تسلیم در شعاع داخلی، متوجه شدهایم که شروع ناحیهی پلاستیک از درون اتفاق میافتد. در شکل ۱۱ نمودار اختلاف تنشها برای پارامترهای دیگری از مادهی تابعمند ارائه شده است.

با مقایسه ی شکل های ۱۰ و ۱۱، اثرات پارامترها در توزیع تنش در مخزن جدار ضخیم مشاهده شده است.

جدول ۳: مشخصات مادی مخزن

کروی		
پارامتر مادہ	مقدار پارامتر مادہ	
E ₀ (GPa)	7	
$\alpha_0 (1/^{\circ}C)$))/Y	
σ_0 (MPa)	410	
ν	• /٣	
m_1	٣	
<i>m</i> ₂	-1/1	
<i>m</i> ₃	٣	
m_4	٢	







 $(\sigma_{\theta}-\sigma_{r})$ شکل ۱۰: نمودار اختلاف تنش مماسی و شعاعی ($\sigma_{\theta}-\sigma_{r})$ شکل ۱۰: نمودار اختلاف تنش مماسی و شعاعی ($m_{a}=-1/1 \ m_{i}=$ % $b=-1/1 \ m_{i}a=+1/6 \ m_{a}a=-1/1 \ m_{i}a=-1/1 \ m_{i}a=$



 $(\sigma_{\theta}-\sigma_{r})$ شکل ۱۱: نمودار اختلاف تنش مماسی و شعاعی ($m_{2}=1/\Delta$ ، $m_{1}=$ ۳، b= ۰/۱ m، a= ۰/۰۵ m نسبت به شعاع برای $\Delta T=$ ۱۵۴ °C ، $m_{4}=$ ۱/۵، $m_{3}=$ ۳

با بررسی پارامتر تنش تسلیم و میزان بارگذاری روی مخزن کروی می می توان به حالتهای بهینهی بارگذاری یا انتخاب بهینهی مادهی تابعمند با پارامترهای مناسب دست یافت که بدین منظور نمودار تغییرات بر اساس پارامترهای فشار، m_4 m_4 و T_b و T_b برای یک نوع مخزن کروی در شکل ۱۲ رسم شده است.



شکل ۱۲: نمودار تغییرات پارامترهای مخزن کروی با مشخصات $m_{j}=3$, $m_{i}=1.1$, $m_{j}=3$, $a_{h}^{\prime}=0.91$

٤- نتیجه گیری

با بررسی مخازن کروی از جنس مواد تابعمند بر اثر بارگذاری فشار داخلی و اختلاف دما میتوان به اهمیت پارامترهای مواد در به تسلیم رسیدن ناحیهای از مخازن، تحت فشارهای خاص با تغییرات دما و موقعیت شروع آن ناحیه پی برد. همان طور که در رابطهی تنش نسبت به شعاع مشخص

شده است، بعد از ورود به ناحیهی پلاستیک، تمام پارامترها نقش مهمی را در به دست آوردن تنشها و کرنشها ایفا کردهاند. طی بررسیهای نشان داده شده میتوان نتیجه گرفت که اختلاف دما تأثیر بسزایی در رشد ناحیهی پلاستیک دارد. همچنین تغییر عملکرد تنشها و تغییرات آنها در مخازن کروی بررسی شد و نمودار آنها تحت فشارهای متفاوت رسم شدند. مشاهده گردید که با انتخاب پارامترهای مناسب و بارگذاریهای مناسب عملکرد مخازن را میتوان بهینه ساخت. برای ادامهی تحقیقات در زمینهی مخازن تحت فشار از جنس مواد تابعمند، تحلیل الاستوپلاستیک مخازن جدارضخیم از جنس مواد تابعمند تحت بارگذاری چرخهای بر اساس سایر مدل های پلاستیک به عنوان موضوع کاربردی – تحقیقاتی پیشنهاد میشود.

فهرست علائم

а	شعاع دروني
b	شعاع خارجي
Ε	مدول الاستيسيته
F	تابع سطح تسليم
k	ضریب رسانندگی
m_{5}	ضریب پراگر
r	شعاع
Т	تغییرات دما
Χ'	تنش جابجایی انحرافی
	علائم يونانى
α	ضریب انبساط گرمایی
З	كرنش
σ	تنش
σ'	تنش انحرافي
	زيرنويس
а	شعاع دروني
b	شعاع بيروني
i	جهت شعاعی یا مماسی
j	جهت شعاعی یا مماسی
у	سطح تسليم
0	مقدار اوليه
	بالانويس
р	حالت پلاستیک

٥- مراجع

- Gamer. U, "The expansion of the elastic-plastic spherical shell with nonlinear hardening", Int. J. Mech. Sci, No. 30(6), pp. 415- 26, 1988
- [2] You. L. H, Zhang. J. J, You. X. Y, "Elastic analysis of internally pressurized thick-walled spherical pressure vessels of functionally graded materials", Int. J. pressure vessels and piping, No. 82, pp. 347- 54, 2005.
- [3] Ahmet. N, Eraslan , Akis. T, "Plane strain analytical solutions for a functionally graded elastic-plastic pressurized tube", Int. J. pressure vessels and piping, No. 83, pp. 635- 44, 2006.
- [4] Cheung, J. B, Chen, T. S, Thirumalai. K, "Transient thermal stresses in a sphere by local heating", Int. ASME. J. Appl. Mech, No. 41(4), pp. 930- 4, 1974.
- [5] Takeuti. Y, Tanigawa. Y, "Transient thermal stresses of a hollow sphere due to rotating heat source". Int. J. Thermal stresses, No. 5, pp. 283- 9, 1982.
- [6] Ootao. Y, Tanigawa. Y, "Three-dimensional transient thermal stress analysis of a nonhomogeneous hollow sphere with respect to a rotating heat source", Jpn. Soc. Mech. Eng, No. 460, pp. 2273- 9, 1994.
- [7] Tutuncu. N, Ozturk. M, "The exact solution for stresses in functionally graded pressure vessels", Compos. Part B. Eng, No. 32(8), pp. 683- 6, 2001.
- [8] Akis. T, "Elastoplastic analysis of functionally graded spherical pressure vessels", Int. J. comput. mater. Sci, No. 46, pp. 545- 54, 2009.
- [9] Poultangari. R, Jabbari. M, Eslami. M. R, "Functionally graded hollow spheres under non-axisymmetric thermo-mechanical loads, Int. J. pressure vessels and piping, No. 85, pp. 295- 305, 2008.
- [10] Jabbari. M, Bahtui. A, Eslami. M. R, "Axisymmetric mechanical and thermal stresses in thick short length FGM cylinders", Int. J. pressure vessels and piping, No. 86, pp. 296- 306, 2009.
- [11] Akhtar. S. Khan, Sujian Huang, Continuum Theory of Plasticity, John Wiely & Sons, Inc 1995.
- [12] Lemaitre, J. L. and Chaboche, J. L., Mécanique des matériaux solides, Dunod, Paris, 1996.
- [13] Loghman. A, Aleayoub. S.M.A, Hasani Sadi. M, "Time-dependent magnetothermoelastic creep modeling of FGM spheres using method of successive elastic solution", Applied Mathematical Modelling, No. 36, pp. 836–845, 2012.