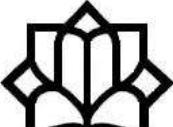


به نام خدا



*Market Code*

# تحلیل خزش در استوانه‌های دوار چندلایه کامپوزیتی تحت فشار داخلی با چیدمان متقطع

 university of kashan	مهران بغدادی: کارشناسی ارشد، مهندسی عمران	توسعه دهنده:
	مهران بغدادی	تهیه کننده مستند:
	۹۳ / ۰۵ / ۲۶	تاریخ تنظیم سند:

## فهرست مطالب

۸	فصل ۱: راهنمای کاربری
۹	۱-۱. معرفی متغیرهای نرم افزار .....
۱۱	۱-۲. اعمال تنظیمات و ورودی ها در برنامه .....
۱۱	۱-۳. خروجی های نرم افزار .....
۱۲	۱-۴. نتایج و نمودارها .....
۱۲	هندسه و شرایط مرزی .....
۱۳	۱-۴-۱. حالت اول سیلندر تحت دوران خالص .....
۱۹	۱-۴-۲. حالت دوم سیلندر تحت فشار داخلی خالص .....
۲۴	۱-۴-۳. حالت سوم سیلندر تحت بارگذاری ترکیبی .....
۳۰	۱-۵. بحث و نتیجه گیری .....
۳۱	۱-۶. اعتبار سنجی .....
۳۳	۱-۷. تحلیل کرنش های وابسته به زمان .....
۴۳	۱-۷-۱. اعتبار سنجی .....
۴۵	۱-۷-۲. نتیجه گیری کلی .....
۴۶	فصل ۲: راهنمای آموزشی
۴۶	۲-۱. برنامه اصلی .....
۴۹	۲-۲ : Main Part.۲-۲
۵۰	۳-۲ : Main Part.۳-۲
۵۱	۴-۲ : Main Part.۴-۲
۵۴	۵-۲ : Main Part.۵-۲
۵۶	۶-۲ : Main Part.۶-۲
۵۷	۷-۲ : Main Part.۷-۲
۵۸	۸-۲ : Main Part.۸-۲
۵۹	۹-۲ : Main Part.۹-۲
۶۱	۱۰-۲ : Main Part.۱۰-۲
۶۲	۱۱-۲ : Main Part.۱۱-۲
۶۴	۱۲-۲ : Main Part.۱۲-۲
۶۵	۱۳-۲ : Main Part.۱۳-۲
۶۶	۱۴-۲ : Main Part.۱۴-۲

٦٦.....	: Main Part.١٥-٢
٦٧.....	: Main Part.١٦-٢

٧١

مراجع و مراجع

Market Code

## فهرست شکل‌ها

- شکل (۱) هندسه سیلندر دوار تحت فشار داخلی  
۱۲
- شکل (۲) توزیع جابجایی شعاعی در سیلندر کامپوزیتی دوار در حالت الاستیک برای مقادیر مختلف زاویه الیاف  $[\pm\theta]$  بدون حضور بارگذاری فشار داخلی  
۱۴
- شکل (۳) توزیع تنش‌های شعاعی در سیلندر کامپوزیتی دوار در حالت الاستیک برای مقادیر مختلف با زاویه الیاف  $[\pm\theta]$  بدون حضور بارگذاری فشار داخلی  
۱۵
- شکل (۴) توزیع تنش‌های مماسی در سیلندر کامپوزیتی دوار در حالت الاستیک برای مقادیر مختلف با زاویه الیاف  $[\pm\theta]$  بدون حضور بارگذاری فشار داخلی  
۱۶
- شکل (۵) توزیع تنش‌های محوری در سیلندر کامپوزیتی دوار در حالت الاستیک برای مقادیر مختلف با زاویه الیاف  $[\pm\theta]$  بدون حضور بارگذاری فشار داخلی  
۱۷
- شکل (۶) توزیع تنش‌های موثر در سیلندر کامپوزیتی دوار در حالت الاستیک برای مقادیر مختلف با زاویه الیاف  $[\pm\theta]$  بدون حضور بارگذاری فشار داخلی  
۱۸
- شکل (۷) توزیع جابجایی شعاعی در سیلندر کامپوزیتی در حالت الاستیک برای مقادیر مختلف زاویه الیاف  $[\pm\theta]$  تحت فشار داخلی  
۲۰
- شکل (۸) توزیع تنش‌های شعاعی در سیلندر کامپوزیتی در حالت الاستیک برای مقادیر مختلف زاویه الیاف  $[\pm\theta]$  تحت فشار داخلی  
۲۱
- شکل (۹) توزیع تنش‌های مماسی در سیلندر کامپوزیتی در حالت الاستیک برای مقادیر مختلف زاویه الیاف  $[\pm\theta]$  تحت فشار داخلی  
۲۱
- شکل (۱۰) توزیع تنش‌های محوری در سیلندر کامپوزیتی در حالت الاستیک برای مقادیر مختلف زاویه الیاف  $[\pm\theta]$  تحت فشار داخلی  
۲۲
- شکل (۱۱) توزیع تنش‌های موثر در سیلندر کامپوزیتی در حالت الاستیک برای مقادیر مختلف زاویه الیاف  $[\pm\theta]$  تحت فشار داخلی  
۲۳
- شکل (۱۲) توزیع جابجایی شعاعی در سیلندر کامپوزیتی دوار در حالت الاستیک برای مقادیر مختلف زاویه الیاف  $[\pm\theta]$  تحت فشار داخلی  
۲۵
- شکل (۱۳) توزیع تنش‌های شعاعی در سیلندر کامپوزیتی دوار در حالت الاستیک برای مقادیر مختلف زاویه الیاف  $[\pm\theta]$  تحت فشار داخلی  
۲۶
- شکل (۱۴) توزیع تنش‌های مماسی در سیلندر کامپوزیتی دوار در حالت الاستیک برای مقادیر مختلف زاویه الیاف  $[\pm\theta]$  تحت فشار داخلی  
۲۷
- شکل (۱۵) توزیع تنش‌های محوری در سیلندر کامپوزیتی دوار در حالت الاستیک برای مقادیر مختلف زاویه الیاف  $[\pm\theta]$  تحت فشار داخلی  
۲۸
- شکل (۱۶) توزیع تنش‌های موثر در سیلندر کامپوزیتی دوار در حالت الاستیک برای مقادیر مختلف زاویه الیاف  $[\pm\theta]$  تحت فشار داخلی  
۲۹
- شکل (۱۷) توزیع تنش‌های شعاعی برای چهار نمونه سیلندر جداره ضخیم کامپوزیتی زمینه آلومینیوم تقویت شده با ذرات کربیدسیلیسیوم  
۳۲
- شکل (۱۸) توزیع تنش‌های مماسی برای چهار نمونه سیلندر جداره ضخیم کامپوزیتی زمینه آلومینیوم تقویت شده با ذرات  
۳۳

شکل (۱۹) توزیع تنש‌های موثر برای چهار نمونه سیلندر جداره ضخیم کامپوزیتی زمینه آلومینیوم تقویت شده با ذرات

کربیدسیلیسیوم

۳۳

شکل (۲۰) تاریخچه کرنش‌های شعاعی وابسته به زمان بر حسب ضخامت سیلندر دوار با چیدمان  $15 \pm \theta$  تحت بارگذاری  
فشار داخلی ۳۴

شکل (۱۹) تاریخچه کرنش‌های مماسی وابسته به زمان بر حسب ضخامت سیلندر دوار با چیدمان  $15 \pm \theta$  تحت بارگذاری  
فشار داخلی ۳۵

شکل (۲۲) تاریخچه کرنش‌های شعاعی وابسته به زمان بر حسب ضخامت سیلندر دوار با چیدمان  $30 \pm \theta$  تحت بارگذاری  
فشار داخلی ۳۶

شکل (۱۹) تاریخچه کرنش مماسی وابسته به زمان بر حسب ضخامت سیلندر دوار با چیدمان  $30 \pm \theta$  تحت بارگذاری  
فشار داخلی ۳۶

شکل (۲۴) تاریخچه کرنش‌های شعاعی وابسته به زمان بر حسب ضخامت سیلندر دوار با چیدمان  $55 \pm \theta$  تحت بارگذاری  
فشار داخلی ۳۷

شکل (۲۵) تاریخچه کرنش‌های مماسی وابسته به زمان بر حسب ضخامت سیلندر دوار با چیدمان  $55 \pm \theta$  تحت بارگذاری  
فشار داخلی ۳۸

شکل (۱۹) تاریخچه کرنش‌های شعاعی وابسته به زمان بر حسب ضخامت سیلندر دوار با چیدمان  $65 \pm \theta$  تحت بارگذاری  
فشار داخلی ۳۹

شکل (۲۷) تاریخچه کرنش‌های مماسی وابسته به زمان بر حسب ضخامت سیلندر دوار با چیدمان  $65 \pm \theta$  تحت بارگذاری  
فشار داخلی ۳۹

شکل (۲۸) تاریخچه کرنش‌های شعاعی وابسته به زمان بر حسب ضخامت سیلندر دوار با چیدمان  $75 \pm \theta$  تحت بارگذاری  
فشار داخلی ۴۰

شکل (۲۹) تاریخچه کرنش‌های مماسی وابسته به زمان بر حسب ضخامت سیلندر دوار با چیدمان  $75 \pm \theta$  تحت بارگذاری  
فشار داخلی ۴۱

شکل (۳۰) تاریخچه کرنش‌های شعاعی وابسته به زمان بر حسب ضخامت سیلندر دوار با چیدمان  $85 \pm \theta$  تحت بارگذاری  
فشار داخلی ۴۲

شکل (۳۱) تاریخچه کرنش‌های مماسی وابسته به زمان بر حسب ضخامت سیلندر دوار با چیدمان  $85 \pm \theta$  تحت بارگذاری  
فشار داخلی ۴۳

شکل (۳۲) کرنش مماسی وابسته به زمان بر حسب ضخامت برای سیلندر کامپوزیتی تقویت شده با ذرات کربیدسیلیسیوم ۴۴

شکل (۳۳) کرنش شعاعی وابسته به زمان بر حسب ضخامت برای سیلندر کامپوزیتی تقویت شده با ذرات کربیدسیلیسیوم ۴۴

شکل (۳۴) انتقال از مختصات کارتزین به مختصات استوانه‌ای ۵۲

شکل (۳۴) الگوریتم کد تحلیل خرش به روش تقریب متوالی مندلسون ۷۰

## چکیده

شناخت و توسعه مواد جدید با قابلیت‌های بالا یکی از نیازهای ضروری و پیش شرط‌های لازم جهت پیشرفت تکنولوژی و صنعت محسوب می‌شود. در این تحقیق، توزیع تنش‌های شعاعی، مماسی، محوری و موثر بر یک سیلندر کامپوزیتی مورد مطالعه واقع شده است. سیلندر کامپوزیتی تقویت‌شده الیافی با چیدمان زوایای مقاطع  $\theta \pm$  می‌باشد. سیلندر تحت سه نوع بارگذاری فشاری، دورانی و ترکیبی بررسی می‌شود و با استفاده از روش تقریب متوالی مندلسون کرنش‌های شعاعی و مماسی وابسته به زمان بر حسب ضخامت سیلندر مورد مطالعه قرار گرفته می‌شود. مدل انتگرال یگانه شپری برای مدل‌سازی معادله ساختاری مواد کامپوزیتی استفاده شده است و همچنین ضرایب خطی و غیرخطی مدل انتگرال یگانه شپری از نتایج تجربی و قانون تووانی به دست آمده است. با به کارگیری معادلات تعادل، تنش-کرنش، کرنش-جابجایی و معادلات پرانتل روث و حل همزمان این معادلات با کمک معادله ساختاری به محاسبه کرنش‌های خزشی پرداخته شده است. در پایان تأثیر چیدمان‌های مختلف در بارگذاری معین بر روی تنش‌ها شعاعی و مماسی و ... مورد مطالعه قرار گرفته شده است. بررسی تاریخچه کرنش‌های شعاعی و مماسی وابسته به می‌دهد که با گذشت زمان رشد منحنی‌ها کم شده و در سطح خارجی سیلندر همگرا می‌شوند. سرانجام فرآیند خزش بعد از گذشت زمان کافی به حالت پایدار می‌رسند. با توجه به دما و فشار بالایی که این مخازن در آن کار می‌کنند، خزش در آن‌ها از اهمیت ویژه‌ای برخوردار است. با توجه به این موضوع، تلاش برای بهبود کارایی و بالا بردن استحکام این سیلندرها همواره وجود داشته‌است. در نتیجه‌ای این تلاش‌ها، پیشرفت‌هایی در جهت ساخت آن‌ها به وجود آمده است. در نسل‌های جدید سیلندرهای تحت فشار، سعی بر این بوده است که بالاترین نسبت استحکام به وزن به دست آید و مشکلات نسل‌های قبل تا حد امکان برطرف شود. در مطالعه‌ی حاضر تحلیل رفتار خزشی یک مخزن استوانه‌ای دوار تحت فشار ساخته شده از مواد کامپوزیتی با چیدمان مقاطع انجام می‌شود. بدنه‌ی ساخته شده چند لایه‌های کامپوزیتی با انتخاب جنس و چیدمان مناسب الیاف می‌تواند در برابر تنش‌ها و کرنش‌های بارگذاری مقاومت نماید و همچنین از دیدگاه خزشی لایه‌ها مورد توجه قرار خواهد گرفت. در تحقیقات صورت گرفته پیشین این تحلیل بیشتر برای مواد همسانگرد و FGM

انجام شده است به همین منظور با استفاده از معادله ساختاری انتگرال یگانه شپری به تحلیل سیلندرهای کامپوزیتی تقویت شده با الیاف پرداخته می شود. هدف از این تحقیق بررسی و مطالعه مزایای سیلندرهای کامپوزیتی تقویت شده با الیاف به صورت چیدمان های متفاوت می باشد. در این تحقیق تحلیل ریاضی و عددی تنش ها و کرنش های خزشی انجام می گیرد و صجه گذاری نتایج و روش مورد استفاده با نتایج دیگر مقالات مورد ارزیابی قرار خواهد گرفت.

**کلمات کلیدی:** کامپوزیت، پلیمرهای تقویت شده با الیاف، ویسکوالاستیک، کرنش های وابسته به زمان، انتگرال یگانه شپری، روش عددی مندلسون.

## فصل ۱: راهنمای کاربری

امروزه به دلیل توسعه‌ی روز افزون صنعت، سیلندرهای تحت فشار کامپوزیتی در تکنولوژی راکتور، صنایع شیمیایی، مهندسی دریایی و هواپما مورد استفاده قرار می‌گیرند. با توجه به دما و فشار بالایی که این مخازن در آن کار می‌کنند، خزش در آن‌ها از اهمیت ویژه‌ای برخوردار است. با توجه به این موضوع، تلاش برای بهبود کارایی و بالا بردن استحکام این سیلندرها همواره وجود داشته‌است. در نتیجه‌ی این تلاش‌ها، پیشرفت‌هایی در جهت ساخت آن‌ها به وجود آمده است. در نسل‌های جدید سیلندرهای تحت فشار، سعی بر این بوده است که بالاترین نسبت استحکام به وزن به دست آید و مشکلات نسل‌های قبل تا حد امکان برطرف شود. در مطالعه‌ی حاضر تحلیل رفتار خزشی یک مخزن استوانه‌ای دوار تحت فشار ساخته شده از مواد کامپوزیتی با چیدمان متقطع انجام می‌شود. فرض بر این است که بدنه‌ی ساخته شده چند لایه‌های کامپوزیتی با انتخاب جنس و چیدمان مناسب الیاف می‌تواند در برابر تنش‌ها و کرنش‌های بارگذاری مقاومت نماید و همچنین از دیدگاه خزشی لایه‌ها مورد توجه قرار خواهد گرفت. در این تحقیق تحلیل ریاضی و عددی تنش‌ها و کرنش‌های خزشی انجام می‌گیرد و صحه‌گذاری نتایج و روش مورد استفاده با نتایج دیگر مقالات مورد ارزیابی قرار خواهد گرفت. محاسبه تنش‌های شعاعی، مماسی، محوری و موثر با حل همزمان معادلات تعادل، کرنش- جابجایی، قانون هوک و شرایط مرزی در حالت الاستیک در سیلندر کامپوزیتی پرداخته می‌شود و در انتهای به تحلیل کرنش‌های شعاعی و مماسی وابسته به زمان با استفاده از روش تقریب متوالی مندلسون در سیلندر کامپوزیتی به کمک معادله ساختاری پرداخته شده است.

## ۱-۱. معرفی متغیرهای نرم افزار

در جدول(۲) و جدول (۱) به ترتیب متغیرهای عددی، برداری (آرایه‌های یکبعدی) و آرایه‌های دو بعدی که در برنامه مورد استفاده قرار گرفته‌اند؛ به ترتیب حروف الفبا لیست شده است.

جدول (۱) متغیرهای عددی برنامه

متغیر	تعریف	واحد
<b>A</b>	ماتریس انتقال سفتی به مطلوبیت	-
<b>W</b>	سرعت زاویه دوران	Rad/s
<b>Ru</b>	چگالی	Kg/m <sup>۳</sup>
<b>E<sub>x</sub></b>	مدول الاستیسیته در راستای X	Mpa
<b>E<sub>y</sub></b>	مدول الاستیسیته در راستای y	Mpa
<b>E<sub>xy</sub></b>	مدول الاستیسیته در راستای yx	Mpa
<b>g<sub>zz</sub></b>	مدول برشی در راستای z	Mpa
<b>Fi</b>	زاویه چیدمان الیاف	Deg
<b>R</b>	ضخامت لایه ها	mm
<b>M</b>	تعداد لایه ها	-
<b>Dt</b>	شمارنده بازه زمانی	s
<b>V<sub>xy</sub></b>	ضریب پواسون	-
<b>V<sub>zy</sub></b>	ضریب پواسون	-

متغیر	تعريف	واحد
$N$	زاویه الیافCos	-
$Q$	زاویه الیافSin	-
$P_i$	فشار داخلی سیلندر	Mpa
$P_o$	فشار خارجی سیلندر	Mpa

جدول (۲) نتایج خروجی

متغیر	تعريف	واحد
$Cbar$	ماتریس مطلوبیت	-
$S_{ij}$	متاتریس سفتی	-
$\Sigma$	تنشی های شعاعی	Mpa
$\Sigma\sigma$	تنشی های مماسی	Mpa
$\Sigma\sigma_z$	تنشی های محوری	Mpa
$Ecr$	کرنش های خزشی شعاعی	-
$Ect$	کرنش های خزشی مماسی	-
$Count$	شمارنده زمانی	-
$R$	ضخامت لایه ها	mm
$M$	تعداد لایه ها روش مدلسون	-
$Dt$	شمارنده بازه زمانی	s
$Vxy$	ضریب پواسون	-