



پایاننامه کارشناسی ارشد گرایش طراحی کاربردی

عنوان تحلیل کمانش و ارتعاشات پوسته های مخروطی ناقص کامپوزیتی تحت بارهای حرارتی و مکانیکی به کمک روش اجزای محدود نیمه تحلیلی

> نگارش مسعود طاهری

استاد راهنما: دکتر علیرضا شاطرزاده

بهمن ۱۳۹۴

تقدیم به:

یدر و مادر مهربان و نزر کوار م چ

تقدیر و تشکر

از خداوند متعال سپاسگزارم که توفیق کسب علم و دانش را به من عطا فرمود تا بتوانم این مرحله از علمآموزی را با موفقیت به پایان برسانم. از خانواده عزیزم به خاطر حمایتها و محبتهای بیدریغی که نسبت به من داشته و دارند، کمال تشکر و سپاس را دارم. از استاد ارجمندم، جناب آقای دکتر علیرضا شاطرزاده به خاطر راهنماییهای ارزشمند و زحمات ایشان در کلیه مراحل انجام پایاننامه تقدیر و تشکر مینمایم.

در انتها از تمامی اساتید محترم دانشکده مکانیک دانشگاه صنعتی شاهرود که توفیق شاگردیشان را داشتم، سپاس گزاری نموده و از خداوند منان آرزوی سلامت و توفیق روزافزون برایشان دارم.

تعهد نامه

اینجانب مسعود طاهری دانشجوی دوره کارشناسی ارشد رشته طراحی کاربردی دانشکده مکانیک دانشگاه صنعتی شاهرود نویسنده پایان نامه تحلیل کمانش و ارتعاشات پوسته های مخروطی ناقص کامپوزیتی تحت بارهای حرارتی و مکانیکی به کمک روش اجزای محدود نیمه تحلیلی تحت راهنمایی دکتر علیرضا شاطرزاده متعهد می شوم :

- تحقیقات در این پایان نامه توسط اینجانب انجام شده است و از صحت و اصالت برخوردار است .
 - در استفاده از نتایج پژوهشهای محققان دیگر به مرجع مورد استفاده استناد شده است .
- مطالب مندرج در پایان نامه تاکنون توسط خود یا فرد دیگری برای دریافت هیچ نوع مدرک یا امتیازی در هیچ جا
 ارائه نشده است .
- کلیه حقوق معنوی این اثر متعلق به دانشگاه شاهرود می باشد و مقالات مستخرج با نام « دانشگاه شاهرود » و یا
 - « Shahrood University» به چاپ خواهد رسید.
- حقوق معنوی تمام افرادی که در به دست آمدن نتایح اصلی پایان نامه تأثیرگذار بوده اند در مقالات مستخرج از پایان نامه رعایت می گردد.
- در کلیه مراحل انجام این پایان نامه، در مواردی که از موجود زنده (یا بافتهای آنها) استفاده شده است ضوابط و اصول اخلاقی رعایت شده است .
- در کلیه مراحل انجام این پایان نامه، در مواردی که به حوزه اطلاعات شخصی افراد دسترسی یافته یا استفاده شده است اصل رازداری، ضوابط و اصول اخلاق انسانی رعایت شده است.

تاریخ امضای دانشجو

مالکیت نتایج و حق نشر

- کلیه حقوق معنوی این اثر و محصولات آن (مقالات مستخرج، کتاب، برنامه های رایانه ای، نرم افزار ها و تجهیزات ساخته شده است) متعلق به دانشگاه شاهرود می باشد. این مطلب باید به نحو مقتضی در تولیدات علمی مربوطه ذکر شود .
 - استفاده از اطلاعات و نتایج موجود در پایان نامه بدون ذکر مرجع مجاز نمی باشد.

* متن این صفحه نیز باید در ابتدای نسخه های تکثیر شده پایان نامه وجود داشته باشد .

چکیدہ

با توجه به کاربرد وسیع پوستههای مخروطی در صنایع مختلف از جمله صنعت نفت، گاز، پتروشیمی، هوافضا، صنایع نظامی و … تحلیل پوسته های مخروطی ناقص مرکب موضوعی مهم و کاربردی است که در این تحقیق به آن پرداخته شده است. در کار حاضر، از یک روش اجزای محدود نیمه تحلیلی برای مدل کردن پوستههای مخروطی ناقص بر مبنای تئوری تغییر شکل برشی مرتبهی اول (FSDT) استفاده شده است. ماتریس سفتی هندسی با در نظر گرفتن تأثیرات تغییر دما در سرتاسر پوسته به واسطهی اعمال بار حرارتی و اثرات بار مکانیکی محاسبه شده است. پوستهی مورد مطالعه از نوع مواد مرکب می باشد. همچنین از انواع شرط مرزی در تحلیل استاتیکی و دینامیکی استفاده شده است. در تحلیل دینامیکی به محاسبهی فرکانس طبیعی و در تحلیل استاتیکی، به محاسبه کمانش حرارتی، مکانیکی و ترمومکانیکی بر اساس تئوری ساده شدهی سندرز با در نظر گرفتن شرایط هندسی مختلف پرداخته شده است. از مهمترین نتایج کار حاضر میتوان به تاثیر مطلوب افزایش ضخامت بر ارتعاش آزاد و مقاومت پوستهی مخروطی ناقص در برابر کمانش اشاره کرد.

کلمات کلیدی: پوستهی مخروطی ناقص، مواد مرکب، ارتعاشات آزاد، کمانش ترمومکانیکی، روش اجزای محدود نیمه تحلیلی

فهرست مطالب

| ۱–۱ مقدمه۲ |
|-------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------|
| ۲-۱ مروری بر کارهای انجام شده۳ |
| ۹-۳ معرفی پایاننامه حاضر۹ |
| فصل ۲ معادلات پوستهی مخروطی مرکب |
| ۲–۱ مقدمه |
| ۲-۲ مواد مرکب |
| ۲-۳ روابط کرنش- جابهجایی: |
| ۲-۴ رفتار مکانیکی اجسام تک لایه۲۰ |
| ۲-۵ رفتار مواد مرکب چند لایه۲۷ |
| فصل ۳ روش اجزای محدود نیمه تحلیلی برای پوستهی مخروطی شکل |
| ۳۴ |
| ۳۵-۲ روش اجزای محدود نیمه تحلیلی۳۵ |
| ۳۶–۲–۱ قسمت سری توابع درونیاب۳۶ |
| ۳۷-۲-۲ قسمت چندجملهای توابع درونیاب۳۷ |
| ۳-۳ فرمولبندی روش اجزای محدود نیمهتحلیلی برای پوستههای مخروطی ناقص۳۸ |
| ۳-۳-۱ انرژی پتانسیل۴۳ |
| νου (fini) (, , , , , , , , , , , , , , , , , , |
| ۱–۱–۱–۱ محاسبهی ماتریس سفتی و بردار بار حرارتی المان |
| ۲-۱-۱-۱ محاسبهی ماتریس سفتی و بردار بار حرارتی المان |
| ۲۱-۱-۱-۱ محاسبه ی ماتریس سعتی و بردار بار حرارتی المان۲۱ ۲۳-۳-۱-۲ محاسبه ی ماتریس سفتی هندسی و بردار بار مکانیکی المان۲۹ ۵۱۵۱ اصل حداقل انرژی پتانسیل |

| ۵۴ | ۳-۳-۴ محاسبهی ماتریس جرم |
|----|--------------------------|
|----|--------------------------|

فصل ۴ نتایج

| ۵۸ | ۴–۱ مقدمه۴ |
|-----|------------------------------------------------------|
| ۵۹ | ۴-۲ تحلیل ارتعاش آزاد پوستههای مخروطی مرکب ناقص |
| ۶۸ | ۴-۳ تحلیل کمانش حرارتی پوستههای مخروطی مرکب ناقص |
| ΥΥ | ۴-۴ تحلیل کمانش مکانیکی پوستههای مخروطی مرکب ناقص . |
| ص۵ | ۴-۵ تحلیل کمانش ترمومکانیکی پوستههای مخروطی مرکب ناق |
| ۹۴ | ۴-۶ چکیدهی نتایج |
| ۹۵ | ۷-۴ پیشنهادات |
| ٩٧ | مراجع |
| 1•٣ | پيوست |

فهرست اشكال

| شکل ۲-۱: نمایش جزء دیفرانسیلی یک پوسته۱۴ |
|--------------------------------------------------------------------------------|
| شکل ۲-۲: هندسهی پوستهی مخروطی ۱۸ |
| شکل ۲-۳: نمای سادهای از جهت الیاف و محورهای اصلی |
| شکل ۲-۴: جهت مثبت محورهای اصلی مثبت به محورهای انتخابی |
| شکل ۲-۵: نمایش یک چندلایه |
| شکل ۲-۶: جهت مثبت نیروها و ممانهای منتجه در چندلایه |
| شکل ۳-۱: نمایش سیستم مختصات برای پوستههای دورانی۳۹ |
| شکل ۳-۲: نمای شماتیک پوستهی مخروطی و المان سه گرهای مربوط به آن ۳۹ |
| شکل ۳-۳: نمایش جابهجاییهای سه گرهای درجهی دوم۴۱ |
| شکل ۴-۱: بررسی همگرایی نمودار فرکانس بر حسب مد محیطی |
| شکل ۴-۲: مقایسهی نتیجهی حاصل از مطالعهی حاضر و نتیجهی به دست آمده توسط آری و |
| همکارانش |
| شکل ۴-۳: تأثیر نیمزاویهی رأس مخروط و ضخامت بر فرکانس طبیعی پوستهی مخروطی ۶۲ |
| شکل ۴-۴: تأثیر نیمزاویهی رأس مخروط و جنس ماده بر فرکانس طبیعی پوستهی مخروطی ۶۳ |
| شکل ۴-۵: تأثیر نیمزاویهی رأس مخروط و نسبت طول به شعاع بر فرکانس طبیعی پوستهی |
| مخروطی |
| شکل ۴-۶: تأثیر شرایط مرزی بر فرکانس طبیعی پوستهی مخروطی |
| شکل ۴-۷: تأثیر چینش زاویهی الیاف بر فرکانس طبیعی پوستهی مخروطی |
| شکل ۴-۸: تأثیر زاویهی الیاف بر ارتعاش آزاد پوستهی مخروطی تکلایه |
| مکاعو مأه میلد لا ، اماه آباد می داد. د |

| شکل ۴-۱۰: بررسی همگرایی دمای بحرانی کمانش بر حسب مد محیطی |
|-----------------------------------------------------------------------------------------|
| شکل ۴-۱۱: بررسی تأثیر نیمزاویهی رأس مخـروط و ضـخامت بـر دمـای بحرانـی کمـانش پوسـتهی |
| مخروطی۷۱ |
| شکل ۴-۱۲: بررسی تأثیر نیمزاویهی رأس مخروط و جنس ماده بر دمای بحرانی کمانش پوستهی |
| مخروطی۷۲ |
| شکل ۴-۱۳: بررسی تأثیر نیم زاویهی رأس مخروط و نسبت طول به شعاع بر دمای بحرانی کمانش |
| پوستەى مخروطى |
| شکل ۴-۱۴: تأثیر شرایط مرزی بر دمای بحرانی کمانش پوستهی مخروطی |
| شکل ۴-۱۵: تأثیر چینش زاویهی الیاف بر کمانش حرارتی پوستهی مخروطی۷۵ |
| شکل ۴-۱۶: تأثیر زاویهی الیاف بر کمانش حرارتی پوستهی مخروطی تک لایه |
| شکل ۴-۱۷: تأثیر تعداد لایه بر کمانش حرارتی پوستهی مخروطی |
| شکل ۴-۱۸: بررسی همگرایی نمودار بار بحرانی کمانش بر حسب مد محیطی برای پوستهی مخروطی |
| ۷۸ |
| شکل ۴-۱۹: مقایسهی نتیجهی حاصل از مطالعهی حاضر و نتیجهی به دست آمده توسط گلدفلـد و |
| آربوکس |
| شکل ۴-۲۰: بررسی تأثیر نیم زاویهی رأس مخروط و نسبت ضخامت به شعاع بر بـار بحرانـی کمـانش |
| پوستەي مخروطى |
| شکل ۴-۲۱: بررسی تأثیر نیمزاویهی رأس مخروط و جـنس مـاده بـر بـار بحرانـی کمـانش پوسـتهی |
| مخروطی۸۱ |
| شکل ۴-۲۲: بررسی تأثیر نیم زاویهی رأس مخروط و نسبت طول بـه شـعاع بـر بـار بحرانـی کمـانش |
| پوستەي مخروطى |
| شکل ۴-۲۳: تأثیر چینش زاویهی الیاف بر کمانش مکانیکی پوستهی مخروطی ۸۳ |

| شکل ۴-۲۴: تأثیر زاویهی الیاف بر کمانش مکانیکی پوستهی مخروطی تک لایه |
|-------------------------------------------------------------------------|
| شکل ۴-۲۵: تأثیر تعداد لایه بر کمانش مکانیکی پوستهی مخروطی۸۵ |
| شکل ۴-۲۶: بررسی همگرایی نمودار کمانش ترمومکانیکی۸۶ |
| شکل ۴-۲۷: بررسی تأثیر جنس ماده بر نمودار کمانش ترمومکانیکی۸۷ |
| شکل ۴-۲۸: بررسی تأثیر ضخامت بر نمودار کمانش ترمومکانیکی |
| شکل ۴-۲۹: بررسی تأثیر طول بر نمودار کمانش ترمومکانیکی |
| شکل ۴-۳۰: بررسی تأثیر نیمزاویهی رأس مخروط بر نمودار کمانش ترمومکانیکی۹۰ |
| شکل ۴-۳۱: بررسی تأثیر شرایط مرزی بر نمودار کمانش ترمومکانیکی۹۱ |
| شکل ۴-۳۲: تاثیر زاویهی الیاف بر کمانش ترمومکانیکی پوستهی مخروطی۹۲ |
| شکل ۴-۳۳: تأثیر چینش زاویهی الیاف بر کمانش ترمومکانیکی پوستهی مخروطی۹۳ |
| شکل ۴-۳۴: تأثیر تعداد لایه بر کمانش حرارتی پوستهی مخروطی۹۴ |

فهرست جداول

| وش اجزای محدود نیمه تحلیلی ۳۴ | جدول ۳-۱: مقایسه بین روش اجزای محدود کامل و رو |
|-------------------------------|------------------------------------------------|
| ۵۹ | جدول ۴-۱: خواص مکانیکی مواد[۱۹و۲۰] |
| ۵۹ | جدول ۴-۲: جزئیات هندسی پوستهی مخروطی مرکب |
| ٧٠ | جدول ۴-۳: مقایسهی دمای بحرانی کمانش بیبعد شده |

| Ei | مدول الاستیسیته در جهات اصلی |
|------------------|-----------------------------------|
| G | مدول برشی |
| ν | نسبت پواسون |
| ρ | چگالی |
| r | شعاع مخروط |
| R_1 | شعاع کوچک مخروط |
| R_2 | شعاع بزرگ مخروط |
| L | طول مخروط |
| W, U_2, U_1 | جابەجايىھاى پوستە |
| w_0, v_0, u_0 | جابهجاییهای یک نقطه روی سطح مبنا |
| m | شمارهی مد محیطی |
| n | شمارهی مد محوری |
| [K] | ماتریس سفتی کل |
| $[K_e]$ | ماتریس سفتی المان |
| $\{d\}$ | جابەجايى كل |
| $\{d_e\}$ | جابەجايى المان |
| $[K_G]$ | ماتریس سفتی هندسی |
| [B] | ماتریس کرنشجابهجایی |
| $[B_{NL}]$ | ماتریس کرنش جابهجایی غیر خطی |
| [<i>D</i>] | ماتريس متشكله |
| $[\overline{D}]$ | ماتریس متشکلهی حرارتی |
| $[A_{ij}]$ | ماتریس سفتی کششی |
| $[B_{ij}]$ | ماتریس کوپل محوری و خمشی |
| $[D_{ij}]$ | ماتریس سفتی خمشی |
| $\{F_e\}$ | بردار نيروي وارد بر المان |
| $\{F_e^{th}\}$ | بردار نیروی حرارتی وارد بر المان |
| $\{F_e^m\}$ | بردار نیروی مکانیکی وارد بر المان |

فهرست علائم

| $\{F_{mech}^0\}$ | بردار نيروى مكانيكي اوليه واحد |
|-----------------------|--------------------------------|
| $\{F\}$ | بردار نیروی کل |
| k _s | ضريب تصحيح برشى |
| N_i | منتجههای نیرو |
| M_i | منتجەھاى ممان |
| Q_i | منتجههای نیروی برشی |
| $[C_i]$ | ماتريس توابع شكل |
| П | انرژی پتانسیل |
| U | انرژی کرنشی |
| W_p | كار پتانسيل |
| dv | ديفرانسيل حجم |
| f | نيروى حجمى |
| Т | نيروى سطحى |
| P_i | نيروى متمركز |
| KE | انرژی جنبشی |
| I _i | ممانهای اینرسی |
| dA | ديفرانسيل مساحت |
| [<i>M</i>] | ماتریس جرم |
| ΔT | تغییر دما |
| λ | بار محوری وارد شده |
| h | ضخامت |
| \mathcal{E}_{ij} | تانسور كرنش |
| $arepsilon_{ij}^{NL}$ | تانسور كرنش غير خطي |
| γ_{ij} | کرنش برشی |
| σ_{ij} | تانسور تنش |
| k_i | تغيير انحنا در پوسته |
| $	au_i$ | پیچش سطح مبنا |
| [T] | ماتريس انتقال |

| (s, θ, z) | مختصات راستای طولی، مماسی و شعاعی پوسته |
|------------------|-----------------------------------------|
| β | نیمزاویهی رأس مخروط |
| α | زاویه بین محور x با جهت اصلی یک |
| α_1 | ضریب انبساط حرارتی در جهت اصلی یک |
| α2 | ضریب انبساط حرارتی در جهت اصلی دو |
| ω_0 | فركانس طبيعي |
| Ω | فركانس طبيعي بيبعد شده |
| T _c | دمای بحرانی بیبعد شده |
| N _c | بار بحرانی بیبعد شدہ |
| ψ_s | دوران حول مماس بر سطح مبنا در امتداد x |
| $\psi_	heta$ | دوران حول مماس بر سطح مبنا در امتداد θ |
| $[S_{ij}]$ | ماتریس نرمی |
| $[Q_{ij}]$ | ماتریس سفتی |
| $[ar{Q}_{ij}]$ | ماتریس سفتی انتقال یافته |



تحلیل استاتیکی و دینامیکی پوسته ها همواره موضوع موردعلاقه ی محققین بسیاری در سراسر جهان می باشد. در سال های اخیر به دلیل نیاز به موادی که هم توانایی تحمل بارهای دمایی بالا و هم توانایی تحمل بارهای مکانیکی را داشته باشند مواد مرکب معرفی گردیدند. این مواد دارای ساختار لایه ای هستند و به دلیل خواص مطلوب مانند استحکام بالا, سختی بالا، نسبت وزن به استحکام پایین و ممچنین مقاومت بالا در برابر خوردگی به طور گسترده در موارد صنعتی از جمله صنایع پتروشیمی، صنایع خودروسازی و صنایع هوایی بسیار به کار می وند. در میان سازه های مهندسی پوسته ها خصوصاً پوسته های مخروطی ناقص بسیار پر کاربرد می باشند. به عنوان مثال از پوسته های مخروطی در فضاپیماها، پیشرانه ی موشک ها و دیفیوزرها استفاده می شود. پوسته مخروطی ناقص یکی از اجزای اصلی در سیستم پیشرانه موشک می باشد. بنابراین تحلیل پوسته های مخروطی ناقص مرکب

با بررسی مطالعات انجام شده بر روی سازههای مرکب میتوان دریافت که تئوریهای استفادهشده برای تحلیل این سازهها به دو دستهی کلی تقسیم میشوند. دستهی اول به نام تئوری کلاسیک ^{(۲}TC معروف میباشد و اساس آن بر فرضیهی لاو^۲ استوار است. این فرضیه بیان میدارد که تمامی خطوط مستقیمی که عمود بر سطح میانی پوسته یا ورق میباشند، قبل و بعد از تغییر شکل نیز عمود بر آن باقی میمانند. به عبارت دیگر از تغییر شکل برشی عرضی صرفنظر میشود. در دسته دوم که اصلاحی بر فرضیهی لاو میباشد اثرات تغییر شکل برشی عرضی در نظر گرفته میشود. البته در این دسته، تقسیم بندی های دیگری نیز وجود دارد که از جملهی آنها میتوان به تئوری تغییر شکل برشی مرتبهی اول ^۳TSDT و تئوری تغییر شکل برشی مرتبهی بالا ^۲TSDT اشاره نمود.

¹ Classical Laminate Theory

² Lov

³ First Order Shear Deformation Theory

⁴ High Order Shear Deformation Theory

امروزه روشهای مختلفی در آنالیز استاتیکی و دینامیکی سازهها به کار گرفته میشود که به طور کلی میتوان آنها را به سه دستهی زیر تقسیم بندی کرد:

> ۱- روش حل تقریبی^۱ ۲- روش حل عددی^۲ ۳- روش حل دقیق^۳

از آنجایی که در بسیاری از مسائل مهندسی به دلیل پیچیدگی معادلات و یا شرایط مرزی امکان حل دقیق وجود ندارد در چنین مواردی به جای حل دقیق از روشهای حل تقریبی یا حل عددی میتوان بهره جست. شیوهای که در این رساله به کار گرفته شده است یک روش حل عددی از نوع اجزای محدود است[۷].

۲-1 مروری بر کارهای انجام شده

آری و همکارانش[۱] به بررسی ارتعاشات آزاد پوستهی مخروطی ناقص با ضخامت متغیر و با در نظر گرفتن نیم زاویهی رأس مخروط پرداختند. آنها در بررسی خود برای استخراج معادلات از تئوری مرتبهی اول برشی استفاده کردند.

سن و گلد[۲] و ییدا[۳] به مطالعهی ارتعاشات آزاد پوستهی مخروطی با ضخامت متغیر به کمک روش نیمه تحلیلی پرداختند.

لکیس و همکارانش [۴] به بررسی دینامیکی پوسته مخروطی ناقص ناهمسانگرد که شامل جریان مایع بود پرداختند. آنها در بررسی خود پوستهی یکنواخت و غیریکنواخت با هندسهی متقارن محوری را در نظر گرفتند. آنها به محاسبهی ارتعاش آزاد پوستهی مخروطی برحسب مدهای ارتعاشی پرداختند. بیهنگل و همکارانش [۵] بر اساس تئوری تغییر شکل برشی مرتبهی اول با استفاده از روش

¹ Approximate Method

² Numerical Solution

³ Exact Method

نیمه تحلیلی به مطالعه یکمانش حرارتی و ارتعاشات آزاد پوسته مخروطی ناقص FGM در دماهای بالا پرداختند. آنها شرایط مرزی دو سربسته را در نظر گرفتند و فرض کردند که سطح داخلی و خارجی پوسته ی مخروطی با دمای بالا احاطه شده است.

تریپاسی و همکارانش [۶] به مطالعهی ارتعاشات آزاد خطی پوستهی مخروطی بر اساس تئوری تغییر شکل برشی مرتبهی اول پرداختند و در انتها نتایج بهدست آمده از مطالعهی خود را با یک روش نیمهتحلیلی مقایسه نمودند.

شاطرزاده [۷] به تحلیل استاتیکی و دینامیکی پوستههای استوانهای شکل مرکب حاوی سیال داغ و سرد پرداخت.کربوآ و همکارانش[۸] به بررسی روشی برای پیشبینی رفتار دینامیکی پوستهی مخروطی ناهمسانگرد همراه با جریان مایع بر اساس تئوری مرتبهی اول برشی با استفاده از یک روش نیمهتحلیلی پرداختند.

دی و کارماکار[۹] با یک روش نیمه تحلیلی به بررسی ار تعاشات آزاد پوستهی مخروطی پرداختند و معادلات تعادل دینامیکی مورد نیاز را از معادلات حرکت لاگرانژ استخراج کردند. آنها در مطالعهی خود تأثیر شرایط مرزی بر ارتعاش آزاد این پوستهها را تحقیق کردند.

مالکزاده و حیدرپور[۱۰] به مطالعهی تأثیر کمیتهای هندسی بر ارتعاشات آزاد پوستهی مخروطی در شرایط مرزی مختلف پرداختند و در استخراج معادلات حرکت و ارتعاش آزاد از تئوری تغییر شکل برشی مرتبهی اول استفاده کردند. آنها دریافتند که شرایط مرزی تأثیر قابل توجهی بر ارتعاش آزاد پوسته دارد ولی با این حال اثر شرایط مرزی بستگی به مد ارتعاشی و نیم زاویهی رأس مخروط دارد. ما و همکارانش[۱۱] به مطالعهی ارتعاش آزاد و اجباری پوستهی مخروطی و استوانهای وصل شده با شرایط مرزی دلخواه بر مبنای روش ریتز پرداختند.

چانگ و لو[۱۲] به مطالعهی رفتار پس کمانش پوستهی مخروطی تحت توزیع دمای یکنواخت پرداختند. شرایط مطالعهی آنها پوسته مخروطی ناقص با شرایط مرزی ساده بود و نتیجه گرفتند که

¹ Functionally graded materials

نسبت شعاع به ضخامت تأثیر زیادی در حداقل دمای کمانش دارد.

تانی[۱۳] به مطالعهی کمانش حرارتی پوستهی مخروطی ناقص تحت بارگذاری حرارتی یکنواخت، به روش تحلیلی و با استفاده از معادلات دانل^۱ پرداخت. او به این نتیجه رسید که اثر تغییر شکل اولیهی متقارن در کمانش حرارتی پوستهی مخروطی کاملاً قابل توجه است.

متئو و همکارانش[۱۴] به بررسی کمانش حرارتی ورق نامتقارن با شش درجه آزادی با استفاده از تئوری مرتبهی اول برشی پرداختند. آنها به دنبال کمیتهای مؤثر بر بار حرارتی و مکانیکی بحرانی بودند و متوجه شدند که کمیتهای مؤثر بر کمانش با کاهش نسبت لاغری کاهش مییابد.

پاتل و همکارانش[۱۵] به مطالعهی رفتار کمانش حرارتی پوستهی استوانهای با استفاده از تئوری مرتبهی بالا به کمک روش نیمه تحلیلی پرداختند و مشاهده کردند مقدار دمای کمانش به نسبت ضخامت به طول و مد کمانش بستگی دارد. رادهاموهان و ونکاترامانا[۱۶] به مطالعهی کمانش حرارتی پوستهی استوانهای تقویتشده با فایبرگلاس با استفاده از تئوری غیرخطی سندرز تحت بارگذاری حرارتی یکنواخت پرداختند. تانگاراتنام و همکارانش[۱۷] به بررسی کمانش حرارتی و مکانیکی پوستههای استوانهای و مخروطی مرکب با شرایط مرزی و زوایهی الیاف مختلف پرداختند.

اسلامی و شاهسیاه[۱۸] به مطالعهی کمانش حرارتی پوستهی استوانهای با استفاده از معادلات دانل پرداختند. آنها فرض کردند که بار حرارتی به شکل یکنواخت و خطی در جهات شعاعی و طولی افزایش مییابد و شرایط مرزی ساده را در نظر گرفتند و به این نتیجه رسیدند که با افزایش نسبت ضخامت به شعاع بار کمانش نیز افزایش مییابد.

درویزه و همکارانش[۱۹] به مطالعهی نیمه تحلیلی پوستهی مرکب استوانهای ضخیم تحت بارگذاری حرارتی با استفاده از تئوری مرتبهی اول برشی پرداختند و برای محاسبهی ماتریس سفتی هندسی از تئوری ساده شده و ساده نشدهی سندرز استفاده کردند. آنها مشاهده کردند با افزایش زاویهی الیاف دمای کمانش بحرانی افزایش مییابد و همچنین به این نتیجه رسیدند که دمای کمانش بحرانی در

¹ Donnell

تئوری سادهشدهی سندرز کمتر از تئوری ساده نشدهی سندرز است.

وو و همکارانش[۲۰] با استفاده از معادلات دانل به مطالعهی تأثیر زاویهی الیاف و نسبت شعاع به ضخامت بر ارتعاشات آزاد و کمانش حرارتی پوستهی مخروطی ناقص پرداختند و به این نتیجه رسیدند که کمانش حرارتی و ارتعاشات آزاد این پوستهها وابستگی بسیاری به کمیتهای هندسی دارد.

توپال و اوزمن[۲۱] به بررسی بهینهسازی بار کمانش حرارتی پوستهی استوانهای تحت بارگذاری حرارتی یکنواخت با استفاده از تئوری مرتبهی اول برشی پرداختند. هدف آنها از این بررسی یافتن زاویه الیافی بود که حداکثر دمای ممکن را در کمانش داشته باشد و در نهایت تأثیر تعداد لایهها، نسبت طول به شعاع و شرایط مرزی را جهت بهینهسازی مورد بررسی قرار دادند. آنها نتیجه گرفتند که لبهی آزاد به پوسته اجازه میدهد دمای بالاتری را تحمل کند. همچنین نتیجه گرفتند که در تعداد لایههای پایین زاویهی الیاف تأثیر قابل ملاحظهای در بهینهسازی دارد ولی با افزایش تعداد لایهها این تأثیر کم میشود.

ژو و همکارانش[۲۲] به مطالعهی کمانش حرارتی پوستههای استوانهای بر اساس معادلات دانل و اصل همیلتون پرداختند و بار کمانش را با استفاده از حل یک مسئلهی مقدار ویژه محاسبه کردند و نتیجه گرفتند که با افزایش طول دمای کمانش بحرانی کاهش مییابد و با افزایش ضخامت دمای کمانش بحرانی نیز افزایش مییابد.

اسمیتس و آناستاسیادیس[۳۳] با استفاده از تئوری مرتبهی بالای برشی به تحلیل کمانش پوستهی استوانهای تحت بارگذاریهای فشار محوری، فشار عرضی و فشار خارجی پرداختند و بار بحرانی کمانش را در طولهای مختلف و نسبتهای مختلف شعاع به ضخامت و شعاع به طول محاسبه کردند و نتایج حاصل از مطالعهی خود را با تئوریهای مرتبهی پایین تر مقایسه کردند. آنها نتیجه گرفتند که برای نسبتهای شعاع به ضخامت بیشتر از ۳۰ تئوری کلاسیک و تئوریهای برشی مقادیر یکسانی را از تئوری برشی مرتبهی اول و تئوری برشی مرتبهی اول نیز مقادیر بیشتری از تئوری مرتبه سوم پیشبینی میکند.

فریرا و باربوسا[۲۴] با یک مدل نیمه تحلیلی به تحلیل کمانش پوسته ها با هندسه ی غیرخطی پرداختند. جمال وهمکارانش[۲۵] به تجزیه و تحلیل پوسته های استوانه ای تحت بارگذاری محوری با روش نیمه تحلیلی پرداختند. لی و باترا[۲۶] به مطالعه ی کمانش پوسته های استوانه ای نازک تحت بارگذاری فشار محوری با شرایط مرزی ساده پرداختند. انگوین و همکارانش[۲۷] به مطالعه ی کمانش پوسته ی استوانه ای با ضخامت متغیر تحت بارگذاری فشار خارجی با استفاده از روش گالرکین پرداختند و نتیجه گرفتند که تغییر ضخامت بر ظرفیت تحمل بار در پوسته ها مؤثر است.

سپیانی و همکارانش[۲۸] به مطالعهی ارتعاشات و کمانش پوستههای استوانهای FGM تحت بارگذاری استاتیکی و دینامیکی با استفاده از تئوری کلاسیک و تئوری مرتبهی اول برشی پرداختند و دریافتند که کمیتهای هندسی و ترکیب مواد، اثر قابل توجهی بر نیروی بحرانی کمانش دارد به طوری که حداقل بار بحرانی کمانش برای پوستههای کاملاً فلزی رخ میدهد و نیروی برشی اثر قابل توجهی بر ارتعاشات آزاد پوسته دارد.

شادمهری و همکارانش[۲۹] با استفاده از روش نیمه تحلیلی و بر اساس تئوری مرتبه یاول برشی به مطالعه یکمانش پوسته ی مخروطی تحت فشار محوری پرداختند و مشاهده کردند برای پوسته های مخروطی نازک و کوتاه با افزایش زاویه ی رأس مخروط بار بحرانی کمانش کاهش مییابد. درویزه و همکارانش[۳۰] به مطالعه یکمانش پوسته های مرکب استوانه ای تحت بارگذاری های مختلف بر اساس تئوری تغییر شکل برشی مرتبه ی اول با استفاده از روش نیمه تحلیلی پرداختند و نتیجه گرفتند که در بارگذاری محوری، مد محیطی کمیت مؤثری بر بار کمانش است.

در سری تحقیقات تنگ[۳۹–۳۳] با استفاده از روش نیمه تحلیلی اثر نقص هندسی اولیه بر رفتار کمانشی پوسته ها بررسی شده است. پاتل[۳۴–۳۸] به کمک روش نیمه تحلیلی کمانش پوسته های استوانه ای و مخروطی ناقص تحت بارگذاری های پیچشی، فشار جانبی و فشار محوری را مطالعه نمود و مشاهده کرد با افزایش زاویهی مخروط بار بحرانی کمانش کاهش مییابد و همچنین رفتار کیفی پس کمانش در پوستهها در معرض بار پیچشی، فشار خارجی، فشار محوری و بار حرارتی مشابه است. در سری کارهای شینمن[۳۹–۴۱] رفتار کمانش غیرخطی پوستههای استوانهای توسط تئوریهای مختلف مورد بررسی قرار گرفت. قاسمی و همکارانش[۴۲] به بررسی کمانش پوستههای مرکب تقویتشدهی مخروطی تحت بار محوری با استفاده از روش ریتز پرداختند.

شاطرزاده و همکارانش[۴۳] به مطالعهی کمانش حرارتی ورق کامپوزیتی با گشودگی دایروی با استفاده از روش اجزای محدود پرداختند. یزدانی و رحیمی[۴۴] به بررسی تجربی مقاومت در برابر کمانش پوستههای استوانهای تحت بارگذاری محوری در شرایط تقویتشده و تقویت نشده پرداختند و دریافتند که اثر تقویت کننده های مارپیچ از تقویت کننده های محیطی در مقاوم کردن پوسته در برابر کمانش بیشتر است. گلد فلد و آربوکس[۴۵] به مطالعهی کمانش پوستههای مخروطی تقویتشده پرداختند و به این نتیجه رسیدند که با افزایش زاویهی رأس مخروط بار کمانش بحرانی کاهش مییابد. نارایانا و همکارانش[۴۶] به مطالعهی کمانش خطی و غیر خطی پوستهی استوانهای مرکب تحت بارگذاری مکانیکی با استفاده از روش اجزای محدود پرداختند و تاثیر ضخامت و شعاع بر رفتار کمانشی پوسته را مورد بررسی قرار دادند. مالینوسکی و همکارانش[۴۷] به مطالعهی رفتار کمانشی و پس کمانشی پوستهی استوانه ای تحت بار گذاری فشار خارجی با استفاده از روش اجزای محدود پرداختند و تاثیر کمیتها هندسی بر رفتار پوسته را بررسی کردند. سوفیف[۴۸] رفتار کمانشی پوستهی مخروطی FG تحت بارگذاری فشار خارجی با شرایط مرزی ساده را بر مبنای تئوری دانل مورد مطالعه قرار داد. جانسون و کارد [۴۹] به مطالعهی تأثیر تقویت کننده و بار مکانیکی بر مقاومت در برابر کمانش حرارتی استوانه با تقویت کننده پرداختند. آرانی و همکارانش[۵۰] به مطالعهی کمانش پوسته های استوانه ای مرکب پیزوالکتریک تحت بارگذاری الکترو-ترمو-مکانیکی پرداختند. جمیل و نصيف[۵۱] به بررسی تاثیر ضخامت و شرایط مرزی بر کمانش ترمومکانیکی ورق مرکب پرداختند. میچالسکا و مانیا[۵۲] به مطالعهی کمانش ترمومکانیکی ورق نازک تحت افزایش دمای یکنواخت با

شرایط مرزی ساده پرداختند. شاطرزاده [۵۳] به مطالعهی کمانش ترمومکانیکی ورق FG با گشودگی دایروی بر مبنای تئوری مرتبه اول برشی با استفاده از روش اجزای محدود پرداختند و تاثیر شرایط مرزی و شعاع گشودگی بر رفتار کمانشی ورق را بررسی کردند.

با توجه به موارد فوق کار ویژهای بر روی تحلیل کمانش مکانیکی و ترمومکانیکی پوستههای مخروطی ناقص با استفاده از روش اجزای محدود نیمه تحلیلی انجام نگرفته است که در این پژوهش به آن پرداخته شده است.

1-۳ معرفی پایاننامه حاضر

در این پایاننامه کمانش و ارتعاشات پوستهی مخروطی ناقص مرکب تحت بارگذاریهای حرارتی، مکانیکی و ترمومکانیکی مورد بررسی قرار گرفته است. مبنای کار بر اساس تئوری تغییر شکل برشی مرتبهی اول میباشد و از روش اجزای محدود نیمهتحلیلی برای به دست آوردن نتایج استفاده شده است. همچنین فرضیات استفاده شده در کار حاضر شامل موارد زیر است:

- ۱- ضخامت پوسته نازک فرض شده است.
- ۲- از تئوری الاستیسیته خطی در تحلیل روابط استفاده شده است.

۳- با توجه به خطی بودن تحلیل، اصل برهم نهی صادق است.

در فصل دوم؛ به استخراج معادلات کرنش- جابهجایی پوستههای مخروطی ناقص مرکب و بررسی رفتار مکانیکی آن پرداخته شده است.

در فصل سوم؛ با استفاده از روش اجزای محدود نیمه تحلیلی اقدام به مدل کردن پوستههای مخروطی مرکب شده است.

در فصل چهارم؛ نتایج حاصل از تحلیل پوستهی مخروطی ناقص مورد بحث و بررسی قرار گرفته است.

فصل ۲

معادلات پوستهی مخروطی مرکب

۱-۲ مقدمه

در حالت کلی یک ساختار پوستهای سه ویژگی را دارا میباشد: ۱- سطح مبنا، ۲- ضخامت و ۳-لبهها، که البته سطح مبنا اهمیت بیشتری دارد زیرا رفتار پوسته بر مبنای رفتار سطح مبنا مورد بررسی قرار می گیرد. تئوریهای مربوط به پوسته از معادلات الاستیسیته استخراج می شوند. رفتار کرنش- جابهجایی پوستهها از روابط کرنش- جابهجایی سهبعدی و سینماتیک که در مختصات منحنیالخط دلخواه بیان می گردد به دست می آید. در پوستهی جدار نازک ضخامت در مقایسه با سایر ابعاد کوچک است و برای تحلیل از تئوری دوبعدی استفاده می شود [۷]. پوستهی جدار نازک^۱ به پوستهای اطلاق می گردد که دارای شرط زیر باشد.

$$\left(\frac{h}{r}\right) \le \frac{1}{r}.$$

در رابطهی(۲–۱) ، *h* ضخامت پوسته و*r* شعاع انحنای سطح میانی میباشد [۶۰]. در جهان امروز مواد پیشرفتهی جدید عبارتاند از سرامیکها، پلاستیکها، مواد مرکب (کامپوزیتها)، آلیاژها، الیاف نوری و مواد FG؛ به شکلی که تمام پیشرفتها و تلاشهایی که در این زمینه و در جهت جستجو و یافتن کاربردهایی نوین و جدید انجام گرفته، با نگرش به این مواد صورت میپذیرد. اصطلاح مادهی کامپوزیت، به معنی مادهی تشکیل شده از دو یا چند فاز یا قسمت مختلف است که معادل فارسی این واژه «مادهی مرکب» است. در یک تعریف دیگر میگوییم که اگر فازهای تشکیل دهندهی موجود هر کدام دارای خواص فیزیکی کاملا متفاوت از یکدیگر بوده اما مادهی تشکیل شده از آنها دارای خواصی کاملا متفاوت از فازهای اولیه باشد، در آن صورت با آن ماده «مادهی مرکب» میگوییم. امروزه استفاده از مواد مرکب در صنایع گوناگون مورد توجه فراوان قرار گرفته است. این کاربردها از صنایع بسیار پیشرفته و پیچیده گرفته تا ساخت لوازم و وسایل ساده را در بر میگیرد. در نظر گرفتن فاکتورها و عواملی چون صرفه جویی در مصرف انرژی و مواد، سبکی وزن وسایل نقلیه و

¹ Thin Shell

هواپیماها، مقاومت مناسب در برابر بسیاری از مواد شیمیایی، استحکام کششی بالا و… روز به روز اهمیت استفاده از مواد مرکب را بیشتر نشان میدهد[۷]. که در این بخش پوستههای جدار نازک مخروطی مرکب مورد تحلیل قرار می گیرد.

۲-۲ مواد مرکب

مواد مرکب بر دو اساس تقسیم بندی می شوند، یکی شکل مادهی تقویت کننده و دیگری چگونگی توزیع یا قرار گرفتن آنها در زمینه، لذا بر این اساس به دو گروه عمده تقسیم بندی میشوند: ۱- مواد مرکب ذرهای(تقویت شده با ذرات)

۲- مواد مركب ليفي (تقويت شده با الياف)

در مواد مرکب ذرهای، ذرات به خاطر این که نسبت به زمینههای پلیمری از سفتی بیشتری برخوردارند، لذا باعث جلوگیری از تغییر شکل الاستیک آن در اثر تنش می شوند. باید به این نکته توجه داشت که ذرات سفت چنانچه در یک زمینهی شکننده قرار گیرند به خاطر ایجاد تنش در این زمینه، موجب کم شدن استحکام میشوند.

مواد مركب ليفي، مهمترين مواد مركب از نظر استحكام هستند. ويژگيهاي مهم الياف، زياد بودن نسبت طول به قطر آنها است که این خاصیت باعث استحکام بیشتر الیاف در جهت طولی می شود. وقتی که الیاف را درون یک زمینهی پلیمری قرار میدهند، زمینه سبب اتصال الیاف به یکدیگر و انتقال بار وارد بر مجموعه و کل الیاف شده، الیاف را در برابر آسیبهای ناشی از عوامل محیطی مختلف محافظت و مراقبت می کند. مواد مرکب تقویت شده با الیاف به دو دسته تقسیم می شوند [۷]: ۱- يوستەي تكلايە ۲- پوستەي چندلايە

¹ Lamina ² Laminate

۲-۳ روابط کرنش-جابهجایی:

بردار جابه جایی در فضای پوسته را با توجه به شکل (۲-۱) به صورت زیر تعریف می کنیم [۵۴]:



شکل ۲-۱: نمایش جزء دیفرانسیلی یک پوسته[۵۴]

$$\vec{U}(\alpha_1, \alpha_2, z) = \overline{U}_1(\alpha_1, \alpha_2, z)\vec{t}_1 + \overline{U}_2(\alpha_1, \alpha_2, z)\vec{t}_2 + \overline{W}(\alpha_1, \alpha_2, z)\vec{n}$$
(Y-Y)

که \overline{t}_2 , \overline{t}_1 و \overline{n} به ترتیب بردارهای یکه در امتداد α_1 و α_2 و α_2 و عمود بر سطح مبنا هستند و \overline{U}_2 و \overline{U}_2 و \overline{t}_2 , \overline{t}_1 \overline{t}_2 , \overline{t}_2 \overline{t}_2 \overline{t}_2 , \overline{t}_2 \overline{t}_2

$$\varepsilon_i = \frac{\partial}{\partial \alpha_i} \left(u_i / \sqrt{g_i} \right) + 1/2g_i \sum_{k=1}^3 \left(\frac{\partial g_i}{\partial \alpha_k} \right) \left(u_k / \sqrt{g_k} \right) \quad , \quad i, j = 1, 2, 3$$

$$\gamma_{ij} = \frac{1}{\sqrt{g_i g_j}} , \quad i, j = 1, 2, 3 , \quad i \neq j \quad (\tilde{r} - \tilde{r})$$

$$\left[g_i \frac{\partial}{\partial \alpha_j} \left(u_i / \sqrt{g_i} \right) + g_j \frac{\partial}{\partial \alpha_i} \left(u_j / \sqrt{g_j} \right) \right]$$

و برای پوسته داریم:

$$\alpha_1 = s$$
 , $\alpha_2 = \theta$, $\alpha_3 = z$

$$u_1 = u$$
, $u_2 = v$, $u_3 = w$ (4-7)

$$g_1 = A_1^2 (1 + z/R_1)^2$$
, $g_2 = A_2^2 (1 + z/R_2)^2$, $g_3 = 1$

که g_2 و g_3 و g_3 و α_1 و α_2 هستند. همچنین α_1 و A_2 به ترتیب مماس بر منحنیهای α_2 و α_1 و α_2 β_3 β_2 β_3 β_2 β_3 β_2 β_3 β_2 β_3 β_2 β_3 β_3 و R_2 و R_2 به ترتیب شعاع انحنا و فاصلهی سطح از محور دوران هستند که در ادامه برای پوستهی R_1 مخروطی شکل محاسبه میشوند.

با توجه به شرایط گوس-کودازی^۲، خواهیم داشت:

$$[A_1(1 + z/R_1)]_{,2} = (1 + z/R_2)A_{1,2}$$

 $[A_2(1 + z/R_2)]_{,1} = (1 + z/R_1)A_{2,1}$ (۵-۲)
با جای گذاری معادلات (۲-۴) در معادلات (۲-۳) و با توجه به معادلات (۲-۵) معادلات کرنش
جابهجایی برای پوسته به شکل زیر خواهد شد:

$$\varepsilon_{s} = \frac{1}{A_{1}(1+z/R_{1})} \left(\frac{\partial u}{\partial s} + \frac{v}{A_{2}} \frac{\partial A_{1}}{\partial \theta} + \frac{A_{1}}{R_{1}} w \right)$$
$$\varepsilon_{\theta} = \frac{1}{A_{2}(1+z/R_{2})} \left(\frac{\partial v}{\partial \theta} + \frac{u}{A_{1}} \frac{\partial A_{2}}{\partial s} + \frac{A_{2}}{R_{2}} w \right)$$
$$\varepsilon_{z} = \frac{\partial w}{\partial z}$$

¹ Lame ² Gauss- Codazzi condition

$$\begin{split} \gamma_{sz} &= A_1 (1 + z/R_1) \frac{\partial}{\partial z} \left(\frac{u}{A_1 (1 + z/R_1)} \right) + \frac{1}{A_1 (1 + z/R_1)} \left(\frac{\partial w}{\partial s} \right) \\ \gamma_{z\theta} &= A_2 (1 + z/R_2) \frac{\partial}{\partial z} \left(\frac{v}{A_2 (1 + z/R_2)} \right) + \frac{1}{A_2 (1 + z/R_2)} \left(\frac{\partial w}{\partial \theta} \right) \\ \gamma_{s\theta} &= \frac{A_1 (1 + z/R_1)}{A_2 (1 + z/R_2)} \frac{\partial}{\partial \theta} \left(\frac{u}{A_1 (1 + z/R_1)} \right) \\ &+ \frac{A_2 (1 + z/R_2)}{A_1 (1 + z/R_1)} \frac{\partial}{\partial s} \left(\frac{v}{A_2 (1 + z/R_2)} \right) \end{split}$$
(8-1)

مولفههای جابهجایی بر مبنای تئوری تغییر شکل برشی مرتبهی اول (FSDT) در دستگاه مختصات استوانهای به صورت زیر قابل بیان است:

$$u(s,\theta,z) = u_0(s,\theta) + z\psi_s(s,\theta)$$

$$v(s,\theta,z) = v_0(s,\theta) + z\psi_\theta(s,\theta)$$

$$w(s,\theta,z) = w_0(s,\theta)$$
(Y-Y)

کمیتهای v_0 , u_0 و v_0 نشان دهندهی مولفههای بردار جابهجایی یک نقطه روی سطح مبنا میباشند و ψ_s و ψ_{θ} به ترتیب بیانگر دورانهای مماس به سطح مبنا در امتداد خطوط پارامترهای sو θ میباشند.

| $\begin{cases} \varepsilon \\ \varepsilon \\ \gamma_{3} \\ \gamma_{3} \\ \gamma_{2} \\ \gamma_{2} \end{cases}$ | $\left. \begin{array}{c} s \\ \theta \\ s \theta \\ s \theta \\ s z \\ z \theta \end{array} \right\} =$ | | | | | | |
|----------------------------------------------------------------------------------------------------------------|---------------------------------------------------------------------------------------------------------|-----------------------|-----------------------|-----------------------|-----------------------|-----------------------|-------|
| [| $\frac{1}{1+z/R_1)}$ | 0 | 0 | 0 | 0 | 0] | |
| | 0 | $\frac{1}{(1+z/R_2)}$ | 0 | 0 | 0 | 0 | (۸–۲) |
| | 0 | 0 | $\frac{1}{(1+z/R_1)}$ | $\frac{1}{(1+z/R_2)}$ | 0 | 0 | |
| | 0 | 0 | 0 | 0 | $\frac{1}{(1+z/R_1)}$ | 0 | |
| | 0 | 0 | 0 | 0 | 0 | $\frac{1}{(1+z/R_2)}$ | |

$$\times \begin{bmatrix} \begin{pmatrix} \varepsilon_{s}^{0} \\ \varepsilon_{\theta}^{0} \\ \gamma_{s}^{0} \\ \gamma_{\theta}^{0} \\ \mu_{\theta}^{0} \\ \mu_{\theta}^{0} \end{pmatrix} + z \begin{pmatrix} k_{s} \\ k_{\theta} \\ \tau_{s} \\ \tau_{\theta} \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix} \end{bmatrix}$$

که در رابطهی فوق:

$$\begin{split} \varepsilon_{s}^{0} &= \frac{1}{A_{1}} \frac{\partial u_{0}}{\partial s} + \frac{v_{0}}{A_{1}A_{2}} \frac{\partial A_{1}}{\partial \theta} + \frac{w_{0}}{R_{1}} & ; \quad k_{s} &= \frac{1}{A_{1}} \frac{\partial \psi_{s}}{\partial s} + \frac{\psi_{\theta}}{A_{1}A_{2}} \frac{\partial A_{1}}{\partial \theta} \\ \varepsilon_{\theta}^{0} &= \frac{1}{A_{2}} \frac{\partial v_{0}}{\partial \theta} + \frac{u_{0}}{A_{1}A_{2}} \frac{\partial A_{2}}{\partial s} + \frac{w_{0}}{R_{2}} & ; \quad k_{\theta} &= \frac{1}{A_{2}} \frac{\partial \psi_{\theta}}{\partial \theta} + \frac{\psi_{s}}{A_{1}A_{2}} \frac{\partial A_{2}}{\partial s} \\ \gamma_{s}^{0} &= \frac{1}{A_{1}} \frac{\partial v_{0}}{\partial s} - \frac{u_{0}}{A_{1}A_{2}} \frac{\partial A_{1}}{\partial \theta} & ; \quad \tau_{s} &= \frac{1}{A_{1}} \frac{\partial \psi_{\theta}}{\partial s} - \frac{\psi_{s}}{A_{1}A_{2}} \frac{\partial A_{1}}{\partial \theta} \\ \gamma_{\theta}^{0} &= \frac{1}{A_{2}} \frac{\partial u_{0}}{\partial \theta} - \frac{v_{0}}{A_{1}A_{2}} \frac{\partial A_{2}}{\partial s} & ; \quad \tau_{\theta} &= \frac{1}{A_{2}} \frac{\partial \psi_{s}}{\partial \theta} - \frac{\psi_{\theta}}{A_{1}A_{2}} \frac{\partial A_{2}}{\partial s} \\ \mu_{s}^{0} &= \frac{1}{A_{1}} \frac{\partial w_{0}}{\partial s} - \frac{u_{0}}{R_{1}} + \psi_{s} & ; \quad \mu_{\theta}^{0} &= \frac{1}{A_{2}} \frac{\partial w_{0}}{\partial s} - \frac{v_{0}}{R_{2}} + \psi_{\theta} \end{array}$$

$$(9-7)$$

که r_s^0 ، r_s^0 ، r_s^0 ، r_θ^0 ، r_s^0 ، r_θ^0 ، μ_{θ}^0 ، μ_{θ}^0 ، μ_{s}^0 ، r_{θ} و R_s^0 ، R_s^0 ، R_s^0 ، r_s مخروطی با توجه به شکل زیر به دست میآید:



 $\vec{r} = s \left(\sin\beta\cos\theta\,\vec{\imath} + \sin\beta\sin\theta\,\vec{\jmath} + \cos\beta\,\vec{k} \right)$

$$A_{1}^{2} = \left(\frac{\partial r}{\partial s}\right)^{2} = (\sin\beta\cos\theta)^{2} + (\sin\beta\sin\theta)^{2} + (\cos\beta)^{2} = 1$$
$$A_{1} = 1$$
$$A_{2}^{2} = \left(\frac{\partial r}{\partial \theta}\right)^{2} = s^{2}[(\sin\beta\sin\theta)^{2} + (\sin\beta\cos\theta)^{2}] = s^{2}(\sin\beta)^{2}$$
$$A_{2} = s\sin\beta = r$$
$$R_{1} = \infty$$

$$R_2 = \frac{r}{\sin\varphi} = \frac{r}{\cos\beta} = \sin\beta \tag{1.17}$$

در نتیجه به کمک روابط (۲-۱۰) و معادلات (۲-۹) داریم:

$$\varepsilon_{s}^{0} = \frac{\partial u_{0}}{\partial s} \qquad ; \quad k_{s} = \frac{\partial \psi_{s}}{\partial s}$$

$$\varepsilon_{\theta}^{0} = \frac{1}{r} \Big(u_{0} \sin \beta + \frac{\partial v_{0}}{\partial \theta} + w_{0} \cos \beta \Big) \qquad ; \quad k_{\theta} = \frac{1}{r} \Big(\psi_{s} \sin \beta + \frac{\partial \psi_{\theta}}{\partial \theta} \Big)$$

$$\gamma_{s}^{0} = \frac{\partial v_{0}}{\partial s} \qquad ; \quad \tau_{s} = \frac{\partial \psi_{\theta}}{\partial s} \qquad (11-7)$$

$$\gamma_{\theta}^{0} = \frac{1}{r} \Big(\frac{\partial u_{0}}{\partial \theta} - v_{0} \sin \beta \Big) \qquad ; \quad \tau_{\theta} = \frac{1}{r} \Big(\frac{\partial \psi_{s}}{\partial \theta} - \psi_{\theta} \sin \beta \Big)$$

$$\mu_{s}^{0} = \frac{\partial w_{0}}{\partial s} + \psi_{s} \qquad ; \quad \mu_{\theta}^{0} = \frac{1}{r} \Big(\frac{\partial w_{0}}{\partial \theta} - v_{0} \cos \beta \Big)$$

$$+ \psi_{\theta}$$

از رابطهی (۲-۸) داریم:

$$\gamma_{s\theta} = \frac{1}{(1+z/R_1)} (\gamma_s^0 + z\tau_s) + \frac{1}{(1+z/R_2)} (\gamma_\theta^0 + z\tau_\theta)$$
(17-7)

يا

$$\gamma_{s\theta} = \frac{1}{(1+z/R_1)(1+z/R_2)} \begin{bmatrix} (1+z/R_2)(\gamma_s^0 + z\tau_s) \\ +(1+z/R_1)(\gamma_\theta^0 + z\tau_\theta) \end{bmatrix}$$
(17-7)
(17-7) به فرم زیر خواهد شد:
با استفاده از تقریب $\left(1 + \left(\frac{z}{R}\right) = 1\right)$ برای پوسته های نازک رابطه ی (۲-۱۳) به فرم زیر خواهد شد:

$$\gamma_{s\theta} = (\gamma_s^0 + z\tau_s) + (\gamma_\theta^0 + z\tau_\theta) = \left(\left(\gamma_s^0 + \gamma_\theta^0 \right) + z(\tau_s + \tau_\theta) \right) = \left(\gamma_{s\theta}^0 + zk_{s\theta} \right) \quad (1 f-T)$$

در نتیجه فرم نهایی معادلات کرنش جابهجایی برای پوستههای مخروطی نازک به صورت زیر میباشد:

$$\varepsilon_{s} = \varepsilon_{s}^{0} + zk_{s} = \frac{\partial u_{0}}{\partial s} + z\frac{\partial \psi_{s}}{\partial s}$$

$$\varepsilon_{\theta} = \varepsilon_{\theta}^{0} + zk_{\theta} = \frac{1}{r} \Big(u_{0} \sin\beta + \frac{\partial v_{0}}{\partial\theta} + w_{0} \cos\beta \Big) + z\frac{1}{r} \Big(\psi_{s} \sin\beta + \frac{\partial \psi_{\theta}}{\partial\theta} \Big)$$

$$\gamma_{s\theta} = \gamma_{s\theta}^{0} + zk_{s\theta} = \frac{1}{r} \Big(\frac{\partial u_{0}}{\partial\theta} \Big) + \Big(\frac{\partial}{\partial s} - \frac{\sin\beta}{r} \Big) v_{0}$$

$$+ z \Big(\frac{1}{r} \Big(\frac{\partial \psi_{s}}{\partial\theta} \Big) + \Big(\frac{\partial}{\partial s} - \frac{\sin\beta}{r} \Big) \psi_{\theta} \Big)$$

$$\gamma_{sz} = \mu_s^0 = \frac{\partial w_0}{\partial s} + \psi_s$$

$$\gamma_{z\theta} = \mu_{\theta}^0 = \frac{1}{r} \left(\frac{\partial w_0}{\partial \theta} - v_0 \cos \beta \right) + \psi_{\theta}$$
(10-7)

۴-۲ رفتار مکانیکی اجسام تک لایه

$$\sigma_i = C_{ij}\varepsilon_j$$
 , $i, j = 1, ..., 6$ (۱۶-۲)
در این رابطه σ_i مولفههای تنش، C_{ij} مولفههای ماتریس سفتی و ε_i مولفههای کرنش میباشند.
ماتریس سفتی دارای ۳۶ ضریب میباشد که به علت تقارن به ۲۱ ثابت غیر وابسته کاهش مییابد.

از طرفی میتوان نوشت: $arepsilon_i = S_{ij}\sigma_j$, $i,j=1,\ldots,6$ (۱۷–۲)

که S_{ij} را ماتریس نرمی، مینامند که برای یک جسم ارتوتروپیک تعداد ثابتهای مستقل آن به عدد ۹ کاهش مییابد و به صورت زیر نوشته میشود:

$$S_{ij} = \begin{bmatrix} \frac{1}{E_1} & -\frac{v_{12}}{E_1} & -\frac{v_{13}}{E_1} & 0 & 0 & 0\\ -\frac{v_{21}}{E_2} & \frac{1}{E_2} & -\frac{v_{23}}{E_2} & 0 & 0 & 0\\ -\frac{v_{31}}{E_3} & -\frac{v_{32}}{E_3} & \frac{1}{E_3} & 0 & 0 & 0\\ 0 & 0 & 0 & \frac{1}{G_{23}} & 0 & 0\\ 0 & 0 & 0 & 0 & \frac{1}{G_{31}} & 0\\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & \frac{1}{G_{12}} \end{bmatrix}$$
(1A-7)

 v_{ij} و G_{ij} به ترتیب مدول الاستیسیته در جهات یک، دو و سه میباشد، G_{ij} و G_{ij} در این ماتریس ایر E_2 ، E_1 و E_2 ، E_1 نسبت پواسون برای کرنش عرضی در جهت j میباشد، وقتی تنش در جهت i اعمال میشود. همچنین برای نسبت پواسون روابط زیر را خواهیم داشت:

$$\nu_{ij} = -\frac{\varepsilon_j}{\varepsilon_i} \tag{19-T}$$

$$\frac{v_{ij}}{E_i} = \frac{v_{ji}}{E_j} \tag{(1.-1)}$$

برای لایهای در صفحهی (۲-۱) طبق شکل (۲-۳) میتوان ارتباط تنش- کرنش را به صورت زیر بیان کرد:


شکل ۲-۳: نمای سادهای از جهت الیاف و محورهای اصلی[۷]

$$\begin{pmatrix} \sigma_{1} \\ \sigma_{2} \\ \sigma_{3} \\ \tau_{23} \\ \tau_{13} \\ \tau_{12} \end{pmatrix} = \begin{bmatrix} Q_{11} & Q_{12} & Q_{13} & 0 & 0 & 0 \\ Q_{21} & Q_{22} & Q_{23} & 0 & 0 & 0 \\ Q_{31} & Q_{32} & Q_{33} & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & Q_{44} & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & Q_{55} & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & Q_{66} \end{bmatrix} \begin{pmatrix} \varepsilon_{1} \\ \varepsilon_{2} \\ \varepsilon_{3} \\ \gamma_{23} \\ \gamma_{12} \end{pmatrix}$$
 (Y)-Y)

می توان
$$Q_{ij}$$
 ها را بر حسب ضرایب مهندسی به صورت زیر به دست آورد [۵۸]:

$$Q_{11} = E_{11} \left(1 - v_{23} v_{32} \right) / \Delta$$

$$Q_{22} = E_{22} \left(1 - v_{31} v_{13} \right) / \Delta$$

$$Q_{33} = E_{33} \left(1 - v_{12} v_{21} \right) / \Delta$$

 $Q_{12} = (v_{21} + v_{31}v_{23})E_{11}/\Delta = (v_{12} + v_{32}v_{13})E_{22}/\Delta$

$$Q_{13} = (v_{31} + v_{21}v_{32})E_{11}/\Delta = (v_{13} + v_{12}v_{23})E_{33}/\Delta$$

$$Q_{23} = (v_{32} + v_{12}v_{31})E_{22}/\Delta = (v_{23} + v_{21}v_{13})E_{33}/\Delta$$

 $Q_{44} = G_{23}$

$$Q_{55} = G_{31}$$

$$Q_{66} = G_{12}$$

$$\Delta = 1 - v_{12}v_{21} - v_{23}v_{32} - v_{31}v_{13} - 2v_{21}v_{32}v_{13}$$
(177-7)

در عمل ما نیازمند بررسی لایههایی هستیم که جهتهای اصلی آن با جهت مبنا تفاوت دارد. برای بررسی یک صفحه که مختصات آن در صفحهی (x-y) است و جهت اصلی آن در صفحهی (۲–۱) میباشد، ارتباط تنشها در این دو صفحه بر اساس ماتریسهای انتقال به صورت زیر میسر میگردد.(شکل(۲–۴))



شکل ۲-۴: جهت مثبت محورهای اصلی مثبت به محورهای انتخابی[۵۵]

به همین ترتیب میتوان این ارتباط را برای کرنشها نیز تعمیم داد:

$$\begin{cases} \frac{\varepsilon_{\chi}}{\varepsilon_{y}} \\ \frac{\varepsilon_{y}}{\varepsilon_{z}} \\ \frac{\gamma_{yz}}{2} \\ \frac{\gamma_{xz}}{2} \\ \frac{\gamma_{xy}}{2} \\ \frac{\gamma_{xy}}{2} \\ \frac{\gamma_{xy}}{2} \\ \frac{\gamma_{12}}{2} \\ \frac{\varepsilon_{1}}{2} \\ \frac{\varepsilon_{1}}{2} \\ \frac{\varepsilon_{2}}{\varepsilon_{3}} \\ \frac{\varepsilon_{2}}{\varepsilon_{2}} \\ \frac{\varepsilon_{2}}{\varepsilon_{3}} \\ \frac{\varepsilon_{2}}{\varepsilon_{2}} \\ \frac{\varepsilon_$$

[T]

$$= \begin{bmatrix} \cos^{2}\alpha & \sin^{2}\alpha & 0 & 0 & 0 & (2\sin\alpha\cos\alpha) \\ \sin^{2}\alpha & \cos^{2}\alpha & 0 & 0 & 0 & -(2\sin\alpha\cos\alpha) \\ 0 & 0 & 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & \cos\alpha & -\sin\alpha & 0 \\ 0 & 0 & 0 & \sin\alpha & \cos\alpha & 0 \\ -(\sin\alpha\cos\alpha) & (\sin\alpha\cos\alpha) & 0 & 0 & 0 & (\cos^{2}\alpha - \sin^{2}\alpha) \end{bmatrix}$$
(Ya-Y)

در رابطه ی فوق زاویه ی
$$\alpha$$
، زاویه بین محور x با جهت اصلی یک است.(شکل(۲-۴))
برای ساده کردن روابط ماتریس [R] را به شکل زیر تعریف می کنیم:

$$[R] = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 2 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 2 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 2 \end{bmatrix}$$
(R)

در نتيجه:

$$\begin{cases} \varepsilon_{1} \\ \varepsilon_{2} \\ \varepsilon_{3} \\ \gamma_{23} \\ \gamma_{13} \\ \gamma_{12} \end{cases} = [R] \begin{cases} \varepsilon_{1} \\ \varepsilon_{2} \\ \varepsilon_{3} \\ \frac{\gamma_{23}}{2} \\ \frac{\gamma_{23}}{2} \\ \frac{\gamma_{13}}{2} \\ \frac{\gamma_{12}}{2} \\ \frac{\gamma_{12}$$

و

$$\begin{cases}
\binom{\sigma_{\chi}}{\sigma_{y}} \\
\binom{\sigma_{y}}{\sigma_{z}} \\
\binom{\tau_{yz}}{\tau_{xz}} \\
\frac{\tau_{yz}}{\tau_{xy}}
\end{cases} = [T]^{-1} \begin{cases}
\binom{\sigma_{1}}{\sigma_{2}} \\
\sigma_{3}} \\
\binom{\tau_{23}}{\tau_{13}} \\
\tau_{12}
\end{cases} = [T]^{-1} [Q] [R] [T] [R]^{-1} \begin{cases}
\binom{\varepsilon_{\chi}}{\varepsilon_{y}} \\
\varepsilon_{z}} \\
\gamma_{yz} \\
\gamma_{xz} \\
\gamma_{xy}
\end{cases} \tag{Y9-Y}$$

با در نظر گرفتن
$$^{T}[T] = [T]^{-1} = [R][R]$$
، میتوان تعاریف زیر را انجام داد:
 $[\overline{Q}] = [T]^{-1}[Q][T]^{-T}$ (۳۰-۲)

$$\begin{cases} \sigma_{x} \\ \sigma_{y} \\ \sigma_{z} \\ \tau_{yz} \\ \tau_{xz} \\ \tau_{xy} \end{cases} = [\bar{Q}] \begin{cases} \varepsilon_{x} \\ \varepsilon_{y} \\ \varepsilon_{z} \\ \gamma_{yz} \\ \gamma_{xz} \\ \gamma_{xy} \end{cases} = \begin{bmatrix} \bar{Q}_{1} & \bar{Q}_{12} & \bar{Q}_{13} & 0 & 0 & \bar{Q}_{16} \\ \bar{Q}_{21} & \bar{Q}_{22} & \bar{Q}_{23} & 0 & 0 & \bar{Q}_{26} \\ \bar{Q}_{31} & \bar{Q}_{32} & \bar{Q}_{33} & 0 & 0 & \bar{Q}_{36} \\ 0 & 0 & 0 & \bar{Q}_{44} & \bar{Q}_{45} & 0 \\ 0 & 0 & 0 & \bar{Q}_{54} & \bar{Q}_{55} & 0 \\ \bar{Q}_{61} & \bar{Q}_{62} & \bar{Q}_{63} & 0 & 0 & \bar{Q}_{66} \end{bmatrix} \begin{cases} \varepsilon_{x} \\ \varepsilon_{y} \\ \varepsilon_{z} \\ \gamma_{yz} \\ \gamma_{xz} \\ \gamma_{xy} \end{pmatrix}$$
 (٣1-٢)

در رابطهی فوق
$$[\overline{Q}]$$
 ماتریس ضرایب رابطهی تنش- کرنش برای محورهای (x-y) میباشد.
درایههای این ماتریس عبارتند از:

$$\bar{Q}_{11} = Q_{11}\cos^4\alpha + 2(Q_{12} + 2Q_{66})\sin^2\alpha \cos^2\alpha + Q_{22}\sin^2\alpha$$
$$\bar{Q}_{12} = (Q_{11} + Q_{22} - 4Q_{66})\sin^2\alpha \cos^2\alpha + Q_{12}(\sin^2\alpha + \cos^4\alpha)$$
$$\bar{Q}_{13} = Q_{13}\cos^2\alpha + Q_{23}\sin^2\alpha$$

$$\bar{Q}_{16} = -Q_{22} \cos \alpha \sin^3 \alpha + Q_{11} \sin \alpha \cos^3 \alpha$$
$$-(Q_{12} + 2Q_{66})(\cos^2 \alpha - \sin^2 \alpha) \cos \alpha \sin \alpha$$
$$\bar{Q}_{22} = Q_{11} \sin^4 \alpha + 2(Q_{12} + 2Q_{66}) \sin^2 \alpha \cos^2 \alpha + Q_{22} \cos^2 \alpha$$

$$\bar{Q}_{23} = Q_{13}sin^2\alpha + Q_{23}cos^2\alpha$$

$$\bar{Q}_{26} = -Q_{22} \sin \alpha \cos^3 \alpha + Q_{11} \cos \alpha \sin^3 \alpha$$
$$+ (Q_{12} + 2Q_{66})(\cos^2 \alpha - \sin^2 \alpha) \cos \alpha \sin \alpha$$
$$\bar{Q}_{33} = Q_{33}$$
$$\bar{Q}_{36} = (Q_{13} - Q_{23}) \cos \alpha \sin \alpha$$

$$\bar{Q}_{66} = (Q_{11} + Q_{22} - 2Q_{12})\sin^2\alpha \cos^2\alpha + Q_{666}(\cos^2\alpha - \sin^2\alpha)^2$$

 $\bar{Q}_{44}=Q_{44}cos^2\alpha+Q_{55}sin^2\alpha$

 $\bar{Q}_{45} = (Q_{55} - Q_{44}) \cos \alpha \sin \alpha$

$$\bar{Q}_{55} = Q_{55} \cos^2 \alpha + Q_{44} \sin^2 \alpha \tag{(TT-T)}$$

۲-۵ رفتار مواد مرکب چند لایه

مواد مرکب چند لایه در سازههای مختلف کاربرد وسیعی پیدا کردهاند. با تغییر زاویهی الیاف در هر لایه نسبت به محورهای مرجع چندلایه میتوان به مقاومت و سفتی مطلوب در جهت مورد نظر دست یافت. بنابراین خواص منتجهی یک چندلایه به مراتب میتواند از خواص هر لایه موثرتر باشد. تمام فرضیاتی که در مطالعهی یکلایه وجود داشت برای چند لایهها نیز برقرار است به علاوه فرضیات زیر اضافه می گردند:

۱– تمامی لایهها از قانون هوک پیروی میکنند.

۲- هر لایه یک مادهی ارتوتروپیک است ولی جهت الیاف میتواند از لایهای به لایهی دیگر تغییر کند. ۳- جابهجاییها و تغییر شکلها کوچک فرض میشوند.

۴- اتصال بین لایههای چند لایه کامل میباشد. به عبارت دیگر لایهها روی هم نمیلغزند و جابهجاییها و کرنشها به طور پیوسته در مرز بین لایهها تغییر میکند.

در مواد مرکب چند لایه اگر زاویهی الیاف، خواص مواد و ضخامت لایهها نسبت به سطح میانی پوسته قرینه باشد به آن، ماده مرکب متقارن می گویند و در غیر این صورت به آن ماده مرکب نامتقارن می گویند.

حال چندلایه ای را در نظر می گیریم که از تعدادی لایه با زاویه های مختلف نسبت به محورهای مرجع تشکیل شده است. مطابق شکل (۲–۵) محورهای (x-y) در صفحه ی چند لایه و محور z عمود بر صفحه ی چند لایه در نظر گرفته می شود.



شکل ۲-۵: نمایش یک چندلایه [۷]

با توجه به جدار نازک بودن پوسته برای محاسبهی نیروها و ممانهای منتجه در لایهی k ام از روابط زیر استفاده می کنیم [۵۵]: (شکل(۲-۶))

$$\begin{cases} N_{x} \\ N_{xy} \\ Q_{x} \\ M_{x} \\ M_{xy} \end{cases} = \int_{z} \begin{cases} \sigma_{x} \\ \tau_{xy} \\ \tau_{xz} \\ z\sigma_{x} \\ z\tau_{xy} \end{cases} dz \qquad , \qquad \begin{cases} N_{y} \\ N_{yx} \\ Q_{y} \\ M_{y} \\ M_{yx} \end{cases} = \int_{z} \begin{cases} \sigma_{y} \\ \tau_{yz} \\ \tau_{yz} \\ z\sigma_{y} \\ z\tau_{yx} \end{cases} dz \qquad (\Upsilon \Upsilon - \Upsilon)$$

که کمیتهای (Q_x, Q_y) و (M_{yx}, M_{xy}, M_y, N_x)، (N_{yx}, N_{xy}, N_y, N_x) به ترتیب تنشهای منتجه در صفحه، ممانهای منتجهی تنش و منتجههای نیروی برشی میباشند. در رابطهی (۲–۳۳) به دلیل تقارن تانسور تنش، M_{yx} = τ_{yx} میباشد. اما الزاماً N_{xy} با N_{yx} و همچنین M_{xy} با M_{xy} مساوی نیست. البته در پوستههای جدار نازک به دلیل اینکه از ضخامت در برابر شعاع صرفنظر میشود $N_{yx} = N_{yx}$ و ممانهای منتجه با البته با می میباشد. میبا



شکل ۲-۶: جهت مثبت نیروها و ممانهای منتجه در چندلایه [۵۵]

با تغییر مختصات عمومی (x-y-z) به سیستم مختصات استوانهای (s- θ -z) برای یک چندلایه با فرض کرنش صفحهای $(\varepsilon_z = 0)$ اگر معادلات ($-\Lambda$) و ($-\Lambda$) را در معادلات ($-\pi$) جای گذاری کنیم خواهیم داشت:

$$\begin{cases} N_{s} \\ N_{s\theta} \end{cases} = \sum_{k=1}^{N} \begin{bmatrix} \bar{Q}_{11} & \bar{Q}_{16} & \bar{Q}_{12} & \bar{Q}_{16} \\ \bar{Q}_{16} & \bar{Q}_{66} & \bar{Q}_{26} & \bar{Q}_{66} \end{bmatrix} \begin{cases} \int_{h_{k-1}}^{h_{k}} \begin{cases} \varepsilon_{s}^{0} \\ \gamma_{s}^{0} \\ \varepsilon_{\theta}^{0} \\ \gamma_{\theta}^{0} \end{cases} dz \\ + \int_{h_{k-1}}^{h_{k}} \begin{cases} k_{s} \\ \kappa_{\theta} z \\ \tau_{\theta} z \end{cases} dz \end{cases}$$
 (3.47)

$$\begin{cases} N_{\theta} \\ N_{\theta S} \end{cases} = \sum_{k=1}^{N} \begin{bmatrix} \bar{Q}_{21} & \bar{Q}_{26} & \bar{Q}_{22} & \bar{Q}_{26} \\ \bar{Q}_{16} & \bar{Q}_{66} & \bar{Q}_{26} & \bar{Q}_{66} \end{bmatrix} \begin{cases} \int_{h_{k-1}}^{h_{k}} \begin{cases} \varepsilon_{S}^{0} \\ \gamma_{S}^{0} \\ \varepsilon_{\theta}^{0} \\ \gamma_{\theta}^{0} \end{cases} dz \\ + \int_{h_{k-1}}^{h_{k}} \begin{cases} k_{S} z \\ \tau_{S} z \\ k_{\theta} \\ \tau_{\theta} \end{cases} dz \end{cases}$$
(7)

¹ Plane strain

$$\begin{cases} M_{s} \\ M_{s\theta} \end{cases} = \sum_{k=1}^{N} \begin{bmatrix} \bar{Q}_{11} & \bar{Q}_{16} & \bar{Q}_{12} & \bar{Q}_{16} \\ \bar{Q}_{16} & \bar{Q}_{66} & \bar{Q}_{26} & \bar{Q}_{66} \end{bmatrix} \begin{cases} \int_{h_{k-1}}^{h_{k}} \begin{cases} \varepsilon_{s}^{0} \\ \gamma_{\theta}^{0} \\ \gamma_{\theta}^{0} \end{cases} z dz \\ + \int_{h_{k-1}}^{h_{k}} \begin{cases} k_{s} \\ \tau_{s} \\ k_{\theta} z \\ \tau_{\theta} z \end{cases} z dz \end{cases}$$
(3.6)

$$\begin{cases} M_{\theta} \\ M_{\theta S} \end{cases} = \sum_{k=1}^{N} \begin{bmatrix} \bar{Q}_{21} & \bar{Q}_{26} & \bar{Q}_{22} & \bar{Q}_{26} \\ \bar{Q}_{16} & \bar{Q}_{66} & \bar{Q}_{26} & \bar{Q}_{66} \end{bmatrix} \begin{cases} \int_{h_{k-1}}^{h_{k}} \begin{cases} \varepsilon_{s}^{0} \\ \gamma_{s}^{0} \\ \varepsilon_{\theta}^{0} \\ \gamma_{\theta}^{0} \end{cases} z \, dz \\ + \int_{h_{k-1}}^{h_{k}} \begin{cases} k_{s} Z \\ \tau_{s} Z \\ k_{\theta} \\ \tau_{\theta} \end{pmatrix} z \, dz \end{cases}$$
($\Upsilon Y - \Upsilon$)

که N به تعداد لایههای مادهی مرکب چندلایه اشاره دارد. باید توجه داشت که کلیهی مؤلفههای کرنش موجود در روابط فوق مربوط به سطح میانی هستند و همچنین \overline{Q}_{ij} مربوط به هر لایه میباشد بنابراین کلیهی این مقادیر مستقل از z هستند. با در نظر گرفتن موارد فوق و محاسبهی انتگرالهای روابط (۲–۳۴) تا (۲–۳۷) تعاریف زیر استنتاج میشوند:

$$A_{ij} = \sum_{k=1}^{N} (\bar{Q}_{ij})_{k} (h_{k} - h_{k-1})$$

$$B_{ij} = \frac{1}{2} \sum_{k=1}^{N} (\bar{Q}_{ij})_{k} (h_{k}^{2} - h_{k-1}^{2})$$

$$D_{ij} = \frac{1}{3} \sum_{k=1}^{N} (\bar{Q}_{ij})_{k} (h_{k}^{3} - h_{k-1}^{3})$$
, $i, j = 1, 2, 6$

همچنین برای منتجههای نیروی برشی خواهیم داشت:

$$\begin{cases} Q_s \\ Q_\theta \end{cases} = k_s \begin{bmatrix} A_{55} & A_{45} \\ A_{54} & A_{44} \end{bmatrix} \begin{cases} \mu_s^0 \\ \mu_\theta^0 \end{cases}$$
 (٣٩-٢)

که

$$A_{ij} = \sum_{k=1}^{N} (\bar{Q}_{ij})_k (h_k - h_{k-1}) , \qquad i, j = 4,5 \qquad (f \cdot - f)$$

در مواد مرکب تنش برشی عرضی در سرتاسر ضخامت لایه تغییر میکند. این اختلافات میان حالت حقیقی تنش و حالت ثابت تنش، در محاسبات مربوط به منتجههای نیروی برشی با ضرب یک کمیت به نام k_s در معادلهی (۲–۳۹) اصلاح می شود که به آن ضریب تصحیح برشی می گویند. هنوز تعیین ضریب تصحیح برشی برای سازههای مرکب چندلایه مسألهای لاینحل است. این ضریب در حالت کلی به تعداد لایهها، رشتههای هر لایه، درجهی ارتوترویی و زاویهی الیاف در هر لایه وابسته است. در این رساله ($k_s = 5/6$) در نظر گرفته شده است.

با ترکیب معادلات (۲-۳۴) تا (۲-۴۰) در نهایت رابطه ی میان نیروها و ممان های منتجه با کرنش ها به شکل زیر خواهد شد:

$$\begin{cases} N_{s} \\ N_{\theta} \\ N_{s\theta} \\ N_{s\theta} \\ M_{s} \\ M_{\theta} \\ M_{s\theta} \\ Q_{s} \\ Q_{\theta} \end{cases} = \begin{bmatrix} A_{11} & A_{12} & A_{16} & B_{11} & B_{12} & B_{16} & 0 & 0 \\ A_{21} & A_{22} & A_{26} & B_{21} & B_{22} & B_{26} & 0 & 0 \\ A_{16} & A_{26} & A_{66} & B_{16} & B_{26} & B_{66} & 0 & 0 \\ B_{11} & B_{12} & B_{16} & D_{11} & D_{12} & D_{16} & 0 & 0 \\ B_{21} & B_{22} & B_{26} & D_{21} & D_{22} & D_{26} & 0 & 0 \\ B_{16} & B_{26} & B_{66} & D_{16} & D_{26} & D_{66} & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & A_{55} & A_{45} \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & A_{54} & A_{44} \end{bmatrix} \begin{pmatrix} \varepsilon_{s}^{0} \\ \varepsilon_{\theta}^{0} \\ \gamma_{s\theta}^{0} \\ k_{s} \\ k_{\theta} \\ \mu_{s}^{0} \\ \mu_{\theta}^{0} \end{pmatrix}$$

[D] ماتریسهای ارتباط دهندهی نیروها و ممانهای منتجهی با کرنشها در رابطهی (۲-۴۱) را با نشان میدهیم که به ماتریس متشکّله ٔ معروف هستند.

¹ Shear correction factor ² Constitutive matrix

روش اجزای محدود نیمه تحلیلی برای پوستهی مخروطی شکل

فصل ۳

توسعه ی سریع روش های عددی مختلف در تحلیل های مهندسی در سه دهه ی اخیر همراه با پیشرفت علوم کامپیوتر موفقیت های زیادی به همراه داشته است. با ظهور سوپر کامپیوتر ها مهندسان و محققان می توانند میلیون ها مجهول و مسائلی که به دلیل طبیعت پیچیده به صورت لاینحل مانده اند را به کمک روش های اجزای محدود با موفقیت حل کنند. گرچه هزینه ی حل مسائل به طور قابل ملاحظه ای بالا می باشد و در صورت نیاز به دقت بیشتر یا ابعاد بالاتر در تحلیل، هزینه بالاتر می رود اما هنوز مقرون به صرفه به حساب می آید. جدول ۳-۱ مقایسه ای بین روش اجزای محدود کامل و اجزای محدود نیمه تحلیلی را نشان می دهد.

جدول ۳-۱: مقایسه بین روش اجزای محدود کامل و روش اجزای محدود نیمه تحلیلی

| روش اجزای محدود نیمه تحلیلی | روش اجزای محدود کامل |
|-------------------------------------------------|-------------------------------------------------|
| در تحلیل استاتیکی، اغلب برای سازههایی با شرط | کاربرد برای هر شکل هندسی، شرایط مرزی و مواد |
| مرزی ساده و در تحلیل دینامیکی، برای سازههایی با | مختلف |
| هر نوع شرط مرزی به کار میرود و برای مسائل | |
| دارای تقارن قابل استفاده است. | |
| معمولاً تعداد کمتری معادله و ماتریس با پهنای | معمولاً تعداد زیادی معادله و ماتریس و با پهنای |
| کوچکتری دارد، خصوصاً برای مسائلی با تکیهگاه | نسبتاً بزرگ دارد که میتواند هزینهی حل معادلات و |
| ساده و در نتیجه زمان محاسبات بسیار کوتاهتر | زمان محاسبات بسيار بالا باشد. |
| خواهد شد. | |
| به دلیل کاهش در ابعاد مسأله، مقادیر و اطلاعات | کمیتها و اطلاعات ورودی حجیم هستند و امکان |
| ورودی کوچک هستند. | اشتباه زیاد است. |
| خروجیها کوچکتر هستند زیرا تنها مکانهایی که | به دلیل اینکه همهی جابهجاییهای گرهای و |
| تنشها و جابهجاییها مورد نیاز هستند را مشخص | المانهای تنش نشان داده میشوند خروجیها بسیار |
| میکند و در نتیجه فقط خروجیهای مطابق با آنها | حجیم هستند. همچنین بسیاری از المانهای |
| را میدهد. | مرتبهی پایین مقادیر صحیح تنش در گرهها را |
| | نمیدهند و باید از روشهای درونیابی و یا تنش |
| | میانگین استفاده کرد. |

در بسیاری از مسائل به دلیل شکل هندسی مشخص و شرایط مرزی ساده استفاده از روش اجزای محدود کامل امری نامعقول و غیر ضروری به نظر میرسد و روشهای دیگر میتوانند با کاهش حجم محاسبات در زمان کوتاهتر به همان نتایج برسند. به عنوان مثال برای مسائل دارای تقارن به جای استفاده از روش اجزای محدود کامل میتوان از روش اجزای محدد نیمه تحلیلی استفاده کرد.

۲-۳ روش اجزای محدود نیمه تحلیلی

انتخاب توابع درونیاب^۱ مناسب، مهم ترین قسمت کار است. بنابراین در این مرحله از تحلیل باید دقت ویژهای داشت. انتخاب اشتباه توابع درونیاب نه تنها ممکن است به طور واضح پاسخهایی دور از انتظار بدهد بلکه ممکن است نتایج برای مش بندی صورت گرفته به پاسخی اشتباه همگرا شود. در روش اجزای محدود نیمه تحلیلی دوبعدی می توان نوشت:

$$\delta = \sum_{m=1}^{r} f_m(x) Y_m(y) \tag{1-7}$$

که $f_m(x)$ چندجملهای با ثوابت نامعلوم برای m امین قسمت میباشد و $Y_m(y)$ یک سری میباشد که شرایط انتهایی را در جهت y ارضا می کند. برای اطمینان از همگرایی مسأله به نتایج صحیح، باید نکات زیر را رعایت کرد:

1- قسمت سری توابع درونیاب $(Y_m(y))$ باید شرایط انتهایی را ارضا کند. (در مسائل ارتعاشی فقط شرایط جابهجایی باید ارضا شوند.) به عنوان مثال برای یک صفحهی تحت خمش با تکیه گاه ساده تابع جرایط جابهجایی باید بتواند هم شرایط خیز (W) و هم صفر شدن انحنای نرمال $(\frac{\partial^2 W}{\partial y^2})$ را در دو انتها ارضا کند.

¹ Interpolation functions

۲- قسمت چندجملهای تابع درونیاب ($f_m(x)$) باید بتواند حالت ثابت بودن کرنش را در جهت عرضی یا صفحهی (x-y) نشان دهد. در غیر این صورت هیچ تضمینی برای همگرایی جوابها وجود ندارد. ۳- تابع درونیاب باید شرایط سازگاری را در امتداد مرز المانهای مجاور ارضا کند و این بدان معناست که مشتقات جزئی پیوسته داشته باشد. از دید تحلیل تنش میتوان گفت که تابع جابه جایی را باید به صورتی انتخاب کرد که کرنشهای موجود در فرمولهای انرژی در سطوح بین المانهای مجاور محدود باقی بمانند.

برای الاستیسیتهی صفحهای کرنشهای مورد بحث، مشتقات جزئی مرتبه اول میباشند و فقط لازم است تا جابهجاییها پیوسته باشند[۷].

۳–۲–۱ قسمت سری توابع درونیاب

همان طور که قبلاً اشاره شد قسمت سری توابع درونیاب به شرایط مرزی وابسته است. با توجه به ماهیت مسأله سریهای مختلفی ممکن است مورد استفاده قرار بگیرند که بعضی از آنها در اینجا لیست شده است.

> ۱– توابع ویژهی ارتعاشی^۱ ۲– توابع ویژهی کمانشی^۲ ۳– توابع نمایی^۳ ۴– سریهای توانی زوال یافته^۴

برای مشاهدهی بیشتر در این زمینه به مرجع [۵۶] مراجعه شود.

¹Vibration igenfunctions

² Buckling eigenfunctions

³ Exponential functions

⁴ Decaying power series

۲-۲-۳ قسمت چندجملهای توابع درونیاب

قسمت چندجملهای تابع درونیاب که به آن تابع شکل^۱ نیز می گویند چندجملهای مرتبط با کمیتهای درونیابی گرهای میباشد. در حقیقت این گونه توابع شکل برای هر گره با اعمال جابهجایی واحد در آن گره و مقدار جابهجایی صفر برای سایر گرهها به دست می آید. به عنوان مثال تابع شکل برای یک المان سه گرهای (معادله ۳–۱) را می توان به فرم زیر نوشت:

$$w = \sum_{m=1}^{r} [C_1 \quad C_2 \quad C_3] \begin{cases} \delta_1 \\ \delta_1 \\ \delta_1 \end{cases} Y_m = \sum_{m=1}^{r} [Y_m] \sum_{k=1}^{3} [C_k] \{\delta_k\}_m$$
(Y-Y)

که $\{\delta_m\}$ برداری است نشان دهنده یmمین قسمت کمیتهای جابه جایی گرهای (خیز) در گرههای ۱، ۲ و ۳ و C_1 و C_2 و C_3 به ترتیب توابع شکل مرتبط با δ_1 و δ_2 و δ_3 میباشند. طبق تابع شکل باید داشته باشیم:

$$at$$
 $x = 0$
 $[C_1 \quad C_2 \quad C_3] = [1 \quad 0 \quad 0]$
 at
 $x = \frac{b}{2}$
 $[C_1 \quad C_2 \quad C_3] = [0 \quad 1 \quad 0]$
 ($("-")$)

 at
 $x = b$
 $[C_1 \quad C_2 \quad C_3] = [0 \quad 0 \quad 1]$
 ($("-")$)

این سه رابطه نشان میدهد که توابع شکل باید چندجملهایهایی از درجهی دوم باشند. روش به دست آوردن توابع شکل در اکثر کتب اجزای محدود آمده است.

استفاده از توابع شکل به جای چندجملهایهای ساده با ضرایب نامعین دو هدف اصلی را دنبال میکند.

اول این که از فرآیند طولانی یافتن ارتباط بین ضرایب نامعین و جابهجاییهای گرهای اجتناب شود و دوم اطمینان حاصل کردن از اینکه سازگاری میان جابهجاییها در امتداد المانهای مجاور وجود دارد.

¹ Shape Function

در مورد اول کاملاً واضح است و نیازی به توضیح ندارد. مورد دوم را میتوان با توجه به این که جابهجاییها در امتداد همهی سطوح تماس المانهای مجاور منحصراً با کمیتهای جابهجایی در گره (یا گرهها) تعیین میشود بهتر توضیح داد، بدین ترتیب که با تعریف تابع شکل برای کمیتهای جابهجایی، هر گره دیگر در سطح تماس یاد شده مقدار صفر دارد[۷].

-۳ فرمول بندی روش اجزای محدود نیمه تحلیلی برای پوسته های مخروطی ناقص

در فرمول بندی جهت مدل کردن رفتار پوستهی مخروطی فرضیات زیر حاکم است:

۱-پوسته نازک

FSDT - تئورى

۳- تئوری ساده شدهی سندرز ٔ

تئوری سندرز: معادلات تئوری سندرز بر اساس ساده سازی معادلات مکانیکی پوستهها به دست میآید. این معادلات برای تغییر شکلهای محدود با کرنشها و دورانهای کوچک مناسب است و در آنها از کرنشهای برشی عرضی صرف نظر میشود[۶۱].

دستگاه مختصات (s,θ,z) برای پوستههای دورانی به صورت عمومی در شکل (۳–۱) نشان داده شده است.

¹ Simplify Sanders theory



شکل ۳-۱: نمایش سیستم مختصات برای پوستههای دورانی

با توجه به فصل دوم هندسهی پوستهی مخروطی به صورت شکل (۳-۲) خواهد شد همچنین جابهجاییهای سطح میانی با توجه به رابطهی (۲-۲) در اینجا بازنویسی شده است. $u(s, \theta, z) = u_0(s, \theta) + z\psi_s(s, \theta)$

$$v(s, \theta, z) = v_0(s, \theta) + z\psi_{\theta}(s, \theta)$$

$$w(s,\theta,z) = w_0(s,\theta) \tag{(f-T)}$$



شکل ۳-۲: نمای شماتیک پوستهی مخروطی و المان سه گرهای مربوط به آن[۵]

در روش اجزای محدود نیمه تحلیلی برای مدل کردن پوسته یمخروطی از المانهای حلقوی استفاده می کنیم. تابع چندجمله یا تابع شکل در جهت محور پوسته (مختصه ی s) و سری مثلثاتی ⁽در جهت دورانی پوسته (مختصه ی θ) در نظر رفته می شوند. یعنی فرض بر این است که میدانی جابه جایی به جهت دورانی وابسته است و بنابراین میدان جابه جایی در جهت θ با سری فوریه به شکل زیر بیان می شود:

$$\begin{cases} u_0 \\ v_0 \\ w_0 \\ \psi_s \\ \psi_\theta \end{cases} = \sum_{n=0}^{\infty} \begin{bmatrix} \cos n\theta & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & \sin n\theta & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & \cos n\theta & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & \cos n\theta & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & \sin n\theta \end{bmatrix} \begin{pmatrix} u_{0n} \\ v_{0n} \\ w_{0n} \\ \psi_{sn} \\ \psi_{\theta n} \end{pmatrix}$$
 (Δ-٣)

که n شمارهی n امین مد محیطی^۲ میباشد.

المان انتخاب شده برای پوسته، یک المان سه گرهای درجه دوم میباشد. شکل (۳–۲) پوستهی مخروطی با این نوع المان را نشان میدهد. هر گره از این المان دارای پنج درجه آزادی شامل $v_0.u_0$ ، مخروطی با این نوع المان را نشان میدهد. هر گره از این المان دارای پنج درجه آزادی شامل ψ_{θ} ، w_0 ، ψ_{θ} و ψ_s ، w_0 میباشد. در نتیجه هر المان پوسته دارای پانزده درجه آزادی خواهد بود. بنابراین بردار جابهجایی مرتبط با هر المان به صورت زیر خواهد شد:

$$\{d_e\}^T = \{u_{0i}, v_{0i}, w_{0i}, \psi_{si}, \psi_{\theta i}\}$$
, $i = 1,2,3$ (9- \mathfrak{r})

اندیس ۱، ۲ و ۳ بیانگر شمارهی گره در هر المان میباشند. با توجه به المان انتخاب شده توابع شکل مناسب را به دست می آوریم. با توجه به نوع المان تابع جابه جایی را به صورت زیر در نظر می گیریم:

$$C_i = a_1 + a_2 s + a_3 s^2$$
, $i = 1,2,3$ (Y-Y)

يا

¹ Trigonometric series

² Circumferential mode

 $C_i = [1 \ s \ s^2] \{a_1, \ a_2, \ a_3\}^T$, i = 1,2,3 (۸-۳) مطابق شکل (۳-۳) برای المانی به طول 2*l* داریم:

at s = -1 $\begin{bmatrix} C_1 & C_2 & C_3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} d_1 & 0 & 0 \end{bmatrix}$ at s = 0 $\begin{bmatrix} C_1 & C_2 & C_3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & d_2 & 0 \end{bmatrix}$ at s = 1 $\begin{bmatrix} C_1 & C_2 & C_3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 0 & d_3 \end{bmatrix}$ (9-7)

بنابراین در فرم ماتریسی خواهیم داشت:

$$\begin{cases} d_1 \\ d_2 \\ d_3 \end{cases} = [A] \begin{cases} a_1 \\ a_2 \\ a_3 \end{cases}$$
 (1.-7)

که

 $[A] = \begin{bmatrix} 1 & -l & l^2 \\ 1 & 0 & 0 \\ 1 & l & l^2 \end{bmatrix}$ (1)- \mathcal{T})



شکل ۳-۳: نمایش جابهجاییهای سه گرمای درجهی دوم[۵۸]

با معکوس کردن رابطهی (۳–۱۰) داریم: (۳–۱۲)

با جای گذاری رابطهی (۳-۱۲) در رابطهی (۳-۸) خواهیم داشت:

$$\begin{cases} a_1 \\ a_2 \\ a_3 \end{cases} = [A]^{-1} \begin{cases} d_1 \\ d_2 \\ d_3 \end{cases}$$

$$C_i = \begin{bmatrix} 1 & s & s^2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} A \end{bmatrix}^{-1} \begin{cases} d_1 \\ d_2 \\ d_3 \end{cases}$$
(17-7)

يا

$$C_i = [C]\{d\} \tag{14-7}$$

که در آن:

$$C = \begin{bmatrix} 1 & s & s^2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} A \end{bmatrix}^{-1} = \begin{bmatrix} \frac{s^2 - sl}{2l^2} & \frac{l^2 - s^2}{l^2} & \frac{s^2 + sl}{2l^2} \end{bmatrix}$$
(10-7)

$$\begin{split} u_0 &= \sum_{n=1}^r [C] u_{0i}^n \Theta_n \\ v_0 &= \sum_{n=1}^r [C] v_{0i}^n \Theta_n \\ w_0 &= \sum_{n=1}^r [C] w_{0i}^n \Theta_n \\ \psi_s &= \sum_{n=1}^r [C] \psi_{si}^n \Theta_n \\ \psi_\theta &= \sum_{n=1}^r [C] \psi_{\theta i}^n \Theta_n \\ \theta_\theta &= \sum_{n=1}^r [C] \psi_{\theta i}^n \Theta_n \\ \Theta_n &= 0 \text{ for } u_{si}^n \cdot u_{0i}^n \cdot u_$$

سری مثلثاتی مربوط به جهت محیطی میباشد که برای هر درجه آزادی با توجه به رابطهی (۳-۵) قابل توجه خواهد بود[۷].

۳-۳-۱ انرژی پتانسیل

انرژی پتانسیل یک جسم الاستیک به صورت زیر تعریف می شود:

$$\Pi = U_1^* + U_2 - W_p$$
 (۱۷–۳)
که برای مصالح الاستیک، W_p ، کار پتانسیل، U_1^* ، انرژی کرنشی واحد حجم و U_2 ، انرژی کرنشی
تنشهای اولیه ناشی از اعمال بارگذاری خارجی هستند و به صورت زیر تعریف میشود:

$$U_1^* = \frac{1}{2} \{\sigma\}^T \{\varepsilon_t\}$$
(1A-7)

$$U_2 = \frac{1}{2} \int_{\mathcal{V}} \{\varepsilon^{NL}\}^T \{\sigma^*\} d\nu \tag{19-7}$$

$$W_p = \int_{v} U^T f dv + \int_{S} U^T T ds + \sum U_i P_i$$
 (Y • - Y)

$$arepsilon_t$$
 در روابط فوق f نیروی حجمی، σ نیروی سطحی، P_i نیروی متمرکز، U بردار مکان، σ بردار تنش، $arepsilon_t$
بردار کرنش، { $arepsilon^{NL}$ } بردار کرنش غیر خطی و { σ^* } بردار تنش اولیه میباشند[۳۶].

بردار کرنش در حالت کلی برای یک جسم که در معرض حرارت، به صورت زیر تعریف می شود:

$$\{\varepsilon_m\} = \{\varepsilon\} - \{\varepsilon_0\} \tag{(Y)-W}$$

که برای پوستهها داریم:

¹ Stiffness matrix ² Thermal load vector

$$\{\varepsilon\}^T = \{\varepsilon_s^0, \ \varepsilon_\theta^0, \ \gamma_{s\theta}^0, \ k_s, \ k_\theta, \ k_{s\theta}, \ \mu_s^0, \ \mu_\theta^0\}$$
(YY-Y)

بردار کرنش {
$$\varepsilon_0$$
} مربوط به حرارت میباشد و با رابطهی زیر تعریف میشود:

$$\{\varepsilon_0\} = \begin{cases} \bar{\varepsilon}_s \\ \bar{\varepsilon}_{\theta} \\ \bar{\gamma}_{s\theta} \\ \bar{\gamma}_{\theta z} \\ \bar{\gamma}_{sz} \end{cases} = \Delta T \begin{cases} \alpha_s \\ \alpha_{\theta} \\ \alpha_{s\theta} \\ 0 \\ 0 \end{cases}$$
(۲۳-۳)

مؤلفههای بردار کرنش در رابطهی (۳–۲۲) مطابق رابطهی (۲–۱۵) میباشد و Δ*T* افزایش دما میباشد و فرض میشود افزایش دما به جهت محیطی وابسته است و بر حسب سری فوریه به صورت زیر قابل بیان میباشد:

$$\Delta T = \sum_{n=0}^{\infty} \Delta T_n \cos n\theta \qquad (\Upsilon F- \Upsilon)$$

$$\Delta s_{n=0} = \alpha_{s0} \alpha_$$

$$\alpha_{\theta} = \bar{\alpha}_{1} \sin^{2} \vartheta + \bar{\alpha}_{2} \cos^{2} \vartheta \tag{70-7}$$

$$\alpha_{s\theta} = 2(\bar{\alpha}_1 - \bar{\alpha}_2)\cos\vartheta\sin\vartheta$$

که
$$\theta$$
 زاویه ی مختصات محلی تک لایه با مختصات اصلی میباشد و \overline{a}_1 و \overline{a}_2 نیز ضرایب انبساطی حرارتی در جهتهای اصلی ۱و۲ میباشند.
میدانیم روابط تنش و کرنش با در نظر گرفتن تأثیرات حرارتی برای k امین لایه از چند لایه به صورت
زیر است:

$$\{\sigma\} = \left[\bar{Q}_{ij}\right]\{\varepsilon - \varepsilon_0\} \tag{19-7}$$

يا

$$\begin{cases} \sigma_{s} \\ \sigma_{\theta} \\ \tau_{s\theta} \\ \tau_{\theta z} \\ \tau_{sz} \end{cases} = \begin{bmatrix} \bar{Q}_{11} & \bar{Q}_{12} & \bar{Q}_{16} & 0 & 0 \\ \bar{Q}_{12} & \bar{Q}_{22} & \bar{Q}_{26} & 0 & 0 \\ \bar{Q}_{16} & \bar{Q}_{26} & \bar{Q}_{66} & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & \bar{Q}_{44} & \bar{Q}_{45} \\ 0 & 0 & 0 & \bar{Q}_{54} & \bar{Q}_{55} \end{bmatrix} \times \begin{cases} \varepsilon_{s} \\ \varepsilon_{\theta} \\ \gamma_{s\theta} \\ \gamma_{\theta z} \\ \gamma_{sz} \end{cases} - \Delta T \begin{cases} \alpha_{s} \\ \alpha_{\theta} \\ \alpha_{s\theta} \\ 0 \\ 0 \end{cases} \right\}$$
(YY-Y)

که $ar{Q}_{ij}$ مطابق رابطهی (۲-۳۲) میباشند.

ارتباط میان نیروها و ممانهای منتجه حرارتی با کرنشهای حرارتی با رابطهی (۳-۲۷) میتوان عیناً مشابه روند صورت گرفته شده در فصل دوم به دست آورد. با انجام این عملیات برای پوستهها داریم:

$$\begin{cases} N_{s}^{th} \\ N_{\theta}^{th} \\ N_{s\theta}^{th} \\ N_{s\theta}^{th} \\ M_{s\theta}^{th} \\ M_{\theta}^{th} \\ M_{\theta}^{th} \\ N_{s\theta}^{th} \\ Q_{s\theta}^{th} \\ Q_{\theta}^{th} \\ Q_{\theta}^{th} \\ Q_{\theta}^{th} \\ Q_{\theta}^{th} \\ \end{pmatrix} = \begin{bmatrix} A_{11} & A_{12} & A_{16} \\ A_{12} & A_{22} & A_{26} \\ A_{16} & A_{26} & A_{66} \\ B_{11} & B_{12} & B_{16} \\ B_{12} & B_{22} & B_{26} \\ B_{16} & B_{26} & B_{66} \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} \Delta T \begin{cases} \alpha_s \\ \alpha_{\theta} \\ \alpha_{s\theta} \end{cases}$$
 (YA-Y)

$$U_1 = \frac{1}{2} \int_{v} \{\sigma\}^T \{\varepsilon_m\} dv = \frac{1}{2} \int_{v} \left(\left[\bar{Q}_{ij} \right] \{\varepsilon - \varepsilon_0\} \right)^T (\{\varepsilon - \varepsilon_0\}) dv$$
 (Y9-Y)

رابطهی فوق را میتوان به فرم زیر نوشت:

$$U_1 = \frac{1}{2} \int_A (\{\varepsilon\}^T [D] \{\varepsilon\} - 2\{\varepsilon\}^T [\overline{D}] \{\varepsilon_0\} + \{\varepsilon_0\}^T [\overline{D}] \{\varepsilon_0\}) dA$$
(\mathcal{T} \n-\mathcal{T})

که dA سطح بینهایت کوچک المان بر روی سطح میانی پوسته است. رابطهی میان بردار کرنش و جابهجایی در حالت کلی به صورت زیر است:

$$\{\varepsilon\} = [B]\{d_e\}$$
 (۳۲-۳)
که در آن ماتریس [B] ماتریس کرنش- جابهجایی ٔ میباشد که مشتقات لازم بردار تغییر مکان المان
 $\{d_e\}$ به بردار کرنش $\{s\}$ را دارا میباشد و پیوست آورده شده است. با جای گذاری رابطهی (۳-۳۳) در
معادلهی (۳۱-۳) داریم:

$$U_{1} = \frac{1}{2} \int_{A} (\{d_{e}\}^{T}[B]^{T}[D][B]\{d_{e}\} - 2\{d_{e}\}^{T}[B]^{T}[\overline{D}]\{\varepsilon_{0}\} + \{\varepsilon_{0}\}^{T}[\overline{D}]\{\varepsilon_{0}\}) dA$$
(""-")

با جای گذاری rdsdθ به جای dA داریم:

$$[K_e] = \int_A [B]^T [D] [B] r ds d\theta \tag{(\%-\%)}$$

$$\{F_e^{th}\} = \int_A [B]^T [\overline{D}] \{\varepsilon_0\} r ds d\theta \tag{7.6}$$

رابطهی (۳-۳۳) به فرم زیر خواهد شد:

$$U_{1} = \frac{1}{2} (\{d_{e}\}^{T} [K_{e}] \{d_{e}\} - 2\{d_{e}\}^{T} \{F_{e}^{th}\} + \int_{A} \{\varepsilon_{0}\}^{T} [\overline{D}] \{\varepsilon_{0}\} dA)$$
(٣۶-٣)

¹ Strain-displacement matrix

که
$$[K_e]$$
 ماتریس سفتی المان منطبق با n مین مد محیطی، $\{F_e^{th}\}$ بردار نیروی حرارتی و $[B]$
ماتریس کرنش-جابهجایی پوسته در دمای بدون تنش T_0 میباشد.

با توجه به خواص تعامد، ماتریس سفتی برای هر مد محیطی n به صورت مجزا خواهد شد یعنی برای هر شمارهی مد محیطی، تنها یک جمله از سری فوریه باقی خواهد ماند و سایر جملات سری صفر می شود.

با این توضیحات می توان ماتریس سفتی یک المان را محاسبه کرد و با اعمال شرایط مرزی و مونتاژ کردن ماتریس سفتی المان برای کل پوسته، ماتریس سفتی کل را به دست آورد[۵۶].

۳–۳–۱–۲ محاسبهی ماتریس سفتی هندسی و بردار بار مکانیکی المان کار محاسبه شده در رابطهی (۳–۲۰) در غیاب نیروهای سطحی و حجمی و با وجود نیروهای متمرکز که در این بحث نیروی مکانیکی میباشد به شکل زیر خواهد شد:

$$W_p = \sum U_i P_i = \{F_e^m\}\{d\}$$
 (۳۷-۳)
که $\{F_e^m\}$ بردار نیروی مکانیکی است و با توجه به نوع بارگذاری و المان انتخاب شده به صورت زیر
بیان میشود:

 $\{F_e^m\}^T = \{\lambda, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, 0, -\lambda, 0, 0, 0, 0\}$ (۳۸-۳) که λ بار مکانیکی وارد بر لبهی پوسته است. با صرف نظر از انرژی کرنشی ناشی از تنش های برشی عرضی اولیه، انرژی کرنشی ناشی از تنش های

به وجود آمده بر حسب مؤلفههای تنش-کرنش به صورت زیر قابل بیان است[۳۶]:

¹ Geometric stiffness matrix

$$U_{2} = \int_{v} \left\{ \left(\varepsilon_{s}^{NL} \right) \sigma_{s}^{*} + \left(\varepsilon_{\theta}^{NL} \right) \sigma_{\theta}^{*} + \left(\varepsilon_{s\theta}^{NL} \right) \tau_{s\theta}^{*} \right\} dv$$
(٣٩-٣)

در رابطهی (۳۹–۳۹) σ_s^* ، σ_s^* و σ_s^* تنشهای اولیه ناشی از اعمال بار است و مطابق آنها عبارات کرنشهای غیر خطی برای پوستههای مخروطی به صورت کامل بر مبنای تئوری غیر خطی الاستیسیته به شکل زیر قابل بیان هستند[۱۹]:

$$\begin{split} \varepsilon_{s}^{NL} &= \frac{1}{2} \left(\left(\frac{\partial u}{\partial s} \right)^{2} + \left(\frac{\partial v}{\partial s} \right)^{2} + \left(\frac{\partial w}{\partial s} \right)^{2} \right) = \frac{1}{2} \left(e_{11}^{2} + e_{21}^{2} + e_{31}^{2} \right) \\ \varepsilon_{\theta}^{NL} &= \frac{1}{2} \left(\frac{1}{r(1+z/R)} \right)^{2} \left(\left(\frac{\partial v}{\partial \theta} + w \right)^{2} + \left(\frac{\partial u}{\partial \theta} \right)^{2} + \left(\frac{\partial w}{\partial \theta} - v \right)^{2} \right) \\ &= \frac{1}{2} \left(e_{22}^{2} + e_{12}^{2} + e_{32}^{2} \right) \\ \gamma_{s\theta}^{NL} &= \left(\frac{1}{r(1+z/R)} \right) \left(\left(\frac{\partial u}{\partial s} \frac{\partial u}{\partial \theta} \right) + \left(\frac{\partial v}{\partial s} \right) \left(\frac{\partial v}{\partial \theta} + w \right) + \left(\frac{\partial w}{\partial s} \right) \left(\frac{\partial w}{\partial \theta} - v \right) \right) \\ &= \left(e_{11}e_{12} + e_{22}e_{21} + e_{31}e_{32} \right) \end{split}$$

$$e_{11} = \left(\frac{\partial u_0}{\partial s} + z\frac{\partial \psi_s}{\partial s}\right) = \beta_3 + z\gamma_3$$

$$e_{21} = \left(\frac{\partial v_0}{\partial s} + z \frac{\partial \psi_\theta}{\partial s}\right) = \beta_2 + z\gamma_2$$

$$e_{31} = \frac{\partial w_0}{\partial s} = \beta_1 + z\gamma_1$$

$$e_{22} = \frac{1}{s\sin\beta} \left[(u_0\sin\beta + \frac{\partial v_0}{\partial\theta} + w\sin\beta) + z\left(\psi_s\sin\beta + \frac{\partial \psi_\theta}{\partial\theta}\right) \right]$$

$$= \frac{1}{s\sin\beta} (\beta_5 + z\gamma_5)$$

$$e_{12} = \frac{1}{s\sin\beta} \left[\left(\frac{\partial u_0}{\partial \theta} - v_0 \sin\beta \right) + z \left(\frac{\partial \psi_s}{\partial \theta} - \psi_\theta \sin\beta \right)$$

$$= \frac{1}{s\sin\beta} (\beta_6 + z\gamma_6)$$

$$e_{32} = \frac{1}{s\sin\beta} \left[\left(\frac{\partial w_0}{\partial \theta} - v_0 \cos\beta \right) + z (-\psi_\theta \cos\beta) \right] = \frac{1}{s\sin\beta} (\beta_4 + \gamma_4)$$
(*1-*)

$$\varepsilon_{S}^{NL} = \frac{1}{2} e_{31}^{2}$$

$$\varepsilon_{\theta}^{NL} = \frac{1}{2} e_{32}^{2}$$
(FT-T)

 $\gamma^{NL}_{s\theta}=e_{31}e_{32}$

ماتریس تنشهای اولیه در رابطهی (۳-۳۹) را به شکل زیر نشان میدهیم:

$$[\sigma^*] = [Z]^T[S][Z] \tag{47-7}$$

$$U_{2} = \frac{1}{2} \int_{v} \{\varepsilon^{NL}\}^{T} [Z]^{T} [S] [Z] \{\varepsilon^{NL}\} r ds d\theta dz$$

$$(\$ \$^{-} \$)$$

بردار
$$\{\varepsilon^{NL}\}$$
، بردار کرنش های غیر خطی میباشد و به صورت زیر قابل تعریف است: $\{\varepsilon^{NL}\}^T = \{\beta_1, \beta_4, \gamma_1, \gamma_4,\}$

مشابه رابطهی (۳-۳۲) برای بردار کرنشهای غیر خطی داریم:

$$\{\varepsilon^{NL}\} = [B_{NL}]\{d_e\}$$
 (۴۶-۳)
که بردار $\{d_e\}$ مشابه قبل بردار تغییر مکان است.
با استفاده از رابطهی (۳-۴) در رابطهی (۴۴–۳) داریم:
 $U_2 = \frac{1}{2}\{d_e\}^T [K_{Ge}]\{d_e\}$ (۴۷-۴)

ماتریس $[B_{NL}]$ مشابه ماتریس [B] بر حسب توابع شکل و مشتقات آن میباشد که در پیوست آمده است.

ماتریس [K_{Ge}] ماتریس سفتی هندسی المان میباشد و به صورت زیر تعریف میشود:

$$[K_{Ge}] = \int_{v} [B_{NL}]^{T} [Z]^{T} [S] [Z] [B_{NL}] r ds d\theta dz$$
(*\Lambda-\mathcal{V})

با تعريف:

$$[N] = \int_{Z} [\sigma^*] \, dz \tag{P9-T}$$

رابطهی (۳–۴۸) به فرم زیر خواهد شد:

$$[K_{Ge}] = \iint [B_{NL}]^T [N] [B_{NL}] r ds d\theta$$
(۵۰–۳)

$$\{N_s, N_{\theta}, N_{s\theta}, M_s, M_{\theta}, M_{s\theta}, Q_s, Q_{\theta}\}^T = [D][B]\{d\} - [\overline{D}]\{\varepsilon_0\} \qquad (\Delta 1 - \Im)$$

۳-۳-۲ اعمال اصل حداقل انرژی پتانسیل

حال میتوان رابطهی انرژی پتانسیل را که تحت بارگذاری حرارتی و مکانیکی است را به فرم زیر بیان نمود:

$$\Pi = U_1 + U_2 - W_p = \frac{1}{2} \{d_e\}^T [K_e] \{d_e\} + \frac{1}{2} \{d_e\}^T [K_{Ge}] \{d_e\} - \{d_e\}^T \{F_e\}$$
 ($\Delta \Upsilon - \Upsilon$)

که در این رابطه $\{F_e\}$ مجموع بار حرارتی و مکانیکی است. طبق قضیهی انرژی پتانسیل حداقل، برای یک سیستم از میان تمام میدانهای تغییر مکانی از نقطه نظر هندسی قابل قبول هستند، آن میدان تغییر مکانی شرایط تعادل را ارضا می کند که انرژی پتانسیل کل را اکسترمم کند و اگر شرایط حداقل بر قرار باشد تعادل پایدار خواهد بود. بر این اساس با مینیمم سازی Π نسبت به بردار جابهجایی $\{d_e\}$ معادلهی استادارد مربوط به اجزای محدود به صورت زیر به دست میآید:

$$[K_e]\{d_e\} + [K_{Ge}]\{d_e\} = \{F_e\}$$
 ($\Delta V - V$)

بعد از مونتاژ ماتریس سفتی، ماتریس سفتی هندسی و بردار نیرو برای کل پوسته در تحلیل خطی استاتیکی معادله به فرم زیر خواهد شد:

$$[K]\{d\} = \{F\}$$
 ($\Delta F - F$)

حال با حل معادلهی (۳–۵۴) برای به دست آوردن بردار تغییر مکان $\{d\}$ ، جایگذاری آن در معادلات (۵۱–۳) و در نتیجه محاسبهی ماتریس [N] از رابطهی (۳–۴۹)، میتوان ماتریس سفتی هندسی، $[K_G]$ ، را محاسبه کرد $[\pi 8]$.

$$|[K] + \Delta T[K_G^*]_{th}|\{d\} = 0$$
 کمانش حرارتی
 $|[K] + \lambda [K_G^*]_{mech}|\{d\} = 0$ (۵۵–۳)

که ماترسی $[K_G^*]_{mech}$ ماتریس سفتی هندسی کل بر اثر افزایش دمای واحد و $[K_G^*]_{mech}$ ماتریس سفتی هندسی کل بر اثر اعمال بار مکانیکی واحد میباشد.

۳-۳-۳ کمانش ترمومکانیکی پوستهی مخروطی

در تحلیل کمانش ترمومکانیکی فرض بر این است که بر روی پوسته بارگذاری اولیه وجود دارد. این بارگذاری اولیه میتواند بار مکانیکی در اثر بارهای اعمال شده بر پوسته و یا بار حرارتی در اثر افزایش دما باشد. در این صورت برای حالت اول هدف یافتن دمای کمانش و برای حالت دوم هدف یافتن بار کمانش است.

برای یک پوسته تحت بارگذاری مکانیکی در لبهها با مقدار معلوم میتوان دمای کمانش ترمومکانیکی را به دست آورد. بدین منظور از رابطهی (۳–۵۳) برای یافتن جابهجاییهای پیش کمانش^۱ استفاده میشود.

در بارگذاری ترمومکانیکی بردار جابهجایی {d} شامل دو قسمت است. قسمت اول ناشی از بارگذاری حرارتی در اثر افزایش دما واحد بوده و به صورت زیر قابل بیان است:

$$\{d_{th}\} = [K]^{-1}\{F_{th}\} \tag{$\Delta \mathcal{P}-\mathbf{v}$}$$

قسمت دوم بردار جابهجایی ناشی از بارگذاری مکانیکی در لبهی پوسته است و به صورت زیر قابل بیان است:

$$\{d_{mech}\} = [K]^{-1}\lambda\{F_{mech}^0\}$$
 ($\Delta V - V$)

¹ Pre-buckling displacements

که
$$\{P_{mech}^{0}\}$$
. بارگذاری مکانیکی اولیه واحد است. از آنجا که معادلات پیش کمانش حاکم خطی
میباشد با اعمال اصل برهمنهی^۱ داریم:
(۵۸-۳)
(۵۸-۳)
(۵۸-۳)
پس از محاسبهی بردار جابهجاییهای پیش کمانش میتوان دمای بحرانی کمانش را به صورت زیر به
(۲۹-۹۵)
(۵۹-۳)
(۵۹-۳)
(۵۹-۳)
(۹۹-۳)
(۲۰-۳)
(۹۹-۳)
(۲۰-۳)
(۹۹-۳)
(۲۰-۳)
(۹۹-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(۲۰-۳)
(

¹ Superposition

۳-۳-۴ محاسبهی ماتریس جرم

انرژی جنبشی یک پوسته ی پیوسته به صورت زیر قابل بیان است[۵].

$$KE = \frac{\rho}{2} \int_{v} (\dot{u}^2 + \dot{v}^2 + \dot{w}^2) dv$$
(۶۳-۳)
با جایگذار رابطهی (۳-۴) در رابطهی (۳-۳) انرژی جنبشی پوسته به شکل زیر خواهد بود:

$$(I_1, I_2, I_3) = \sum_{k=1}^N \int \rho^{(k)} (1, z, z^2) dz$$
(۶۵-۳)

که *N*، شمارهی لایهی چند لایه است.

$$\{d_e\} = [C]\{d_e^i\} \tag{69-T}$$

که [C] ماتریس توابع شکل[۱۲]، $\{d^i_e\}$ بردار جابهجایی گرهای و $\{d\}$ بردار جابهجایی کل المان است. رابطهی (۳–۶۵) را در فرم ماتریسی به شکل زیر میتوان نوشت[۵]:

$$KE = \frac{1}{2} \int_{A} \{\dot{d}_e\}^T [I] \{\dot{d}_e\} r ds d\theta \tag{$\mathcal{FV-T}$}$$

$$\sum [I] \text{ alr ($\mathcal{FV-T}$)}$$

$$\sum [I] \text{ alr ($\mathcal{FV-T}$)} \text{ and ($\mathcal{FV-T}$)}}$$

$$\sum [I] \text{ alr ($\mathcal{FV-T}$)} \text{ and ($\mathcal{FV-T}$)} \text{ and ($\mathcal{FV-T}$)}}$$

$$KE = \frac{1}{2} \{\dot{d}_e\}^T [M] \{\dot{d}_e\} \tag{$\mathcal{FV-T}$}$$

که در آن:
(۳۹-۳)
$$(E^{-m})$$
 (E^{-m}) ماترسی جرم است.
با داشتن ماتریس جرم و ماتریس سفتی کل پوسته که شرایط مرزی مسأله نیز در آن لحاظ شده
است، میتوان فرکانس طبیعی پوسته را با حل مسئلهی مقدار ویژه به صورت زیر به دست آورد.

$$|[K] - \omega^2[M]|\{d\} = \{0\}$$
 (Y--\mathcal{V})

فصل ۴ نتايج
بعد از تکمیل فرمول بندی مسأله و نوشتن کدهای مربوطه توسط نرم افزار متلب ، در این فصل به بررسی نتایج حاصل از تحلیل پوستهی مخروطی مرکب جدار نازک پرداخته شده است. لازم به توضیح است که یکی از مزیتهای کد نوشته شده Run time بسیار مناسب آن است. با توجه به این که انتگرال گیری در کد نویسی با نرم افزار متلب، یکی از فرایندهای زمانبر محسوب می شود، در کد حاضر برای محاسبهی تمامی انتگرال گیریها، از روش عددی گاوس استفاده شده است. بنابراین کد نوشته شده زمانی برای محاسبهی انتگرال ها صرف نمی کند. از دیگر مزیتهای کد نوشته شده، همگرایی مناسب آن است که با تعداد المان کم همگرا می شود.

در جدول (۴–۱) خواص مکانیکی دو ماده آمده است و تمام نتایج بر مبنای مادهی اول انجام شده مگر در نمودارهایی که خواص دو ماده مورد مقایسه قرار گرفته است. مادهی در نظر گرفته شده در پژوهش حاضر یک مادهی مرکب چهار لایه با زاویهی الیاف (°۴۰/°۴۵–/°۴۵) است. همچنین در تحلیل کمانش حرارتی دمای محیط ۲۰ درجهی سانتیگراد فرض شده است. لازم به ذکر است در بیان شرایط مرزی، نماد سمت چپ مربوط به سر کوچک پوستهی مخروطی و نماد سمت راست مربوط به سر بزرگ پوستهی مخروطی است.

| ماده ۲ | ماده ۱ | خاصيت | |
|------------------------------|--------------------------------|----------------------------------------------------------------|--|
| ۱۷۲/۲۵ Gpa | ۱۸۱ Gpa | مدول الاستیسیته در جهت ۱ (E ₁) | |
| ۶/۸۹ Gpa | ۱۰/۳۴ Gpa | مدول الاستیسیته در جهات ۲و۳ (E ₂ , E ₃) | |
| ٣/۴۴ Gpa | v/r Gpa | مدول برشی (G) | |
| • /٣ | •/۲٨ | نسبت پواسون (۷) | |
| $harrkg/m^r$ | 1 TAT/TT kg/m^r | چگالی (ρ) | |
| ۶/۳× ۱۰ ^{-۱} (۱/°C) | ۱۱/۳۴× ۱۰ ^{-۱} (۱/°C) | ضریب انبساط حرارتی در جهت ۱ (۵ ₁) | |
| ۱۸/۹× ۱۰ (۱/°C) | ۳۶/۹× ۱۰ ^{-۱} (۱/°C) | ضریب انبساط حرارتی در جهت ۲ (a ₂) | |

جدول ۴-۱: خواص مکانیکی مواد [۱۹و ۲۰]

۲-۴ تحلیل ارتعاش آزاد پوستههای مخروطی مرکب ناقص

با داشتن ماتریس سفتی کل و ماتریس جرم کل و با استفاده از رابطهی (۳-۷۰) میتوان فرکانس طبیعی را به دست آورد. در جدول (۴-۲) جزئیات هندسی که در تحلیل ارتعاش آزاد در نظر گرفته شده آورده شده است. که **C**، بیانگر شرط مرزی گیردار است.

همچنین فرکانس طبیعی با رابطهی $\Omega = \omega_0 R_2 \sqrt{\frac{\rho(1-v^2)}{E_1}}$ که ω_0 فرکانس طبیعی، فرکانس طبیعی، $\Omega = \omega_0 R_2 \sqrt{\frac{\rho(1-v^2)}{E_1}}$ مدول الاستیسیته در جهت یک طبیعی، R_2 شعاع بزرگ مخروط، ρ چگالی، v نسبت پواسون و E_1 مدول الاستیسیته در جهت یک میباشد.

| شرایط مرزی | $(\frac{L}{R_1})$ نسبت طول به شعاع (| ضخامت h (<i>m</i>) | شعاع کوچک (<i>m</i>) (<i>m</i> |
|------------|--------------------------------------|----------------------|-----------------------------------|
| C-C | $1/\Delta$ | • / • • ٣ | • /٣ |

جدول ۴-۲: جزئیات هندسی پوسته ی مخروطی مرکب

شکل (۴–۱) همگرایی نمودار ارتعاش آزاد بیبعد شده بر حسب مدهای محیطی برای تعداد المانهای مختلف را نشان میدهد. با توجه به شکل کد مربوطه از همگرایی خوبی برخوردار است. همچنین با توجه به شکل مشاهده میشود کمترین مقدار فرکانس طبیعی که فرکانس پایه نامیده میشود در تعداد المانهای مختلف در مد محیطی هفتم(۳=۳) اتفاق میافتد. در ادامه به دلیل این که کار انجام شده دقت مطلوبی داشته باشد در تحلیل ارتعاش آزاد از تعداد المان ۲۰ استفاده میشود.



شکل ۴-۱: بررسی همگرایی نمودار فرکانس بر حسب مد محیطی

شکل (۴-۲) مقایسهای بین نتایج به دست آمده در مطالعه یحاضر و آری و همکارانش [۱] را نشان میدهد. در این شکل پوسته یمخروطی با نیمزاویه راس مخروط ۴۵ درجه، $\gamma' = v$ ، میدهد. در این شکل مشاهده مخروطی با نیمزاویه راس مخروط ۴۵ درجه، مراح - $v = \frac{L}{R_2 s \sin \beta}$ و ۲/۷۵ $\frac{h}{R_2} = \frac{1}{R_2 s \sin \beta}$ در نظر گرفته شده است. با توجه به شکل مشاهده می شود نتیجه یحاصل از مطالعه یحاضر مطابقت خوبی با مرجع [۱] دارد.



شکل ۴-۲: مقایسهی نتیجهی حاصل از مطالعهی حاضر و نتیجهی به دست آمده توسط آری و همکارانش[۱]

شکل (۴–۳) تأثیر زاویهی رأس مخروط بر فرکانس طبیعی برای ضخامتهای مختلف را نشان میدهد. با توجه به شکل می توان نتیجه گرفت که با افزایش ضخامت، به دلیل اینکه سفتی پوسته افزایش می یابد فرکانس طبیعی آن نیز افزایش می یابد. همچنین با افزایش نیمزاویه ی رأس مخروط ابتدا تا زاویه ی۰۴ درجه فرکانس طبیعی پوسته افزایش می یابد و سپس روندی نزولی را طی می کند.



شکل ۴-۳: تأثیر نیمزاویه ی رأس مخروط و ضخامت بر فرکانس طبیعی پوسته ی مخروطی

شکل (۴–۴) تأثیر زاویهی رأس مخروط بر فرکانس طبیعی ماده ۱ و ماده ۲ را نشان میدهد. از آنجایی که تغییر در جنس ماده، باعث تفاوت در خواص مکانیکی پوسته میشود در نتیجه فرکانس طبیعی آن نیز تغییر میکند. همچنین با توجه به شکل مشاهده میشود که اثر جنس ماده بر رفتار ارتعاشی پوستهی مخروطی، وابسته به شکل هندسی سازه میباشد و هرچه هندسهی پوسته به ورق نزدیکتر شود اثر جنس بر میزان فرکانس طبیعی کمتر میشود.



شکل ۴-۴: تأثیر نیمزاویهی رأس مخروط و جنس ماده بر فرکانس طبیعی پوستهی مخروطی

شکل (۴–۵) تأثیر زاویهی رأس مخروط بر فرکانس طبیعی پوستهی مخروطی با طولهای مختلف را نشان میدهد. با توجه به شکل میتوان نتیجه گرفت که با افزایش طول، به دلیل اینکه سفتی پوسته کاهش مییابد فرکانس طبیعی آن نیز کمتر میشود. همچنین با افزایش نیمزاویهی رأس مخروط ابتدا ارتعاش آزاد پوسته افزایش مییابد و سپس روندی نزولی را طی میکند.



شکل ۴-۵: تأثیر نیمزاویهی رأس مخروط و نسبت طول به شعاع بر فرکانس طبیعی پوستهی مخروطی

شکل (۴–۶) تأثیر شرایط مرزی بر فرکانس طبیعی پوستهی مخروطی با نیمزاویهی رأس ۴۵ درجه را نشان میدهد. که C، بیانگر شرط مرزی گیردار، S، بیانگر شرط مرزی سادهای است که u در آن باز است و همچنین درشرط مرزی S2، u و ψ_s باز میباشد و در شرط مرزی S1، فقط ψ_s باز است. با توجه به شکل مشاهده میشود هر چه آزادی لبههای پوستهی مخروطی بیشتر باشد فرکانس طبیعی آن کمتر میشود.



شکل ۴-۶: تأثیر شرایط مرزی بر فرکانس طبیعی پوستهی مخروطی

شکل (۴–۷) تأثیر چینش زاویهی الیاف بر فرکانس طبیعی پوستهی مخروطی مرکب ناقص با نیمزاویهی رأس ۴۵ درجه را نشان میدهد. با توجه به شکل مشاهده میشود مد کمترین مقدار فرکانس طبیعی که فرکانس پایه نامیده میشود در پوستهها با چینش الیاف مختلف تغییر نمیکند و در مد محیطی هفتم (۳=۳) اتفاق میافتد.



شکل ۴-۲: تأثیر چینش زاویهی الیاف بر فرکانس طبیعی پوستهی مخروطی

شکل (۴–۸) تأثیر زاویهی الیاف بر فرکانس طبیعی پوستهی مخروطی ناقص تکلایه با نیمزاویهی رأس ۴۵ درجه را نشان میدهد. با توجه به شکل میتوان نتیجه گرفت با افزایش زاویهی الیاف، ابتدا فرکانس طبیعی پوسته افزایش مییابد و سپس روندی نزولی را طی میکند. همچنین مشاهده میشود پوستهی مخروطی با زاویهی الیاف ۴۰ درجه بیشترین فرکانس طبیعی را دارد.



شکل ۴-۸: تأثير زاويهي الياف بر ارتعاش آزاد پوستهي مخروطي تکلايه

شکل (۴–۹) تأثیر تعداد لایه بر ارتعاش آزاد پوستهی مخروطی ناقص مرکب با چینش _«(90/45) را نشان میدهد. با توجه به شکل مشاهده میشود با افزایش تعداد لایهی پوستهی مخروطی، به دلیل اینکه سفتی پوستهی مخروطی افزایش مییابد فرکانس طبیعی آن نیز بیشتر میشود. همچنین با توجه به شکل مشاهده میشود مد کمترین مقدار فرکانس طبیعی که فرکانس پایه نامیده میشود با افزایش تعداد لایهی پوستهی مخروطی تغییر نمیکند و در مد محیطی هفتم (۳=۳) اتفاق میافتد.



شکل ۴-۹: تأثیر تعداد لایه بر ارتعاش آزاد پوستهی مخروطی

۴-۳ تحلیل کمانش حرارتی پوستههای مخروطی مرکب ناقص

با داشتن ماتریس سفتی کل و ماتریس سفتی هندسی کل و با کمک بخش اول معادلهی (۳–۵۵) میتوان دمای بحرانی کمانش حرارتی پوستهی مخروطی را به دست آورد. در تحلیل کمانش حرارتی پوستهی مخروطی ناقص از مشخصات هندسی جدول (۴–۲) استفاده شده است با این تفاوت که شرط مرزی 51-22 بر لبههای پوسته اعمال شده است که درشرط مرزی 22u و ψ_s باز میباشد و در شرط مرزی 51. فقط v_s باز است. همچنین دمای بحرانی با رابطهی $\Delta T_{cr} \times 10^3 \times 51$ بی بعد شده است[۲۰] که ΔT_{cr} تغییرات دما است که منجر به کمانش می شود و α_2 ضریب انبساط حرارتی در جهت اصلی دو می باشد. شکل (۴–۱۰) همگرایی نمودار دمای بحرانی کمانش بر حسب مد محیطی را برای تعداد المانهای مختلف نشان می دهد. با توجه به شکل مشاهده می شود کد مربوطه از همگرایی خوبی برخوردار است. در ادامه برای این که دقت کار انجام شده در حد مطلوبی باشد در تحلیل دمای بحرانی کمانش از تعداد المان ۲۵ استفاده می شود.



شکل ۴-۱۰: بررسی همگرایی دمای بحرانی کمانش بر حسب مد محیطی

جدول (۴–۳) مقایسهای بین نتایج به دست آمده در مطالعه یحاضر و نتایج پاتل و همکارانش [۳۴] را نشان می دهد. دمای بحرانی با رابطه ی $\Delta T_{cr} = \alpha_1 \times 10^2 \times \Delta T_{cr}$ بی بعد شده است و شرایط مرزی دوسر گیردار است. همچنین پوسته یمخروطی مرکب با زاویه الیاف (0/90)، ۰۰۰ = $\frac{R_1}{h}$ و $I = \frac{L}{R_1}$ در نظر گرفته شده است. با توجه به جدول مشاهده می شود نتایج حاصل از کار حاضر اختلاف اندکی با نتایج بررسی پاتل و همکارانش[۳۴] در تحلیل کمانش حرارتی دارد و این بدان معناست که دقت تحلیل انجام شده دارای اعتبار مطلوبی است.

| نیمزاویهی رأس | پاتل و همکارانش[۳۴] | کار حاضر | خطا |
|---------------|---------------------|----------------------|-------------------|
| • 0 | •/1•٣۴ | •/١•١٨ | ·/. •/۴ |
| ۱۵° | •/• | •/• \ ٩١٧ | ۲. •/۱۴ |
| ۳۰° | •/•४९१۶ | •/•٧۴۵٨ | '/. • <i>\</i> \$ |
| ۴۵° | •/•۵۹۵١ | •/• & 9VV | °/. ∙/∆ |
| ۶.° | •/• ۴۴ | •/• ۴۳۸ | `/. ►/٣ |
| | | | |

جدول ۴-۳: مقایسه ی دمای بحرانی کمانش بی بعد شده

شکل (۴–۱۱) تأثیر افزایش زاویهی رأس مخروط بر کمانش حرارتی با ضخامتهای متفاوت را نشان میدهد. با توجه به شکل مشاهده میشود در اثر افزایش زاویهی رأس پوستهی مخروطی با ضخامتهای مختلف، دمای بحرانی کمانش کاهش مییابد. همچنین با توجه به شکل میتوان مشاهده کرد با افزایش ضخامت پوسته، به دلیل اینکه سفتی پوستهی مخروطی بیشتر میشود، مقاومت آن در برابر کمانش حرارتی افزایش مییابد.



شکل ۴-۱۱: بررسی تأثیر نیمزاویهی رأس مخروط و ضخامت بر دمای بحرانی کمانش پوستهی مخروطی

شکل (۴–۱۲) تأثیر افزایش زاویهی رأس مخروط بر دمای بحرانی کمانش ماده ۱ و ماده ۲ را نشان می می می ماده ۲ را نشان ماده می دهد. با توجه به اینکه ماده ۱ ضرایب انبساط حرارتی بالاتری دارد مشاهده می شود که این ماده

مقاومت کمتری در برابر کمانش حرارتی دارد. همچنین با توجه به شکل میتوان نتیجه گرفت با افزایش زاویهی رأس مخروط تاثیر جنس ماده بر کمانش حرارتی کمتر می شود.



شکل ۴-۱۲: بررسی تأثیر نیمزاویهی رأس مخروط و جنس ماده بر دمای بحرانی کمانش پوستهی مخروطی

شکل (۴–۱۳) تأثیر زاویهی رأس مخروط بر دمای بحرانی کمانش پوستهی مخروطی با طولهای مختلف را نشان میدهد. با توجه به شکل مشاهده میشود با افزایش طول پوسته، دمای بحرانی کمانش کاهش مییابد. همچنین با افزایش طول پوسته دمای بحرانی کمانش، برای زوایای متفاوت مخروط به هم نزدیکتر میشود. با توجه به سه شکل اخیر میتوان نتیجه گرفت با افزایش نیمزاویهی رأس مخروط مقاومت به کمانش

حرارتی کاهش مییابد یعنی پوستهی مخروطی که به استوانه نزدیکتر است مقاومت بیشتری در برابر کمانش دارد و هرچه پوسته به ورق نزدیکتر میشود مقاومت آن در برابر کمانش حرارتی کمتر میشود.



شکل ۴-۱۳: بررسی تأثیر نیمزاویهی رأس مخروط و نسبت طول به شعاع بر دمای بحرانی کمانش پوستهی مخروطی

شکل (۴–۱۴) تأثیر شرط مرزی دوسر ساده بر دمای بحرانی کمانش پوستهی مخروطی را نشان میدهد. همان طور که در شکل مشاهده میشود اگر در بارگذاری حرارتی شرط مرزی S₂ به لبه شعاع بزرگ پوستهی مخروطی اعمال شود مقاومت پوسته در برابر کمانش حرارتی به شدت بیشتر میشود و دمای بالاتری برای وقوع کمانش حرارتی مورد نیاز است.



شکل ۴-۱۴: تأثیر شرایط مرزی بر دمای بحرانی کمانش پوستهی مخروطی

شکل (۴–۱۵) تأثیر چینش زاویهی الیاف بر کمانش حرارتی پوستهی مخروطی مرکب ناقص با نیمزاویهی رأس ۴۵ درجه را نشان میدهد. با توجه به شکل مشاهده میشود کمترین مقدار دمای کمانش حرارتی که دمای بحرانی کمانش نامیده میشود در پوستهها با چینش الیاف مختلف در مدهای محیطی متفاوت اتفاق میافتد.



شکل ۴-۱۵: تأثیر چینش زاویهی الیاف بر کمانش حرارتی پوستهی مخروطی

شکل (۴–۱۶) تأثیر زاویهی الیاف بر کمانش حرارتی پوستهی مخروطی ناقص تکلایه با نیمزاویهی رأس ۴۵ درجه را نشان میدهد. با توجه به شکل میتوان نتیجه گرفت با افزایش زاویهی الیاف، ابتدا دمای بحرانی کمانش پوسته افزایش مییابد و سپس روندی نزولی را طی میکند. همچنین مشاهده می شود پوسته ی مخروطی با زاویه یالیاف ۴۷ درجه بیشترین مقاومت را در برابر کمانش حرارتی دارد.



شکل ۴-۱۶: تأثیر زاویهی الیاف بر کمانش حرارتی پوستهی مخروطی تک لایه

شکل (۴–۱۷) تأثیر تعداد لایه بر کمانش حرارتی پوستهی مخروطی ناقص مرکب با چینش _s(90/45) را نشان میدهد. با توجه به شکل مشاهده میشود با افزایش تعداد لایهی پوستهی مخروطی، به دلیل اینکه سفتی پوستهی مخروطی افزایش مییابد دمای بحرانی کمانش آن نیز بیشتر میشود. همچنین با توجه به شکل مشاهده میشود مد کمترین مقدار دمای کمانش حرارتی که دمای بحرانی کمانش نامیده میشود با افزایش تعداد لایهی پوستهی مخروطی تغییر نمیکند و در مد محیطی شانزدهم (m=۱۶) اتفاق میافتد.



شکل ۴-۱۷: تأثیر تعداد لایه بر کمانش حرارتی پوستهی مخروطی

۴-۴ تحلیل کمانش مکانیکی پوسته های مخروطی مرکب ناقص

با داشتن ماتریس سفتی کل و ماتریس سفتی هندسی کل و با کمک بخش دوم معادلهی (۳–۵۵) میتوان بار بحرانی کمانش مکانیکی را به دست آورد. در تحلیل کمانش مکانیکی پوستهی مخروطی از مشخصات هندسی بخش $N_c = \frac{N_{x,cr}(1-v_1^2)}{E_1 h}$ بی بعد مشخصات هندسی بخش ۴–۳ استفاده شده است. بار بحرانی با رابطهی $(75)_{E_1}$

شکل (۴–۱۸) همگرایی نمودار بار بحرانی کمانش بر حسب مد محیطی را برای تعداد المانهای مختلف نشان میدهد. با توجه به شکل مشاهده میشود کد مربوطه از همگرایی خوبی برخوردار است. در ادامه برای این که دقت کار انجام شده در حد مطلوبی باشد در تحلیل کمانش مکانیکی از تعداد المان ۵۰ استفاده میشود.



شکل ۴-۱۸: بررسی همگرایی نمودار بار بحرانی کمانش بر حسب مد محیطی برای پوسته یمخروطی

شکل (۴–۱۹) مقایسهای بین نتایج به دست آمده در مطالعهی حاضر و نتایج گلدفلد و آربوکس [۴۵] را نشان میدهد. مشخصات هندسی پوسته مخروطی مورد مقایسه مطابق مشخصات هندسی بخش ۴–۳ استفاده شده است با این تفاوت که ۱۱۴ $= \frac{R_1}{h}$ است. با توجه به شکل مشاهده می شود نتایج

حاصل از کار حاضر اختلاف اندکی با نتایج بررسی گلدفلد و آربوکس در تحلیل کمانش مکانیکی دارد و این بدان معناست که دقت تحلیل انجام شده دارای اعتبار مطلوبی است.



شکل ۴-۱۹: مقایسهی نتیجهی حاصل از مطالعهی حاضر و نتیجهی به دست آمده توسط گلدفلد و آربوکس

شکل (۴-۲۰) تأثیر افزایش زاویهی رأس مخروط بر کمانش مکانیکی با ضخامتهای متفاوت را نشان میدهد. با توجه به شکل مشاهده میشود با افزایش زاویهی رأس پوستهی مخروطی با ضخامتهای مختلف، بار بحرانی کمانش کاهش مییابد. همچنین با توجه به شکل میتوان مشاهده کرد با افزایش ضخامت پوسته، به دلیل اینکه سفتی پوستهی مخروطی بیشتر می شود، مقاومت آن نیز در برابر کمانش مکانیکی افزایش می یابد.



شکل ۴-۲۰: بررسی تأثیر نیمزاویهی رأس مخروط و نسبت ضخامت به شعاع بر بار بحرانی کمانش پوستهی مخروطی

شکل(۴–۲۱) تأثیر افزایش زاویهی رأس مخروط بر بار بحرانی کمانش را برای ماده ۱ و ماده ۲ نشان میدهد. با توجه به اینکه ماده ۱ دارای مدول الاستیسیته، مدول برشی و نسبت پواسون بالاتری است مقاومت بیشتری در برابر کمانش مکانیکی از خود نشان میدهد. همچنین مشاهده میشود هرچه شکل هندسی از استوانه به ورق نزدیکتر شود اثر جنس ماده بر رفتار کمانش مکانیکی کمتر میشود.



شکل ۴-۲۱: بررسی تأثیر نیمزاویهی رأس مخروط و جنس ماده بر بار بحرانی کمانش پوستهی مخروطی

شکل (۴–۲۲) تأثیر زاویهی رأس پوستهی مخروطی بر بار بحرانی کمانش با طولهای مختلف را نشان میدهد. در این شکل مشاهده میشود با افزایش طول، مقاومت پوسته در برابر کمانش مکانیکی کاهش مییابد. همچنین با افزایش طول پوسته، بار بحرانی کمانش برای زوایای متفاوت مخروط به هم نزدیکتر میشود. با توجه به سه شکل اخیر می توان نتیجه گرفت با افزایش نیمزاویهی رأس مخروط مقاومت به کمانش کاهش می یابد یعنی پوستهی مخروطی که به استوانه نزدیکتر است مقاومت بیشتری در برابر کمانش دارد و هرچه پوسته به ورق نزدیکتر می شود مقاومت آن در برابر کمانش کمتر می شود.



شکل ۴-۲۲: بررسی تأثیر نیمزاویهی رأس مخروط و نسبت طول به شعاع بر بار بحرانی کمانش پوستهی مخروطی

شکل (۴–۲۳) تأثیر چینش زاویهی الیاف بر کمانش مکانیکی پوستهی مخروطی مرکب ناقص با نیمزاویهی رأس ۴۵ درجه را نشان میدهد. با توجه به شکل مشاهده میشود کمترین مقدار بار کمانش مکانیکی که بار بحرانی کمانش نامیده میشود در پوستهها با چینش الیاف مختلف در مدهای محیطی متفاوت اتفاق میافتد.



شکل ۴-۲۳: تأثیر چینش زاویهی الیاف بر کمانش مکانیکی پوستهی مخروطی

شکل (۴-۲۴) تأثیر زاویهی الیاف بر کمانش حرارتی پوستهی مخروطی ناقص تکلایه با نیمزاویهی رأس ۴۵ درجه را نشان میدهد. با توجه به شکل میتوان نتیجه گرفت پوستهی مخروطی با زاویهی الیاف صفر درجه کمترین مقاومت را در برابر کمانش مکانیکی دارد. همچنین مشاهده میشود پوستهی مخروطی با زاویهی الیاف ۷۰ درجه بیشترین مقاومت را در برابر کمانش مکانیکی دارد.



شکل ۴-۲۴: تأثیر زاویهی الیاف بر کمانش مکانیکی پوستهی مخروطی تک لایه

شکل (۴–۲۵) تأثیر تعداد لایه بر کمانش مکانیکی پوسته مخروطی ناقص مرکب با چینش (70-6) را نشان میدهد. با توجه به شکل مشاهده می شود با افزایش تعداد لایه پوسته مsمخروطی، به دلیل اینکه سفتی پوسته مخروطی افزایش می ابد بار بحرانی کمانش آن نیز بیشتر می شود.



شکل ۴-۲۵: تأثیر تعداد لایه بر کمانش مکانیکی پوستهی مخروطی

4–6 تحلیل کمانش ترمومکانیکی پوستههای مخروطی مرکب ناقص

با داشتن ماتریس سفتی کل و ماتریس سفتی هندسی کل و با کمک معادلهی (۳–۶۱) میتوان کمانش ترمومکانیکی پوستهی مخروطی را تحلیل کرد. از مشخصات هندسی بخش ۴–۳ در تحلیل کمانش ترمومکانیکی پوستهی مخروطی استفاده شده است.

شکل (۴-۲۶) همگرایی نمودار بار بحرانی کمانش بر حسب مد محیطی را برای تعداد المانهای مختلف نشان میدهد. . با توجه به شکل مشاهده می شود کد مربوطه از همگرایی خوبی برخوردار است. در ادامه برای این که دقت کار انجام شده در حد مطلوبی باشد در تحلیل کمانش ترمومکانیکی از تعداد المان ۵۰ استفاده می شود.



شکل ۴-۲۶: بررسی همگرایی نمودار کمانش ترمومکانیکی

شکل(۴–۲۷) تأثیر جنس ماده بر کمانش ترمومکانیکی برای ماده ۱ و ماده ۲ را در پوستههای مخروطی با نیمزاویهی رأس ۴۵ درجه نشان میدهد. با توجه به شکل مادهی اول به دلیل اینکه مدول الاستیسیته، مدول برشی و نسبت پواسون بالاتری دارد در دماهای کمتر، بار بحرانی کمانش آن بیشتر است همچنین با توجه به اینکه ضرایب انبساط حرارتی بالاتری نسبت به مادهی دوم دارد در دماهای بالا بار بحرانی آن کمتر میشود. بنابراین میتوان نتیجه گرفت در بارگذاری مکانیکی خالص، ماده ۱ مقاومت به کمانش بهتری دارد ولی در بارگذاری حرارتی خالص ماده ۲ مقاومت بالاتری در برابر کمانش دارد.



شکل ۴-۲۷: بررسی تأثیر جنس ماده بر نمودار کمانش ترمومکانیکی

شکل (۴–۲۸) تأثیر تغییرات ضخامت بر کمانش ترمومکانیکی پوستهی مخروطی با نیمزاویهی رأس ۴۵ درجه را نشان میدهد. با توجه به شکل میتوان مشاهده کرد با افزایش ضخامت پوسته، به دلیل اینکه سفتی پوستهی مخروطی بیشتر میشود، مقاومت آن نیز در برابر کمانش ترمومکانیکی افزایش مییابد و ناحیهی پایداری کمانش ترمومکانیکی پوسته به شدت بزرگتر میشود.



شکل ۴-۲۸: بررسی تأثیر ضخامت بر نمودار کمانش ترمومکانیکی

شکل (۴–۲۹) تأثیر تغییرات طول بر کمانش ترمومکانیکی پوسته یمخروطی با نیمزاویه ی رأس ۴۵ درجه را نشان می دهد. با توجه به شکل می توان مشاهده کرد با افزایش طول پوسته ی مخروطی، به دلیل اینکه سفتی پوسته ی مخروطی کمتر می شود، مقاومت آن نیز در برابر کمانش ترمومکانیکی کاهش می یابد و ناحیه ی پایداری کمانش ترمومکانیکی پوسته به شدت کو چکتر می شود.



شکل ۴-۲۹: بررسی تأثیر طول بر نمودار کمانش ترمومکانیکی

شکل (۴–۳۰) تأثیر تغییرات نیمزاویهی رأس بر کمانش ترمومکانیکی پوستهی مخروطی را نشان میدهد. با توجه به شکل مشاهده میشود رفتار پوسته در کمانش ترمومکانیکی به شدت تحت تأثیر زاویهی رأس است به نحوی که با افزایش نیمزاویهی رأس پوستهی مخروطی، ناحیهی پایداری کمانش ترمومکانیکی پوسته کوچکتر میشود.



شکل ۴-۳۰: بررسی تأثیر نیمزاویهی رأس مخروط بر نمودار کمانش ترمومکانیکی

شکل (۴–۳۱) تأثیر شرط مرزی دوسر ساده را بر کمانش ترمومکانیکی نشان میدهد. همان طور که در شکل مشاهده میشود اگر در بارگذاری ترمومکانیکی شرط مرزی S₂ به لبه شعاع بزرگ پوستهی مخروطی اعمال شود ناحیهی پایداری بزرگتری را نتیجه میدهد.



شکل ۴-۳۱: بررسی تأثیر شرایط مرزی بر نمودار کمانش ترمومکانیکی

شکل (۴–۳۲) تاثیر زاویهی الیاف بر کمانش ترمومکانیکی پوستهی مخروطی ناقص تکلایه با نیمزاویهی رأس ۴۵ درجه را نشان میدهد. با توجه به شکل مشاهده میشود در بارگذاری مکانیکی خالص، الیاف با زاویهی ۶۰ درجه مقاومت بیشتری از خود نشان میدهد و در بارگذاری حرارتی خالص الیاف با زاویهی ۴۵ درجه مقاومت بیشتری از خود نشان میدهد. همچنین مشاهده میشود در بارگذاری ترمومکانیکی الیاف با زاویهی ۴۵ درجه ناحیهی پایداری بزرگتری را نتیجه میدهد.



شکل ۴-۳۲: تاثیر زاویهی الیاف بر کمانش ترمومکانیکی پوستهی مخروطی

شکل (۴–۳۳) تأثیر چینش زاویهی الیاف بر کمانش ترمومکانیکی پوستهی مخروطی مرکب ناقص با نیمزاویهی رأس ۴۵ درجه را نشان میدهد. با توجه به شکل میتوان نتیجه گرفت با تغییر در چینش زاویهی الیاف، مقاومت به کمانش ترمومکانیکی پوستهی مخروطی تغییر میکند.



شکل ۴-۳۳: تأثیر چینش زاویهی الیاف بر کمانش ترمومکانیکی پوستهی مخروطی

شکل (۴–۳۴) تأثیر تعداد لایه بر کمانش حرارتی پوستهی مخروطی ناقص مرکب با چینش مکل (۴–۳۴) تأثیر تعداد لایه بر کمانش حرارتی پوستهی میشود با افزایش تعداد لایه پوستهی s s(45/09) را نشان میدهد. با توجه به شکل مشاهده میشود با افزایش تعداد لایه پوستهی مخروطی، به دلیل اینکه سفتی پوسته مخروطی افزایش مییابد ناحیه پایداری کمانش ترمومکانیکی پوسته مخروطی بیشتر میشود.


شکل ۴-۳۴: تأثیر تعداد لایه بر کمانش حرارتی پوستهی مخروطی

۴-۶ چکیدهی نتایج

در این پژوهش بر اساس تئوری مرتبه اول برشی و با استفاده از روش اجزای محدود، به تحلیل ارتعاشات آزاد و کمانش پوستههای مخروطی ناقص مرکب چندلایه پرداخته شده است و تاثیر کمیتهای هندسی و خواص مکانیکی ماده بر رفتار این پوستهها مورد بررسی قرار گرفته است. با توجه به نتایج ارائه شده میتوان نتیجه گرفت: ۱- با افزایش ضخامت، فرکانس طبیعی نیز افزایش مییابد.

۳- با افزایش آزادی لبههای پوسته فرکانس طبیعی کاهش مییابد.

۴- با افزایش طول، مقاومت پوسته در برابر کمانش حرارتی، مکانیکی و ترمومکانیکی کاهش مییابد.
۵- با افزایش ضخامت، مقاومت پوسته در برابر کمانش حرارتی، مکانیکی و ترمومکانیکی افزایش مییابد.

۶- با افزایش زاویهی رأس مخروط که هندسهی پوسته به ورق نزدیکتر میشود مقاومت پوسته در برابر کمانش حرارتی، مکانیکی و ترمومکانیکی کاهش مییابد.

۲- هرچه آزادی لبههای پوستهی مخروطی بیشتر باشد دمای بحرانی کمانش نیز بیشتر می شود.
۸- مادهای که ضریب انبساط حرارتی بیشتری دارد مقاومتش در برابر کمانش حرارتی خالص کمتر
۱ست و مادهای که دارای مدول الاستیسیته، مدول برشی و نسبت پواسون بالاتری است مقاومت
بیشتری در برابر کمانش مکانیکی خالص از خود نشان می دهد.

۹- با افزایش تعداد لایههای پوستهی مخروطی مرکب با ضخامت یکسان، مقاومت آن در برابر ارتعاش آزاد و کمانش افزایش مییابد.

۴–۷ پیشنهادها

با توجه به اهمیت این بحث و کاربرد آن در صنایع مختلف از جمله صنعت نفت، گاز، پتروشیمی، هوافضا، صنایع نظامی و ... نیاز به کارهای بیشتر در این زمینه، امری ضروری به نظر میرسد. بنابراین موضوعات زیر برای ادامهی کار پیشنهاد می گردند: ۱- تحلیل کمانش ترمومکانیکی پوستههای کروی ۲- تحلیل کمانش ترمومکانیکی پوستههای مخروطی با انواع گشودگیها ۳- تحلیل غیر خطی کمانش ترمومکانیکی پوستههای مخروطی شکل مرکب ناقص ۴- استفاده از تئوریهای مرتبه بالا به جای تئوری تغییر شکل برشی مرتبهی اول ۵- استفاده از روشهای حل تحلیلی به جای استفاده از روش حل عددی در تحلیل کمانش



[1] Irie T., Yamada G. and Tanaka K. (1984) "Natural frequencies of truncated conical shells" *Journal of sound and vibration*, 93, 3, pp 447-453.

[2] Sen S. K. and Gould P. L. (1978) "Free vibration of shells of revolution using FEM" *Journal of the Engineering Mechanics Division*, 100, pp 283-303.

[3] Ueda T. (1979) "Non-linear free vibrations of conical shells" *Journal of Sound and vibration*, 64, pp 85-95.

[4] Lakis A. A., Dyke V. and Ouriche H. (1992) "Dynamic analysis of anisotropic fluid-filled conical shells" *Journal of fluids and Structures*, 6, pp 135-162.

[5] Bhangale R. K., Ganesan N. and Padmanabhan C. (2005) "Linear thermoelastic buckling and free vibration behavior of functionally graded truncated conical shells" *Journal of Sound and Vibration*, 292, pp 341-371.

[6] Tripathi V., Singh B. N. and Shukla K. K. (2006) "Free vibration of laminated composite shell with random material properties" *Composite Structures*, 81, pp 96-104.

[۷] شاطرزاده ع. ر، (۱۳۸۴)، پایاننامهی ارشد: "تحلیل استاتیکی و دینامیکی پوستههای استوانهای شکل مرکب حاوی سیال داغ یا سرد"، دانشکدهی فنی مهندسی، گروه مکانیک، دانشگاه گیلان.

[8] Kerboua Y., Lakis A. A. and Hmila M. (2010) "Vibration analysis of truncated conical shells subjected of flowing fluid" *Applied Mathematical Modelling*, 34, pp 791-809.

[9] Dey S. and Karmakar A. (2012) "Free vibration analysis of multiple delaminated angle-ply composite conical shells – A finite element approach" *Composite Structures*, 94, pp 2188-2196.

[10] Malekzadeh P. and Heydarpour Y. (2013) "Free vibration analysis of rotating functionally graded truncated conical shells" *Composite Structures*, pp 176-188.

[11] Ma X., Jin G., Xiong Y. and Liu Z. (2014) "Free and forced vibration analysis of coupled conical-cylindrical shells with arbitrary boundary conditions" *International Journal of Mechanical Sciences*, 88, pp 122-137.

[12] Chang L. K. and Lu S. Y. (1968) "Nonlinear thermal elastic buckling of conical shells" *Nuclear Engineering and Design*, 7, pp 159-169.

[13] Tani J. (1978) "Influence of axisymmetric initial deflections on the thermal buckling of truncated conical shells" *Nuclear Engineering and Design*, 48, pp 393-403.

[14] Mathew T. C., Singh G. and Rao G. V. (1992) "Thermal buckling of cross-ply composite laminates" *Camputers & Structures*, 42, 2, pp 281-287.

[15] Patel B. P., Shukla K. K. and Nath Y. (2004) "Thermal buckling of laminated cross-ply oval cylindrical shells" *Composite Structures*, 65, pp 217-229.

[16] Radhamohan S. K. and Venkatramana J. (1975) "Thermal buckling of orthotropic cylindrical shells" *AIAA Journal*, 13, 3, pp 397-399.

[17] Thangartnam R. K., Palaninathan R. and Ramachandram J. (1990) "Thermal buckling of laminated composite shells" *AIAA Journal*, 28, 5, pp 859-860.

[18] Eslami M. R. and Shahsiah R. (2006) "Themal buckling of imperfect cylindrical shells" *Journal of thermal buckling*, 24, 1, pp 71-89.

[19] Darvizeh M., Darvizeh A., Shaterzadeh A. R. and Ansari R. (2007) "Thermal buckling analysis of moderately thick composite cylindrical shells under axisymmetric thermal load" *Mech. & Aerospace Eng. Journal*, 3, 2, pp 99-107.

[20] Woo J. H., Rho J. H. and Lee I. (2007) "Thermal buckling characteristics of composite conical structures" *KSAS International Journal*, 8, 2, pp 82-88.

[21] Topal U. and Uzman U. (2009) "Thermal buckling load optimization of angle-ply laminated cylindrical shells" *Materials and Design*, 30, pp 532-536.

[22] Xu X., Chu H. and Lim C. (2010) "A symplectic hamilation approach for thermal buckling of cylindrical shells" *International Journal of Structure Stability and Dynamics*, 10, 2, pp 273-286.

[23] Simitses G. J. and Anastasiadis J. S. (1991) "Buckling of axially-loaded, moderately-thick, cylindrical laminated shells" *Composite Engineering*, 1, 6, pp 375-391.

[24] Ferreira A. J. M. and Barbosa J. T. (2000) "Buckling behavior of composite shells" *Composite Structure*, 50, pp 93-98.

[25] Jamal M., Lahlou L., Midani M., Zahrouni H., Limam A., Damil N. and Potier-Ferry M. (2003) "A semi-analytical buckling analysis of imperfect cylindrical shells under axial compression" *International Journal of Solids and Structure*, 40, pp 1311-1327.

[26] Li S. R. and Barta R. C. (2006) "Buckling of axial compressed thin cylindrical shells with functionally graded middle layer" *Thin-walled structures*, 44, pp 1039-1047.

[27] Nguyen H. L. T., Elishakoff I. and Nguyan V. T. (2009) "Buckling under the external pressure of cylindrical shells with variable thickness" *International Journal of Solids and Structures*, 46, pp 4163-4168.

[28] sepiani H. A., Rastgoo A., Ebrahimi F., and Ghorbanpour Arani A. (2010) "Vibration and buckling analysis of two-layered functionally graded cylindrical shell, considering the effects of transverse shear and rotary inertia" *Material and Design*, 31, pp 1063-1069.

[29] Shadmehri F., Hoa S. V. and Hojjati M. (2012) "Buckling of conical composite shells" *Composite Structures*, 94, pp 787-792.

[۳۰] درویزه م.، درویزه ۱.، انصاری ر. و علیجانی ع. (۱۳۹۱) "تحلیل کمانش پوستهی استوانهای کامپوزیتی تحت بارگذاری مکانیکی و گرمایی با استفاده از روش المان محدود نیمه تحلیلی" **مجلهی مهندسی مکانیک**، شمارهی ۲، صص ۳۳-۴۴.

[31] Hong T. and Teng J. G. (2002) "Non-linear analysis of Shells of Revolution under Arbitrary Loads" *Computer and Structures*, 80, pp 1547-1568.

[32] Teng J. G. and Hong T. (2006) "Postbuckling analysis of elastic shells of revolution considering mode switching and interaction" *International Journal of Solids and Structures*, 43, pp 551-568.

[33] Hong T. and Teng J. G. (2008) "Imperfection Sensitivity and Postbuckling Analysis of elastic shells of Revolution" *Thin_walled Structures*, 46, pp 1338-1350.

[34] Patel B. P., Shukla K. K. and Nath Y. (2005) "Thermal Postbuckling Analysis of Laminated Cross-ply Truncated Circular Conical Shells" *Composite Structures*, 71, pp 101-114.

[35] Patel B. P., Shukla K. K. and Nath Y. (2006) "Nonlinear Thermo-elastic Buckling Characteristics of Cross-ply Laminated Joined Conical-Cylindrical Shells" *International Journal of Solids and Structures*, 43. pp 4810-4829.

[36] Patel B. P., Singh S. and Nath Y. (2008) "Postbuckling Characteristics of Angleply Laminated Truncated Circular Conical Shells" *Communications in Nonlinear Science and Numerical Simulation*, 13, pp 1411-11430.

[37] Singh S., Patel B. P. and Nath Y. (2009) "Postbuckling of Angle-ply Laminated Cylindrical Shells with Meridional Curvature" *Thin-Walled Structures*, 47, pp 359-364.

[38] Patel B. P., Singh S. and Nath Y. (2006) "Stability and nonlinear dynamic behavior of cross-ply laminated heated cylindrical shells" *Latin American Journal of Solids and Structures*, 3, pp 245-261.

[39] Sheinman I. and Jabareen M. (2005) "Postbuckling of laminated Cylindrical Shells in Different Formulation" *AIAA Journal*, 43, 5, pp 1117-1123.

[40] Sheinman I., Shaw D. and Simitses G. J. (1983) "Nonlinear Analysis of Axially-Loaded Laminated Cylindrical Shells" *Composites & Structures*, 16, pp 131-137.

[41] Sheinman I. and Goldfeld Y. (2003) "Imperfection Sensitivity of Laminated Cylindrical Shells According to Different Shell Theories" *Journal of Engineering Mechanics*, 129, 9, pp 1048-1053.

[۴۲] قاسمی م. ۱.، یزدانی م. و سلطان آبادی ۱.، (۱۳۹۳) "بررسی رفتار کمانشی پوسته های کامپوزیتی تقویت شدهی مشبک مخروطی تحت بار محوری" **مجلهی مهندسی مکانیک مدرس،** شماره ۱۵، دوره ۱۴، صص ۱۷۰–۱۷۶.

[43] Shaterzadeh A. R. Abolghasemi S. and Rezaei R. (2014) "Finite element analysis of thermal buckling of rectangular laminated composite plates with circular cutout" *Journal of Thermal stressess*, 37, 5, pp 604-623.

[44] Yazdani M. and Rahimi G. H. (2010) "The effects of helical ribs number and grid types on the buckling of thin-walled GFRP-stiffened shells under axial loading" *Journal of Reinforced Plastics and composites*, 29, 17, pp 2568-2575.

[45] Goldfeld Y. and Arbocz J. (2004) "Buckling of Laminated Conical Shells Given the Variations of the Stiffness Coefficients" *AIAA Journal*, 42, 3, pp 642-649.

[46] Narayana Y. V., Reddy P. R. and Markandeya R. (2013) "Buckling Analysis of laminated Composite Cylindrical Shells subjected to Axial Compressive Load using Finite Element Method" *International Journal of Engineering Research & Technology*, 2, 1, pp 1-5.

[47] Malinowski M., Belica T. and Magnucki K. (2015) "Buckling and Post-buckling behavior of elastic seven-layered Cylindrical shells- FEM study" *Thin-Walled Structures*, 94, pp 478-486.

[48] Sofiyev A. H. (2015) "Buckling analysis of free-supported functionally graded truncated conical shells under external pressures" *Composite Structures*, 132, pp 746-758.

[49] Johnson T. F. and Card M. F. (2009) "Stiffening and Mechanical Load Effects on Thermal Buckling of Stiffened Cylindrical Shells" *Journal of Spacecraft and Rockets*, 46, 1, pp 203-209.

[50] Arani A. G., Shams S., Amir S. and Maboudi M. J. (2012) "Buckling of Piezoelectric Composite Cylindrical Shells under Electro-thermo-mechanical Loading" *Journal of Solid Mechanics*, 4, 3, pp 296-306.

[51] Jameel A. N. and Nasif H. I. (2013) "Buckling analysis of composite plate under Thermo-mechanical loading" *Journal of Al Rafidain University College*, 32, pp 1-31.

[52] Michalska K. K. and Mania R.I. (2013) "Static and Dynamic Thermomechanical Buckling Loads of Functionally Graded Plates" *Mechanics and Mechanical Engineering*, 17, 1, pp 99-112.

[۵۳] شاطرزاده ع. ل.، (۱۳۹۴) "تحلیل کمانش ترمومکانیکی ورقهای ساخته شده از مواد تابعی با گشودگی دایروی در مرکز" مجله علمی پژوهشی مکانیک سازهها و شارهها، شماره ۲، دوره ۵، صص ۱۰۹–۹۹.

[54] Kraus H, (1967) "Thin Elastic Shells" New York, John Wiely.

[55] Kaw A. K. (2006) "Mechanics of composite material" 2nd ed, Taylor & Francis, CRC press.

[56] Cheng Y. K. and Tham L. G. (1998) "Finite strip method" Taylor & Francis, CRC press.

[57] Mallick P. K. (2007) "*Fiber-reinforced composite: materials, manufacturing, and Design*" 3rd ed, Taylor & Francis, CRC press.

[58] Harris B. (1999) "Engineering composite materials" The Institute of Materials, London.

[59] Ready J. N. (2003) "Mechanics of laminated composite plates and shells: theory and analysis" 2nd ed, Taylor & Francis, CRC press.

[60] Ugural A. C. (1981) "Stresses in plates and shells" New York, McGraw-Hill.

[61] Amabili M. (2008) "Nonlinear Vibration and Stability of Shells and Plates" Cambridge University Press, New York.

پيوست:

$$\begin{bmatrix} B \end{bmatrix}^{T} = \begin{bmatrix} N_{1}'c & \frac{N_{1}}{r}c \sin\beta & -\frac{m}{r}N_{1}s & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & \frac{m}{R}N_{1}c & N_{1}'s - \frac{N_{1}}{r}s \sin\beta & 0 & 0 & 0 & 0 & -\frac{N_{1}}{r}s \cos\beta \\ 0 & \frac{N_{1}}{r}c \cos\beta & 0 & 0 & 0 & 0 & N_{1}'c & -\frac{m}{r}N_{1}s \\ 0 & 0 & 0 & N_{1}'c & \frac{N_{1}}{r}c \sin\beta & -\frac{m}{r}N_{1}s & N_{1}c & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & \frac{m}{r}N_{1}c & N_{1}'s - \frac{N_{1}}{r}s \sin\beta & 0 & N_{1}s \\ N_{2}'c & \frac{N_{2}}{r}c \sin\beta & -\frac{m}{r}N_{2}s & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & \frac{m}{r}N_{2}c & N_{2}'s - \frac{N_{2}}{r}s \sin\beta & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & \frac{m}{r}N_{2}c & N_{2}'s - \frac{N_{2}}{r}s \sin\beta & 0 & 0 & 0 & 0 & -\frac{N_{2}}{r}s \cos\beta \\ 0 & \frac{N_{2}}{r}c \cos\beta & 0 & 0 & 0 & 0 & N_{2}'c & -\frac{m}{r}N_{2}s \\ 0 & 0 & 0 & N_{2}'c & \frac{N_{2}}{r}c \sin\beta & -\frac{m}{r}N_{2}s & N_{2}c & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & \frac{m}{r}N_{2}c & N_{2}'s - \frac{N_{2}}{r}s \sin\beta & 0 & N_{2}s \\ N_{3}'c & \frac{N_{3}}{r}c \sin\beta & -\frac{m}{r}N_{2}s & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & \frac{m}{r}N_{3}c & N_{2}'s - \frac{N_{2}}{r}s \sin\beta & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & N_{3}'c & \frac{N_{3}}{r}c \sin\beta & -\frac{m}{r}N_{3}s & N_{3}c & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & N_{3}'c & \frac{N_{3}}{r}c \sin\beta & -\frac{m}{r}N_{3}s & N_{3}c & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & \frac{m}{r}N_{3}c & N_{3}'s - \frac{N_{3}}{r}s \sin\beta & 0 & N_{3}s \end{bmatrix}$$

مشتقات توابع شکل N_1 ، N_2 و N_3 نسبت به m s هستند.

ماتریس [S] برای تئوری ساده شدهی سندرز مربوط به پوسته:

 $[S] = \begin{bmatrix} \sigma_s & \tau_{s\theta} \\ \tau_{s\theta} & \sigma_{\theta} \end{bmatrix}$

ماتریس [Z] برای تئوری ساده شدهی سندرز مربوط به پوسته:

 $[Z] = \begin{bmatrix} 1 & 0 & z & 0 \\ 0 & 1 & 0 & z \end{bmatrix}$

ماتریس کرنش-جابهجایی غیر خطی تئوری ساده شدهی سندرز مربوط به پوستهی مخروطی:

ماتریس [N] برای تئوری ساده شدهی سندرز مربوط به پوسته:

$$[N] = \begin{bmatrix} N_s & N_{s\theta} & M_s & M_{s\theta} \\ N_{s\theta} & N_{\theta} & M_{s\theta} & M_{\theta} \\ M_s & M_{s\theta} & 0 & 0 \\ M_{s\theta} & M_{\theta} & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

Abstract

According to widely used in various industries including oil, gas, petrochemical, aerospace, military industry and etc. Analysis of composite truncated conical shells is an important and applied issue and it has been discussed in this study. In the current work, a semi-analytical finite element method for modeling truncated conical shells based on the first order shear deformation theory (FSDT) is used. Geometric stiffness matrix taking into account the effects of temperature change throughout the shell due to thermal load and the effects of mechanical load is calculated. Shell investigated is made of composite material. In addition a variety of boundary conditions is used in static and dynamic analysis. In dynamic analysis, the natural frequency and in static analysis, the thermal, mechanical and thermo-mechanical buckling based on the simplified Sander's theory by taking the different geometric conditions is computed. Some of the most important results of the current study can be noted below, including the desired effect of increasing the thickness on the free vibration and resistance to buckling and on the contrary, the adverse effect of increasing the length and vertex-angle of the cone against buckling.

Keywords: Truncated conical shell, Composite material, Free vibration, Thermomechanical buckling, Semi-finite element method



Shahrood University of technology

School of Mechanical Engineering

Buckling and Vibrations Analysis of Composite Conical Truncated Shells under Mechanical and Thermal Loading using Semi-analytical Finite Element Method

By: Masoud Taheri

Supervisor:

Dr. Alireza Shaterzadeh

January 2016