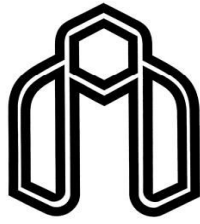


بِسْمِ اللَّهِ الرَّحْمَنِ الرَّحِيمِ



دانشگاه صنعتی شاهرود

دانشکده عمران - معماری

گروه عمران - سازه

تحلیل ایزوژئومتریک و بهینه سازی شکل

سازه‌های با تقارن محوری

ابوالفضل حجت پناه منتظری

اساتید راهنما:

دکتر بهروز حسنی

دکتر رضا نادری

استاد مشاور:

مهندس ناصر ظریف مقدم

پایان نامه کارشناسی ارشد جهت اخذ درجه کارشناسی ارشد

تیر ماه ۸۸

ب

دانشگاه صنعتی شاهرود

دانشکده: عمران و معماری

گروه: عمران - سازه

پایان نامه کارشناسی ارشد آقای ابوالفضل حجت پناه منتظری

تحت عنوان:

تحلیل ایزوژئومتریکی و بهینه سازی شکل سازه ها با تقارن محوری

در تاریخ ۱۳۸۸/۴/۳۰ توسط کمیته تخصصی زیر جهت اخذ مدرک کارشناسی ارشد

مورد ارزیابی و با درجه عالی مورد پذیرش قرار گرفت.

امضاء	اساتید مشاور:	امضاء	اساتید راهنما:
	نام و نام خانوادگی: مهندس ناصر ظریف مقدم		نام و نام خانوادگی: دکتر بهروز حسنی
			نام و نام خانوادگی: دکتر رضا نادری

امضاء	نماینده تحصیلات تکمیلی	امضاء	اساتید داور:
	نام و نام خانوادگی: مهندس عباس محمدی		نام و نام خانوادگی: دکتر علی کیهانی
			نام و نام خانوادگی: دکتر احمد احمدی

تقدیم به:

پدر و مادر عزیزم

تشکر و قدردانی:

بر خود لازم می دانم که از همه عزیزانی که مرا در مراحل انجام این پایان نامه یاری کرده اند کمال تشکر و قدردانی خود را، به عمل آورم. از جناب آقای دکتر بهروز حسنی، که دقت نظر و راهنمایی های ارزنده ایشان همواره یاری رسان اینجانب، در مراحل انجام این پایان نامه بوده است؛ و همچنین جناب آقای دکتر رضا نادری که با راهنمایی های مدبرانه خود موجب به ثمر رسیدن این پایان نامه شده‌اند؛ کمال تشکر و قدردانی را دارم. و موفقیت هر چه بیشتری را برای این عزیزان آرزومندم.

همچنین مراتب سپاس‌گذاری خود را از آقای مهدی توکلی دانشجوی دوره دکتری سازه که با در اختیار قرار دادن برنامه کامپیوتری خود (برنامه تحلیل ایزوژئومتریک مسائل تنش مسطح)، کمک شایانی به انجام این پایان نامه کردند، ابراز می دارم؛ و توفیق روز افزون برای ایشان خواستارم.

تعهد نامه

اینجانب ابوالفضل حجت پناه منتظری دانشجوی دوره کارشناسی ارشد رشته عمران- سازه دانشکده عمران- معماری دانشگاه صنعتی شاهرود نویسنده پایان نامه تحلیل ایزوژئومتریك و بهینه سازی شکل سازه های با تقارن محوری. تحت راهنمایی دکتر بهروز حسنی و دکتر رضا نادری متعهد می شوم:

- تحقیقات در این پایان نامه توسط اینجانب انجام شده 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 تا کنون توسط خود یا فرد دیگری برای دریافت هیچ نوع مدرکی یا امتیازی در هیچ جا ارائه نشده است.
- کلیه حقوق معنوی این اثر متعلق به دانشگاه صنعتی شاهرود می باشد و مقالات مستخرج با نام «دانشگاه صنعتی شاهرود» و یا «Shahrood University Of Technology» به چاپ خواهد رسید.
- حقوق معنوی تمام افراد که در به دست آوردن نتایج اصلی پایان نامه تاثیر گذار بوده اند در مقالات مستخرج از پایان نامه 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 راز داری، ضوابط و اصول اخلاقی انسانی رعایت شده است.

۱۳۸۸/۴/۳۰

مالکیت نتایج و حق و نشر

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

چکیده:

تحلیل سازه در علوم مهندسی از اولین گامهای شناخت و ارزیابی صحیح مسائلی می باشد، که در عمل با آن مواجه می شویم. این تحلیل به طور خاص در مکانیک سازه ها منجر به حل معادلات دیفرانسیلی می شود، که در حالت کلی دارای پیچیدگی بسیار زیادی می باشد. لذا باید به دنبال روش هایی جهت حل این معادلات باشیم؛ تا بتوانیم شناخت و علم خود را توسعه دهیم. در دهه های گذشته روش های بسیاری برای تحلیل مسائل مهندسی و حل مشکلات پیش روی محققین ارائه شده است که برخی از مشهورترین آنها روش تفاضل محدود، روش اجزای محدود و دسته ای از روش ها با عنوان روش های بدون شبکه می باشند. روشی که اخیراً برای تحلیل مسائل مهندسی ارائه شده روش ایزوژئومتریکی می باشد. روش تحلیل ایزوژئومتریکی اولین بار در سال ۲۰۰۵ توسط هیوز معرفی شد، و در پی آن است که ضعف های دیگر روش های تحلیل را رفع کند.

در این پایان نامه ابتدا به بررسی روش تحلیل ایزوژئومتریکی پرداخته شده است؛ و فرمول بندی آن برای مسائل دو بعدی تنش مسطح و کرنش مسطح ارائه شده، سپس این فرمول بندی برای مسائل متقارن محوری تعمیم داده شده است. در راستای اهداف این پایان نامه برنامه ای کامپیوتری به نام IsoOptimizer تولید شده است، که قادر به تحلیل سازه های متقارن محوری، به روش ایزوژئومتریکی می باشد. برای کنترل صحت نتایج این برنامه و همچنین بررسی عملکرد روش ایزوژئومتریکی برای سازه های متقارن محوری مسائل مختلفی از این دست، توسط برنامه مورد تحلیل قرار گرفت، که مقایسه نتایج آن با حل دقیق و یا حل اجزای محدود توسط برنامه انسیس، مؤید صحت جواب های برنامه نوشته شده برای تحلیل به روش ایزوژئومتریکی می باشد. همچنین این نتایج نشان دهنده عملکرد خوب ایزوژئومتریکی در تحلیل سازه های متقارن محوری می باشد.

یکی دیگر از اهداف این پایان نامه بررسی عملکرد، کاربرد تحلیل ایزوژئومتریکی در بهینه سازی

شکل سازه ها می باشد. در این راستا با استفاده از سابروتینهای DOT و اضافه کردن آنها به برنامه IsoOptimizer، قابلیت حل مسائل بهینه سازی به برنامه اضافه شده است. مثال هایی از نحوه کاربرد تحلیل ایزوژئومتریك در بهینه سازی سازه های متقارن محوری مورد بررسی قرار گرفته که در انتهای فصل پنجم ارائه شده است.

واژگان کلیدی: تحلیل ایزوژئومتریك، نرزه، بهینه سازی شکل، سازه های متقارن محوری.

فهرست مطالب

فصل اول: کلیات.....	۱
۱-۱ - مقدمه	۲
۲-۱ - تاریخچه و روند شکل گیری.....	۲
فصل دوم: معرفی منحنی ها و سطوح نریز.....	۷
۱-۲ - فرم ضمنی و پارامتری	۸
۲-۲ - منحنی های بزیر	۹
۳-۲ - منحنی ها و سطوح بی- اسپلین	۱۲
۱-۳-۲- تعریف و خواص توابع پایه ای بی- اسپلین.....	۱۳
۲-۳-۲- مشتق توابع پایه ای بی- اسپلین.....	۱۶
۳-۳-۲- دیگر ویژگی های توابع پایه ای بی- اسپلین.....	۱۷
۴-۳-۲- تعریف منحنی های بی- اسپلین.....	۱۸
۵-۳-۲- تعریف سطوح بی- اسپلین.....	۲۱
۶-۳-۲- مشتق سطوح بی- اسپلین.....	۲۲
۴-۲ - منحنی و سطوح نریز.....	۲۳
۱-۴-۲- معرفی منحنی های نریز.....	۲۳
۲-۴-۲- معرفی سطوح نریز.....	۲۴
۳-۴-۲- مشتق سطوح نریز.....	۲۵
فصل سوم: تحلیل ایزوژئومتریک.....	۲۷
۱-۳ - مقدمه	۲۸
۲-۳ - فرمول بندی تحلیل ایزوژئومتریک.....	۲۹

۲۹ محیط پیوسته کشسان	۳-۲-۱
۳۵ معرفی هندسه	۳-۲-۲
۳۶ محاسبه ماتریس سختی	۳-۳
۳۶ معرفی انتگرال ماتریس سختی	۳-۳-۱
۳۷ روش انتگرال گیری گاوس	۳-۳-۲
۳۹ حل عددی انتگرال ماتریس سختی	۳-۳-۳
۴۲ سازه های دارای تقارن محوری	۳-۴
۴۷ ماتریس سختی سازه های متقارن محوری	۳-۵
۴۷ محاسبه انتگرال ماتریس سختی	۳-۵-۱
۵۰ برنامه IsoOptimizer	۳-۶
۵۱ ساختار اصلی برنامه IsoOptimizer	۳-۶-۱
۵۶ فصل چهارم: بهینه سازی شکل سازه ها	
۵۷ مقدمه	۴-۱
۵۹ بهینه سازی شکل سازه ها	۴-۲
۵۹ روش تغییرات مرزی	۴-۲-۱
۶۰ روش رشد تطبیقی	۴-۲-۲
۶۲ تعریف مساله بهینه سازی شکل	۴-۳
۶۲ توابع هدف	۴-۴
۶۳ تابع وزن و حجم کل	۴-۴-۱
۶۴ تابع انرژی کرنشی	۴-۴-۲
۶۴ تابع تنش یکنواخت	۴-۴-۳

۶۵	۴-۴-۴- تابع تنش حداکثر
۶۶	۴-۴-۵- تابع تمرکز تنش
۶۸	۴-۵- توابع قید
۷۰	۴-۵-۱- قیود حجم و وزن
۷۰	۴-۵-۲- قیود تغییر مکان
۷۱	۴-۵-۳- قیود تنشها
۷۲	۴-۵-۴- قیود مربوط به نقاط کنترلی
۷۲	۴-۶- متغیرهای طراحی
۷۲	۴-۷- الگوریتم بهینه سازی
۷۵	۸-۴- روش SQP
۷۸	فصل پنجم: بررسی مثال ها
۷۹	۵-۱- مقدمه
۸۰	۵-۱-۱- لوله بلند جدار ضخیم
۸۶	۵-۱-۲- صفحه دایره ای شکل تحت بار متمرکز در مرکز
۹۳	۵-۱-۳- صفحه دایره ای شکل دارای تکیه گاه گیردار در مرکز
۹۶	۵-۱-۴- مخزن بزرگ آب
۱۰۰	فصل ششم: نتایج و پیشنهادات
۱۰۱	۶-۱- مقدمه
۱۰۱	۶-۲- نتایج
۱۰۳	۶-۳- پیشنهادات
۱۰۴	مراجع

فهرست اشکال:

- شکل ۱-۱- پوسته های نازک حساسیت زیادی را نسبت به نقص های هندسی از خود نشان می دهند..... ۴
- شکل ۲-۱- کیفیت مش لایه های مرزی تأثیر مهمی در بهبود دقت نتایج دارد..... ۵
- شکل ۱-۲- منحنی بزییر درجه ۳..... ۱۰
- شکل ۲-۲- نمودار توابع پایه ای منحنی های بزییر..... ۱۱
- شکل ۳-۲- منحنی دارای چند جمله ای های قطعه ای درجه ۳..... ۱۳
- شکل ۴-۲- توابع پایه ای بی- اسپلاین از درجات ۰، ۱ و ۲..... ۱۴
- شکل ۵-۲- توابع پایه ای موثر برای محاسبه تابع $N_{1,3}$ ۱۵
- شکل ۶-۲- توابع پایه ای درجه ۳ موثر برای (ξ_3, ξ_4) ۱۶
- شکل ۷-۲- یک منحنی درجه ۳..... ۱۹
- شکل ۸-۲- نمونه یک سطح بی- اسپلاین. (الف) شبکه نقاط کنترلی؛ (ب) سطح مربوطه..... ۲۱
- شکل ۹-۲- شبکه نقاط کنترلی و سطح نریز که در هر دو جهت از درجه ۲ می باشد..... ۲۵
- شکل ۱-۳- گسسته سازی دامنه در تحلیل ایزوژئومتریک با استفاده از نقاط کنترلی؛..... ۳۰
- شکل ۲-۳- زیردامنه نریز و المان های ساخته شده به وسیله دهانه های گره ای..... ۳۹
- شکل ۳-۳- تحلیل دو بعدی در حالت های تنش مسطح، کرنش مسطح و تقارن محوری..... ۴۲
- شکل ۴-۳- تنش ها و کرنش های ایجاد شده در مسائل تقارن محوری..... ۴۳
- شکل ۵-۳- نمونه از فایل ورودی برنامه IsoOptimizer..... ۵۲
- شکل ۱-۴- فرآیند کلی در بهینه سازی سازه ها..... ۵۸
- ۲-۴- محاسبه تنش مماسی σ_t از روی تنشهای عمومی برای مرز یک سازه..... ۶۶
- شکل ۱-۵- لوله جدار ضخیم تحت فشار داخلی و خارجی..... ۸۰
- شکل ۲-۵- کانتور های تغییر مکان و تنش های ایجاد شده در جسم..... ۸۲

- شکل ۳-۵- نحوه قرار گیری نقاط کنترلی..... ۸۳
- شکل ۴-۵- کانتور های تغییر مکان و تنش های ایجاد شده در جسم مربوط به حل ایزوژئومتریکی..... ۸۳
- شکل ۵-۵- نمودار های نشان دهنده خطای تحلیل به صورت درصد خطا..... ۸۴
- شکل ۶-۵- مقایسه تغییر مکان ها و تنش های بدست آمده از حل دقیق و حل ایزوژئومتریکی..... ۸۵
- شکل ۷-۵- صفحه دایره ای شکل تحت بار متمرکز در مرکز..... ۸۶
- شکل ۸-۵- مدل اجزای محدود صفحه دایره ای شکل تحت بار متمرکز در مرکز..... ۸۷
- شکل ۹-۵- کانتور تغییر مکان های شعاعی برای صفحه دایره ای شکل تحت بار متمرکز..... ۸۷
- شکل ۱۰-۵- کانتور تغییر مکان ها در جهت محور Zها برای صفحه دایره ای شکل تحت بار متمرکز..... ۸۸
- شکل ۱۱-۵- کانتور تنش های شعاعی ایجاد شده در صفحه دایره ای شکل تحت بار متمرکز..... ۸۸
- شکل ۱۲-۵- کانتور تنش های مماسی ایجاد شده در صفحه دایره ای شکل تحت بار متمرکز..... ۸۹
- شکل ۱۳-۵- کانتور های تغییر مکان حل ایزوژئومتریکی..... ۹۰
- شکل ۱۴-۵- کانتور های تنش های ایجاد شده در جسم ناشی از حل ایزوژئومتریکی..... ۹۰
- شکل ۱۵-۵- نمودار مقایسه ای بین نتایج حل اجزای محدود و حل ایزوژئومتریکی برای تغییر مکان های شعاعی..... ۹۱
- شکل ۱۶-۵- نمودار مقایسه ای بین نتایج حل اجزای محدود و حل ایزوژئومتریکی برای تغییر مکان های در جهت Z..... ۹۱
- شکل ۱۷-۵- نمودار مقایسه ای بین نتایج حل اجزای محدود و حل ایزوژئومتریکی برای تنش های شعاعی..... ۹۲
- شکل ۱۸-۵- نمودار مقایسه ای بین نتایج حل اجزای محدود و حل ایزوژئومتریکی برای تنش

های مماسی. ۹۲

شکل ۵-۱۹- شکل اولیه صفحه دایره ای شکل، دارای تکیه گاه گیردار در لبه داخلی. ۹۳

شکل ۵-۲۰- صفحه دایره ای شکل دارای تکیه گاه گیردار در لبه داخلی و ارتفاع اولیه ۷. ۹۴

شکل ۵-۲۱- کانتور تغییر مکان عمودی صفحه دایره ای شکل برای طرح اولیه. ۹۵

شکل ۵-۲۲- طرح بهینه صفحه دایره ای شکل دارای تکیه گاه گیردار در لبه داخلی. ۹۵

شکل ۵-۲۳- کانتور تغییر مکان های عمودی صفحه دایره ای شکل بهینه شده. ۹۵

شکل ۵-۲۴- طرح اولیه مخزن استوانه ای شکل. ۹۷

شکل ۵-۲۵- کانتورهای تغییر مکان. ۹۸

شکل ۵-۲۶- کانتور های تغییر مکان های شکل بهینه سازه. ۹۹

فصل اول

کلیات

۱-۱ - مقدمه

در این پایان نامه به معرفی روش جدیدی برای تحلیل مسائلی که معادلات حاکم بر آنها معادلات دیفرانسیلی با مشتقات جزئی است، خواهیم پرداخت. این روش دارای شباهت هایی با روش اجزای محدود می باشد، همچنین از جهاتی مشابه روش بدون مش^۱ است. اگرچه این روش بیشتر بر مبنای هندسه تحلیلی می باشد، و از روش های طراحی به کمک کامپیوتر (CAD^۲) الهام گرفته شده است. اولین هدف از بکار گیری این روش پاسخ به این سوال بود که، چگونه به وسیله گسسته سازی^۳ با چشمه های بزرگ باز هم به هندسه دقیق برسیم؟ هدف دیگر ساده سازی اصلاح مش ها^۴ به وسیله حذف نیاز به، ارتباط با هندسه CAD، هنگامی که مش اولیه ساخته شده است [۱].

۲-۱ - تاریخچه و روند شکل گیری

علاقه به تحلیل اجزای محدود در مهندسی در سال های ۱۹۵۰ تا ۱۹۶۰ شکل گرفت.

۱- meshless method

۲- Computer Aided Design

۳- discretization

۴- mesh refinement

مهندسين هوا فضا در نقطه عطف فعاليت ها در طول اين دوره قرار داشتند. بعد از سال ۱۹۶۰ اولين برنامه هاي تجاري كامپيوترى (مانند Stardyne, NASTRAN, ASKA و ...) ظاهر شدند. به همين ترتيب روش اجزاي محدود در ديگر رشته هاي مهندسي و بقيه علوم گسترش پيدا كرد، بطوري كه در حال حاضر در گستره وسيعي از علوم و فنون از اين روش استفاده شده، و برنامه هاي كامپيوترى تجاري فراواني در دسترس مي باشد.

با وجود آنكه هندسه يكي از زير بناهاي تحليل مي باشد، طراحي به كمك كامپيوتر (CAD) بصورتى كه ما امروزه مي شناسيم، در سال هاي ۱۹۷۰ تا ۱۹۸۰ معرفي و رشد پيدا كرد. شايد بتوان به اين سوال كه، چرا شيوه معرفي هندسه در اجزاي محدود و CAD داراي تفاوت هاي زيادي با هم مي باشند؟ اينگونه جواب داد كه، برنامه هاي اجزاي محدود از نظر تكنيكي مدت زمان زيادي قبل از اينكه روش هاي مدرن CAD رواج پيدا كنند، رشد و توسعه يافتند. اما در حال حاضر CAD نسبت به مهندسي به كمك كامپيوترى (CAE)^۱ صنعت بزرگترى محسوب مي شود. در حال حاضر محاسبه دقيق حجم صنايع CAD و CAE به دليل گستردگي کاربرد آنها مشكل مي باشد، اما كارشناسان آن را در حدود يك تا دو بيليون دلار براي CAE و ۵ تا ۱۰ بيليون دلار براي CAD تخمين مي زنند.

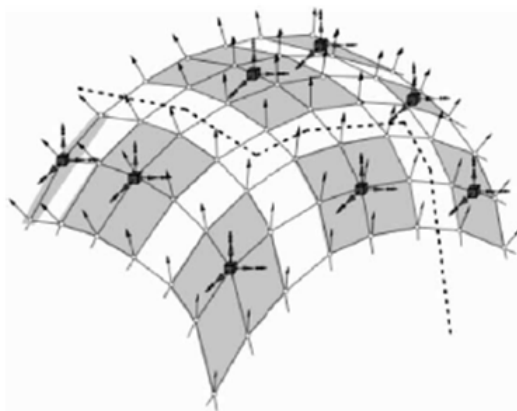
در يك عمليات مهندسي بطور خلاصه مي توان گفت كه طراحي ها در سيستم CAD هستند و المان از روي داده هاي CAD توليد مي شوند. اين عمل باعث ايجاد يك تعريف هندسي كاملاً متفاوت براي فضاي پارامترى تحليل مي شود، كه در حقيقت فقط يك تقريب از هندسه واقعي مي باشد.

در بعضي مسائل مي توان توليد المان را بصورت خودكار انجام داد، اما در بيشتر مسائل در بهترين حالت فقط مي توان اين عمل را به صورت نيمه خودكار انجام داد. هنوز در صنايع بزرگ نقشه ها در CAD طراحي مي شوند و المان ها بر اساس آن توليد مي شوند؛ تخمين زده مي شود كه، حدوداً ۸۰٪ زمان تحليل مسائل در صنايعي مانند خودروسازي، هوافضا و كشتي سازي صرف توليد المان ها مي شود. در صنعت خودروسازي توليد المان براي تمام اجزاي يك اتومبيل حدود چهار ماه

۱- Computer Aided Engineering

طول می کشد، این در صورتی است که تغییرات در طراحی های روزانه صورت می گیرد، حال اگر نتوانیم در این مدت المان های جدید بر مبنای تغییرات طراحی را تولید کنیم، قادر به استفاده از مزایای تحلیل در طراحی نمی باشیم [۱].

هنگامی که شبکه المان ها ساخته شد بایستی که برای کاهش خطای تحلیل، شبکه المان ها اصلاح شود. که این عمل در هر تکرار خود احتیاج به برقراری ارتباط با سیستم CAD دارد، در صورتی که این ارتباط در اغلب موارد ناممکن می باشد؛ که این نشان می دهد که چرا حل تطبیقی^۱ بجای اینکه به یک فن آوری صنعتی تبدیل شود، هنوز در حد پروژه های دانشگاهی باقی مانده است.



شکل ۱-۱- پوسته های نازک حساسیت زیادی را نسبت به نقص های هندسی از خود نشان می دهند. هندسه دارای انحنای یک نمونه از قسمت هایی است که المان بندی اجزای محدود می تواند باعث ایجاد عیوب هندسی شود [۲].

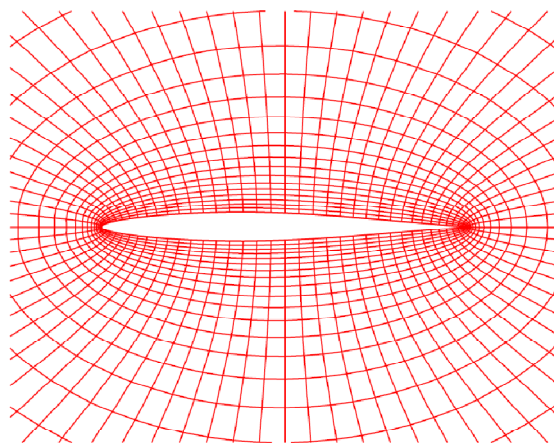
مقدار تقریب هندسی ذاتی در شبکه های المان، دقت تحلیل مسائل را مشخص می کند. به عنوان مثال در این زمینه می توان تحلیل پوسته های نازک را نام برد که بسیار به عیوب هندسی حساس هستند. (شکل ۱-۱) حساسیت به هندسه را، همچنین می توان در مسائل مکانیک سیالات مشاهده کرد.

ساختار هندسه در اجزای محدود، (که همان شبکه المان ها می باشد)، پرهزینه، زمان بر و همچنین باعث کاهش دقت در حل مسئله می شود. این مشکل باعث شده که، در مقیاس کوچک در

۱- adaptive refinement analysis

صنعت CAE تلاش های مفیدی در جهت تغییرات یا جایگزینی روش اجزای محدود با روش های دیگر که بیشتر شبیه به CAD باشد، صورت پذیرد. این تلاش ها باعث گسترش برنامه کامپیوتری به نام RASNA شد، که در آن از ترکیب هندسه دقیق مسئله، باحل تطبیقی P-refinement اجزای محدود استفاده شده بود.

اهمیت این نتایج به این دلیل است، که کمیت های محاسبه شده در روی مرزها، معمولاً در مهندسی کاربردی، مهمتر هستند، و مرزها نقاطی می باشند که، خطاهای هندسی در آنها مضرترین هستند. علاوه بر این در بیشتر تحلیل های اجزای محدود هنوز از المان های با مرتبه پایین استفاده می شود؛ که این باعث خطاهای هندسی بزرگی می شود [۱].



شکل ۱-۲- کیفیت مش لایه های مرزی تأثیر مهمی در بهبود دقت نتایج دارد.

موفقیت RASNA باعث می شود که، یک شرکت فعال در زمینه CAD کار آنها را ادامه دهد. آنها به دلیل ارتباط محکمی که با هندسه CAD در برنامه خود فراهم کرده بودند، و شاید مهمتر از آن توانایی انجام حل تطبیقی به روش P-refinement، توانستند به نتایج قابل اعتمادتری دست یابند. روش ایزوژئومتریکی بطور مشابه الهام گرفته شده است؛ اما سعی شده بصورت دقیق تری از هندسه CAD استفاده شود؛ همچنین چند جمله ای های اجزای محدود، بطور کلی از روند محاسبه حذف شده اند.

در تحلیل به روش ایزوژئومتریك محاسبات بر مبنای استفاده از نربز (NURBS)^۱ - که یک فن آوری استاندارد برای سیستم های CAD می باشد- انجام می شود. ایده این روش اولین بار توسط هیوز^۲ و همکارانش در سال ۲۰۰۵ ارائه شد [۳]. آنها پیشنهاد کردند، که ابتدا هندسه دقیق به وسیله سطوح نربز ایجاد شود و سپس یک شبکه المان با چشمه های درشت توسط المان های نربز ساخته شود. به این ترتیب در اصلاح شبکه المان ها نیاز به ارتباط با سیستم CAD نمی باشد، و می توان به سادگی شبکه المان ها را اصلاح کرد به همین دلیل امکان گسترش هر چه بیشتر آن در صنعت وجود دارد [۱].

در روش حاضر از همان متغیرهایی که در تعریف هندسه مسئله استفاده شده است، برای تعریف هندسه مدل تحلیلی و همچنین تحلیل استفاده می شود، به همین دلیل، نام تحلیل ایزوژئومتریك توسط هیوز برای آن انتخاب شده است.

۱- Non-Uniform Rational B-Spline

۲- T.J.R. Hughes