تحلیل سازهای پروانه کامپوزیتی دریایی به روش اجزاء محدود و بهینهسازی لایه چینی پرهها با استفاده از الگوریتم ژنتیک

عبداله عیدانی نژاد'*، عبدالرضا کبیری عطاآبادی'، سیدحسین دیباجیان'، امین مردان^۲

دانشکده مهندسی دریا، دانشگاه صنعتی مالک اشتر
 ۲. گروه هیدرومکانیک، دانشگاه صنعتی مالک اشتر

تاریخ دریافت: ۱۳۹۴/۳/۹

تاریخ پذیرش: ۱۳۹۵/۱/۲۹

شناسه دیجیتال (DOI) : 10.22113/jmst.2016.14147

چکیدہ

در سالیان اخیر تقاضا برای استفاده از کامپوزیتها در صنایع دریایی به دلیل بهبود عملکرد سازهای و هیدرودینامیکی سازههای دریایی افزایش یافته است. از نظر تجاری مواد اولیه برای ساخت پرههای کامپوزیتی موجود میباشد. ولی آنچه که بسیار اهمیت دارد، ترکیب صحیح از الیاف، رزین و قراردادن لایهها بر روی یکدیگر برای دستیابی به سازهای با استحکام بالا و عملکرد مناسب میباشد. در این مقاله جهت بهبود سختی و کنترل تغییر هندسه پرههای یک پروانه از جنس کربن/اپوکسی از الگوریتم ژنتیک برای بهینهسازی لایه چینی پرهها و دستیابی به لایه چینی با حداقل تغییر شکل نوک پره استفاده شده است. در واقع فرآیند بهینهسازی به کمک ارتباط بین نرم افزارهای آباکوس و متلب انجام گردیده است. زوایای بهینه پروانه کامپوزیتی با استفاده از این فرآیند بدست آمدهاند.

واژگان كليدى: الگوريتم ژنتيك، بهينەسازى، پروانە دريايى، كامپوزيت، لايە چينى

۱. مقدمه

پروانه کشتیها و زیردریاییها عموماً از آلیاژ نیکل، آلومینیوم و برنز⁽ (NAB) به دلیل مقاومت در برابر خوردگی و استحکام تسلیم بالا ساخته میشوند. مشکلات زیادی در استفاده از این آلیاژ وجود دارد، چرا که ماشین کاری این ماده برای ساخت شکل پیچیده پرهها بسیار گران قیمت است. پرههای از جـنس NAB مستعد شکست خستگی هستند و خصوصیات میرایی آکوستیک نسبتاً ضعیفی دارند که می تواند منجر به سروصدای و ارتعاشات گردد. مشکلاتی از این قبیل باعث شده است، تا معماران کشتی به دنبال یافتن آلیاژهای غیر از NAB در ساخت یروانه کشتی ها باشند. این مواد جایگزین می توانند فولاد ضدزنگ، آلیاژ تیتانیوم و کامپوزیت ها باشند. استفاده از مواد کامپوزیت در صنایع کشتیسازی عموماً کارایی هیدرودینامیکی و سازهای، سازههای دریایی را بهبود مى بخشد. كامپوزيت هاى تقويت شده با اليافي نظير کربن و شیشه دارای نسبت وزن به استحکام بالا، مقاومت به خوردگی مناسب، خصوصیات آکوستیکی بهتر و مشخصات غیرمغناطیسی میاشند. تحلیل سازهای پرههای دارای شکل سه بعدی پیچیده با روابط تئوری متداول (مانند روابط کتاب Ghosh) تئوری متداول مقادیری با دقت پایین نتیجه میدهد. در چنین مواردی روش المان محدود نتایجی مشابه و نزدیکتری به مقادیر تجربی خواهد داد.

اولین دیدگاه در مورد استحکام پره پروانه به وسیله Taylor (1993) ارائه شد؛ او پرهها را به صورت یک تیر یکسرگیردار که به توپی ثابت شده است، در نظر گرفت. مدلسازی کامپیوتری انجام شده توسط In (1991) نشان داده است که انواع خاصی از پروانههای کامپوزیتی راندمان هیدرودینامیکی نامناسبی دارند. لین از روش تحلیل اجزاء محدود برای مقایسه پرههای از جنس NAB با پرههای پروانه کامپوزیتی ساندویچی با مدول پایین با همان ابعاد استفاده نمود. بیشترین خیز نوک پره تحت بارهای هیدرودینامیکی در پرههای

کامپوزیتی مقداری بزرگتر است. به طور مشابه کین و داو⁷ نشان دادند که بیشترین خیز پرههای یک پروانه از جنس الیاف شیشه ۵ برابر بیشتر از آلیـاژ NAB است. سختی پایین کامپوزیتها دلیل خیز بیشتر میباشد. سختی پایین کامپوزیتها دلیل خیز بیشتر میباشد. پره پروانه کامپوزیتی که با الیـاف کـربن تقویـت شـده پرداخت. نتایج او نشان داد که برای پروانههای با ابعـاد بزرگ تغییر شکل پرهها بایـد کنتـرل شـود. همچنـین ایک پره پروانه کامپوزیتی و یک پره با آلیاژ آلومینیوم و مقایسه این دو پرداختهاند نتـایج آنهـا نشـان داد کـه فرکانس طبیعی پروانهها در آب و هـوا متفـاوت است. همچنین فرکانس های طبیعی پره پروانه کامپوزیتی بـا پریه چینی $a_{1}(-9_{7})-9_{7}$] از همـان پـره بـا لایـه چینی $a_{2}(-9_{7})-9_{7}$] بیشتر میباشد.

مکانسانجی جایگزینی Pavan Kishore پرمهای یک پروانه از جنس آلیاژ نیکل- آلومینیوم-برنز را با پرمهای کامپوزیتی (از جنس کربن و شیشه//پوکسی)، براساس معیار استحکام بررسی کرد. او به دلیل پیچیدگی هندسه پرمها، مدلسازی پروانه را در نرم افزار کتیا انجام داد و برای شبکهبندی پروانه از نرم افزار هایپرمش استفاده کرد. تنشها، جابجایی و شکل مودهای فرکانس طبیعی هر دو پروانه و بررسی کامپوزیتی را در نرم افزار انسیس محاسبه و بررسی کرد. نتایج کیشور نشان داد که با تغییر لایه چینی مواد پروانه کامپوزیتی میتوان سختی (صلبیت) مشابهی با پروانه MAB بدست آورد و خیزهای نوک مشابهی با پروانه کامپوزیتی را کاهش داد.

(2013) MOHAMMED KHAN ب... ه طراح... و تحلیل سازهای یک پروانه کامپوزیتی تقویت شده با الیاف شیشـه و کـربن/اپوکسـی پرداخـت. تحلیـل استاتیکی و فرکانس طبیعـی دو پروانـه مشابه از نظـر هندسی از جـنس کامپوزیت و آلیـاژ NAB را در نـرم افزار انسیس انجام داد. نتایج او نشان داد که تنشهـای

Nickel-aluminum-bronze (NAB)

۲Kane and Dow

جدول-۱: داده	محاسبه شده برای پروانـه فلـزی بـهخـوبی در محـدود
۶	الاستیک مواد قرار دارند. همچنین نتایج تحلیل پروانـه
۲/۱۴ متر	کامپوزیتی در محدوده ایمـن تئـوری شکسـت تسـای-
• /٧٣	وو فرار داشتند.
•/7۴	تحلیـل اسـتاتیکی و فرکـانس طبیعـی دو پروانـه
۰/۸ درجه	آلومینیومی و کامپوزیتی از جـنس کربن∦پوکسـی در
۰/۱۴ درجه	این مقاله انجام شده است. مدلسازی پروانه بـه کمـک
	محیط ویرایشـگر آبـاکوس کـه براسـاس زبـان برنامـه
جدول-۲: مشخ	نویسی پیتون میباشد، صورت گرفته است. در واقع
مقادير	مدلسازی پروانه با استفاده از این روش و اجرای آن در

مدلسازی پروانه با استفاده از این روش و اجرای آن در محیط گرافیکی آباکوس سبب شبکهبندی مناسب آن به روش منظم^۲ شده است. در ادامه به تشریح روند مدلسازی، تحلیل پروانهها و بهینه سازی لایه چینی پرههای کامپوزیتی پرداخته می شود.

۲. مواد و روشها

در روند تحلیل پروانه، پس از مدلسازی پرهها به کمک محیط ویرایشگر آباکوس و اجرای آن در محیط گرافیکی به تعریف خواص پروانه، شبکهبندی آن، مونتاژ پرهها به توپی اعمال بارگذاری و شرایط مرزی و تحلیل سازهای آن پرداخته میشود. شکل-۱ هندسه پروانه نهایی مورد مطالعه این مقاله را نشان میدهد.



شکل-۱: مدل سه بعدی نهایی پروانه در آباکوس

پارامترهای اصلی پروانه در جدول-۱ نمایش داده شده است. مشخصات آلیاژ آلومینیوم به کار رفته در پروانه در جدول-۲ (DNV RULES,2013) و مشخصات مواد پروانه کامپوزیتی به شرح جدول-۳ (Motley –2009) می باشد.

جدو	۱: دادههای هندسی پروانه
۶	تعداد پرەھا
۲/۱۴ متر	قطر
۰ /۷۳	نسبت گام در VR/۰
•/74	نسبت هاب
۸/۰- درجه	ریک
۰/۱۴ درجه	اسكيو

جدول-۲: مشخصات الياژ الومينيوم		
خواص	مقادير	
E (Gpa)	171	
υ	• /٣۴	
ρ (Kg/m ³)	77	
σ_{Y} (Mpa)	۲۲.	

Hexcel IM	كامپوزيتى	پروانه	مشخصات	جدول-۳:
	855	52-72		

X _T MPa	222/2
X _C MPa	12/1
Y _T MPa	18.12
Y _C Mpa	۱۹۹/۸
$S_T Mpa$	$V\Delta/T$
$S_L Mpa$	٩٢/٣
E ₁ GPa	171/42
E_2 GPa	٩/•٨
G_{12} GPa	$\Delta/\Upsilon q$
12U	• /٣٢
$\rho(Kg/m^3)$	10
-	

در روند تحلیل، پرهها به توپی ثابت فرض شده است. همچنین از ۳۴۹۳۸ المان C3D20R مکعبی (المان جامد محیط پیوسته سه بعدی غیرخطی، با ۲۰ گره به شیوه انتگرال کاهش یافته)^۳ برای شبکهبندی پروانه آلومینیومی و ۳۸۸۸۸ المان S4R مربعی (المان پوسته خطی، چهارضلعی)^۴ در شبکه بندی پروانه کامپوزیتی بکار رفته است. روش شبکهبندی منظم برای هر دو

۲sai-Wu Failure Theory

^YStructured meshing technique

vA 20-node quadratic brick, reduced integration

۴ A 4-node doubly curved thin or thick shell, reduced integration

پروانه استفاده شده است. شکل-۲ شبکهبندی (یک قسمت از پره برای نشان دادن بهتر شبکهبندی منظم پروانه نیز نشان داده شده است.)، شرایط مرزی و بارگذاری یا توزیع فشار روی پروانه که از روش المان مرزی بدست آمده را نشان میدهد. در بخش بعد نحوه استخراج توزیع فشار روی پرهها توضیح داده شده است.



الف- شرایط مرزی و بارگذاری پروانه



شکل-۲: بارگذاری و شبکهبندی پروانه

جهت تعیین توزیع فشار روی پروانه جریان پتاسیل و شرایط مرزی حاکم بررسی می شود. با فرض اینکه جریان در میدان حل خارجی حول جسم به اندازه کافی و موثر غیرویسکوز، تراکمناپذیر و غیرچرخشی باشد، در حالت جریان پایا سرعت اغتشاشی در کلیه میدان حل به استثنای سطوح ناپیوسته میدان سرعت، که تشکیل دنباله سطح بالابر را می دهند، غیر چرخشی می باشد (Ghassemi) می باشد (می دهند، غیر جرخشی سیال حول پروانه، باید جریان در کلیه نقاط میدان به جز یک سری نقاط ناپیوستگی، که دنباله پروانه جایگزین آن ها می شود، غیر چرخشی باشد. بنابراین با در نظر گرفتن این فرضیات می توان از معادله لاپلاس

(1)
$$\nabla^{2}\Phi(x,y,z) = 0$$
(1)
$$\nabla^{2}\Phi(x,y,z) = 0$$

اختلاف سرعتهای نرمال و اختلاف فشار در عرض این سطح صفر است. در حالیکه اختلاف پتانسیل میتواند وجود داشته باشد.

$$(\Delta p)_{\text{on } S_{w}} = p^{+} - p^{-} = 0$$

$$\left(\Delta \frac{\partial \Phi}{\partial n}\right)_{\text{on } S_{w}} = \left(\frac{\partial \Phi}{\partial n}\right)^{+} - \left(\frac{\partial \Phi}{\partial n}\right)^{-} = 0 \quad \{\Phi = \Phi_{\text{Pur.}}\}$$
(\mathcal{V})

برای سطوح بالابر در حالات پایا، اختلاف پتانسیل در عرض سطح ویک، همان سیرکولاسیون در اطراف جسم است و در راستای خط جریان روی سطح ویک ثابت است: (۴) $-\phi = \phi = (\Delta \phi)$ on Sw = $\phi = -\phi^{-}$ برای تعیین سیرکولاسیون در لبه انتهایی پره، به صورت منحصربه فرد، از شرط کوتا استفاده می شود. در کلی-

ترین حالت، این شرط بیان میدارد که سرعت جریان در لبه انتهایی پره ثابت باقی میماند. (۵)

روی سطح کنترل بیرونی، در حالتی که این سطح در فاصله بینهایت از جسم قرار دارد، سرعت اغتشاشی ناشی از جسم باید از بین برود. (۶) $\{ \infty \leftarrow \infty \} \} 0 \to 0$ در روش حل مبتنی بر المان مرزی، مسائل مقدار

مرزی برای پتانسیل سرعت در خارج از سطح جسـم را میتوان، به یک معادله انتگرالی تبدیل کرد:

$$\int_{S_{B}} \left[\phi(q) \frac{\partial}{\partial n_{q}} \frac{1}{R(p;q)} - \frac{\partial \phi(q)}{\partial n_{q}} \frac{1}{R(p;q)} \right] dS + \iint_{S_{W}} \Delta \phi(q) \frac{\partial}{\partial n_{q}} \frac{1}{R(p;q)} dS \qquad (Y)$$

(
$$\lambda$$
)
R = |Q - P| = $\sqrt{(\xi - x)^2 + (\eta - y)^2 + (\zeta - z)^2}$

مزایای بکارگیری روش پتانسیل اغتشاشی به شرح ذیل است. الف : دقت روش المان مرزی بر پایه پتانسیل یک مرتبه بالاتر از روش المان مرزی بر پایه سرعت است. ب : شرایط مرزی همواری وجود دارد. ج : تعیین $\nabla \phi_{\infty}$ آساده تر از تعیین $\infty \phi$ است. د : این روش اجازه تعریف شار ورودی یا خروجی را میدهد و درنتیجه کوپل آن با لایهمرزی و کاویتاسیون ساده تر انجام می گیرد. سرعتهای القایی در یک نقطه میدانی p در خارج سطح جسم، میتواند با استفاده از گرادیان پتانسیل سرعت ϕ ، بدست آید:

از آنجا که
$$\frac{\varphi \varphi}{\partial n}$$
 روی سطح جسم معلوم است، رابطه (۷)،
معادله انتگرالی Fredholm از نوع دوم برای متغیر φ
است. اختلاف پتانسیل در عرض سطح ویک برابر با
اختلاف مقادیر پتانسیل روی سطح بالا و پایین پره در
لبه انتهایی آن است. گسستهسازی رابطه (۷)، منجر به
یک دستگاه معادلات خطی با مجهول φ می شود.
سرعت سطحی و درنتیجه فشار روی سطح جسم را
میتوان با مشتق گیری عددی از توزیع پتانسیل بدست
آمده، محاسبه کرد. روشی که معرفی شد به روش
پتانسیل اغتشاشی یا روش Morino معروف است.
در رابطه (۷)، آت بردار نرمال عمود بر سطح است و R
فاصله بین نقطه q در فضای xyz و نقطه p در فضای
کې آیت.

$$v(p) = \nabla_{p} \phi(p) = \frac{1}{4\pi} \iint_{S_{B}} \phi(q) \nabla_{p} \frac{\partial}{\partial n_{q}} \frac{1}{R(p,q)} dS + \frac{1}{4\pi} \iint_{S_{W}} \Delta \phi(q) \nabla_{p} \frac{\partial}{\partial n_{q}} \frac{1}{R(p,q)} dS - \frac{1}{4\pi} \iint_{S_{B}} (V_{I} \cdot n_{q}) \nabla_{p} \frac{1}{R(p,q)} dS$$

به کمک روش اختلاف محدود، می توان مشتقات پتانسیل در دو راستای شعاعی و طول کورد را تعیین نموده و توزیع سرعت و فشار را روی سطح پروانه را محاسبه کرد. بدین ترتیب از روش المان مرزی فشار بروی تک تک نقاط سطوح پره بدست می آید و به آن اعمال می شود.

۳. نتايج

تحلیل اجزا محدود هر دو پروانه آلومینیومی و کامپوزیتی در نرم افزار آباکوس با هدف ارزیابی استحکام سازهای آن ها با محاسبه تنشها، تغییر شکلها و فرکانسهای طبیعی در این مقاله صورت گرفته است. بیشترین خیز هر دو پروانه در نوک پره میباشد، همچنین تنشها در ریشه پره در ناحیه

اتصال به توپی بیشینه میباشند. مقادیر ویژه ^۱ حاصل از تحلیل فرکانس طبیعی هر دو پروانه نیز محاسبه شده است. نتایج حاصل تحلیل استاتیکی و فرکانسی هر دو پروانه در ادامه تشریح میشود. شکل-۳ کانتور جابه جایی پرهها در راستای محور پروانه آلومینیومی (U3) را نشان میدهد. بیشترین جابهجایی در نوک پرهها اتفاق می افتد که مقدار آن ۲/۷ میلیمتر میباشد. بیشترین مقدار تنش فون مایزز پروانه آلومینیومی همان طور که در شکل-۴ نشان داده شده است، همان طور که در ریشه پره میباشد. ۱۰۰/۳ مگاپاسکال در ریشه پره میباشد. از جدول-۳ خواص مکانیکی پروانه تعریف میشود. برای بررسی استحکام پره پروانه کامپوزیتی از تئوری شکست تسای-وو استفاده میشود. همچنین جنس

\Eigen values

توپی پروانه کامپوزیتی آلیاژ آلومینیوم با مشخصات جدول-۲ میباشد.



شکل-۳: کانتور جابجایی پروانه آلومینیومی در راستای محور آن



شكل-۴: كانتور تنش فون مايزز پروانه آلومينيومي

تئوری شکست تسای- وو بر پایه تئوری شکست انرژی کرنش کلِ بلترامی^۱ استوار است. تسای- وو از این تئوری برای یک تک لایـه در حالـت تـنش صفحهای استفاده کرد. یـک تـک لایـه در صورتی بـه شکست خواهد رسید که شرط رابطه (۱۰) برآورده نشود (کـاو-۲۰۰۶):

 $(1 \cdot)$

 $\begin{array}{rl} H_1\sigma_1 + \ H_2\sigma_2 + H_6\tau_{12} + H_{11}\sigma_1^2 + \ H_{22}\sigma_2^2 \\ & + \ H_{66}\tau_{12}^2 + 2H_{12}\sigma_1\sigma_2 < 1 \end{array}$

پارامترهای ا، H₆₆ با H₂₂ ، H₁₁ ، H₆ ، H₂ ، H₁₀ در رابطه لایه (۱۰)، مطابق با ۵ پارامتر استحکام برای تک لایه یعنی استحکام کششی طولی نهایی، استحکام فشاری طولی نهایی، استحکام فشاری فشاری عرضی نهایی درون

۱Beltrami

صفحهای بدست میآیند. برای آشنایی با نحوه محاسبه تئوری این پارامترها به کتاب مکانیک مواد مرکب کاو-۲۰۰۶ مراجعه شود. تعیین ترکیب لایه چینی پره برای دستیابی به کارایی بهینه و سازه مستحکم، نیاز به دیدگاه بهینه سازی قوی دارد. قانون کلی یا پیشنهادی مرجع جهت لایه چینی پرههای پروانه وجود ندارد و محققان براساس تحلیلهای سازهای یا هیدرودینامیکی پروانه های کامپوزیتی خود لایه چینی های مختلفی را ییشنهاد دادهاند. در این مقاله نیز ابتدا براساس ییشنهادات مقالات و مطالعات انجام شده بر روی پروانه های کامپوزیتی دریایی چندین ترکیب لایه چینی برای چینش الیاف کربنی در پره بررسی شدند. دو قید جابجایی (خیز) کمینه در نوک یره (در مرتبه پره آلومینیومی (2012 – Pavan Kishore)) و کمینه بودن مقادیر حاصل از تئوری شکست تسای-وو در نرم افزار آباكوس، معيار انتخاب چينش بهينه الياف جهت ارضاء استحکام سازهای یره می باشند. در نهایت به كمك روش بهينهسازي الگوريتم ژنتيك نرم افزار متلب زواياي لايه چيني الياف بهينه مي شود. جدول-۴ نتايج تحلیل استاتیکی پروانه کامپوزیتی با دو معیار بیشترین مقدار تسای-وو و بیشترین خیر در نوک پره در راستای محور پروانه (U₃) را نشان میدهد. مقادیر حاصل از تئوری شکست تسای-وو جهت بررسی شكست يا عدم شكست لايهها كاربرد داشته و همچنین کمتر شدن بیشترین خیز نوک پره كامپوزيتي جهت عدم تغيير مشخصات هندسه پروانه - Pavan Kishore) کامپوزیتی، از نظر تحلیل سازهای 2012) آن مدنظر می باشد.

با توجه به نتایج جـدول - ۴ ترکیـب -/ $\Theta/\Theta/90_2$ -0/0/90] $_{s}$ $_{s}[\Theta/\Theta]$ جهت لایه چینی پرههای کربنی به دلیـل خیـز کمتر در نـوک پـره و مقـادیر کمتـر حاصـل از تئـوری شکست تسای-وو پیشنهاد می شود. جهت دستیابی بـه زاویه Θ ای که کمترین جابجایی نوک پره را دارد، ابتـدا از اسـکریپت نویسـی در محـیط ویرایشـگر

١Scripting

آباكوس استفاده مي شود. براي تكتك لايهها بيشترين مقدار حاصل از تئوری تسای-وو کمتر از یک بوده و شکست در لایهها اتفاق نمیافت. در شـکل–۵ نمـودار مقادیر جابجایی نوک پره از زاویه صفر تا صد و هشتاد درجه برای لایه چینے پیشنهادی -/ $\theta/\theta/90_2$ -(0/90/ نشان داده شده است. در واقع هدف بررسی $\theta/\theta]_{s}$ تغییر شکلها و تنشهای پروانه با استفاده از لایه جینی پیشنهادی میباشد. کمترین مقدار جابجایی نوک یره در زاویه ۷۷ درجـه بـوده و مقـدار آن ۱۲/۳۹ میلیمتر میباشد. نتایج تحلیلهای پروانه کامپوزیتی در زاویه ۷۷ درجه نیز نشان میدهد که لایه چینی پیشنهادی کارایی لازم در کاهش خیز را دارا نمیباشد و لزوم کمینهسازی این خیےز را در یک فرآیند بھینے سازی نشان میدهد. جدول-۵ نتایج تحلیل استاتیکی پروانه کامپوزیتی را برای ترکیب لایه چینی پیشنهادی در زاویه ۷۷ درجه نشان میدهد.



شكل-۵: نمودار جابجایینوکپرهاززاویهصفرتا ۱۸۰درجه

مدول-۵: نتایج تحلیل استاتیکی پروانه برای ترکیب
لابه حبني [77/77-/90_/77/90]

۱۲/۳۹	بیشترین خیز نوک پرہ (mm)
۱۳۰/۵	بیشترین تنش در راستای عمود بر الیاف-S22 (Mpa)
۳۳۴/۳	بیشترین تنش در راستای الیاف-S11 (Mpa)
•/۴۸۲۱	بیشترین مقدار تسای−وو

باتوجه به نتایج جدول-۵ بیشترین خیز نوک پره پروانه کامپوزیتی ۱۲/۳۹ میلیمتر میباشد. بیشـترین خیـز _____

۲Abaqus PDE

نوک پره پروانه آلومینیومی ۲/۷ میلیمتر میباشد. بدین ترتیب خیز نوک پره کربنی تقریباً ۴/۵۹ برابر پره آلومینیومی مشابه خود میباشد. با بهینه کردن لایه چینی پره کربنی میتوان مقدار خیز نوک پره آن را کاهش داد. شکل-۶ کانتور جابجایی پروانه را برای ترکیب لایه چینی _۲[7777-/2007] نشان میدهد. همچنین کانتورهای مقادیر حاصل از بیشترین مقادیر تئوری تسای-وو و تنش در راستای طول و عمود بر الیاف آورده در ادامه آورده شدهاند.



شکل-۶: کانتور جابجایی پروانه کامپوزیتی در راستای محور آن



شکل-۷: کانتور بیشترین مقادیر حاصل از تئوری شکست تسای- وو



الياف

منبع	بيشترين بيشترين خيز		ترکیب لایه چینی
	نو ک پره (mm)	مفدار تسای-وو	
Lin, GF-1991	26/60	•/۵A•A	[•/٩•/۴۵/٩•/•]
H. J. LIN-2005	30/88	۰/۵۸۶۱	$\left[-1 \Delta / 1 \Delta / 9 \cdot / \cdot \right]_{s}$
Motley-2009	۱۶/۸۹	•/۵۶•۶	[~•/~•/٩•/٩•/~•]
Manudha et al., 2013	84/10	•/9٣•V	$\left[\mathbf{\cdot}_{1} \mathbf{\cdot}_{1$
Yin Lu Young-2011	٨٢/٩٨	•/٩٨۵٩	$\left[1 \Delta / \mathbf{T} \cdot / - 1 \Delta / \cdot / - \mathbf{T} \cdot \right]$
Azzam Ahmed-2012	18/07	•/4699	$\left[\cdot / \mathfrak{l} \cdot / - \mathfrak{f} \Delta / \mathfrak{f} \Delta / \cdot / \mathfrak{l} \cdot / - \mathfrak{f} \Delta / \mathfrak{f} \Delta \right]_{s}$
Azzam Ahmed-2012	$\chi\chi/\chi\chi$	•/5444	$\left[F \Delta / F \Delta / P \cdot / \boldsymbol{\cdot} / F \Delta / F \Delta / P \cdot / \boldsymbol{\cdot} \right]_{\mathrm{s}}$
Mulcahy-2010	18/48	•/ ۵ λ • λ	$\left[1 \Upsilon \cdot / \Upsilon \cdot / \Upsilon \Delta / \Upsilon \cdot / - 1 \Delta / \Upsilon \cdot \right]_{s}$
Hara and Yamatogi-2011	17/01	•/4801	$\left[F \Delta / - F \Delta / P \boldsymbol{\cdot} / \boldsymbol{\cdot} / F \Delta / - F \Delta / P \boldsymbol{\cdot} / \boldsymbol{\cdot} \right]_{\mathrm{s}}$
Pavan Kishore -2014	۳۹/۰۵	•/٧٨٨٣	$\left[\mathbf{f} \mathbf{\Delta}_{\mathbf{f}} / \mathbf{\cdot}_{\mathbf{f}} / \mathbf{q} \cdot / \mathbf{f} \mathbf{\Delta} / \mathbf{\cdot}_{\mathbf{f}} / - \mathbf{f} \mathbf{\Delta} / \mathbf{\cdot} / \mathbf{q} \cdot \right]_{\mathbf{s}}$
الگو از (Azzam Ahmed-2012)	14/88	•/4141	$\left[\cdot / 9 \cdot / - 4 0 / 4 0 / 9 \cdot 7 / - 4 0 / 4 0 ight]_{s}$
الگو از (Azzam Ahmed-2012)	11/93	•/۴٧٩٧	$\left[{\boldsymbol{\cdot}}/{\boldsymbol{\vartheta}\boldsymbol{\cdot}}/{-}\boldsymbol{\boldsymbol{\nabla}\boldsymbol{\cdot}}/{\boldsymbol{\nabla}\boldsymbol{\cdot}}/{\boldsymbol{\vartheta}\boldsymbol{\cdot}}/{\boldsymbol{\vartheta}\boldsymbol{\cdot}}/{-}\boldsymbol{\boldsymbol{\nabla}\boldsymbol{\cdot}}/{\boldsymbol{\nabla}\boldsymbol{\cdot}}\right]_{\mathrm{s}}$
الگو از (Azzam Ahmed-2012)	18/41	•/۴۵۸۸	$\left[\bullet / \P \bullet / - \Psi \bullet / \Psi \bullet / \P \bullet_{T} / - \Psi \bullet / \Psi \bullet \right]_{s}$
الگو از (Azzam Ahmed-2012)	14/30	•/۴•۶۳	$\left[\bullet / \P \bullet / - \pounds \bullet / \pounds \bullet / \bullet \bullet / \P \bullet / - \pounds \bullet / \pounds \bullet \right]_{s}$
الگو از (Azzam Ahmed-2012)	۵ ۲/۰ ۵	۰/٣۶٩V	$\left[\cdot / \mathfrak{l} \cdot / - \mathfrak{l} \cdot / \mathfrak{l} \cdot / \mathfrak{l} \cdot \mathcal{l} + \mathfrak{l} / \mathfrak{l} \cdot \mathcal{l} \right]_{s}$
الگو از (Azzam Ahmed-2012)	۱۸/۷۳	·/۵۵۶·	$[\mathcal{F}\Delta/-\mathcal{F}\Delta/\mathcal{Q}\cdot\mathcal{F}\Delta/-\mathcal{F}\Delta/\mathcal{Q}\cdot\mathcal{F}]_{s}$
پیشنهادی	۱ ۸/۶ ۱	•/۴٧٩٧	$\left[\cdot / 9 \cdot / - 4 0 / 4 \right]_{s}$
پیشنهادی	22/6.	•/61•۴	[•/٩•/۴۵] _s
پیشنهادی	۱ ۸/۶ ۱	•/۴٧٩٧	$\left[\mathbf{\cdot}_{\mathbf{Y}}/9\mathbf{\cdot}_{\mathbf{Y}}/\mathbf{F}\boldsymbol{\Delta}_{\mathbf{Y}}/\mathbf{F}\boldsymbol{\Delta}_{\mathbf{Y}} ight]_{\mathbf{S}}$
پیشنهادی	۳۴/۸۸	•/8•4٣	$[\mathfrak{F}\Delta/-\mathfrak{F}\Delta/\mathfrak{F}\Delta/-\mathfrak{F}\Delta]_{s}$

جدول-۴: نتایج تحلیل استاتیکی پروانه کامپوزیتی با لایه چینیهای مختلف

استفاده جعبه ابزار بهینه سازی الگوریتم ژنتیک متلب^۱ زوایایی از پره کامپوزیتی که در آنها خیز کمینه است، یافته می شود. قبل از تکمیل فرآیند بهینه سازی لایه چینی به تحلیل فرکانس طبیعی پروانهها پرداخته می شود.

جهت تحلیل فرکانسی طبیعی پروانهها در نرم افزار آباکوس از تحلیل مقدار ویژه به روش Block Lanczos استفاده شده است. در واقع برای استخراج شکل پنج مود اول فرکانس طبیعی هر دو پروانه کامپوزیتی و آلومینیومی، شرایط مرزی و چگالی آنها لازم میباشد. نوع تحلیل از استاتیکی/عمومی به فرکانسی تغییر یافته و شکل پنج مود اول فرکانسی حاصل میشود. با توجه به اینکه پروانه مورد نظر این تحقیق دارای دورکاری ۱۸۰ دور بر دقیقه بوده و شش پره میباشد، فرکانس



شکل–۹: کانتور تنش پروانه کامپوزیتی در راستای عمود برالیاف

مقادیر تنش در ریشه پروانه در ناحیه اتصال پرههای کربنی به توپی فلزی بیشینه میباشند. خیز نوک پره پروانه کامپوزیتی در 77=6 در لایه چینی پیشنهادی که به کمک جدول-۴ حاصل شد همچنان نسبت پروانه آلومینیومی ۴/۵۹ برابر بیشتر است از ایانرو با

MATLAB Optimization GA Toolbox

ODB: freq160lay5cm.odb Abaqus/Standard 6.12-1 Step: Step-1 Mode 1: Value = 3.64018E+05 Freq = 96.024 (cycles/time) شکل – ۱۱: مود اول فرکانسی پروانه کامپوزیتی

نتایج تحلیل تحلیل استاتیکی پروانه کامپوزیتی برای لایه چینی پیشنهادی در زاویه 77= θ درجه که از اسکریپت نویسی کمترین جابجایی را داشت، نیز نشان داد که خیز نوک آن حدود ۴/۵۹ برابر پره آلومینیومی مشابه میباشد. از اینرو جهت کم کردن این خیز از ارتباط بین آباکوس و متلب استفاده میشود. بدین منظور از جعبه ابزار بهینه سازی الگوریتم ژنتیک متلب با تعریف تابع شایستگی براساس خیز نوک پره بهینه شده و سپس ۱۶ زاویه متغیر طبق لایه چینی پیشنهادی، به کمک الگوریتم ژنتیک با هدف کاهش پیشنهادی، به کمک الگوریتم ژنتیک با هدف کاهش چینی پیشنهادی در حالت چینش متقارن نیز بررسی شده است.

جهت ارتباط متلب و آباکوس و تبدیل کدها بـین ایـن دو نرم افزار فایلهایی را باید آماده سـاخت. فایـلهـای

مورد نیاز عبارتند از: Main.m، و Main.py و Var.py و فایل دوم و سوم فایل اول مربوط به نرم افزار متلب و فایل دوم و سوم مربوط به نرم افزارآباکوس میباشد. فایلها با پسوند py، اسکریپت نوشته شده به زبان پیتون میباشند که در محیط ویرایشگر آباکوس نوشته شدهاند. فایل Main.py شامل اسکریپت مربوط به مدلسازی و تحلیل پره پروانه کامپوزیتی بهصورت دستوری می-شود. در واقع در این محیط متنی تغییرات لازم برروی لایه چینی پره کامپوزیتی جهت شروع روند بهینه لایه چینی پره کامپوزیتی جهت شروع روند بهینه سازی صورت میگیرد. فایل Main.m شامل کدهای بسین برنامهای جهت ارتباط متلب و آباکوس و تحریک آن ۱۸ هرتز میباشد. فرکانسهای طبیعی حاصله برای هر دو پروانه کامپوزیتی و آلومینیومی در محدوده فرکانس تحریک قرار ندارند، و احتمال پدیده تشدید در هر دو پروانه کم میباشد. همانطور که در جدول-۶ مشاهده میشود تمامی فرکانسهای طبیعی پروانه کامپوزیتی از پروانه آلومینیومی کمتر بوده و این موضوع نشان میدهد که جرم و سختی^۱ پره کامپوزیتی از پره آلومینیومی کمتر است.

جدول-۶: فرکانسهای طبیعی هر دو پروانه (پره کامپوزیتی با لایه چینی _s[77/77/90₂/2])

	تحليل مقدار ويژه	تحليل مقدار ويژه
شماره مود	پروانه آلومينيومى	پروانه کامپوزیتی
	(cycles/second)	(cycles/second)
١	107/78	98/•74
٢	۴۳ • /۷۹	261/16
٣	546/28	374/11
۴	V84/• 1	۶۸۵/۹۴
۵	940/11	۲۳ ۸/۶۹

سفتی کمتر پره کامپوزیتی سبب افزایش خیز در نوک آن میشود. در این تحقیق وزن پره کربنی ۳۲ درصد کمتر از پره آلومینیومی میباشد. شکل-۱۰ مود اول فرکانس طبیعی پروانه آلومینیومی و شکل-۱۱مود اول فرکانس طبیعی پروانه کامپوزیتی را نشان میدهد.



۲Stiffness

دستورهای اجرایی می شود. همچنین دستورات لازم جهت بهینه سازی لایه چینی پره و استفاده از جعبه ابزار الگوریتم ژنتیک (تعریف تابع هدف یا شایستگی) در این فایل موجود می باشد. فایل Var.py نیز شامل متغیرهای تعریف شده پس از اتمام هر مرحله از بهینه سازی می باشد (از این فایل به عنوان فایل کمکی برای انتقال داده خروجی بین آباکوس و متلب استفاده می شود). در این تحقیق متغیرها زوایای الیاف می باشند که در فایل Var.py نوشته می شوند.

تمام فعالیتهایی که در واسطه گرافیکی آباکوس انجام می گیرد، به صورت دستوراتی در فایلی با نام abaqus.rpy ذخیرہ می گردد. از طرف دیگر میتوان تمام دستورات واسط گرافیکی را به صورت توابع و دستوراتی در فایلی با پسوند py.* نوشت و سپس فایل آماده شده را در آباکوس اجـرا کـرد. قواعـد حـاکم بـر نگارش این دستورات از زبان برنامه نویسی پیتون تبعیت می کند و علاوه بر توابع اختصاصی آباکوس، دستورات پیتون نیز توسط آباکوس شناخته شده است. در این پژوهش هدف دستیابی به یک لایه چینی بهینه با معیار کمینه کردن خیز نوک پره کامپوزیتی می باشد. بدین ترتیب ابتدا فایل abaqus.rpy مربوط به پروانیه کامپوزیتی در محیط ویرایشگر آباکوس باز می شود و سپس در یک فایل جدید با پسوند py.* برای انجام اصلاحات لایه چینی پره (تعریف زاویه هـر لايه به عنوان يک متغير) کپي و ذخيره (با نام Main.py) می شود. با توجه به اینکه از الگوریتم ژنتیک متلب جهت دستیابی به لایه چینے بهینه استفاده خواهد شد، پس تکرار تحلیل پره پروانه کامپوزیتی اجتنابناپذیر میباشد. زیرا الگوریتم بهینهسازی بعد از هر اجرا با توجه به نتایج بدست آمده به اصلاح لایه چینی پره و اجرای مجدد تحلیل می پردازد. این اجراها تا همگرایی جوابها که براساس معیار توقف الگوریتم ژنتیک است، ادامه خواهند یافت. مرحله بعد، تعریف نُرمى براساس بيشينه خيز نوك پره براساس نتايج تحليل استاتيكي مي باشد. برخلاف توضيحات قبل، استفاده از دستورات فایل abaqus.rpy برای خواندن

فایل نتایج خیز پره امکانپذیر نیست. برای دستیابی به مقادیر خیز پره باید از نتایج شیء ^۱ odb استفاده کرد. بهطور کلی در آباکوس سه دسته شیئ اساسی وجود دارد که عبارتند از (Abaqus 6.12 Documentation):

- Mdb و یا model base data که مربوط به مـدل-سازی و اطلاعات مورد نیاز برای حل گر است.
- output database یا Odb یا output database که اطلاعات حاصل از حل مسئله در آن قرار گرفته است.
 - Session که مربوط به نمایش است.

برای استخراج مقادیر خیز پره و دیگر پارامترها از شیء odb استفادہ می شود. به طور کلی با کمک شیئ odb مى توان سه دسته فعاليت انجام داد. دسته اول فعاليت-ها مربوط به استخراج نتایج حاصل از حل گر آباکوس ٔ است. دسته دوم مربوط به نوشتن اطلاعات در یک odb و دسته سوم شامل مجموعه فعالیتهای محاسباتی است. برای استخراج نتایج مربوط به جابجاییهای پره در هر گره (و در نتیجه تعریف نُرم) از دسته اول فعالیتهای odb استفاده میشود. پس از تکمیل اسکریپت آن را با نام Main.py در همان پوشـه مربوط به واسط گرافیکی^۳ پروانه ذخیره می شود. گام بعد ساخت یک فایل متلب Main.m برای اجرای آباکوس میباشد، به نحوی که اسکریپت نوشته شده در فایل Main.py که شامل تحلیل استاتیکی یروانه کامپوزیتی با یک متغیر مجهول یعنی زاویه (θ) اجرا شود. این اجرا تا یافتن زاویه θای که در آن نُرم کمینه می باشد، در جعبه ابزار بهینه سازی الگوریتم ژنتیک نرم افزار متلب ادامه می یابد. فایل Var.py برای نوشتن زاویه بهینه شده در آن، نیز ساخته می شود.

از الگوریتم ژنتیک در جعبه ابزار بهینهسازی نرم افزار متلب، برای انجام فرآیند بهینه سازی استفاده شده است. در این جعبه ابزار تمام عملگرهای مورد نیاز برای انجام بهینه سازی قرار داده شده است. هدف کلی بهینه سازی در این مقاله، کاهش جابجایی های پره

Odb objects

ODB File

۲Abaqus CAE

کامپوزیتی بر مبنای تغییر زوایای الیاف و تغییر لایه چینی در هر لایه می باشد. به این ترتیب که ترتیب قرارگیری لایه ها و زاویه الیاف در هر لایه به گونه ای توسط الگوریتم ژنتیک انتخاب شود که تابع شایستگی نُرم (بر اساس بیشینه خیز در نوک پره) کمینه شود. قبل از اجرای فرآیند بهینه سازی لازم است تنظیماتی در بخشهای مختلف جعبه ابزار الگوریتم ژنتیک انجام شود. این بخش ها به ترتیب عبار تند از:

تعريف مسئله: قسمت تعريف مسئله شامل تابع شایستگی و تعداد متغیرها می باشد. تابع شایستگی تابعی است که قرار است کمینه شود. تابع شایستگی به شکل Main.m درج می شود که Main.m یک تابع متلب یا فایل متلب بودہ و تابع شایستگی را با اجرا اسکریپ پیتون Main.py محاسبه میکند. تابع شایستگی براساس معیار کمینه کردن نُرم خیز نوک یرہ تعریف می شود. تعداد متغیرہا نیے برابے با تعہداد لایههای پره کامپوزیتی میاشد. در حالت اول یک متغیر زاویه (θ) مجهول می باشد. در مراحل بعد به ترتیب هر ۸ زاویه لایه چینش متقارن و ۱۶ متغیر (کل لايهها) لايه چينى پيشنهادى بهينه مے شوند. قيدها: این بخش شامل قسمتهای اصلی باند و تابع قید غیر خطی است. در قسمت باند، حد بالا و پایین متغیرها وارد می شود که در این جا محدوده 60 تا ۹۰ درجه (در حالت اول که فقط یک زاویه متغیر باشد) برای هر لایه برای کاهش زمان حل انتخاب شده است. در این مسئله از تابع قيد غير خطى استفاده نشده است. اين قسمت شامل نوع جمعيت'، اندازه جمعيت' و تابع ایجاد میباشد. در قسمت نوع جمعیت، بردار دوبعدی انتخاب شده است. اندازه جمعیت تعداد اعضای جمعیت را در هر نسل مشخص می کند. اندازه جمعیت باید به درستی انتخاب شود، زیرا در صورتی که تعداد اعضای جمعیت بسیار زیاد باشد، اگرچه وضعیت جستجو ممکن است به صورت بهتری نمایش داده

شود، ولی این کار نیاز به حافظه رایانه زیادی دارد و زمان اجرای برنامه نیز زیاد می شود. اگر تعداد اعضای جمعیت نیز کوچکتر از حد مشخصی باشد، جمعیت مورد نظر فقط قسمت کوچکی از فضای جستجو را نشان میدهد و ممکن است جستجو برای رسیدن به حل بهینه در این جمعیت موفقیت آمیز نباشد. پیشنهاد راهنمای جعبه ابزار این است که تعداد اعضای جمعیت در حالتی که تعداد متغیرها کمتر از پنج باشد ۵۰ و برای حالتی که تعداد متغیرها بیش از ۵ باشد، ۲۰۰ انتخاب شود. البته بهصورت تجربی با تعداد اعضای جمعیت کمتر، امکان حصول جواب مناسب وجود دارد. در این یژوهش در حالت اول با یک زاویه مجهول تعداد جمعیت ۴۰ در نظر گرفته شده است. دامنه اولیه ۶۰ تا ۹۰ درجه جهت کاهش زمان حل انتخاب شده است. ضمن اینکه جوابها به خوبی همگرا شدهاند. توابع مقیاس بندی: در این قسمت تـابع رتبه، برای مقیاس بندی تابع شایستگی انتخاب شده است. این تابع، جوابهای بدست آمده را متناسب با میزان شایستگی و ارزش آنها رتبهبندی میکند. در واقع تابع رتبه امتيازات خام را براساس رتبه آنها مقياس مي كند.

توابع انتخاب: تابع انتخاب، والدین را برای تولید نسل بعدی براساس مقادیر تعیین شده توسط تابع مقیاس بندی انتخاب می کند. در این قسمت از تابع یکنوا پخشی² انتخاب استفاده شده است. این تابع انتخاب، والدین را روی یک خط پخش کرده و بر اساس مقادیر مقیاس شده روی یک خط با گامهای مساوی جلو رفته و والدین را انتخاب می کند. تنظیمات مربوط به تولید مثل: با استفاده از تنظیمات مربوط به تولید مثل می توان نحوه تولید نسل بعدی را کنترل نمود. این تنظیمات در منوی بازتولید^۲ می باشد. گزینه های در دسترس در این منو عبارتند از؛ فرزندان نخبه^۸: که تعداد افراد با بهترین مقدار شایستگی در نسل حاضر

۳Population Type ۴Population Size ۵Creation Function ۶Double Vector

⁵⁻ Rank

²⁻ Stochastic uniform

³⁻ Reproduction8- Elite count

میباشد. که بدون تغییر به نسل بعدی منتقل میشوند. زمانی که این مقدار برابر با یک تعیین شود فقط بهترین فرد از جمعیت حاضر به نسل بعدی منتقل میشود. انتخاب مقادیر بالا برای این قسمت باعث کاهش کارایی الگوریتم ژنتیک میشود. مقدار پیش فرض این قسمت دو میباشد. راهنمای جعبه ابزار الگوریتم ژنتیک تعداد فرزندان نخبه را ۵ درصد تعداد اعضای جمعیت پیشنهاد میکند.

کسر فرزندان تلفیقی^۱: تعیین کننده تعدادی از افراد نسل بعدی (به جز نخبگان) است که با توجه به عملیات تلفیق تولید میشوند. مقدار این قسمت برابر با کسری بین ۰ تا ۱ قرار داده میشود. و مقدار پیش فرض آن ۸/۱ میباشد. در این مقاله برای حالت اول که یک زاویه بهینه میشود، مقدار کسر فرزندان تلفیق ۹/۱ و تعداد فرزندان نخبه به صورت پیش فرض انتخاب شده است. معیارهای توقف الگوریتم ژنتیک: معیار توقف در تعداد نسل لحاظ شده است. نمودار همگرایی بهترین و متوسط مقادیر شایستگی در هر نسل میتواند در انتخاب تعداد نسل ها مؤثر باشد. شکل-۱۲ فلوچارت روند بهینه سازی لایه چینی پرههای پروانـه کامپوزیتی را نشان میدهد.



شکل–۱۲: فلوچارت روند بهینهسازی لایه چینی پره کامپوزیتی

در شــکل-۱۳ نمــودار بهتــرین و متوســط مقـادیر شایستگی با اسـتفاده از تولیـد ۲۰ نسـل بـرای بهینـه

کردن لایه چینی پره پروانه کامپوزیتی نشان داده شده است. بهترین و متوسط مقدار شایستگی (نُرم) از نسل دوازدهم همگرا شده است و مقدار هر دو ۱۲/۲۷۹ میلی متر میباشد. نقاطی که در پایین نمودار مشخص شدهاند نشان دهنده بهترین مقادیر شایستگی در هر نسل هستند. نقاط بالایی نشان دهنده میانگین مقادیر شایستگی در هر نسل میباشند. همچنین در بالای نمودار، بهترین و میانگین مقادیر شایستگی در نسل حاضر به صورت عددی نمایش داده شده است. منظور از بهترین و میانگین مقادیر شایستگی در اینجا، نُرم تعریف شده براساس خیز پره میباشد. همچنین مقدار زاویه بهینه ۲4/224 =θ بدست آمد.



شکل-۱۳: نمودار بهترین و میانگین مقادیر شایستگی (نُرم)

در گام بعد هر ۸ زوایه لایه چینی متقارن به کمک الگوریتم ژنتیک بهینه میشود. برای این کار ابتدا در قسمت تعریف مسئله ۸ متغیر در نظر گرفته شده و در قسمت باند، حد بالا و پایین متغیرها به ترتیب از صفر تا ۹۰ درجه تعریف میشود. در قسمت جمعیت، تعداد اعضای جمعیت ۶۰ و دامنه اولیه از صفر تا ۹۰ درجه در نظر گرفته شده است. تابع مقیاس و انتخاب مشابه حالت قبل انتخاب شده و در قسمت تنظیمات تولید مثل تعداد فرزندان نخبه ۲ و کسر فرزندان تلفیق ۵/۰ لحاظ شده است. از تنظیمات پیش فرض برنامه در قسمت جهش و تلفیق و مهاجرت نیز استفاده شده است. معیار توقف در این حالت نیز در تعداد نسلها

⁵⁻ Crossover fraction



شکل-۱۶: نمودار زوایای بهینه با بهترین مقدار شایستگی یا نُرم

شکل-۱۷ کانتور جابجایی پروانه را با توجه به زوایای حاصل از بهینه سازی الگوریتم ژنتیک با ۱۶ زاویه مجهول نشان میدهد. بیشینه مقدار جابجایی در نوک پره ۱۰/۴۷ میلیمتر میباشد، که نسبت به مقدار جابجایی لایه چینی پیشنهادی (۱۲/۳۹ میلی متر) ۱۵/۵ درصد کاهش یافته است.



شکل-۱۷: کانتور جابجایی پروانه کامپوزیتی برای لایه چینی بهینه شده با الگوریتم ژنتیک (با ۱۶ متغیر)

۴. بحث و نتیجه گیری

تحلیل استاتیکی و فرکانس طبیعی دو پروانه آلومینیومی و کامپوزیتی در این پژوهش صورت گرفت. تنشها، تغییر شکلها و فرکانسهای طبیعی هر دو پروانه بررسی و مقایسه شدند. نتایج نشان داد پروانه کامپوزیتی با حدود ۳۲ درصد وزن کمتر و با ترکیب لایه چینی احدود ۳۲ درصد وزن کمتر و با ترکیب لایه چینی از نظر تئوری تسای-وو در پره اتفاق میافتد. بیشترین مقادیر تسای-وو پروانه کامپوزیتی و تنش در هر دو پروانه در ناحیه اتصال لحاظ شده است و به دلیل همگرایی مقدار شایستگی و کاهش زمان حل در ۲۲ نسل بهینهسازی الگوریتم ژنتیک متوقف می شود. بهترین مقدار شایستگی (نُرم) ۱۰/۱۶۳ میلیمتر و متوسط مقدار شایستگی در این حالت (مطابق شکل–۱۴) ۱۰/۲۰۵۷ میلیمتر بدست آمده است. از نسل ۱۵ به بعد جوابهای بهینهسازی الگوریتم ژنتیک همگرا می شود. مرحله آخر بهینهسازی هر ۱۶ زاویه لایه چینی پیشنهادی می باشد. تنظیمات جعبه ابزار الگوریتم ژنتیک در این مرحله مشابه مرحله قبل می باشد با این تفاوت که در قسمت تعریف مسئله ۱۶ متغیر در نظر گرفته شده و در قسمت جمعیت، تعداد اعضای جمعیت ۸۰ لحاظ می شود.



شکل-۱۴: نمودار بهترین و میانگین مقادیر شایستگی (نُرم) برای بهینهسازی با هر ۸ متغیر بهترین مقدار شایستگی (نُـزم) ۱۰/۰۱۶۲ میلـیمتـر و

متوسط مقدار شایستگی در این حالت ۱۰/۰۷۵۷ میلیمتر بدست آمده است. از نسل ۱۸ به بعد جواب-های بهینهسازی الگوریتم ژنتیک همگرا می شود.



شکل-۱۵: نمودار بهترین و میانگین مقادیر شایستگی (نُرم) برای بهینهسازی با هر ۱۶ متغیر

بیشترین جابجایی پره نسبت به پروانه کامپوزیتی با لایه چینی پیشنهادی ۱۵/۵ درصد کاهش مییابد. برای برقراری ارتباط بین نرم افزارهای آباکوس و متلب و استفاده از جعبه ابزار بهینهسازی الگوریتم ژنتیک نرم افزار متلب توصیه میشود از سیستم عامل لینوکس استفاده شود.

جدول-۷: مقایسه نتایج بیشترین جابجایی پروانه در حالتهای مختلف

	- ,
نُرم جابجایی در نوک پره (mm)	مشخصات لایه چینی پره
17/797	لایه چینی پیشنهادی از اسکریپتنویسی
17/779	لایه چینی بهینه شده با یک زاویه مجهول به کمک الگوریتم ژنتیک
1./188	لایه چینی بهینه شده با هشت زاویه مجهول (لایه چینی متقارن)
1./.185	بهینهسازی لایه چینی پیشنهادی با هر ۱۶ زاویه مجهول

در واقع سیستم عامل ویندوز در اجراهای متوالی آباکوس از نرم افزار متلب بعد از چند مرحله ناتوان بوده و پیغام "عدم پاسخ حل" میدهد. در این پژوهش جهت ارتباط نرم افزار آباکوس و متلب و بهینهسازی لایه چینی پره کامپوزیتی از به کمک الگوریتم ژنتیک از سیستم عامل لینوکس نسخه CentOS6.5 استفاده شده است.

منابع

20084-5000

Lin, Gau-Feng., "Three Dimensional Stress Analysis of a Fiber Reinforced Composite Thruster Blade", the society of naval architects and marine engineers.,1991.

LIN, H.J., and Tsai, J.F., "Analysis of Underwater Free Vibrations of a Composite Propeller Blade," Journal of REINFORCED PLASTICS AND COMPOSITES, Vol. 27, No. 5/2008.

Kishore, M.L.Pavan., and Behera, R.K., and

پرهها به توپی میباشد. همچنین فرکانسهای طبیعی حاصله برای هر دو پروانه کامپوزیتی و آلومینیومی در محدوده فركانس تحريك قرار ندارند و احتمال يديده تشدید در هر دو پروانه ناچیز است. اما بیشترین جابجایی پرههای پروانه کامپوزیتی با این لایه چینی نیز ۴/۵۹ برابر یروانه آلومینیومی مشابه خود بود. برای کاهش جابجاییهای پره کامپوزیتی از ارتباط آباکوس و متلب استفاده شد و به کمـک جعبـه ابـزار الگـوريتم ژنتیک لایه چینی که در آن جابجاییهای پره کمتر شود، بدست آمد. الگوريتم ژنتيک جعبه ابزاري قدرتمند در نرم افزار متلب جهت مسائل بهینـه سـازی میباشد، استفاده از اسکرییت نویسی در آباکوس برای انجام بهینه سازی (با اجراهای متوالی آباکوس توسط متلب) دقت بهینه سازی را افزایش میدهد. زمان حل در فرآیند بهینهسازی لایه چینی یره با استفاده از این روش به تعداد متغیرها و اندازه جمعیت وابسته میباشد. به صورت تجربی با چندین اجرا مے توان در صورت دستیابی به همگرایی مناسب نتایج (بهترین و متوسط مقدار شایستگی)، اندازه جمعیت را کاهش داد. جهت صحتسنجی کار الگوریتم ژنتیک ابتدا یک لایه بهینه شد. سپس ۱۶ زاویه متغیر طبق لایه چینی ییشنهادی، به کمک الگوریتم ژنتیک با هـدف کـاهش خیز نوک پره بهینه شدند. بهینه سازی زوایای لایه چینی پیشنهادی در حالت متقارن نیےز مورد بررسے قرار گرفت. جـدول-۷ نتایج جابجاییهای یروانه کامپوزیتی را براساس نُرم تعریف شده را در حالتهای مختلف نشان مےدهد. بھینے سازی لایے چینے پیشنهادی با ۱۶ زاویه متغیر طبق دارای کمترین نُرم بوده (طبق جدول-۷) و با بکارگیری این لایه چینی J.P Ghosh and R.P Gokaran. ,Basic ship propulsion, Department of Ocean Engineering and Naval Architecture Indian Institute 'of Technology Kharagpur, 2004. Taylor, D.W., The speed and power of ships,

Washington. 1933. Lin, G.-F. (1991). Comparative Stress/Deflection Analysis of a Thick-Shell

Composite Propeller Blade, DTRC/SHD-1373-01, David Taylor Research Center, Bethesda, MD Marine Propeller Blade, Journal of Reinforced Plastics and Composites 2005.

Manudha, T. Herath., and Prusty ,B. Gangadhara, Development of a shape-adaptive composite propeller using bend-twist coupling characteristics of composites, Third International Symposium on Marine Propulsors, smp'13, Launceston, Tasmania, Australia, May 2013.

Yin Lu Young, and Michael R. Motley, Influence of Material and Loading Uncertainties on the Hydroelastic Performance of Advanced Material Propellers, Second International Symposium on Marine Propulsors, smp'11, Hamburg, Germany, June 2011.

Azzam Ahmed, Prediction the damping and delamination of the composite propeller laminated, International Journal of Engineering Science and Technology (IJEST), Vol. 4 No.06 June 2012.

N. L. Mulcahy and B. G. Prusty, Hydroelastic tailoring of flexible composite propellers, Ships and Offshore Structures, Vol. 5, No. 4, 2010, 359–370.

Y. Hara and T. Yamatogi, performance evalution of composite marine propeller for a fishing boat by fluid-structure interaction analysis, 18TH International conference on composite materials, 21-26 Aug 2011.

Kishore, M.L.Pavan., and Behera, R.K., Determination of Optimal Stacking Sequence for Modal Characteristics Evaluation of Composite Marine Propeller Blade, Journal of Mechanical Design and Vibration, Vol.2, No. 4, 94-101, 2014.

Abaqus 6.12 Documentation, a product of Dassault Systèmes Simulia Corp., Providence, RI, USA.

Optimization Tool, MATLAB 2014 Quick.

Bezawada., Sreenivasulu., "Structural Analysis of NAB Propeller Replaced With Composite Material," International Journal of Modern Engineering Research (IJMER), Vol.3, Issue.1. pp-401-405. Jan-Feb. 2013.

MOHAMMED AHMED KHAN., Design and Dynamic analysis on composite propeller of ship using FEA, International Journal of Engineering Research & Technology (IJERT), Vol.2, No.1, Pages:310 – 315. 2013.

DNV, RULES FOR CLASSIFICATION OF Ships /High Speed, Light Craft and Naval Surface Craft, PART [¢] CHAPTER Δ, Rotating

Machinery, Driven Units, Propeller, JULY 2013.

Motley, M.R., and Liu, Z., "Utilizing fluidstructure interactions to improve energy efficiency of composite marine propellers in spatially varying wake," Composite Structures. March 18, 2009.

Ghassemi H., "A Study On Hydrodynamic Analysis Of Propellers And Cavitation Prediction Of Hydrofoils By The Application Of Surface Panel Method", Ph.D. Thesis, Yokohama National University, Japan, March 1997.

Autar Kaw, MECHANICS OF COMPOSITE MATERIALS, Second Edition, Taylor & Francis Group,Boca Raton London New York,2006.

Kishore, M.L.Pavan., and Behera, R.K., Replacement of Nab Propeller Blade with Composite for Strength Criteria, International Journal of Engineering Science Invention (IJESI), ISSN: 2319 – 6734. pp-42-46. Sep-Oct. 2012.

Lin, G.-F., Comparative Stress/Deflection Analysis of a Thick-Shell Composite Propeller Blade, DTRC/SHD-1373-01, David Taylor Research Center, Bethesda, MD 20084-5000.1991.

H. J. LIN., Strength Evaluation of a Composite

Structural analysis of marine composite propeller by using FEM and determination of optimal stacking Sequence by GA

Eidani Nezhad, Abdullah^{1*}. Kabiri, A². Dibajian, S.H.¹. Mardan, A²

1- Department of Science & Marine Engineering, Maleke-ashtar University of Technology, Master degree

2- Department of Science & Marine Engineering, Maleke-ashtar University of Technology, Faculty of Hydrodynamic Management

Abstract

There is an increasing interest in the marine industry to use composites to improve the hydrodynamic and structural performance of naval structures. The materials used within the composite are commercially available, and it is important the development of the right mix of fibers, resin and laminate lay-up that provide the desired mechanical and environmental performance for marine application. In this paper, to improve the stiffness and control the geometry of the blades of a marine propeller made of carbon/epoxy genetic algorithm to determination of optimal stacking Sequence is used. This method will minimize the deformation of tip blades. The optimization process has executed by linking ABAQUS and MATLAB software. Optimal angles of blade propeller obtained by using this process.

Keywords: Genetic algorithm, optimization, composite lay-up, marine propeller

Figure 1: The final 3D model of propeller in ABAQUS

Figure 2: Pressure Loads and meshing of propeller

Figure 3: Displacement in Z-Direction of NAB propeller

Figure 4: Von Mises Stress of NAB propeller

Figure 5: Displacement graph of the blade tip from 0 to 180 degrees

Figure 6: Displacement in Z-Direction of composite propeller

- Figure 7: Maximum values obtained from Tsai-Wu failure criterion
- Figure 8: Stresses in X-Direction of composite propeller
- Figure 9: Stresses in Y-Direction of composite propeller
- Figure 10: The first mode shape of NAB propeller
- Figure 11: The first mode shape of composite propeller
- Figure 12: Flowchart optimization process of stacking sequence composite blade
- Figure 13: Best and mean fitness value (norm)
- Figure 14: Best and mean fitness value (norm) to optimize with 8 variables
- Figure 15: Best and mean fitness value (norm) to optimize with 16 variables
- Figure 16: Optimal angles with the best fitness value (norm)

Figure 17: Displacement in Z-Direction of composite propeller for optimized lay-up using genetic algorithm (with 16 variables)

- Table 1: Geometric data of the propeller
- Table 2: Properties of aluminum alloy

Table 3: Material properties of Hexcel IM7-8552 for composite propeller

Table 4: Results of static analysis of composite propeller with different stacking sequence

Table 5: Results of static analysis of propeller for $[0/90/-77/77/90_2/-77/77]_s$ lay-up

Table 6: Natural frequencies of both propellers (composite blade with $[0/90/-77/77/90_2/-77/77]_s$ lay-up)

Table 7: Compare the results of most displacements of the propeller in different cases.