



بهینه‌سازی گاوآهن قلمی با استفاده از روش اجزای محدود

هوشنگ محبوب ینگجه^۱، ابوالفضل آخوندزاده^۲، اسعد مدرس مطلق^۳

^۱دانشجوی دکتری مهندسی مکانیک بیوسیستم، دانشگاه ارومیه؛ h.mahboub@urmia.ac.ir

^۲دانشجوی دکتری مهندسی مکانیک بیوسیستم، دانشگاه ارومیه؛ A.akhoundzadeh@urmia.ac.ir

^۳دانشیار گروه مهندسی مکانیک بیوسیستم، دانشگاه ارومیه؛ a.modarres@urmia.ac.ir

چکیده

در چند دهه گذشته شاهد توسعه در زمینه مختلف بوده‌ایم، و همچنین در زمینه کشاورزی پیشرفت قابل ملاحظه‌ای رخ داده است. نیاز به ابزارهای بهبود یافته در کشاورزی یکی از مهم‌ترین تحولات در کشاورزی است. فن‌آوری‌ها و ظرفیت کامپیوتر در حال حاضر و در دسترس، از جمله نرم‌افزار طراحی و روش‌های عددی به ما اجازه حل مسائل پیچیده در رشته‌های مختلف مهندسی و طراحی ماشین‌آلات کشاورزی را می‌دهد. در این مطالعه برای به دست آوردن پارامترهای هندسه بهینه یک گاوآهن قلمی با استفاده برنامه کاربردی مهندسی (CAE) به کمک کامپیوتر متمرکز شده است. مطالعه تجزیه و تحلیل المان محدود (FEA) برای شبیه‌سازی تنش بر روی ساقه خاک ورز قلمی انجام شده است. با توجه به نتایج FEA حداکثر استرس وارده به خاک ورز معادل ۳۸۸/۱۶ مگاپاسکال به دست آمد. نتایج به دست آمده از تحقیقات تجربی و نتایج FEA با توجه به شرایط تنش کاری ماده گاوآهن قلمی ۳۵۵ مگاپاسکال نشان داد، که تغییر شکل پلاستیک و تنش بیشینه در قطعه مشهود بود. بر اساس نتایج FEA، مطالعه‌ای بر روی پارامترهای هندسی مطلوب بدون وقوع تغییر شکل پلاستیک، تنش و حالت بهینه‌سازی مدل انجام شد. با توجه به نتایج مطالعه بهینه‌سازی پارامترهای بهینه از هندسه، حداکثر تنش معادل ۳۰۸/۲۲ مگاپاسکال به دست آمد. علاوه بر این، مجموع جرم گاوآهن قلمی به میزان ۰/۲۹ کیلوگرم کاهش یافت.

کلمات کلیدی: گاوآهن قلمی، روش المان محدود (FEM)، بهینه‌سازی، طراحی ماشین‌آلات کشاورزی.

Optimization of Chisel Plow Using Finite Element Method

Houshang Mahboub yangeje¹, Abolfazl Akhoundzadeh², Asad Modarres Motlagh³

¹PhD student of Mechanical Bio System Engineering, Urmia University, h.mahboub@urmia.ac.ir

²PhD student of Mechanical Bio System Engineering, Urmia University, a.akhoundzadeh@urmia.ac.ir

³Associate Professor, Department of Mechanical Bio System Engineering, Urmia university, a.modarres@urmia.ac.ir

ABSTRACT

In the past few decades, We witnessed development in various fields, There has also been considerable progress in the field of agriculture. The need for improved agricultural tools is one of the most important developments in agriculture. Available technology and computer capabilities, including design software and numerical methods, allow us to solve complex problems in various fields of engineering and design of agricultural machinery. in this study, In order to obtain optimal geometry parameters of a spade blade using computer engineering application (CAE), the computer is focused on it. A finite element analysis (FEA) study was conducted to simulate stress on stem borers. Due to the results of the FEA, the maximum stress for chisel plow was obtained at 388.16 MPa. The results from visual research and FEA results showed that plastic deformation and excessive stress in the piece were evident in terms of working stress conditions of 355 MPa, The results of FEA, a study on optimal geometric parameters without plastic deformation, stress and mode optimization were performed. According to the results of the study, the optimal parameters of geometry were optimized, with a maximum stress of 308.22 MPa. In addition, the total mass of the plow fell 0.29 kg.

Keywords: chisel plow, finite element method (FEM), optimization, agricultural machinery design.



خاک‌ورزی را می‌توان عمل‌آوری مکانیکی خاک برای حصول هر منظور خاصی تعریف نمود. یکی از هدف‌های عمده خاک‌ورزی تدارک شرایط مطلوب محیطی برای رشد گیاه است. نیروهای عامل بر یک وسیله خاک‌ورز برای ایجاد یک اثر معین در خاک را می‌توان دقیقاً اندازه گرفت، ولی اثرات تغییر در طراحی وسیله را نمی‌توان با اطمینان پیش‌بینی کرد. در نتیجه تعجب‌آور نیست که طراحی ادوات خاک‌ورزی به‌جای اینکه یک دانش باشد، یک هنر به شمار می‌آید (Kepner et al., 1978). هدف از خاک‌ورزی مناسب، به وجود آوردن یک محیط مناسب برای جوانه‌زنی بذر، رشد ریشه، کنترل علف‌های هرز، کنترل فرسایش خاک و کنترل رطوبت و اجتناب از هدر رفتن رطوبت کاهش تنش رطوبت می‌باشد (Anonymous, 1976). امروزه انجام عملیات خاک‌ورزی اولیه و ثانویه با ماشین‌آلات سنگین و یا عمل ابزار خاک‌ورزی در عملیات پی‌درپی باعث فشردگی خاک شده، همچنین باقی ماندن پوشش گیاهی در سطح خاک باعث جلوگیری از فرسایش خاک می‌شود (Srivastava., 2006). استفاده نابجا از گاوآهن برگردان دار در بسیاری از زمین‌های کشاورزی سبب مشکلاتی از قبیل فرسایش خاک، از دست رفتن رطوبت و ایجاد لایه سخت در زیر عمق شخم می‌شود، برای بهبود این وضعیت می‌توان از گاوآهن چیرل استفاده کرد، که می‌تواند در عمق ۲۵۰ میلی‌متر در زیر سطح زمین کار کند. با افزایش عمق کار، مقاومت کششی گاوآهن‌های چیرل افزایش تدریجی پیدا می‌کند (Kepner et al., 1978). که احتمال شکستن و تغییر شکل ساقه‌ها را افزایش می‌دهد. بنابراین تحلیل رفتار انواع ساقه‌ها به هنگام کار در عمق زیاد، می‌تواند به طراحی و ساخت بهتر آن‌ها کمک نماید. روش‌های تجربی دارای پاسخ‌های کاملاً قطعی و واضح می‌باشند، اما مطالعه تجربی برهمکنش تیغه و خاک زمان‌بر بوده و هزینه بالایی داشته و محدود به شرایط عملیاتی خاصی می‌باشد (فتاوری در دسترس، گسترش کامپیوترها و نرم‌افزار کاربردی و پیچیده در جهان طراحی مهندسی به مهندسیین طراح اجازه می‌دهند تا مشکلات پیچیده با استفاده از تکنیک‌های طراحی کامپیوتری (CAD) که روش‌های مهندسی کامپیوتری یا عددی (CAE) را به صورت مجازی مسائل را حل می‌کنند بدون اینکه نیاز به آزمایش فیزیکی متعهد باشند. مهندسی در طراحی مکانیک، با استفاده از چنین برنامه‌های کاربردی (CAE) از سال ۱۹۵۰ به سرعت در حال بهبود است. اگرچه برخی از مشکلات طراحی مهندسی را می‌تواند با استفاده از روش‌های تحلیلی و یا روش‌های تجربی حل کرد اما برخی از مشکلات پیچیده‌ای هستند که قابل حل نیست، که توسط نرم‌افزارها قابل حل است. از این رو، مهندسان به روش‌های عددی برای به دست آوردن راه حل‌های تقریبی برای مشکلات بزرگ و پیچیده خود اشاره می‌کنند. یکی از این تکنیک‌های عددی، روش عددی محدود (FEM) است که کاربرد وسیع در زمینه طراحی مکانیکی و صنعت تولید دارد. (FEM) یک روش عددی است که می‌تواند برای دستیابی به راه‌حل‌های مجموعه از مشکلات مهندسی شامل تحلیل تنش، انتقال حرارت، الکترومغناطیس و جریان سیال استفاده شود. این روش در دهه ۱۹۵۰ بهبود یافت و در دهه ۱۹۶۰ شروع به اعمال (FEM) به دیگر رشته‌ها مهندسی کردند. امروزه می‌توان نمونه‌های مختلف کاربردی (FEM) را در بسیاری از رشته‌های علوم کاربردی مشاهده کرد. به‌عنوان مثال، که امروزه به‌طور گسترده در فرایندهای طراحی ماشین‌آلات کشاورزی در حال توسعه است (Moaveni, 1991).

در این مقاله، ما یک مطالعه پارامتری به منظور بهینه‌سازی ساختاری یک ابزار کشاورزی از طریق استفاده از برنامه‌های (CAE) انجام شد. هدف اصلی مطالعه پارامتری و ارائه یک وضعیت نمونه است، که در آن امکان دستیابی به پارامترهای مهندسی مطلوب ابزار کشاورزی بدون تغییر شکل پلاستیک در شرایط مرزی مشخص می‌باشد.

۲- مواد و روش‌ها

یک دستگاه خاک ورز قلمی شامل یک یا گروهی از ادوات خاک ورز همراه با قاب یا شاسی مربوطه، چرخ‌ها، اتصالات و وسایل کنترل و ایمنی سایر قطعات بخش پشتیبانی می‌باشند. مقدار نیروی پیشنهادی برای دستگاه خاک ورز قلمی بر اثرات اندازه‌گیری‌ها و مقادیر پیش‌بینی شده توسط استاندارد ASABE D497.5 (ASABE Standards, 2006) برای هر خیش از گاوآهن قلمی برابر ۲/۷۳۴ KN ارائه داده‌اند. همچنین (Askari, M., & Khalifahamzehghasem, S., 2013) آزمایش‌ها مزرعه‌ای به منظور اندازه‌گیری و پیش‌بینی نیروی برای چهار دستگاه خاک‌ورز اولیه و ثانویه (دیسکی، برگردان دار، پنجه غازی و قلمی) در یک خاک رس لومی در آذربایجان غربی انجام شد، که مقدار نیرو را برای خیش از گاوآهن قلمی برابر ۲/۰۸۲ KN برآورد کردند. که ما در روند این تحلیل از میانگین دینامیکی و اندازه‌گیری شده را اعمال کرده‌ایم.

تجزیه و تحلیل المان محدود خاک ورز قلمی: ابتدا ابعاد خاک ورز مورد نظر اندازه‌گیری شد، سپس یک مدل جامد سه‌بعدی (3D) و فرایند مونتاژ آن با استفاده از نرم‌افزار Solidworks 2016 طراحی و پارامترهای 3D ایجاد شد (شکل ۱). این مطالعه بر روی تغییر شکل و شکست گاوآهن قلمی توسط روش تحلیل FEM متمرکز شده است. از بسته نرم‌افزاری FEM تجاری Ansys Workbench 17.0، برای فرآیند تحلیل تنش و بهینه‌سازی FEM مورد استفاده قرار گرفت.

سه مرحله مهم در نرم‌افزار ANSYS برای مدل‌سازی و تجزیه و تحلیل مدل CAD مورد استفاده قرار می‌گیرد: پیش‌پردازش، حل و پس‌پردازش.



یازدهمین کنگره ملی مهندسی مکانیک بیوسیستم و مکانیزاسیون ایران



تجزیه و تحلیل FEM در فرضیه مدل 3D، خطی، استاتیک و ایزوتروپیک ایجاد شده است. ابتدا شرایط مرزی و کاری خاک ورز قلمی مورد بررسی قرار گرفت، سپس تمام شرایط به درستی به مدل اعمال شد. حداکثر نیروی پیشنهادی برای هر شاخه از گاوآهن با توجه به تحقیقات انجام شده (ASABE Standards., 2006) و (Askari, M., & Khalifahamzehghasem, S. 2013) برای هر یک تیغه که بر روی سطح تیغه و ساق خاک ورز در جهت مخالف حرکت قرار در نظر گرفته شد.



Figure 1. Figure and Solid 3D model chisel plow.
شکل ۱ - شکل و مدل جامد 3D گاوآهن قلمی.

بعد از باز کردن Ansys که مرحله تعریف ماژول برای تحلیل است، ماژول Static Structural استفاده شد که این تحلیل جابجایی‌ها، تنش‌ها، کرنش‌ها و نیروهایی که در سازه یا اجزای یک سیستم (توسط بارگذاری‌هایی که در آن‌ها اثر اینرسی و میرایی ناچیز باشد) را تعیین می‌کند. مرحله بعدی تعریف مواد برای هندسه است که در اینجا خصوصیات مواد فلزی استاندارد St-52 برای گاوآهن قلمی اختصاص داده شد (جدول ۱).

جدول ۱- خصوصیات مواد استاندارد St-52 برای گاوآهن قلمی.

Table 1. St-52 Stalled Material Properties for the chisel plow.

| Properties | Unit | Value |
|---------------------------|---------|-------|
| Young's Modulus | (GPa) | 205 |
| Tensile Ultimate Strength | (MPa) | 520 |
| Yield Strength | (MPa) | 355 |
| Poisson Ratio | (--) | 0.29 |
| Density | (kgm-3) | 7870 |

در عملیات meshing از مش بندی پیش فرض و باکمی تغییرات در اندازه مش‌ها و کیفیت‌سنجی در نوع ساختار مش برای مدل اعمال شد. مجموع تعداد ساختار کل مش گاوآهن قلمی ۱۴۱۳۵ گره‌های و ۷۹۸۳ امان تشکیل شده است. در تعریف شرایط بارگذاری و مرزی مطابق با شرایط حاکم مطابق با شرایط کاری مدل عمل شده است، شرایط مرزی و ساختار مش به ترتیب در شکل (۲) نشان داده شده است.

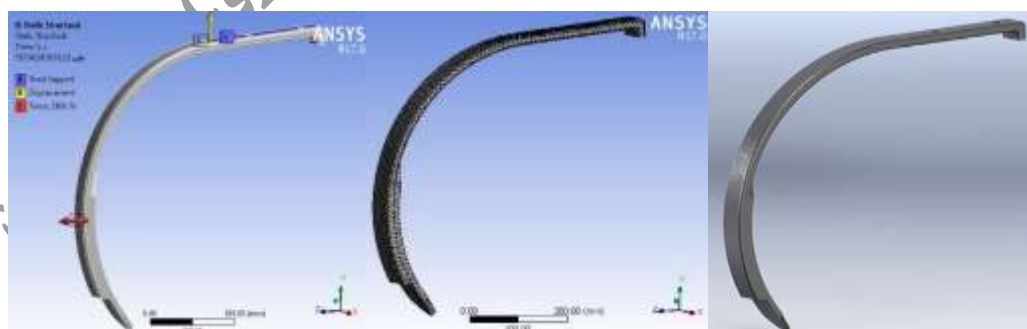


Figure 2. 3D solid model, boundary conditions and mesh structure of the chisel plow.
شکل ۲- مدل جامد 3D، شرایط مرزی و ساختار مش گاوآهن قلمی.

پس از انجام عملیات پیش پردازش، فرآیند پردازش به روش FEM حل و مورد تجزیه و تحلیل قرار گرفت. بر اساس نتایج شبیه‌سازی، حداکثر تنش معادل ۳۸۸/۱۶ مگاپاسکال و حداکثر انحراف و تغییر شکل ۳۵/۶۷۲ میلی‌متر به دست آمد. نتایج استرس با محدوده عملکرد (۳۵۵ مگاپاسکال) جنس ساقه مقایسه مشاهده گردید که حداکثر تنش بیش از حد عملکرد است که نشان می‌دهد که تغییر شکل پلاستیک در خاک ورز قلمی وجود

دارد. همچنین تحقیقات بصری تأیید کرد که تنش بیش از حد مجاز در خاک ورز به وجود آمده است. تصاویر شبیه سازی FEM و تیغه آسیب دیده در شکل (۳) نشان داده شده است.

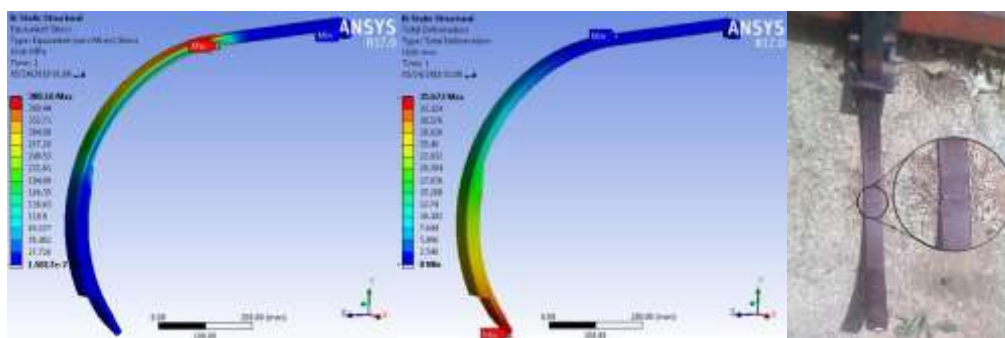


Figure 3. FEM simulation results and theoretical results of chisel plow.

شکل ۳- نتایج شبیه سازی FEM و نظری گاو آهن قلمی.

بهینه سازی گاو آهن قلمی: معمولاً ممکن است قطعه ای از یک ماشین بدون شکست کار کند، اما این بدان معنا نیست که بهترین طراحی را داشته باشد. زمینه این مقاله، را می توان مشکل در بهینه سازی که به روش ریاضی حل می شود را تعریف کرد. امروزه برای به دست آوردن بهترین پارامترهای طراحی برای محصولات، از تکنیک های بهینه سازی توسط کامپیوتر استفاده می شود. معنای ریاضی بهینه سازی یعنی به دست آوردن شرایط (پارامترها) که به حداکثر یا حداقل مقدار یک تابع می رسند، را تعریف کرد (Rao, S. S., 1996). یک مسئله بهینه سازی طراحی به سه جزء اصلی تعریف شده، پارامترهای طراحی (متغیرها)، محدودیت های طراحی (مقیدها) و توابع هدف است (Akhoro, E., 1999).

به طور کلی، یک مسئله بهینه سازی را می توان به شرح زیر بیان کرد: برای پیدا کردن ارزش $X = \{X_1, X_2, \dots, X_p\}$ که توسط شرایط مقیدهای $h_i(x) = 0, i = 1, 2, \dots, n$ و $g_j(x) \leq 0, j = 1, 2, \dots, m$ و تحت تابع $f(x)$ به حداقل برسد. در اینجا $f(x)$ تابع هدف، $g_j(x)$ و $h_i(x)$ محدودیت های طراحی، X_1, X_2, \dots, X_p پارامترهای طراحی هستند. مطابق با شکل (۴)، اگر در نقاط X^* مقدار حداقل تابع $f(x)$ مدنظر باشد، به این معنی است که حداکثر مقدار برای طرح مقدار تابع $f(x)$ است.

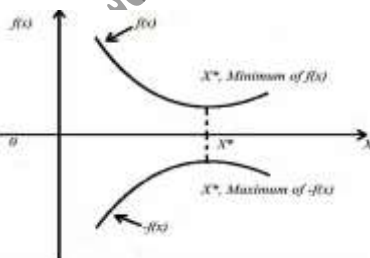


Figure 4. Curve of optimization.

شکل ۴. منحنی بهینه سازی.

ساختار یک مسئله بهینه سازی را می توان با توجه به نوع رفتار سازه، نوع متغیرهای طراحی و نوع ساختار بهینه شده طبقه بندی کرد. به طور عمده ساختار بهینه سازی سه دسته از مشکلات از جمله اندازه (جرم)، شکل، همبندی و ساختار طرح را مورد بررسی قرار می دهد (Papadrakakis et al., 2004).



Figure 5. Different types of optimization categories: size (a), shape (b) and topology (c).

شکل ۵- انواع مختلفی از دسته های بهینه سازی: اندازه (a)، شکل (b) و همبندی و ساختار طرح (c).



یازدهمین کنگره ملی مهندسی مکانیک بیوسیستم و مکانیزاسیون ایران



در این مطالعه بعد از نتایج حاصل از روش FEM که نشان داد تنش بیشینه‌ای به خاک ورز وارد شده است. به شرح زیر تابع هدف، مقیدها و پارامترهای طراحی تعریف و بهینه‌سازی انجام گرفت. تابع هدف باید به نحوی تعیین گردد که در نتیجه پارامترهای طراحی یک هندسه مطلوب و بدون تغییر شکل پلاستیک با حداقل جرم ممکن را دارا باشد. این بدان معنی است که مقدار تنش باید زیر نقطه تنش بیشینه عملکرد مواد تعریف شده باشد. همچنین برای به دست آوردن وزن مطلوب و ساختار جرم باید حداقل باشد. پارامترهای طراحی اولیه، چون پارامتر DP1 (پارامتر طراحی ضخامت ساقه خاک‌ورز) و پارامتر DP2 (پارامتر طراحی عرض ساقه خاک‌ورز) که به ترتیب مقادیر ۲۰ میلی‌متر ۵۰ میلی‌متر رادارند، محدوده طراح برای پارامترهای طراحی به شرح زیر است:

$$(1) \quad 1\text{mm} \leq DP1 \leq 4\text{mm}$$

$$(2) \quad 3\text{mm} \leq DP2 \leq 6\text{mm}$$

ماژول بهینه‌سازی Workbench DesignXplorer Ansys برای مطالعه بهینه‌سازی استفاده شد. محیط DesignXplorer یک ابزار قدرتمند برای طراحی و درک پاسخ‌های تجزیه و تحلیل قطعات و مونتاژ است (Ansys Software Product., 2009). در این ماژول بهینه‌سازی با توجه به محدودیت‌های طراحی، در مجموع ۱۶ طرح از طراحی‌های متفاوت درون ماژول ایجاد شد و سپس تجزیه و تحلیل به روش FEM برای تمام مجموعه‌های طراحی به‌طور خودکار توسط نرم‌افزار انجام شد.

۳- نتایج و بحث

نتایج بر اساس تنش معادل (فون میسز)، تغییر شکل کل و جرم کل خاک‌ورز تعیین و مورد بررسی قرار گرفت. مجموعه‌های طراحی و تغییرات در نتایج که وابسته به پارامترهای طراحی هستند در جدول (۲) ارائه شده است. علاوه بر این، نمودارهایی که ارتباط بین نتایج و پارامترهای طراحی را در شکل‌های (۶، ۷، ۸) آمده است.

جدول ۲- تغییرات در مجموعه‌های طراحی و نتایج.

Table 2. Variations of the design sets and results.

| Input Parameter | | Output Parameter | | | Design Sets (Number) |
|-------------------------|-------------------------|------------------|--------------------------------|--------------------------------------|-----------------------|
| Design Parameter-1 (mm) | Design Parameter-2 (mm) | Mass (kg) | Total Deformation Maximum (mm) | Global Max. Stress (Von Mises) (Mpa) | |
| 20 | 50 | 9.75 | 35.672 | 388.16 | Initial Design |
| 25 | 45 | 10.72 | 19.61 | 272.66 | |
| 10 | 45 | 5.34 | 344.33 | 1840.63 | |
| 40 | 45 | 15.78 | 4.31 | 140.56 | |
| 25 | 30 | 7.68 | 30.2 | 439.67 | |
| 25 | 60 | 13.77 | 14.55 | 228.49 | |
| 10 | 30 | 4.1 | 544.74 | 2949.67 | |
| 40 | 30 | 11.05 | 6.58 | 242.73 | |
| 10 | 60 | 6.59 | 251.94 | 1346.24 | |
| 40 | 60 | 20.53 | 3.22 | 117.48 | |
| 30 | 30 | 8.82 | 16.16 | 319.35 | |
| 20 | 40 | 8.14 | 52.24 | 553.19 | |
| 28 | 35 | 9.46 | 17.62 | 308.22 | Approved Final Design |
| 30 | 33 | 9.52 | 14.78 | 292.95 | |
| 26 | 38 | 9.59 | 20.67 | 317.38 | |
| 30 | 34 | 9.59 | 15.34 | 293.52 | |
| | | | | | |

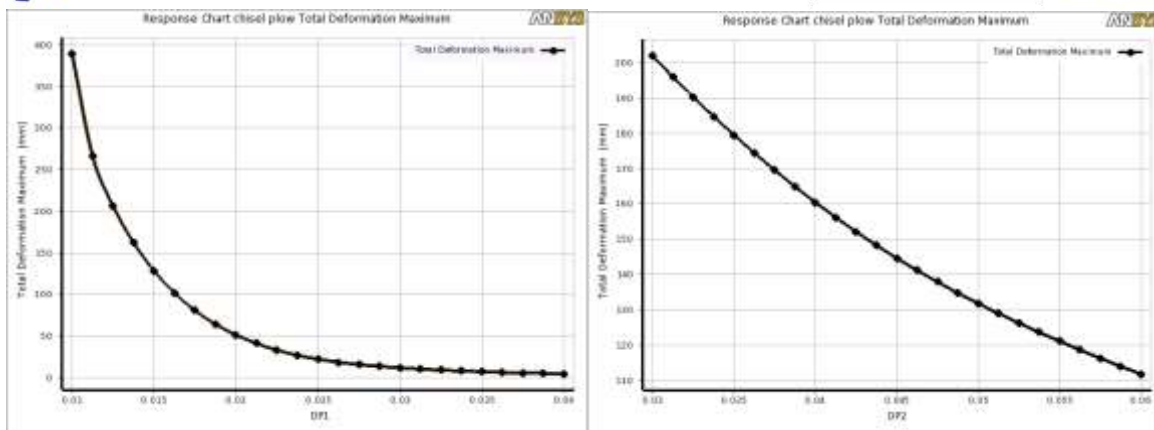


Figure 6. Relationship between Total Deformation Maximum and Design parameters (DP1 & DP2).
شکل ۶- رابطه بین حداکثر تغییر شکل با پارامترهای طراحی (DP1 و DP2).

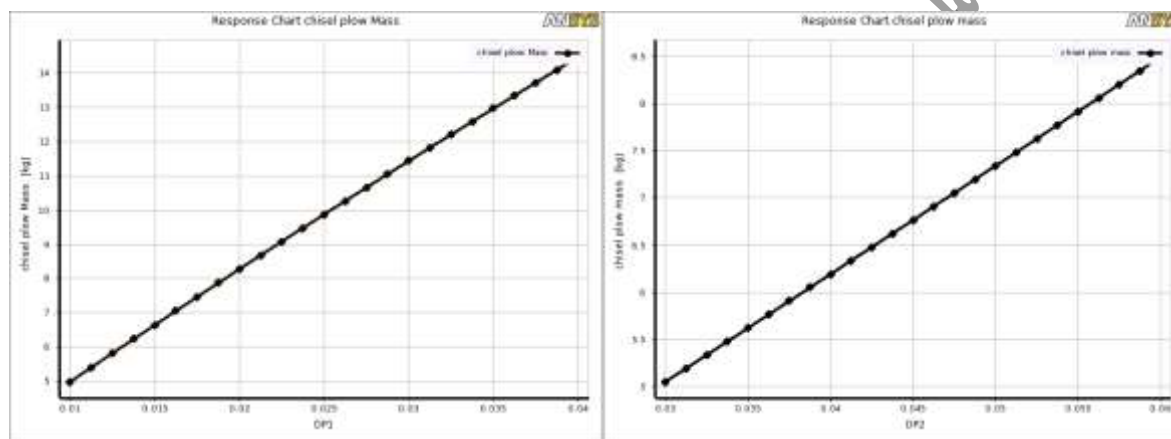


Figure 7. Relationship between chisel plow mass and Design parameters (DP1 & DP2).
شکل ۷: رابطه بین وزن خاک‌ورز قلمی با پارامترهای طراحی (DP1 و DP2).

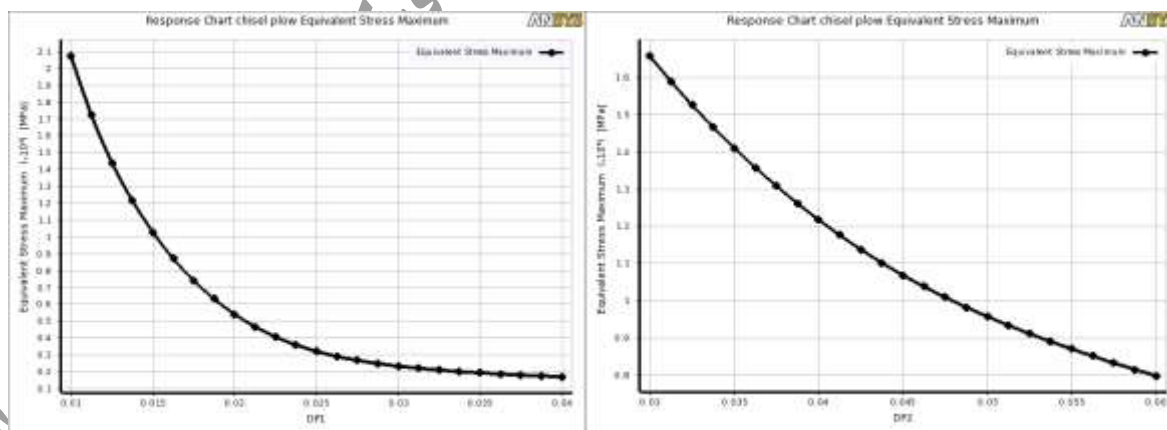


Figure 8. Relationship between Equivalent Stress Maximum and Design parameters (DP1 & DP2).
شکل ۸. رابطه بین پارامترهای حداکثر استنباط و پارامترهای طراحی (DP1 و DP2).

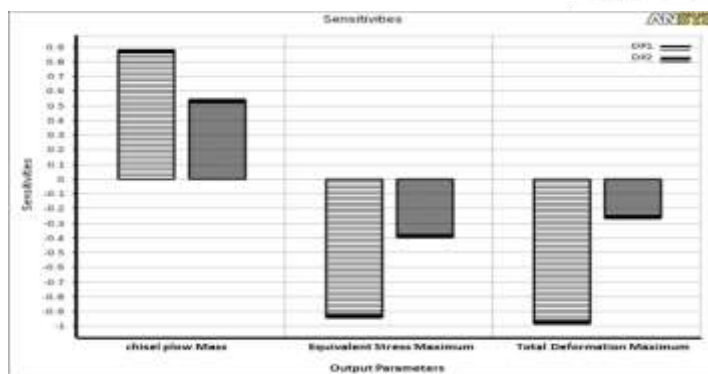


Figure 9. Effect of input design parameters (DP1 and DP2) on output results (mass, stress and deformation).

شکل ۹- میزان تأثیر پارامترهای طراحی ورودی (DP1 و DP2) بر روی نتایج خروجی (جرم، تنش و تغییر شکل).

با توجه به اهداف مطالعه پس از مجموعه طراحی و بر اساس نتایج شبیه‌سازی طراحی بهینه صورت گرفت، طراحی بهینه‌ای که برای گاوآهن قلمی پیشنهاد شد، شماره ۱۳ در جدول (۲) به‌عنوان طرح نهایی خاک‌ورز مورد تأیید قرار گرفت. نقطه بهینه مورد تأیید در نتایج نشان می‌دهد که نه تنها میزان تمرکز تنش، بلکه میزان وزن خاک‌ورز نیز کاهش یافته است. و کاهش آن به میزان ۰/۲۹ کیلوگرم است، این بدان معنی است که جرم قطعه به میزان ۲/۹۷٪ کاهش یافته است. مقایسه پارامترهای طراحی اولیه و نهایی در جدول (۳) آمده است.

جدول ۳- مقایسه طراحی اولیه و نهایی خاک‌ورز قلمی.

Table 3. Comparison of the initial and final design chisel plow.

| chisel plow Parameters Initial | Unit | Design | Final Design |
|--------------------------------|-------|--------|--------------|
| Design Parameter-1 | (mm) | 20 | 28 |
| Design Parameter-1 | (mm) | 50 | 35 |
| chisel plow Mass | (kg) | 9.75 | 9.46 |
| Equivalent Stress (max.) | (MPa) | 388.16 | 308.22 |
| Global Max. Deflection | (mm) | 35.672 | 17.62 |

بنابراین هنگامی که در ساخت چنین تجهیزاتی مسائل طراحی در نظر گرفته می‌شود، نتیجه بهینه‌سازی مدل منجر به متحمل تنش کمتر و کاهش وزن مدل که یک مسئله مهم برای طراحی محصول نیز باشد. روش‌های عددی و روش‌های بهینه‌سازی در برنامه‌های شبیه‌ساز که بر اساس پارامترهای طراحی و با توجه به نقاط رایج طراحی محصول، نه تنها برای زمان طراحی، بلکه هزینه‌های تولید و مصرف انرژی نیز می‌تواند کاهش یابد. در نتیجه، استفاده از این برنامه‌ها در طراحی و ساخت ماشین‌آلات کشاورزی مزایای مهمی برای ایجاد طرح‌های بهینه ماشین‌آلات کشاورزی و هزینه‌های کشاورزی خواهد بود.

۴- نتیجه‌گیری

این مطالعه بر روی بهینه‌سازی ساختاری ابزار خاک‌ورزی قلمی با استفاده از برنامه‌های CAE متمرکز شده است. نرم‌افزار بکار برده شده در این مطالعه از روش المان محدود که یک ابزار قدرتمند برای بررسی تجزیه و تحلیل تنش در قطعات می‌باشد، پیروی می‌کند. روش کار به این صورت است که یک مطالعه پارامتری برای طرح مطرح و ارائه می‌کند. طرح مورد مطالعه در این تحقیق یک گاوآهن قلمی است، گاوآهن قلمی یک ابزارهای خاک‌ورزی اولیه که برای حل مشکلات که گاوآهن برگردان دار ایجاد می‌کند (فرسایش خاک، از دست رفتن رطوبت و ایجاد لایه سخت در زیر عمق شخم) مورد استقبال قرار گرفته است.

بر اساس مطالعه، تعدادی از نکات را می‌توان به صورت زیر خلاصه کرد:

۱- در تجزیه و تحلیل اولیه طراحی و بر روی خاک‌ورز به روش FEM، حداکثر تنش معادل ۳۸۸،۱۶ مگاپاسکال و میزان تغییر شکل در مدل ۳۵،۶۷۲ میلی‌متر و همچنین میزان جرم ۹،۷۵ کیلوگرم به دست آمد. در مقایسه با نقطه عملکرد مواد طرح، نتایج نشان داد که تغییر شکل پلاستیکی و تنش بیشینه‌ای روی خاک‌ورز وجود دارد.

۲- در تحقیق بهینه‌سازی مجموعاً ۱۶ مجموعه طراحی پارامتری ایجاد و حل شده است. پس از بررسی تمامی نتایج، مجموعه طراحی شماره ۱۳ به‌عنوان طراحی مطلوب گاوآهن قلمی تحت شرایط تعریف شده به‌عنوان طرح بهینه در نظر گرفته شد.



یازدهمین کنگره ملی مهندسی مکانیک بیوسیستم و مکانیزاسیون ایران



انجمن مهندسی ماشین‌های کشاورزی و مکانیزاسیون ایران



Buali Sina University

۳- طرح نهایی و پیشنهادی نرم‌افزار خاک‌ورز دارای حداکثر تنش ۳۰۸،۲۲ مگاپاسکال و حداکثر تغییر شکل ۱۷،۶۲ میلی‌متر و جرم خاک‌ورز قلمی در نهایت ۹،۴۶ کیلوگرم که یعنی جرم قطعه به میزان ۲،۹۷٪ کاهش یافته است.

۵- مراجع

- 1- Anonymous. 1976. FMO: Fundamental of machine operation- tillage. John Deer Co. Publisher.
- 2- Kepner, R.A., R. Bainer, and E.L. Berger. 1978. Principles of Farm Machinery. (3rd edition) The AVI Publishing Company, Inc.
- 3- Moaveni, S. 1991. Finite element analysis. Prentice Hall, USA. 510 p.
- 4- Srivastava A.K., C.E. Georing, R.P. Rohrbach, and D.R. Buckmaster. 2006. Engineering principles of agricultural machines. St. Joseph Publisher.
- 5- ASABE Standards, 2006. ASAE D497.5, Agricultural machinery management data. Available at www.asabe.org.
- 6- Askari, M., & Khalifahamzehghasem, S. (2013). Draft force inputs for primary and secondary tillage implements in a clay loam soil. World Applied Sciences Journal, 21(12), 1789-1794.
- 7- Rao, S. S. 1996. Engineering optimization-theory and practice. 3rd edn. Purdue University, Indiana, USA.
- 8- Akhoroz, E. 1999. Design Optimization with ANSYS FEM Code. MSc. thesis, Dept. of Mechanical Engineering, Istanbul Technical Universty, Istanbul, Turkey (In Turkish)
- 9- Papadrakakis, M., Lagaros, N. D. and Plevris, V. 2004. Structural optimization considering the probabilistic system response. Theoret. Appl. Mech. Belgrade. 31(3-4):361-393.
- 10- Ansys Software Product 2009. DesignXplorer Help. Release 11.0 Documentation for Ansys Workbench.

یازدهمین کنگره ملی مهندسی مکانیک بیوسیستم (ماشین‌های کشاورزی) و مکانیزاسیون ایران