



بهینه‌سازی بازده نموداری توربین بخار به کمک الگوریتم ژنتیک

امین کلاهدوز^{۱*}، محمد رضا مقومی^۲

۱- دانشگاه آزاد اسلامی، واحد خمینی شهر، باشگاه پژوهشگران جوان و نخبگان، اصفهان، ایران

۲- دانشکده مهندسی مکانیک - موسسه آموزش عالی دانش پژوهان

aminkolahdooz@iaukhsh.ac.ir

چکیده:

امروزه تولید برق مهم‌ترین بخش تولید انرژی در صنایع را به خود اختصاص داده است که در این رهگذر، بهینه‌سازی مصرف انرژی و توان نیروگاهی می‌تواند در صرفه‌جویی انرژی مفید واقع شود. یکی از بخش‌های مهم نیروگاهی، طراحی و ساخت توربین‌ها، اعم از توربین‌های هیدرولیکی، بخاری، بادی و هسته‌ای می‌باشد. بدین منظور طراحی نیروگاهها به عنوان مهم‌ترین موضوع مد نظر قرار می‌گیرد. در این مقاله، با توجه به روابط مهندسی حاکم بر طراحی توربین‌های بخار و با استفاده از الگوریتم ژنتیک، بازده نموداری یک نمونه توربین بخار بهینه شده است. پارامترهای مورد بررسی در این مقاله زاویه ورودی و خروجی سیال از استاتور، سرعت پروانه و همچنین سرعت مطلق ورود و خروج استاتور و روتور می‌باشد. نتایج بدست آمده حاکی از این است که بازده نموداری در اثر بهینه شدن، به میزان ۸۲ و ۸۴ درصد افزایش پیدا می‌کند. همچنین بهینه‌ترین سرعت سیال برابر مقدار ۵ و ۱۱۳ متر بر ثانیه بدست آمد.

کلید واژگان: توربین بخار، بهینه‌سازی، الگوریتم ژنتیک، بازده نموداری

Optimization of the Steam Turbine Efficiency using Genetic Algorithm

Amin Kolahdooz^{۱}, Mohammad Reza Moghoumi^۲*

1- Young Researchers and Elite Club – Khomeinishahr Branch – Islamic Azad University

2- Department of Mechanical Engineering - Daneshpajohan Higher Education Institute

†Corresponding Author Email: aminkolahdooz@iaukhsh.ac.ir

Abstract:

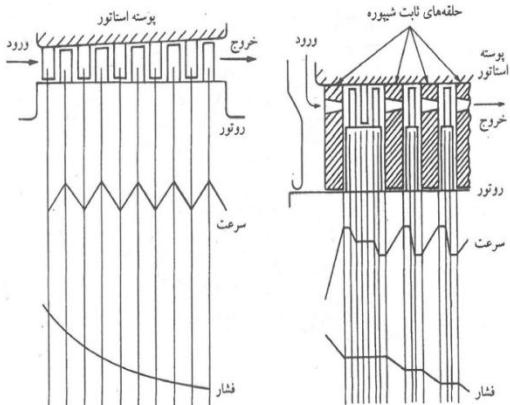
Todays, the electricity production is the most important part of energy production in industries and accounted for in this way, optimize the energy consumption and power plants could be helpful for the energy savings. One of the most important parts of plants is design and construction of the turbines, including hydraulic turbine, steam, nuclear and wind. The plant is designed as the most important issue is considered. One of the most important parts of plants is design and construction of the turbines, including hydraulic turbine, steam, nuclear and wind. The plant is designed as the most important issue is considered. In this paper, the inlet angle fluid, output fluid from the stator, impeller speed and absolute speed of entering and leaving the stator and rotor are selected as entering parameters. The results showed that the efficiency of graphical can be improved in the amount of 82.84 percent with using this optimization. Also the optimal fluid velocity is achieved around 113.05 meters per second.

Keywords: steam turbine, optimization, genetic algorithm, efficienc

بهینه‌سازی سیستم چرخه بخار را مورد بررسی قرار دادند. آنها اعلام نمودند که توانسته‌اند روش جدید برای بهینه سازی همزمان پیکربندی و پارامترها برای این سیستم بخاری را ارائه دهند. مدل ارائه شده بر پایه مدل مدولار در طراحی سیستم‌های یکپارچه می‌باشد.

هدف از مقاله حاضر، بهینه سازی بازده نموداری توربین‌های بخار با استفاده از معادلات ریاضی حاکم و الگوریتم ژنتیک ۱ می‌باشد.

۲. روابط حاکم بر توربین‌های جریان محوری شامل انواع واکنشی و نوع اصلی توربین‌های جریان محوری بازده نموداری توربین‌های جریان محوری از این دو را نیز می‌توان یافت. در شکل (۱) چگونگی تغییرات فشار و سرعت در مرحله‌های واکنشی و ضربه‌ای بیان شده است. روند کلی، کاهش فشار همراه با بازیابی سرعت در ردیف استاتور یا حلقه شیپوره است. ردیف تیغه‌های استاتور و به دنبال آن مجموعه تیغه‌های روتور را به عنوان مرحله در نظر می‌گیرند. برای تشریح وضعیت سیال فرض می‌شود: [۱] و [۷]
- (۱) شرایط جریان در شعاع میانگین در نظر گرفته می‌شود، مگر آنکه خلاف آن ذکر شود.
- (۲) نسبت ارتفاع تیغه به شعاع میانگین کم است و بنابراین از نظریه جریان دوبعدی می‌توان استفاده کرد.
- (۳) سرعت شعاعی سیال در توربین صفر است.



شکل (۱) تغییرات فشار و سرعت در طول توربین‌های جریان محوری ضربه‌ای و واکنشی [۱]

۲- مرحله توربین:

یک مرحله منفرد توربین و مثلثهای سرعت متناظر، به ترتیب در شکل‌های (۲) و (۳) قابل مشاهده است. ورود به تیغه‌های استاتور با اندیس، ورودی به قسمت روتور با اندیس ۱ و خروجی از آن با اندیس ۲ نشان داده شده است.

^۱. Genetic Algorithm

۱- مقدمه

نیروگاه‌های حرارتی یکی از پرکاربردترین کارخانه‌های تولید برق در جامعه بشری محسوب می‌شوند. هر چند در فرآیند تولید برق از نیروگاه‌های آبی، هسته‌ای و گرمای زمینی می‌توان استفاده کرد، با این حال استفاده از نیروگاه برق حرارتی سهم ویژه‌ای را به خود اختصاص داده است. توربین‌های بخار به علت نحوه طراحی و ساخت، بخش مهم و حساسی در مهندسی حرارت و سیالات و تبدیل انرژی می‌باشد که پژوهش‌گران زیادی در رابطه با طراحی و بهبود آنها تلاش‌های گوناگونی نموده‌اند [۱].

حاج عبدالهی و همکاران [۲] در سال ۲۰۱۲ با استفاده از الگوریتم‌های NSGA-II و ANN موفق به بهینه‌سازی یک نیروگاه توربین بخار شدند. در این تحقیق، ۱۵ متغیر به عنوان پارامترهای ورودی مورد بررسی قرار گرفت و داده‌های واقعی طراحی انتخاب شد. در نهایت با کمک این الگوریتم‌ها، حداقل بازده حرارتی نیروگاه به اندازه ۳.۷۶ درصد افزایش پیدا کرد. آنها همچنین اعلام نمودند که در همین شرایط، هزینه‌های نگهداری و تعمیرات و سوخت به میزان ۳۸۴ درصد کاهش پیدا خواهد نمود.

لی و همکاران [۳] بهینه‌سازی آبودینامیکی طراحی شکل پره‌های توربین را مورد بررسی قرار داده‌اند. ایشان برای طراحی آبودینامیکی از یک تیغه توربین فراصوتی استفاده کردند. هدف از این کار را مقابله با جریان چسیناک و متراکم و بهبود عملکرد آبودینامیکی اعلام نمودند. همچنین در ادامه الگوریتم را طراحی کردند که بتوانند نرخ تولید آنتروپی را به حداقل برسانند.

کوسیاک و همکاران [۴] بهینه‌سازی عملکرد توربین بادی را با استفاده از مدل داده محور مورد بررسی قرار دادند. آنها با بررسی توان خروجی، ارتعاش پره‌ها و ارتعاش بدنه توربین سعی در پیدا کردن شرایطی داشتند که کارایی توربین به بهترین حالت خود برسد. ایشان برای رسیدن به این منظور از مدل‌های شبکه عصبی و بکارگیری معادلات دینامیکی استفاده نمودند. در ادامه و با توجه به اینکه شرایط پیچیده و غیرخطی در سیستم حاکم گشته بود از یک الگوریتم استراتژی تکاملی برای همگرایی نتایج استفاده نمودند. در نهایت آنها اعلام نمودند که ارتعاشات مهمترین نقش در کاهش راندمان توربین را ایفا می‌کند.

منگیستو و همکاران [۵] شکل آبودینامیکی پره‌های توربین را با استفاده از روش MORAT بهینه‌سازی کردند. آنها اعلام کردند که با استفاده از این مدل و با داشتن تعداد پارامتر کمتر از پروفیل پره می‌توانند هر شکل پره توربین را در هر موقعیت شعاعی طراحی نمایند. آنها برای بهینه‌سازی از ترکیب الگوریتم بهینه‌سازی تکاملی، الگوریتم ژنتیک و شبکه عصبی مصنوعی استفاده نمودند.

جیانگ و همکاران [۶] به مطالعه بر روی مشخصات ترمودینامیک در چرخه تبدیل به گاز یکپارچه همراه (IGCC) پرداخته و در نهایت

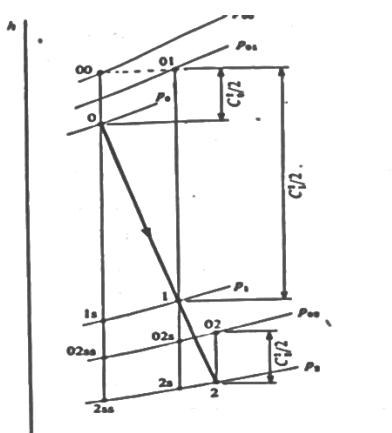
در صورتی که $C_{a_1} \neq C_{a_2}$ ، نیروی رانش محوری در جهت جریان وجود دارد. اما فرض می‌شود که \mathbf{C}_a ثابت است و بنابراین از رابطه ۳ خواهیم داشت:

$$\frac{W}{m} = UC_a(\tan\alpha - \tan\alpha_2) = UC_a(\tan\beta_1 - \tan\beta_2) \quad (3)$$

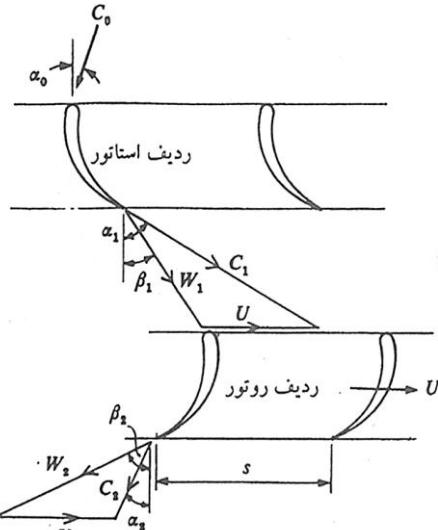
در روابط ۲ و ۳ مشخصه‌های α_1 و α_2 به ترتیب، زاویه بین بردار سرعت مطلق و خط عمود در ورودی و خروجی روتور، β_1 و β_2 زاویه بین بردار سرعت نسبی و خط عمود در ورودی و خروجی روتور، همچنین W کل انجام شده بر حسب وزن و m جرم بخار جریان یافته بر حسب گرم و U سرعت سیال (بخار) بر حسب متر برثانیه می‌باشد. همچنین C_a مولفه محوری بردار سرعت مطلق می‌باشد. غالباً از معادله ۳ به عنوان کار نموداری در واحد دبی جرمی نام برده می‌شود و براساس آن، بازده نموداری به صورت زیر تعریف می‌شود رابطه ۴:

$$\text{بازده نموداری} = \frac{\text{کار نموداری انجام شده در واحد دبی جرمی}}{\text{کار موجود در واحد دبی جرمی}} = U(W_{x1} + W_{x2}) / \frac{1}{2} C_1^2 \quad (4)$$

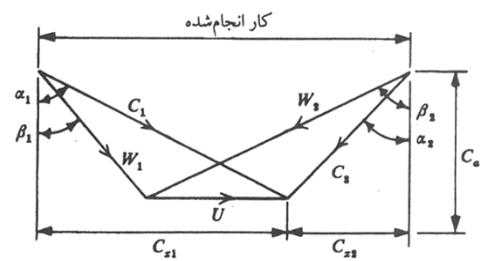
در رابطه ۴ مولفه‌های مماسی بردار سرعت نسبی سیال ورودی و خروجی روتور و C_1 بردار سرعت مطلق می‌باشند. در شکل (۴) شرایط ترمودینامیکی گاز مشاهده می‌شود. در این حالت، شرایط ورود به استاتور در فشار کلی p_{00} و آنتالپی کلی h_{00} است. همچنین آنتالپی جریان بی دررو از میان ریدیف‌های استاتور با حلقه شیپورهای h_{01} و h_{02} می‌باشد. اما با توجه به برگشت ناپذیری‌ها، فشار کلی در خروجی استاتور (ورودی روتور) به p_{01} کم می‌شود.



شکل (۴): نمودار مولیر برای انبساط در مرحله توربین گازی یا بخار جریان محوری [۱]



شکل (۲): مثلث‌های سرعت برای مرحله توربین گازی (یا بخار) جریان محوری [۱]



شکل (۳): مثلث‌های سرعت بر هم نهاده [۱]

گاز با سرعت C_1 در زاویه α_1 تیغه‌های استاتور را ترک می‌کند و با تفرقی بردار سرعت تیغه U ، بردار سرعت نسبی W_1 در ورودی روتور به دست می‌آید. در حین حرکت سیال در عرض تیغه روتور، جهت جریان تغییر می‌کند و با کاهش سرعت مطلق و افزایش سرعت نسبی، فشار کاهش می‌بلد. سپس گاز به طور مماس با زاویه β_1 نسبت به بردار سرعت نسبی W_1 تیغه را ترک خواهد کرد. با تفرقی برداری سرعت تیغه، بردار سرعت مطلق C_2 به دست می‌آید. اکنون سرعت ورودی به ریدیف بعدی استاتور در زاویه α_2 تعیین شده است که برای مرحله عادی برابر C_a در زاویه α_0 است. برای سادگی، دو مثلث سرعت را همانند شکل (۴) بر هم منطبق کرده بنابراین انتقال انرژی از رابطه ۱ محاسبه می‌شود.

$$E = (C_{x_1} - C_{x_2})fg \quad (1)$$

مشخصه‌های C_{x_1} و C_{x_2} به ترتیب مولفه‌های مماسی بردار سرعت مطلق سیال در خروجی و ورودی روتور و E انرژی انتقالی و g شتاب جاذبه می‌باشند. همچنین، کار انجام شده در واحد دبی جرمی از رابطه ۲ قابل دستیابی است.

$$Eg = \frac{W}{m} = U(C_{x_1} - C_{x_2}) \quad (2)$$

از طرفی، نسبت واکنش برای توربین جریان محوری در مقایسه با توربین کمپرسور جریان محوری، که معمولاً نسبت واکنش آن در حدود ۵۰ درصد است، اهمیت بیشتری دارد. نسبت واکنش توربین از ۱۰۰ تا ۱۰۰ درصد می‌تواند تغییر کند. نسبت واکنش از رابطه ۱۲ قابل محاسبه است.

$$R = \frac{\text{افت استاتیکی آنتالپی در روتور}}{\text{افت آنتالپی استاتیکی در مرحله}} = \frac{(h_1 - h_2) / (h_0 - h_2)}{(h_1 - h_2)} \quad (12)$$

در این رابطه h_1 و h_2 به ترتیب آنتالپی ورودی به روتور و خروجی از روتور بوده و h_0 آنتالپی ورودی به استاتور می‌باشد. اما $h_{01} = h_{00}$ برای مرحله عادی $C_0 = C_2$ و چون شیپوره در

است، آن گاه از رابطه ۱۳ نسبت واکنش عبارتست از:

$$R = (h_1 - h_2) / (h_{01} - h_{02}) \quad (13)$$

در رابطه ۱۳ h_{01} و h_{02} آنتالپی کلی در ردیف روتور و آنتالپی کلی در خروجی استاتور می‌باشد. اما با عنایت به این‌که، $\frac{C_a}{\cos\alpha_1} = C_1$ و با توجه به این‌که در تیغه‌گذاری ضربهای $W_1 = W_2$ است بازده نموداری، که مهمترین معادله برای بهینه سازی تیغه‌های توربین است، از رابطه ۱۴ به دست می‌آید:

$$(14)$$

$$\eta = \frac{4[C_a(\tan\alpha_1 - 1)][C_a \tan\alpha_1 - C_a(\tan\alpha_1 - 1)]}{(C_a / (\cos\alpha_1))^2}$$

براساس رابطه ۱۴ زاویه شیپوره α_1 باید تا حد ممکن بزرگ باشد و در حالت ایده‌آل به ۹۰ درجه برسد، ولی α_1 توسط C_a محدود می‌شود زیرا هر قدر α_1 بزرگ شود C_a کوچک می‌شود و بنابراین به تیغه‌ای با طول بیشتر برای دبی جرمی بیشتر مورد نیاز است. زاویه‌های نمونهوار شیپوره بین ۶۵ تا ۷۸ درجه است. گذرگاه تیغه‌های روتور نیز، همانند شکل ۶ دارای سطح مقطع ثابت و متقاضی با زاویه‌های ۴۵ درجه است. به این سبب مرکز انحنای سطوح محدب و مقعر تیغه‌های مجاور، برای ایجاد گذرگاه‌های موازی، بر روی یک نقطه واقع شده‌اند. طرح دیگری که در آن تیغه‌گذاری ضربهای مورد توجه قرار گرفته است، نوع همگرا-واگرا است. امتیاز این طرح در این‌است که احتمال جدایش جریان را بر روی سطوح محدب پشت تیغه با کم شدن انحنای آن کاهش می‌دهد. همگرایی جزئی گذرگاه به برقراری جریان یکنواخت در هنگام ورود سیال به خم گذرگاه، کمک می‌کند و با این‌که بخش واگرای آن باعث انبساط جریان می‌شود، اثر خالص آن، به ویژه هنگامی که زاویه‌های چرخش جریان بزرگ، و شعاع انحنای تیغه‌ها کوچک‌اند، سودمند می‌باشد.

شکل (۶): تیغه‌گذاری ضربهای

لازم به ذکر است، در ردیف روتور انبساط گاز تا فشار p_{02} و آنتالپی کلی h_{01} و با توجه به رابطه $h_{01\text{rel}} = h_{02\text{rel}}^4$ می‌باشد. بنابراین کار انجام شده در واحد دبی جرمی گاز از رابطه ۵ به دست می‌آید.

(۵)

$$W/m = h_{00} - h_{02} = C_p(T_{01} - T_{02}) \quad (15)$$

در رابطه ۵ C_p گرمای ویژه بخار آب در فشار ثابت، T_{01} و T_{02} دمای کلی ورودی و خروجی سکون از روتور بر حسب سانتیگراد می‌باشند. با جایگزینی برای W/m از معادله ۳ رابطه ۶ به دست می‌آید.

$$C_p(T_{01} - T_{02}) = UC_a(\tan\beta_1 + \tan\beta_2) \quad (6)$$

یکی دیگر از پارامترهای موثر در توربین‌های بخار، بازده آبزنشوپیک است که به صورت رابطه ۷ تعریف می‌شود:

$$\eta_{t(t-t)} = \frac{\text{کار واقعی انجام شده به وسیله گاز}}{\text{کار انجام شده ابزنشوپیک}} \quad (7)$$

$= (T_{00} - T_{02}) / (T_{00} - T_{02SS})$ برای هر دو ردیف استاتور و روتور، ضربهای بی بعد افت را به دو صورت می‌توان تعریف کرد. برای شیپوره:

$$Y_N = (P_{00} - P_{01}) / (P_{01} - P_1) \quad (8)$$

$$\zeta_N = \frac{h_1 - h_{1s}}{0.5C_1^2} \quad (9)$$

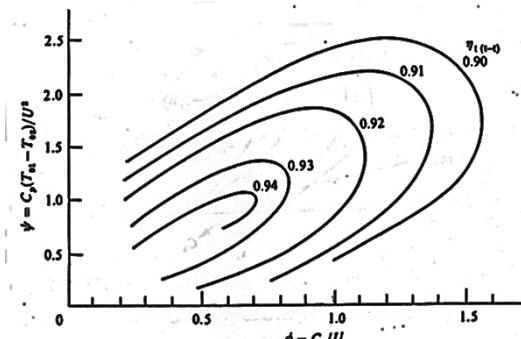
مقادیر Y و ζ در استاتور و روتور بیان گر درصد افت انرژی ناشی از اصطکاک با تیغه‌های است است که خود سبب افت آنتالپی استاتیکی و فشار کلی در عرض تیغه‌ها می‌شود. افتهای صورت گرفته در حدود ۱۰ تا ۱۵ درصد هستند ولی برای ضربهای جریان بسیار کم، کمتر خواهد بود.

ظرفیت انجام کار مرحله بر حسب افت دما با ضربی بارگذاری تیغه به صورت رابطه ۱۰ بیان می‌شود. ضربی بارگذاری تیغه بر حسب ضربی جریان در شکل (۵) قابل مشاهده است.

$$\Psi = W/mU^2 = CP(T_{01}-T_{02}) / U^2 \quad (10)$$

که با توجه به معادله ۳، آن را به صورت رابطه ۱۱ می‌توان نوشت:

$$\Psi = Ca(\tan\beta_1 + \tan\beta_2) / U^2 \quad (11)$$

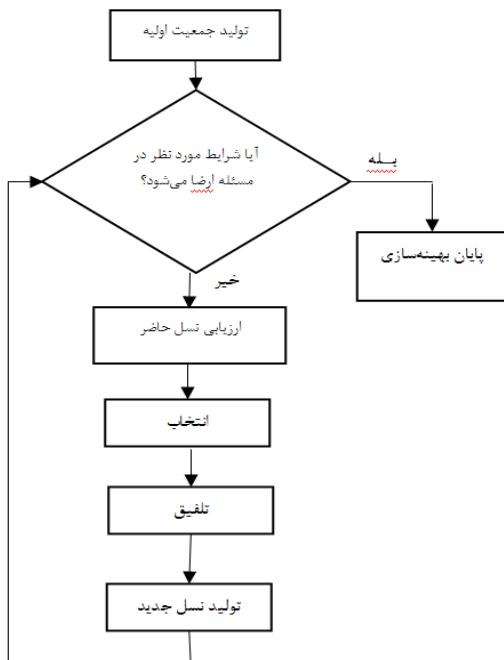


شکل (۵): ضربی بارگذاری تیغه بر حسب ضربی جریان [۷]

۳-۲-۳- روش بهینه‌سازی توسط الگوریتم ژنتیک

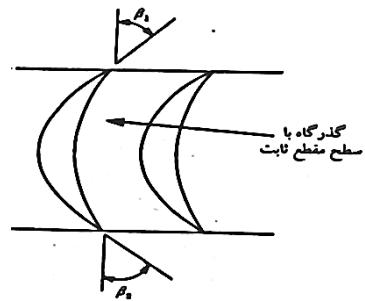
الگوریتم‌های ژنتیک از طریق فرایندی شیوه به روش‌های انتخاب طبیعی و ژنتیک طبیعی در علوم زیست‌شناسی به بهینه‌سازی مسائل می‌پردازند. این الگوریتم‌ها در طول دهه گذشته به طور گسترده به عنوان ابزارهای جستجو و بهینه‌سازی در رشته‌های مختلف از جمله بازرگانی، علوم و مهندسی به کار گرفته شده‌اند. در شکل (۷) فلوچارت الگوریتم ژنتیک جهت بهینه‌سازی مشاهده می‌شود.

در الگوریتم ژنتیک مورد استفاده در این تحقیق، یک پارامتر مهم و تاثیرگذار در طراحی و عملکرد توربین‌های بخار به نام بازده نموداری بهینه سازی گردیده است. بازده نموداری نسبت کار نموداری به کار انجام شده در توربین می‌باشد که از رابطه 14 قابل دستیابی است. متغیرهای مسئله نیز شامل: سرعت مطلق ورودی و خروجی روتور، زاویه بردار سرعت مطلق ورودی و خروجی روتور و همچنین استاتور، سرعت خطی پروانه، سرعت نسبی ورودی و خروجی روتور مولفه‌های مماسی بردار سرعت مطلق سیال در خروجی و ورودی روتور، مولفه محوری بردار سرعت مطلق می‌باشند. در الگوریتم ژنتیک برای بهینه‌سازی لازم است با مقدار اولیه یک مجموعه راه حل (کروموزوم) آغاز و مجدداً مشکل بررسی و با استفاده از یکتابع تناسب مشکل ایجاد شده ارزیابی شود. بر این اساس بهترین کروموزوم‌ها در استخر جفت‌گیری انتخاب می‌شوند و در همانجا دچار برخورد شده و جهش صورت می‌گیرد، سپس مجموعه‌ای از راه حل‌ها را ارائه می‌شوند.



شکل (۷): فلوچارت الگوریتم ژنتیک [۹]

در این مقاله تعداد جمعیت 200 و تعداد نسل انتخابی (برای دقت بیشتر برنامه نویسی الگوریتم ژنتیک) 100 نسل می‌باشد.



۳- الگوریتم ژنتیک

الگوریتم ژنتیک روش یادگیری بر پایه تکامل بیولوژیک است که از نظریه تکاملی داروین در سال ۱۸۵۹ گرفته شده است. ایده اصلی این روش در سال ۱۹۷۰ توسط هلندی، دیجون گوگل‌دیرگ معرفی گردید. این روش‌ها با نام الگوریتم ارزیابی نیز خوانده می‌شوند.

۴- ویژگی‌های الگوریتم ژنتیک

در الگوریتم ژنتیک جمعیتی از نقاط به صورت موازی (به جای یک نقطه) مورد جستجو قرار می‌گیرند. همچنین از قواعد انتقال احتمالی (به جای قواعد انتقال قطعی) استفاده می‌شود. در الگوریتم ژنتیک نیازی به اطلاع درباره مشتق پذیری تابع هدف نیست (کافی است که برای مساله بتوان یک تابع برازش تعريف نمود). ضمناً الگوریتم ژنتیک برای محیط‌های نویزی مفید است و به راحتی می‌تواند برای مسائل چند هدفه به کار رود. این الگوریتم در کلاس الگوریتم‌های بهینه‌سازی تصادفی قراردارد. این الگوریتم به خصوص برای بهینه‌سازی مسائل پیچیده با فضای جستجوی ناشناخته مناسب است. در مجموع می‌توان گفت الگوریتم ژنتیک دارای مشخصات زیر است:

به جای کد کردن پارامترها، مجموعه‌ی آنها را کد می‌کند.

به جای جستجو برای یک نقطه، به دنبال جمعیتی از نقاط می‌گردد.

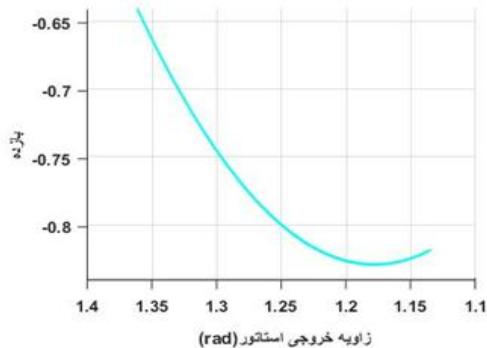
به جای استفاده از مشتق یا سایر اطلاعات کمکی، مستقیماً از اطلاعات موجود در نتیجه بهره می‌گیرد.

در این نوع الگوریتم، به جای قوانین قطعی از قوانین احتمال برای تغییر استفاده می‌شود.

در الگوریتم ژنتیک، به جای جستجوی فرضیه‌های خاص و یا ساده و کامل، فرضیه‌های جدید را با تغییر و ترکیب متوالی اجزا به بهترین فرضیه‌های موجود تبدیل می‌کند.

در هر مرحله مجموعه‌ای از فرضیه‌ها که جمعیت نامیده می‌شوند از طریق جایگزینی بخشی از جمعیت فعلی با فرزندانی که از بهترین فرضیه‌های فرضیه‌های موجود حاصل شده اند بدست می‌آیند.

در خصوصیات یک فرد نسل جدید به جز در موارد استثنایی که ممکن است جهش‌هایی رخ دهد، معمولاً افراد نسل جدید سازگاری بیشتری با طبیعت دارند [۸].

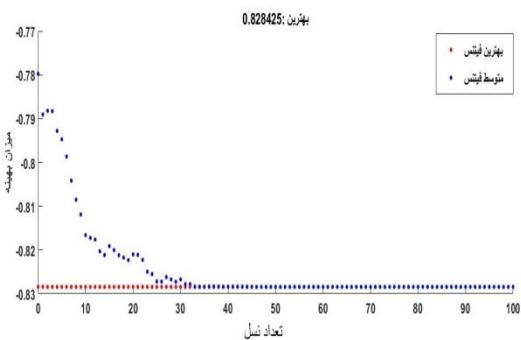


شکل (۹): تغییرات بازده نسبت به زاویه خروجی سیال از استاتور (در حالت دو بعدی)

در نرم افزار متلب می‌توان تابع ۱۵ را با توجه به دو پارامتر زاویه ورودی سیال و زاویه خروجی از OPTIMTOOL استخراج کرد. به این منظور، ابتدا باید تابع را در خود متلب وارد سپس به کمک این عمل کننده، بهینه سازی را انجام داد.

تابع ۱۵ در نرم افزار متلب به صورت رابطه ۱۶ تعریف می‌شود. با توجه به تابع فوق نام تابع مورد نظر به عنوان efficiency در متلب ذخیره می‌شود.

همانگونه که پیشتر گفته شد، تعداد نسل انتخابی در این پژوهش ۱۰۰ نسل، و تعداد جمعیت نیز ۲۰۰ نفر انتخاب گردید. بنابرین نمودار خروجی به دست آمده در اثر بهینه سازی به شکل (۱۰) می‌باشد. در این نمودار بازده به دست آمده و همچنین میزان تابع تناسب ۲ مشاهده می‌شوند. در طی این ۱۰۰ نسل، برای سرعت سیال ورودی ۱۱۳.۵ در بازه‌ی {۱۰۰ تا ۱۲۰} متر بر ثانیه و زاویه‌ی ۶۷.۵ برای زاویه بین {۶۵ تا ۷۸} درجه در حالت بهینه برابر با ۸۲.۸ درصد است.



شکل (۱۰): نمودار میزان بازده نموداری بهینه شده و میانگین بازده

همچنین، نمودار مشاهده شده در شکل (۱۱) نیز میزان متوسط بیشترین و بدترین فیتنس را نمایش می‌دهد. با توجه به نمودار شکل (۱۱)، از نسل‌های ۶۵ به بعد تابع فیتنس به حالت پایدار خود می‌رسد.

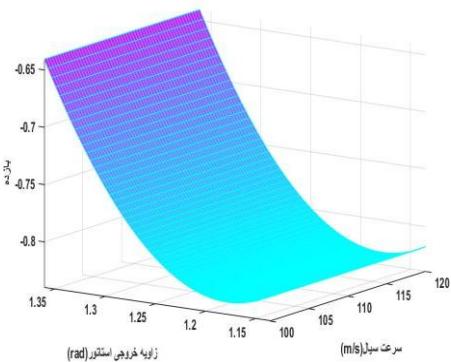
۴- تحلیل و بررسی

ابتدا برای اینکه بتوان در نرم افزار متلب از دستورات بهینه سازی کمک گرفت، تابع هدف طراحی شد. به همین منظور تابعی که براساس آن فرایند بهینه‌سازی صورت گرفت به شکل رابطه ۱۵ طراحی گردید:

$$\eta = -4 \cdot (C1 \cdot (\tan \alpha - 1)) \cdot \left\{ [C1 \cdot \frac{\sin \alpha}{\cos \alpha}] - \left[\frac{(C1 \cdot (\tan \alpha - 1))}{\left(\frac{C1}{\cos \alpha} \right)^2} \right] \right\} \quad (15)$$

در رابطه‌ی ۱۵، η راندمان (بازده) نموداری می‌باشد. در واقع تابع هدف، همان بازده نموداری است که از پارامترهای موثر در طراحی و بهینه نمودن عملکرد توربین‌های بخار است که توسط الگوریتم رنگتیک متلب به منظور بهینه سازی مورد تحلیل قرار می‌گیرد تا مقدار بازده را با توجه به دو متغیر سرعت خروجی از استاتور و زاویه خروجی سیال بهینه سازی نماید. در این روش اپلیکیشن موجود در نرم افزار متلب به منظور بهینه‌سازی استفاده می‌شود. نتایج به دست آمده از این اپلیکیشن برای رابطه‌ی ۱۵ با توجه به دو متغیر ذکر شده عبارتست از این که به ازای زاویه ورودی ۶۷.۵ درجه و سرعت سیال ۱۱۳.۵ متر بر ثانیه بهینه‌ترین میزان بازده، برابر با ۸۲.۸ درصد می‌باشد. با توجه به نمودار به دست آمده در حالت سه بعدی در شکل ۸ می‌توان تغییرات بازده با زاویه ورودی سیال بر حسب متر بر ثانیه و زاویه خروجی سیال از استاتور بر حسب رادیان را مشاهده نمود.

نتایج حاصل از شکل (۸) حاکی از آن است که بازده در حدود زاویه‌های بین ۱.۱۵ تا ۱.۲۵ رادیان ماقریزمم را دارد و بهینه‌ترین حالت تیغه‌های استاتور می‌باشد. همچنین شکل (۹) میزان بازده بهینه شده توربین را در حالت دو بعدی در حالت نشان می‌دهد.



شکل (۸): تغییرات بازده نسبت به زاویه خروجی سیال از استاتور (در حالت سه بعدی)

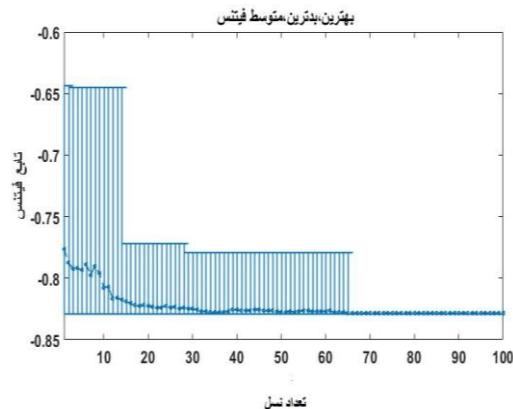
². Fitness function

۵-نتیجه‌گیری

براساس مقادیر تاثیر گذار در محاسبات بازده نموداری که در جدول ۱ مشاهده می‌شود، مؤثرترین پارامتر در افزایش و یا کاهش بازده نموداری، زاویه سرعت ورودی سیال به پره های استاتور می‌باشد. همانگونه که مشاهده می‌شود، براساس محاسبات صورت گرفته بافرض سرعت ۱۲۰ متر بر ثانیه پروانه اگر زاویه α بین ۷۸ تا ۶۵ درجه تغییر کند، بازده نموداری تغییر یافته و درواقع با کاهش زاویه تیغه ها بازده افزایش می‌یابد. همین اصل برای سرعت ۱۰۰ متر بر ثانیه نیز صدق می‌کند. بنابراین طبق برنامه الگوریتم ژنتیک، بهترین زاویه ورود بخار به استاتور ۶۷.۵ و بهینه‌ترین بازده نموداری ۸۲.۸ درصد می‌باشند.

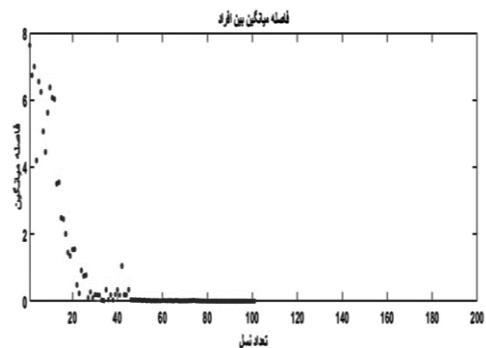
۶-مراجع:

- [۱] ای سایرز، ترجمه فرهانیه بیان و شایسته سید ابوالقاسم، "تربوماشین‌های هیدرولیکی و جریان تراکم‌پذیر"، انتشارات علمی دانشگاه صنعتی شریف، چاپ سوم ۱۳۹۱، صفحه ۲۱۹ تا ۲۳۶.
- [۲] Hajabdollahi, F., Hajabdollahi, Z., and Hajabdollahi, H., "Soft computing based multi objective optimization of steam cycle power plant using NSGA-II and ANN", *Applied Soft Computing*, Vol. 12, No. 11, pp. 3648–3655, 2012.
- [۳] Li, H., Song, L., Li, Y., and Feng, Z., "2D Viscous Aerodynamic Shape Design Optimization for Turbine Blades Based on Adjoint Method", *Journal of Turbomachinery*, Vol. 133, No. 3, doi:10.1115/1.4001234, 2011.
- [۴] Kusiak, A., Zhang, Z., Li, M., "Optimization of Wind Turbine Performance With Data-Driven Models", *IEEE Transactions on Sustainable Energy*, Vol. 1, No. 2, pp. 66 – 76, 2010.
- [۵] Mengistu, T., Ghaly W., and Mansour, T., "Aerodynamic shape optimization of turbine Blades using a design-parameter-based shape representation", *ASME Turbo Expo*, Vol. 6, pp. 1395-1404, doi:10.1115/GT2007-28041 , 2007.
- [۶] Jiang, L., Lin, R., Jin, H., Cai, R., and Liu, Z., "Study on thermodynamic characteristic and optimization of steam cycle system in IGCC", *Energy Conversion and Management*, Vol. 43, No. 9-12, pp. 1339–1348, 2002.
- [۷] Soderberg, C.R., "gas turbine laboratory", *Massachusetts institute of technology*, 1949.
- [۸] زندیه ح، الگوریتم ژنتیک، ۱۳۹۲.
- [۹] Safari, H., and Masuodi, A., "Optimization of plat-fin Heat Exchanger with Genetic Algorithm", *Journal of Aerospace Mechanics*, Vol. 8, PP. 55-68, In Persian ,2012.



شکل (۱۱): نمودار بهترین، بدترین و مقدار میانگین بازده محاسبه شده توسط الگوریتم ژنتیک

فاصله‌ی متوسط بین افراد در یک جمعیت را تنوع جمعیت گویند. یک جمعیت در صورتی تنوع بالایی دارد که فاصله‌ی بین افراد آن زیاد باشد و در غیر این صورت تنوع کم است. در شکل (۱۲) مشهود است که بیشترین فاصله متوسط بین افراد تا نسل ۵۰ ادامه داشته است و سپس به میزان ثابتی رسیده یعنی تنوع کم شده است.



شکل (۱۲): نمودار بهترین، بدترین و مقدار میانگین بازده محاسبه شده توسط الگوریتم ژنتیک.

جدول ۱ میزان سرعت‌های متفاوت و تناسب سرعت پروانه با زاویه ورودی در این جدول مقادیر گوناگون بازده استخراج شده دراثر سرعت سیال ۱۰۰ و ۱۲۰ متر بر ثانیه مورد آزمون قرار گرفت و مشاهدات حاکی از آن است که زاویه تیغه های استاتور نقش اساسی در بازده نمودار داشته و بنابراین باید در برنامه الگوریتم ژنتیک تاثیر آن محرز شود.

جدول ۱. مقادیر موثر در بازده نموداری، قبل از بهینه شدن

U سرعت پروانه (متر بر ثانیه)	α زاویه ورودی (درجه)	η بازده (درصد)
۱۲۰	۶۵	۸۱,۷۶۶۴
۱۲۰	۷۸	۶۴,۰۵
۱۰۰	۶۵	۸۱,۷۶۶۴
۱۰۰	۷۸	۶۴,۰۵۶۴