بررسی عددی عملکرد حرارتی گردآورنده خورشیدی سهموی با بکارگیری نانوسیال و مغشوش کننده

شقايق ابرازه	دانشجو کارشناسی ارشد، گروه مهندسی مکانیک، دانشگاه صنعتی نوشیروانی بابل، بابل، ایران، shaqayeq.ebrazeh@gmail.com
محسن شيخ الاسلامى*	دانشیار، گروه مهندسی مکانیک، دانشگاه صنعتی نوشیروانی بابل، بابل، ایران، mohsen.sheikholeslami@nit.ac.ir

چکیدہ

انرژی خورشیدی، یکی از انواع انرژی تجدیدپذیر است. برای استفاده از تابش خورشیدی از گردآورنده های خورشیدی سهموی که یکی از متداول ترین گردآورنده هاست، استفاده می شود. در این مقاله عملکرد حرارتی نانوسیال با بکار گیری نوار تابیده در گردآورنده خورشیدی سهموی مورد بررسی قرار می گیرد. نانو سیال سیلترم-۸۰۰ و آلومینیوم اکسید با کسر حجمی ۴ درصد به عنوان سیال کاری استفاده شد. نانوسیال در بازه عدد رینولدز ۵۰۰۰ تا ۲۵۰۰۰ بررسی گردید. جریان سیال در گردآورنده خورشیدی سهموی آشفته می باشد که برای مدل کردن آن روش k-E RNG انتخاب گردیده است و به لوله جاذب شار غیر یکنواخت اعمال شده و در سه زاویه لبه مختلف مورد بررسی قرار می گیرد. هدف، بررسی تاثیر دو پارامتر هندسی مختلف تعداد دور (۴ – ۳ و ۸ – ۱۰ و زاویه یکنواخت اعمال شده و در سه زاویه لبه مختلف مورد بررسی قرار می گیرد. هدف، بررسی تاثیر دو پارامتر هندسی مختلف تعداد دور (۴ – ۳ و ۸ – ۱ و زاویه بال بال (۴۰ = ξ) هُ ۴۷۵ چ و ۴۰ – ξ) بر ضریب اصطکاک، عدد ناسلت و ضریب کارایی حرارتی گزارش می شود. نتایج بدست آمده نشان می دهد کاهش زاویه بال موجب افزایش ضریب اصطکاک، عدد ناسلت و ضریب کارایی حرارتی می شود و همچنین افزایش تعداد دور موجب افزایش آشفتگی جریان شده و به تبع انتعال گرما و عدد ناسلت نیز افزایش می یابد.

واژههای کلیدی: گردآورنده خورشیدی سهموی، نانوسیال، مغشوش کننده، شارغیریکنواخت، ضریب کارایی حرارتی.

Numerical investigation of thermal performance of nanofluid inside a parabolic-trough solar collector by using turbulator

Sh. Ebrazeh M. Sheikholeslami Department of Mechanical Engineering, Babol Noshirvani University of Technology, Babol, Iran Department of Mechanical Engineering, Babol Noshirvani University of Technology, Babol, Iran

Abstract

Solar energy is one of the types of renewable energy. To use solar radiation, parabolic solar collectors, which are one of the most common collectors, are used. In this paper, the thermal performance of nanofluid is investigated by using a banded strip in a parabolic solar collector. Syltherm -800 nanofluid and aluminum oxide with a volume fraction of 4% were used as working fluid. Nanofluids were studied in the Reynolds number range from 5000 to 25000. The fluid flow in the parabolic solar collector is turbulent, for which the k- ϵ RNG method has been selected, and non-uniform heat flux is applied to the absorber tube and examined at three different Rim angles. Objective; To investigate the effect of two different geometric parameters of number of revolutions (

 $n_r = 4$, $n_r = 8$) and wing angle ($\xi = 60^\circ$, $\xi = 75^\circ$, $\xi = 90^\circ$). on the friction coefficient, Nusselt number and thermal efficiency coefficient. The results show that decreasing the wing angle increase the friction coefficient, Nusselt number and thermal efficiency coefficient. Also, increasing the number of revolutions, increases the current turbulence and consequently increases the heat transfer and the Nusselt number.

Keywords: Parabolic solar collector, Nanofluid, Turbulator, Non-uniform heat flux, Thermal efficiency coefficient.

۱–مقدمه

بسیارمهمی هستند که میتوانند بر افت فشار و انتقال گرما تأثیر بگذارند. بلوس و تزوانیدیس [۱] در سال ۲۰۱۹ تأثیر استفاده از بازتابنده جبران کننده را بر عملکرد جمع کننده خورشیدی سهموی تحلیل کردند. آنها نتیجه گرفتند که استفاده از بازتابنده جبران کننده باعث افزایش راندمان نوری و حرارتی میشود. ژو و همکاران [۲] در سال ۲۰۱۹ عملکرد انتقال گرما یک جمع کننده خورشیدی سهموی با استفاده از روش مونت کارلو مورد بررسی قرار دادهاند. نتایج نشان میدهد که اختلال مایع، جریان چرخشی و گردابهای طولی ناشی از دندههای مارپیچی ناپیوسته، سه دلیل اصلی افزایش انتقال گرما در جمع کننده خورشیدی میباشند. وانگ و همکاران [۳] در سال ۲۰۱۶ تاثیر استفاده از نانو سیال آلومینیوم اکسید در جمع کنندههای خورشیدی سهموی را مورد مطالعه قرار دادند. نتایج نشان داد که با

با توجه به نیاز روز افزون جهان به مصرف انرژی استفاده از انرژیهای تجدیدپذیر توصیه میشود. کشور ما با توجه به موقعیت جغرافیایی آن، به عنوان یکی از منابع مهم انرژیهای تجدیدپذیر، مکان مناسبی برای استفاده از انرژی خورشیدی است. انرژی خورشیدی برای تولید برق وگرمایش استفاده می گردد و همچنین برای عملکرد بهتر سیستمهای گرمایش خورشیدی و تولید برق در محدوده وسیع، روشهای متعددی برای افزایش انتقال گرما پیشنهاد میشود. ازجمله این روشهای استفاده از نانو سیال و آشفته ساز است. نانوسیالات حاوی نانوذرات جامد در ابعاد (۱۰۰۰ نانومتر) در مایعات معمولی می باشند که موجب افزایش انتقال گرما می باشند. در نوارهای پیچ خورده، عوامل مهم برای بهبود انتقال گرما می باشند. در نوارهای پیچ خورده، نسبت پیچش و فاصله بین دیواره لوله و نوار از جمله پارامترهای

* نویسنده مکاتبه کننده، آدرس پست الکترونیکی: mohsen.sheikholeslami@nit.ac.ir تاریخ دریافت: ۹۹/۱۲/۲۶

رین ری ری . تاریخ پذیرش: ۰۰/۰۴/۲۸

می یابد. خاکراه و همکاران [۴] در سال ۲۰۱۷ به بررسی عددی عوامل موثر بر عملکرد جمعکننده خورشیدی سهموی پرداختند. آنها دریافتند که چرخش بازتابنده در جهات مختلف و استفاده از نانوسیال بر عملکرد گردآور تأثیر می گذارد. سالازار و همکاران [۵] در سال ۲۰۱۸ تأثیر استفاده از آلومینیوم اکسید بر روی عملکرد سیستم گردآورنده خورشیدی سهموی را بررسی کردهاند. آنها دریافتند که استفاده از نانوذرات باعث افزایش کارایی سیستم می شود. دهقان و همکاران [۶] تاثیر همزمان نانو ذره آلومینیوم اکسید در آب همراه با مجراهای جریان همگرا بر ضریب انتقال گرما همرفت اجباری در یک مخزن گرمای میکرو کانال را بررسی کردند. نتایج نشان داداستفاده از نانو ذره و جریان های همگرا باعث افزایش موثر در ضریب انتقال گرما همرفت تا ۲٫۳۵ برابر بیشتر از ضریب انتقال گرما یک آب خالص از طریق یک کانال مستقیم و بدون همگرایی جریان شده است. مشهدیان و همکاران [۷] تأثیر نانوسیال های ترکیبی یعنی مخلوطی از نانولوله های کربنی چند جداره و آلومینیوم اکسید که در آب پراکنده شده اند، بر روی عملکرد محیطی یک گردآورنده سهموی بررسی کردند. نتایج نشان می دهد که نانوسیال های ترکیبی از ویژگی های نوری بهتری نسبت به مايع نانوسيال و سيال پايه برخوردارند. سياوشي و همكاران[۸] به بررسی تأثیرات قرار دادن لایه متخلخل و افزودن ذرات نانو بر راندمان گردآورنده پرداختند. نتایج نشان میدهد افزودن نانوذره برای گردآورهای دارای لوله گیرنده نیمه متخلخل و کاملا متخلخل موجب افزایش عدد ناسلت و ضریب اصطکاک می شود.

هنگ و همکاران [۹] به بررسی خصوصیات حرارتی و جریان یک گردآورنده خورشیدی سهموی را در حالی که یک شار حرارتی غلیظ غیر یکنواخت بر روی لوله جاذب اعمال شده و در آن از نانوسیال مس-آب به عنوان سیال انتقال گرما استفاده شده است، پرداختند. نتایج نشان داد که افزایش غلظت نانو ذرات مس منجر به افزایش عدد ناسلت شده زیرا افزودن نانوذرات عمدتا انتقال گرما از طریق رسانش را بهبود می بخشد. جعفر و سیوارامان [۱۰] نشان دادند که استفاده از نوارهای پیچ خورده باعث افزایش انتقال گرما می شوند. آن ها در طی یک مطالعه تجربی دست یافتند، نوارهای پیچ خورده عملکرد بهتری در جریان لایهای دارند. وجود نوار پیچخورده موجب به جدایی جریان سیال و افزایش انتقال گرما می شود. در مقالات انجام شده در زمینه جمعکننده خورشیدی سهموی در رابطه با اضافه کردن پره داخلی و همچنین مجهز کردن لوله به مغشوش کننده بوده است. برخی مقالات نیز به افزودن نانوذره جهت افزایش انتقال گرما پرداختهاند. هر کدام از این روشها باعث افزایش انتقال گرما شده است. در این مقاله از شار گرمایی بصورت متغیر استفاده می گردد. همچنین از نانوسیال سیلترم-۸۰۰ با ذرات نانو آلومینیوم اکسید با کسر حجمی ۴ درصد استفاده می شود. زاویه های لبه در مقادیر مختلف بررسی شده و بهترین آن انتخاب می گردد. هدف بررسی تاثیر پارامترهای مختلف هندسی و عدد رینولدز بر ضریب اصطکاک، عدد ناسلت و ضریب کارایی حرارتی میباشد. برخی کانتورهای مهم از جمله سرعت، دما نیز برای درک بهتر انتقال گرما و ساختار جریان گزارش خواهد شد.

۲-فیزیک مسئله و شرایط حل ۲-۱- شرح مسئله

اجزا گردآورنده سهموی عبارتاند از یک صفحه سهموی شکل و یک لوله که سیالکاری در آن قرار دارد. در این مقاله لوله جاذب گردآورنده خورشیدی سهموی به صورت عددی تحلیل می گردد. از یک لوله به طول ۱/۲ متر استفاده شده است. D_i نشان دهنده قطر داخلی و D_0 بیانگر قطر خارجی لوله است. قطر داخلی لوله برابر با ۶۶ میلیمتر و قطر خارجی آن ۲۰ میلیمتر در نظر گرفته شده است. نوار تابیده به طول ۲۰۰ میلیمتر داخل لوله قرار داده شده است. این نوار تابیده با سه زاویه بال (ξ) متفاوت (۷۵،۶۰ و ۹۰ درجه) و در تعداد دور ۴ و ۸ (n_r) مورد بررسی قرارگرفته است. شکل مسئله به همراه نوار پیچشی در شکلهای ۱–۱۰، و ۱–۳ رسم گردیده است.





۲-۲- شبکه بندی و شرایط مرزی

برای حل مسئله مذکور، از نرم افزار تجاری Ansys-Fluent استفاده می گردد. Fluent بر پایه حجم محدود مسائل را حل می کند. همان طور که پیشتر گفته شد، مدل سازی برای جریان آشفته از مدل -k epsilon RNG و تابع دیواره بهبودیافته بهره گرفته می شود. جریان نانوسیال با توجه به میزان شار بالا، به صورت خواص متغیر حل می گردد. گوپلینگ فشار و سرعت با الگوریتم SIMPLE انجام می گردد. گسسته سازی برای گرادیان از روش حداقل مربعات بهره

می گیرد. برای فشار از مرتبه دوم استفاده می شود. برای ممنتوم، انرژی جنبشی آشفتگی و نرخ اضمحلال و همچنین معادله انرژی از طرح بالادست مرتبه دوم استفاده می شود. معیار همگرایی برای معادله پیوستگی کمتر از ^{۲–} ۱۰ ، ٤ و سرعت در هر سه راستا کمتر از ^{۵–} ۱ و سرعت ورودی داده می شود. مقدار سرعت بنا بر عدد رینولدز ورودی سرعت ورودی داده می شود. مقدار سرعت بنا بر عدد رینولدز ورودی نظر گرفته شده است. دمای ورودی مسئله از ۲۰۰۰ تا ۲۵۰۰۰ در درنظر گرفته می شود. برای مسئله از ۳۰۰۰ تا در خروجی نظر گرفته می شود. برای خروجی لوله از شرط مرزی فشار خروجی استفاده می شود و فشار نسبی برابر صفر است. سطوح مربوط به نوار تابیده کوپل در نظر گرفته می شود و همچنین جنس نوار تابیده و لوله از فولاد زنگ نزن می باشد که خواص آن از نرم افزار فراخوانی می گردد. به اطراف لوله شار گرمایی غیر یکنواخت اعمال می شود که شرط مرزی ها در شکل ۲ نشان داده شده است.



شکل۲-طرحوارهای از اعمال شرایط مرزی

به منظور شبکه بندی از نرم افزار مشینگ که شرکت انسیس آن را ارائه کرده استفاده شده است. برای ضخامت لوله از مش سازمان یافته استفاده گردید. با توجه به استفاده از تابع دیواره بهبودیافته، در اطراف دیوارهها باید از مش لایه مرزی استفاده کرد. فاصله اولین لایه از دیواره باید به نحوی باشد تا فاصله بیبعد دیواره، در ناحیه مربوط به تابع مورد نظر قرار گیرد. زمانی می توان از تابع دیواره بهبودیافته استفاده کرد که در تمام حالتها مقدار y^+ کمتر از ۵ باشد. برای تمامی هندسههای حل شده باید این پارامتر بررسی شود. در شکل ۳ مقدار فاصله بیبعد برای هندسه نوار تابیده با تعداد دور ۴، زاویه بال $\tilde{\bullet}^{=9}$ برای اعداد مختلف رینولدز گزارش شده است. همانطور که مشاهده می شود در تمامی حالات این مقدار کوچکتر از ۵ می باشد. برای نوار تابیده از مش سازمان یافته استفاده شده است. در ناحیه هایی که جریان نانوسیال در آن قرار دارد به دلیل شکل هندسی و همچنین قرارگیری نوار تابیده بر سر راه نانوسیال، از مش بیسازمان بهرهگرفته شده است. شبکه بندی مسئله در شکل ۴ رسم شده است. حداکثر انحراف سلول ها باید کمتر از ۰.۹۹ باشد که تعداد کمتر از ۱۰۰ سلول مقدار بیشینه ۰.۸۹ را داشته و بقیه سلولها کمتر بوده و مقدار متوسط آن برابر ۳۱۵۶. شده است بنابراین مش کیفیت خوبی خواهد داشت.



شکل ۴- شبکه بندی مسئله

۳-معادلات حاکم

۱-۳- معادلات حاکم برسیال وآشفتگی

جریان سیال سه بعدی، پایا است. معادله پیوستگی، ممنتوم و انرژی هنگامی که از جابهجایی آزاد صرف نظر گردد به صورت زیر نوشته می شود [۱۱]:

$$\frac{\partial (\rho u_i)}{\partial x_i} = 0 \tag{1}$$

$$\frac{\partial}{\partial x_j} \left(\rho_{nf} u_i u_j \right) = \tag{(1)}$$

$$\frac{\partial}{\partial x_j} \left(\mu_{eff} \left(\frac{\partial u_i}{\partial x_j} + \frac{\partial u_j}{\partial x_i} \right) \frac{2}{3} \mu_{eff} \frac{\partial u_i}{\partial x_i} \delta_{ij} \right) \\ + \frac{\partial}{\partial x_j} \left(-\rho_{nf} \overline{u_i' u_j'} \right) - \frac{\partial \overline{p}}{\partial x_j} \\ \frac{\partial}{\partial x_j} \left(\rho_{nf} u_j C_{nf} \overline{T} \right) =$$
(°)

$$\frac{\partial}{\partial x_j} \left(k_{nf} \frac{\partial \overline{T}}{\partial x_j} + \frac{\mu_i}{\sigma_{h,t}} \frac{\partial (C_{nf}T)}{\partial x_j} \right) + u_j \frac{\partial \overline{P}}{\partial x_j} + \left[\mu_{eff} \left(\frac{\partial u_i}{\partial x_j} + \frac{\partial u_j}{\partial x_i} \right) - \frac{2}{3} \mu_{eff} \frac{\partial u_i}{\partial x_i} \delta_{ij} - \rho_{nf} \overline{u'_i u'_j} \right] \\ \times \frac{\partial u_i}{\partial x_j}$$

 $μ_t = -\rho_{nf} u'_j u'_i$ که

۴)

(6)

(٩)

(11)

$$\mu_{t} \left(\frac{\partial u_{i}}{\partial x_{j}} + \frac{\partial u_{j}}{\partial x_{j}} \right) - \frac{2}{3} \left(\rho_{\eta f} k + \mu_{t} \frac{\partial u_{k}}{\partial x_{k}} \right) \delta_{ij}$$

$$\mu_{t} = C_{\mu} \rho K^{2} / \varepsilon$$

برای حل جریان سیال و مدلسازی جریان آشفته، از مدل k-epsilon RNG استفاده می شود. در این مدل که یک مدل دو معادله ای می باشد

معادله انرژی جنبشی آشتفگی به صورت زیر نوشته می شود [۱۱]:

$$\frac{\partial}{\partial x_j} \left(\rho_{\eta f} \, k u_j \right) = \frac{\partial}{\partial x_j} \left[\left(\mu_{\eta f} + \frac{\mu_l}{\sigma_k} \right) \frac{\partial k}{\partial x_j} \right]$$

 $+G_k - \rho \varepsilon$

 $-\rho_{nf} \overline{u'_{i}u'_{i}} =$

و همچنین به صورت مشابه نرخ اضمحلال در ادامه بیان میشود:

$$\frac{\partial}{\partial x_{i}} (\rho_{\eta f} \, \delta u_{i}) = \frac{\partial}{\partial x_{j}} \left[(\mu + \frac{\mu_{i}}{\sigma_{\varepsilon}}) \frac{\partial \varepsilon}{\partial x_{j}} \right]$$
(Y)
+ $C_{1} \frac{\varepsilon}{k} - G_{k} - C_{2} \rho \frac{\varepsilon^{2}}{k}$
> be cr lic k and k a

$$G_k = -\rho_{nf} \overline{u_i'u_j'} \frac{\partial u_j}{\partial x_i}$$
 (٨)
ثوابت برای مدل RNG به شرح زیر است:

 $C_{\mu} = 0.0845, C_{1\epsilon} = 1.42, C_{2\epsilon} = 1.68$

۲-۳- مدلسازی نانوسیال به صورت تک فاز

افزودن نانوذره به سیال پایه باعث افزایش رسانایی گرمایی و سبب افزایش عملکرد سیالکاری میشود. به دلیل شار گرمایی بالا، دمای سیال به شدت متغیر بوده و وابسته به دما است، بنابراین باید خواص نانوسیال را متغیر در نظر گرفت. به این منظور خواص پس از محاسبه به صورت یک چند جملهای به نرم افزار وارد میشود. خواص نانوسیال از روابطی که در ادامه بیان شده محاسبه میگردد. اندیس bf مربوط به سیال پایه و اندیس np مرتبط با نانوذره است. چگالی و ظرفیت گرمایی ویژه نانوسیال از روابط زیر بدست میآیند [۱۲ و ۱۳]:

$$\rho_{nf} = \rho_{bf} (1 - \Phi) + \rho_{np} \Phi \tag{(1)}$$

$$C_{p,nf} = \frac{\rho_{bf} (1 - \Phi)}{\rho_{nf}} \cdot C_{p,bf} + \frac{\rho_{np} (\Phi)}{\rho_{nf}} \cdot C_{p,np}$$

با توجه به رابطه ماکسول رسانایی گرمایی برای نانوسیال از رابطه زیر حاصل میشود [۱۴ و۱۵] :

$$k_{nf} = k_{bf} \frac{k_{np} + 2k_{bf} - 2\Phi(k_{bf} - k_{np})}{k_{np} + 2k_{bf} + \Phi(k_{bf} - k_{np})}$$
(17)

و در انتها لزجت مرتبط با نانوسیال به دست میآید [۱۶]:

$$\mu_{nf} = \mu_{bf} (1 + 2.5\Phi + 6.5\Phi^2)$$
 (۱۳)

از نانوسیال آلومینیوم اکسید با کسر حجمی ۴ درصد برای حل استفاده می گردد. در جدول ۱ خواص مربوط به نانوذره آورده شده است.

جدول۱- خواص نانوذره Al₂O₃ [۱۷]

گرمایی ویژه	رسانایی گرمایی	چگالی	غلظت
(J/kgK)	(W/mK)	(kg/m^3)	
۷۷۳	4.	4	۴درصد

۳-۳- پارامترهای شبیهسازی

به منظور ارزیابی این مسئله، میزان انتقال گرما، ضریب اصطکاک و ضریب کارایی حرارتی باید تعیین شوند. همچنین یکی از متغیرهای مورد بررسی عدد رینولدز میباشد. برای تعیین عدد رینولدز از رابطه زیر استفاده می گردد:

$$\operatorname{Re} = \frac{\rho u D_i}{\mu}$$

که D_i برابر با قطر داخلی لوله، u برابر با سرعت سیال، μ و ho به ترتیب برابر با لزجت دینامیکی و چگالی سیال است. عدد ناسلت به صورت زیر بیان می گردد[۱۸] :

$$Nu = \frac{hD_i}{k} \tag{10}$$

که h بیانگر ضریب انتقال گرما و k رسانایی گرمایی است. ضریب انتقال گرما به صورت زیر تعریف می گردد:

$$h = \frac{q''}{(T_{v}, -T_{L})} \tag{19}$$

که T_w دمای دیواره لوله و T_b دمای تودهای سیال است. ضریب اصطکاک برابر است با[۱۹]:

$$f = \frac{\Delta P}{\frac{1}{2} \rho \cdot u_m^2 \cdot \frac{L}{D_i}}$$
(1V)

که u_m سرعت متوسط سیال و Δp بیانگر افت فشار بین ورودی و خروجی لوله است. به منظور بررسی همزمان افزایش انتقال گرما یا به عبارتی عدد ناسلت و افت فشار، میتوان از ضریب کارایی حرارتی استفاده کرد. هرچقدر این مقدار بیشتر باشد بهتر است و برای مواردی که بیشتر از یک بوده از نظر اقتصادی به صرفتر است. ضریب کارایی حرارتی به صورت زیر تعیین میگردد [1۸]:

$$\eta = \frac{\left(Nu / Nu_0\right)}{\left(f / f_0\right)^{1/3}} \tag{1A}$$

اندیس 0 مربوط به حالتی است که نوارتابیده در درون لوله نباشد.

۴-بحث ونتايج ۱-۴- استقلال ازشبکه

به منظور استقلال از شبکه محاسباتی به نوار تابیده با زاویه بال ۹۰، تعداد دور ۴ و در عدد رینولدز ۲۵۰۰۰ جهت بررسی قرار گرفت. در جدول ۲ نتایج استقلال از شبکه محاسباتی آورده شده است با بررسی این مقادیر بهترین شبکه از لحاظ دقت و زمان حل، برای هندسه

مذکور تعداد شبکه ۵۰۰ هزار است که درصد اختلاف برابر با ۰/۲۱ است.

جدول۲-مقادیر عدد ناسلت و درصد خطا برای استقلال از شبکه

محاسباتی			
درصد خطا	عدد ناسلت	تعداد شبكه	
۱۸/۹۲	۵۳۲/۱۷۸	۵۳۲۵۸	
٩/٣٠	426/142	١٢٨٣٢٩	
۴/۷۳	427/214	241112	
1/87	404/141	344971	
۰/۲۱	ffy/fyl	۵۳۶۲۷۳	
•/• IY	441/011	14926	
-	447/0 • 1	1814898	

۲-۴- اعتبارسنجی

به منظور اعتبار سنجی برای جریان آشفته با آشفته کننده، برای لوله مجهز به نوارتابیده ساده نیز انجام میشود. از نوار پیچشی ساده که در کار آزمایشگاهی مانگلیک و برگلس [۲۰] در سال ۱۹۹۳ انجام شد، مورد استفاده قرار میگیرد. در این مقاله برای نسبتهای مختلفی از نوار تابیده و دو سیال آب و هوا نتایج گزارش گردید. طول لوله ۲متر و سیال مورد بررسی آب در نظر گرفته شده است. نوار تابیده به کار رفته ساده است و برشی ندارد. لوله به صورت دما ثابت در نظر گرفته میشود. همانگونه که در شکل۵ مشاهده میشود اختلاف قابل قبولی بین حل عددی حاضر با نتایج آزمایشگاهی وجود دارد. میزان خطا در جدول ۳ آورده شده است.



شکل ۵-اعتبارسنجی لوله مجهز به نوار تابیده ساده

جدول۳- درصد خطا مقادیر عدد ناسلت در رینولدزهای مختلف

بامرجع موردنظر					
عدد رينولدز	1	11	۱۳۰۰۰	۱۵۰۰۰	
درصد خطا	۲/۸	•/4٣	۵	٨	

۳-۴- بررسی توزیع شار

زاویه لبه در شکل ۶ نشان داده شده است. همانطور که مشاهده می شود بیشترین مقدار شار برای زاویه لبه ۳۰ درجه حدودا برابر با ۶۶۰۰۰ وات بر متر مربع می باشد. این بیشترین مقدار در قسمت پایینی لوله رخ می دهد. در زاویه لبه ۶۰ درجه، شار رسیده به خور شید حالت پخش شده تری نسبت به ۳۰ درجه دارد و تمرکز پر توهای رسیده

در یک ناحیه خاص به لوله کمتر می شود. در نتیجه مقدار بیشینه مقدار شار کمتر است و حدودا برابر با ۴۰۰۰۰ وات بر متر مربع می باشد. بیشترین مقادیر نیز در قسمت پایینی لوله کمی مایل به سمت راست و چپ اتفاق می افتد. در حالت سوم زاویه لبه ۹۰ درجه، مقدار بیشینه شار در حدود ۳۲۰۰۰ وات بر متر مربع است. این مقدار بیشینه سمت چپ و راست لوله مایل به پایین رخ می دهد. بنابراین هرچه مقدار زاویه لبه بیشتر باشد مقدار بیشینه شار کمتر و تمرکز پرتو به طرفین لوله می رود. از طرفی با میانگین گرفتن از تابش رسیده به لوله، مقدار میانگین شار رسیده به لوله در زاویه ۹۰ درجه بیشتر است. توزیع شار خورشیدی در لوله برای زاویه لبه ۳۰، ۶۰ و ۹۰ درجه در شکل ۷ رسم شده است.



۴-۴- بررسی کانتورهای سرعت و مسیر جریان

جریان چرخشی تولید شده توسط نوار تابیده سبب منتقل شدن نانوسیال به نواحی نزدیک دیواره میشود و در نتیجه سبب تخریب لایه مرزی می گردد. جریان نانوسیال در ابتدای لوله مسیر یکنواخت در راستای لوله بدون چرخش را می پیماید. در هنگامی که نوار تابیده تعداد دور بیشتری داشته باشد رژیم نانوسیال مغشوش تر و تنش بیشتر می شود. از طرفی دیگر با کم شدن زاویه بال، همین نتایج ذکر شده بدست می آید. با افزایش عدد رینولدز نیز بخشهای بیشتری از مقاطع سرعتشان بیشتر است. در قسمتهای بسیار نزدیک به دیواره لوله و نوار تابیده شرط عدم لغزش در نظر گرفته می شود که سرعت در آن نواحی برابر صفر خواهد بود. کانتور سرعت برای نوار تابیده در زاویه بال ۹۰ در شکل ۸ نمایش داده شده است.



شکل۶-مدل ۳بعدی از گردآورنده سهموی خورشیدی



همانطور که در شکل مشاهده میشود، جریان سیال قبل از رسیدن به نوار تابیده مسیر مستقیمی طی میکند. بعد از برخورد آن به نوار تابیده جریان سیال دچار اغتشاش میشود. با افزایش زاویه بال، میزان اغتشاش جریان کاسته میشود و همچنین بیشتر شدن دور، اغتشاش و چرخش را بیشتر میکند. برخی از مسیر جریان نیز از سطوح اطراف دیواره بدون تغییر عبور میکنند. این شکلها برای عدد رینولدز ۵۰۰۰ رسم شده است. مقدار سرعت برای هر مسیر در هر شکل نشان داده شده است. این مقادیر مسیرها به صورت محلی رسم شده هستند. در شکل ۹ مسیر جریان نانوسیال برای حالتهای مختلف به نمایش در آمده است.





۵-۴- بررسی کانتورهای دما

کانتور دما در شکل ۱۰ نشان داده شده است. همانطور که دیده می شود، در مقطع عرضی ۲^{*}=۱/۴ توزیع دما بدون تغییر (چرخشی شدن) در این نواحی است. با این حال همان طور که از کانتور دما در دیگر مقاطع عرضی $z^* = 12/3$ ، $z^* = 12/3$ (در محل $z^* = 10/7$ قرارگیری نوارتابیده و بعد از آن) مشخص است، نانوسیال حرکتی چرخشی دارد. . با تغییر تعداد دور از ۴ به ۸ در نوارتابیده، به دلیل چرخشی ر شدن جریان نانوسیال و همچنین آشفتگی بیشتر نسبت به قبل، ضخامت لایه مرزی کمتر می شود. بنابراین اختلاط در نانوسیال بهتر صورت می گیرد. از طرفی دیگر بیشتر شدن مقدار عدد رینولدز، سبب افزایش انتقال گرمای همرفتی و عدد ناسلت می گردد. علاوه بر این با تغییر $\xi = 4^\circ$ به $\xi = 7^\circ$ و $\xi = 7^\circ$ مشاهده می شود که با مغشوش شدن جریان نانوسیال، انتقال گرما بیشتر خواهد شد. صفحه سهموی پرتوهای خورشید را در قسمت پایینی لوله متمرکز میکنند و بخشهای بالایی لوله شار ثابت خورشید را دریافت میکند بنابراین قسمت بالایی لوله تحت تاثیر شار کمتری نسبت به قسمت پایین لوله قرار دارد، در نتیجه دمای سیال در قسمتهای بالایی لوله کمتر از دمای مربوط به قسمتهای پایینی لوله خواهد بود.





۶-۴- بررسی تاثیر متغیرهای حاکم مختلف بر ضریب اصطکاک

نوار تابیده در مسیر نانوسیال مانند مانع عمل میکند و به علت افزایش سطوح تماس دیواره و نانوسیال، افزایش ضریب اصطکاک را به همراه خواهد داشت. با زیاد شدن عدد رینولدز، مومنتوم بر نیروی ویسکوزیته نانوسیال غلبه میکند که نتیجه آن کاهش نیروی برشی بین دیواره و نانوسیال است. بنابراین میزان ضریب اصطکاک کاهش میابد. ضریب اصطکاک برای نوار تابیده، کمترین مقدار را در تعداد دور ۴، زاویه بال $^{\circ}$ ۹ = ۶ و عدد رینولدز ۲۵۰۰۰ به میزان ۲۸۰/۰ و بیشترین مقدار را در تعداد دور ۸، زاویه بال $^{\circ}$ ۶ = ۶ و عدد رینولدز مده، افزایش تعداد دور ۱، زاویه بال $^{\circ}$ ۶ = ۶ و عدد رینولدز شد، افزایش تعداد دور ، موجب چرخش بیشتر جریان نانوسیال در امتداد لوله میشود که باعث زیاد شدن افت فشار در نانوسیال شده و امطکاک در نوار تابیده برای متغیرهای حاکم مختلف در شکل ۱۱ به نمایش در آمده است.



شکل۱۱-ضریب اصطکاک در اعداد رینولدز مختلف برای نوار تابیده مر الف) $n_{r^{=}}$ و ب) ۸ $n_{r^{=}}$ در الف) ۹

۷–۴– بررسی تاثیر افزودن ذرات نانو به سیال پایه بر عدد ناسلت

نانوسیال ها نقش بسزایی جهت افزایش انتقال گرما و بهبود عملکرد جمع کننده های خورشیدی سهموی دارند. در نتیجه افزودن ذرات نانو بر رسانایی گرمایی سیال پایه می فزاید و سبب بهبود انتقال گرما می شود. در شکل ۱۲ اثر افزودن نانو ذره به سیال پایه بر انتقال گرما به نمایش در آمده است. همانطور که مشاهده می شود در لوله خالی و لوله مجهز به نوارتابیده با افزودن نانوذره مقدار عدد ناسلت بیشتر می شود. در عدد رینولدز ۵۰۰۰ برای لوله خالی به میزان کمی به عدد ناسلت افزوده می شود (در حدود ۵ واحد). همچنین برای همین عدد رینولدز در حالت با نوارتابیده به میزان ۱۴واحد بر عدد ناسلت افزوده می شود. با بررسی سایر حالتها درمییابیم که افزودن نانو به سیال پایه بر عدد ناسلت میافزاید. در اعداد رینولدز بالاتر این تاثیر اندکی بیشتر است. در عدد رینولدز ۲۵۰۰۰ برای نوار تابیده با زاویه بال ۶۰ و تعداد دور ۴ درحدود ۳۵واحد به عدد ناسلت اضافه می شود اما همین حالت برای لوله خالی ۲۴واحد بر عدد ناسلت می افزاید. این طور می توان نتیجه گرفت که افزودن نانو به همراه نوار تابیده عملکرد بهتری دارد و وجود نوار تابيده سبب اختلاط بهتر نانوسيال مىگردد.



شکل۱۲-تاثیر افزودن نانوذره برای دو هندسه مختلف در اعداد رینولدز متفاوت

۸-۴- بررسی تاثیر متغیرهای حاکم مختلف بر عدد ناسلت

در تمام حالات بررسی شده با زیاد شدن تعداد دور، عدد رینولدز و کاهش زاویه بال، عدد ناسلت که بیانکننده نسبت انتقال گرما همرفتی به رسانش است، زیاد میشود. قرار دادن نوار تابیده در درون لوله منجر به تشکیل جریان ثانویه در نانوسیال میشود. همچنین چرخشی تر شدن جریان نانوسیال و در نهایت بهبود اختلاط نانوسیال منجر به افزایش انتقال گرما شده است. مقادیر عدد ناسلت در نوار تابیده برای متغیرهای حاکم مختلف در شکل ۱۳ به نمایش در آمده است.



شکل ۱۳-عدد ناسلت در اعداد رینولدز مختلف برای نوارتابیده در n_r = ۸ (و ب) الف n_r = ۴ (الف

۹-۴- بررسی تاثیر متغیرهای حاکم بر ضریب کارایی حرارتی

با زیاد شدن مقدار ضریب کارایی حرارتی مکانیزمهای هیدرودینامیکی کاهنده انرژی رانشی در برابر مکانیزمهای حرارتی بسیار ضعیف میشوند. زمانی که ضریب کارایی حرارتی مقداری بیشتر از واحد را نشان دهد میتوان گفت که مکانیزم انتقال گرما نسبت به اصطکاک قویتر و از نظر اقتصادی به صرفهتر میباشد. در اعداد رینولدز بالاتر مکانیزمهای انتقال گرمایی نسبت به اصطکاکی ضعیفتر عمل میکنند. مقادیر ضریب کارایی حرارتی در نوار تابیده برای متغیرهای حاکم مختلف در شکل ۱۴ به نمایش درآمده است.



شکل ۱۴ – ضریب کارایی حرارتی در اعداد رینولدز مختلف برای نوارتابیده در الف) n_r= ۴ و ب) n_r= ۸

۵- نتیجهگیری

مقادیر عدد ناسلت، ضریب اصطکاک و ضریب کارایی حرارتی برای یک لوله مجهز به نوارتابیده که در آن از سیال سیلترم ۸۰۰ با نانوذرات Al_2O_3 به عنوان سیال کاری استفاده گردید، مورد بررسی قرار گرفته شده است. به سطح خارجی لوله شار گرمایی متغیر اعمال گردید. نوار تابیده با سه زاویه بال مختلف و دو مقدار برای دور در داخل لوله جاذب قرار گرفته شد. اثرات این دو پارامتر بررسی گردید. با بررسی توزیع و میزان شار رسیده به لوله در سه زاویه لبه (۳۰، ۶۰ و ۹۰ درجه) بهترین زاویه ۹۰ درجه می باشد زیرا میانگین شار رسیده به لوله بیشتر از دو زاویه دیگر است. بهترین کارایی حرارتی در کمترین اعداد رینولدز رخ میدهد و بیشترین مقدار ضریب کارایی حرارتی تقریبا ۵۴ درصد بیشتر از کمترین مقدار است. عدد ناسلت برای نوار تابیده، کمترین مقدار را در تعداد دور ۴، زاویه بال $\tilde{\bullet} = \xi = 3$ و عدد رینولدز ۵۰۰۰ به میزان ۱۶۵/۳۲ و بیشترین مقدار را در تعداد دور ۸، زاویه بال ۶۰ = ۶ و عدد رینولدز ۲۵۰۰۰ به اندازه ۷۰۴/۹۳ خواهد داشت. کمترین مقدار ضریب کارایی حرارتی، در تعداد دور ۴، زاویه بال ۹۰ = ۶ و عدد رینولدز

۲۵۰۰۰ رخ می دهد که میزان آن برابر با ۶۲/۲ و بیش ترین مقدار آن در تعداد دور ۸، زاویه بال $9.8 = \frac{3}{2}$ و عدد رینولدز ۵۰۰۰ به اندازه ۱/۱۵ است. ضریب اصطکاک برای نوار تابیده، کم ترین مقدار را در تعداد دور ۴، زاویه بال $9.8 = \frac{3}{2}$ و عدد رینولدز ۲۵۰۰۰ به میزان ۱/۸۷ و بیش ترین مقدار را در تعداد دور ۸، زاویه بال $9.8 = \frac{3}{2}$ و عدد رینولدز ۵۰۰۰ به اندازه ۲۸/۰ خواهد داشت.

۶- نمادها

	علائم انگلیسی
ثابت ھاى مدل توربولانسى(-)	C_1 , C_2
گرمای ویژه (((J.kg ⁻¹ .K ⁻¹))	C_P
قطر (m)	D
ضریب اصطکاک(-)	f
شتاب گرانش زمین.(m,s ⁻²)	g
نرخ تولید انرژی جنبشی آشفتگی ناشی از	G_k
$(kg.m^{-1}.s^{-2})$ گرادیان سرعت	
$(W.m^{-2}.K^{-1})$ ضریب انتقال گرما	h
تابش پر تو(<i>w/m</i> ²)	Ib
تابش جهانی(w/m²)	I_g
رسانایی گرمایی(W. m ⁻¹ . K ⁻¹)	k
انرژی جنبشی آشفتگی(m².s ⁻²)	k
طول (m)	L
تعداد دور(-)	n_r
عدد ناسلت(-)	Nu
عدد پرانتل(-)	Pr
فشار (Pa)	р
(pa) افت فشار	ΔP
$(W.m^{-2})$ شار حرارتی	$q^{''}$
عدد رينولدز(-)	Re
(K)	Т

- (K) دما u دما (K)
- $(m.\,s^{-1})$ سرعت (m^{3}) حجم لوله V
- (*m*) يهنا
- (*m*) مختصات مکانی (*x_i,x_j*
- y⁺ مختصات ہے بعد دیوارہ
 - ^{Z*} مقطع عرضی ()

علائم يونانى

- ξ زاويه بال(deg)
- η ضريب عملکرد حرارتی(-)
 - (–) زاویه لبه گردآورنده φ_r

Ф کسر حجمی(-)

(kg.m⁻³) چگالی *ρ*

عدد پرانتل آشفتگی برای انرژی(–) $\sigma_{h,t}$

(–) عدد پرانتل آشفتگی برای میزان اتلاف آشفته $\sigma_{arepsilon}$

عدد پرانتل آشفتگی برای انرژی جنبشی σ_K آشفتگی(–) لزجت ديناميكي(*kg.m*⁻¹.*s*⁻¹) μ لزجت استاتیکی (m². s⁻¹) ν زيرنويس b توده سيال f سيال يايه i ورودى k انرژی جنبشی nf نانو سيال 0 خروجى S حامد انرژی جنبشی آشفتگی t

۷- مراجع

[1] Bellos E, Tzivanidis C. Investigation of a booster secondary reflector for a parabolic trough solar collector. Solar Energy. 2019 Feb 1; 179:174-85.

[2] Zou B, Jiang Y, Yao Y, Yang H. Thermal performance improvement using unilateral spiral ribbed absorber tube for parabolic trough solar collector. Solar Energy. 2019 May 1; 183:371-85.

[3] Wang Y, Xu J, Liu Q, Chen Y, Liu H. Performance analysis of a parabolic trough solar collector using Al2O3/synthetic oil nanofluid. Applied Thermal Engineering. 2016 Aug 25; 107:469-78.

[4] Khakrah H, Shamloo A, Kazemzadeh Hannani S. Determination of parabolic trough solar collector efficiency using nanofluid: a comprehensive numerical study. Journal of Solar Energy Engineering. 2017 Oct 1;139(5).

[5] Tagle-Salazar PD, Nigam KD, Rivera-Solorio CI. Heat transfer model for thermal performance analysis of parabolic trough solar collectors using nanofluids. Renewable energy. 2018 Sep 1; 125:334-43.

[6] Dehghan, M., Daneshipour, M., & Valipour, M. S. (2018). Nanofluids and converging flow passages: a synergetic conjugate-heat-transfer enhancement of micro heat sinks. *International Communications in Heat and Mass Transfer*, 97, 72-77.

[7] Mashhadian, A., Heyhat, M. M., & Mahian, O. (2021). Improving environmental performance of a direct absorption parabolic trough collector by using hybrid nanofluids. *Energy Conversion and Management*, 244, 114450.

[8] Siavashi, M., Bozorg, M. V., & Toosi, M. H. (2021). A numerical analysis of the effects of nanofluid and porous media utilization on the performance of parabolic trough solar collectors. *Sustainable Energy Technologies and Assessments*, 45, 101179.

[9] Hong, K., Yang, Y., Rashidi, S., Guan, Y., & Xiong, Q. (2021). Numerical simulations of a Cu–water nanofluid-based parabolic-trough solar collector. *Journal of Thermal Analysis and Calorimetry*, *143*(6), 4183-4195.

[10] Jafar KS, Sivaraman B. Performance characteristics of parabolic solar collector water heater system fitted with nail twisted tapes absorber. Journal of engineering science and technology. 2017 Mar 1;12(3):608-21.

[11] ANSYS Academic research, release 2020, ANSYS FLUENT, Theory Guide, ANSYS, Inc.

[12] Kasaeian AB. Convection heat transfer modeling of Ag nanofluid using different viscosity theories. IIUM Engineering Journal. 2012 Apr 20;13(1).

[13] Khanafer K, Vafai K. A critical synthesis of thermophysical characteristics of nanofluids. International journal of heat and mass transfer. 2011 Sep 1;54(19-20):4410-28.

[14] Yu W, Choi SU. The role of interfacial layers in the

enhanced thermal conductivity of nanofluids: a renovated Hamilton–Crosser model. Journal of Nanoparticle Research. 2004 Aug 1;6(4):355-61.

[15] Maxwell GC. A Treatise on Electricity and Magnetism, second ed., Clarendon Press, Oxford, UK, 1881.

[16] Batchelor GK. The effect of Brownian motion on the bulk stress in a suspension of spherical particles. Journal of fluid mechanics. 1977 Nov;83(1):97-117.

[17] Bellos E, Tzivanidis C. Parametric investigation of nanofluids utilization in parabolic trough collectors. Thermal Science and Engineering Progress. 2017 Jun 1; 2:71-9.

[18] Çengel YA, Ghajar AJ. Heat and Mass Transfer: Fundamentals & Applications, fourth ed., McGraw-Hill, New York, 2011.

[19] Mwesigye A, Bello-Ochende T, Meyer JP. Heat transfer and entropy generation in a parabolic trough receiver with wall-detached twisted tape inserts. International Journal of Thermal Sciences. 2016 Jan 1; 99:238-57.

[20] Manglik RM, Bergles AE, Heat Transfer and Pressure Drop Correlations for Twisted-Tape Inserts in Isothermal Tubes: Part II—Transition and Turbulent Flows, Journal of Heat Transfer 115(4) (1993) 890-896.