



دانشگاه صنعتی اصفهان

دانشکده مکانیک

تحلیل ساختاری جریان و انتقال حرارت در میکرو کانال های جاذب حرارت

پایان نامه کارشناسی ارشد مهندسی مکانیک - تبدیل انرژی

مرتضی شریف حسن

استاد راهنما

دکتر محمدرضا سلیم پور

به نام خدا



دانشگاه صنعتی اصفهان

دانشکده مکانیک

تحلیل ساختاری جریان و انتقال حرارت در میکرو کانال های جاذب حرارت

پایان نامه کارشناسی ارشد مهندسی مکانیک - تبدیل انرژی

مرتضی شریف حسن

استاد راهنما

دکتر محمدرضا سلیم پور



دانشگاه صنعتی اصفهان

دانشکده مکانیک

پایان‌نامه‌ی کارشناسی ارشد رشته‌ی مهندسی مکانیک – تبدل انرژی آقای مرتضی شریف حسن

تحت عنوان

تحلیل ساختاری جریان و انتقال حرارت در میکرو کانال‌های جاذب حرارت

در تاریخ ۸۹/۱۲/۲۱ توسط کمیته‌ی تخصصی زیر مورد بررسی و تصویب نهایی قرار گرفت.

- | | |
|------------------------|-------------------------------|
| دکتر محمدرضا سلیم پور | ۱- استاد راهنمای پایان‌نامه |
| دکتر ابراهیم شیرانی | ۲- استاد مشاور پایان‌نامه |
| دکتر محسن دوازده امامی | ۳- استاد داور |
| دکتر احمد صابونچی | ۴- استاد داور |
| دکتر سعید ضیایی راد | سرپرست تحصیلات تکمیلی دانشکده |

بیچ پاداشی برای انسان نیست مگر به اندازه تلاش و کوشش خود او

(قرآن کریم، سوره نجم، آیه ۳۹)

سپاس بی پایان خدای را که عطش دانش اندوزی در جانم شعله ور کرد و مراد کسب دانش حکم و یاری نمود

من بی تودی قرار نتوانم کرد احسان ترا شمار نتوانم کرد
گر بر تن من زبان شود هر مویی یک شکر تو از هزار نتوانم کرد

نهایت شکر و سپاسگزاری را از اساتید گرامی، جناب آقای دکتر سلیم پور و جناب آقای دکتر شیرانی دارم که همواره از راهبانی های ارزنده ایشان بهره مند بودم و زبان خود را در بیان شکر قاصر می بینم و کلام را به دست سعدی می سپارم که می فرماید

چون بشنم او فداه بدم پیش آفتاب مهرم به جان رسید و به عیوق بر شدم

از دوستان عزیزم آقایان رابین براری، هاشم معصومی، محسن لاهوتی، علی جعفریان، محمد خلیل زاده، حسین و احسان تقی، ایمان داوودی، ابوالفضل حدادزاده، مصطفی مهابز زاده، هادی تقی پوران، مهدی زارعی، مهدی سلیمی، مهندس!! احسان زرمری، رضامرادی، رضامضان پور، مرتضی صفائی، مجتبی میر حسینی، میلاد ظهیر، فرخ شریفی، ایمان حریری، دلیر نمبری، جلال دارابی، هاشم آذیرا، بهادر امیرشهدی، رضابابائی، حمید اسماعیلی، امیر صدرالدینی، یتیم سبز علی پور، امیر توکل، خالد صدیقی که سخات خوشی را در این مدت دکنا ریکدیگر گذرانده ایم سپاسگزارم و از خداوند منان برایشان آرزوی سلامتی و توفیق روز افزون را دارم.

کلیدی حقوق مادی مترتب بر نتایج مطالعات،
ابتکارات و نوآوری‌های ناشی از تحقیق موضوع
این پایان‌نامه (رساله) متعلق به دانشگاه صنعتی
اصفهان است.

تقدیم به:

مادرم برای مهربانی هایش

پدرم برای فداکاری هایش

خواهران و برادر عزیزم برای حمایت هایشان

فهرست مطالب

| <u>صفحه</u> | <u>عنوان</u> |
|--|--------------------------------------|
| هشت | فهرست مطالب..... |
| ۱ | چکیده..... |
| فصل اول: مقدمه | |
| ۲ | ۱-۱ میکرو کانال جاذب حرارت..... |
| ۵ | ۲-۱ تنوری ساختاری..... |
| ۷ | ۳-۱ EDL..... |
| ۹ | ۴-۱ کار حاضر..... |
| فصل دوم: بهینه سازی چیدمان میکرو کانال ها | |
| ۱۱ | ۱-۲ مقدمه..... |
| ۱۱ | ۲-۲ شرح مساله..... |
| ۱۲ | ۳-۲ حل تحلیلی (آنالیز تقریبی)..... |
| ۱۲ | ۱-۳-۲ کانال ها یا مجراهای کوچک..... |
| ۱۴ | ۲-۳-۲ کانالها یا مجراهای بزرگ..... |
| ۱۵ | ۳-۳-۲ اندازه بهینه کانال..... |
| ۱۷ | ۴-۲ مدل ریاضی و فرمول بندی..... |
| ۱۹ | ۵-۲ روش عددی و صحت سنجی..... |
| ۱۹ | ۶-۲ نتایج و بحث..... |
| فصل سوم: بهینه سازی هندسی میکرو کانال های جاذب حرارت با سطح مقطع های متفاوت | |
| ۲۶ | ۱-۳ مقدمه..... |
| ۲۶ | ۲-۳ شرح مساله..... |
| ۲۷ | ۳-۳ پارامترها و قیود بهینه سازی..... |
| ۲۹ | ۴-۳ حل تحلیلی (آنالیز تقریبی)..... |
| ۲۹ | ۱-۴-۳ کانال کوچک..... |
| ۳۰ | ۲-۴-۳ کانال بزرگ..... |
| ۳۰ | ۳-۴-۳ اندازه بهینه کانال..... |
| ۳۲ | ۵-۳ حل عددی..... |
| ۳۲ | ۱-۵-۳ مدل فیزیکی و دامنه حل..... |
| ۳۲ | ۲-۵-۳ معادلات حاکم و شرایط مرزی..... |
| ۳۳ | ۶-۳ روش عددی و صحت سنجی..... |
| ۳۴ | ۷-۳ نتایج و بحث..... |

فصل چهارم: اثر درجات آزادی بر شکل بهینه میکروکانال جاذب حرارت با سطح مقطع مستطیلی

| | | |
|----|-------|--|
| ۴۶ | ۱-۴ | مقدمه |
| ۴۷ | ۲-۴ | هدف |
| ۴۷ | ۱-۲-۴ | بررسی اثر درجات آزادی بر هندسه بهینه کانال |
| ۴۷ | ۲-۲-۴ | تغییر خواص ترموفیزیکی آب با دما |
| ۴۷ | ۳-۴ | کلیات |
| ۴۸ | ۱-۳-۴ | تغییرات خواص آب با دما |
| ۵۰ | ۴-۴ | نتایج و بحث |
| ۵۰ | ۱-۴-۴ | اثر تغییرات خواص بر مشخصه‌های انتقال حرارت |
| ۵۲ | ۲-۴-۴ | اثر درجات آزادی بر هندسه بهینه کانال |

فصل پنجم: شکل بهینه میکروکانال جاذب حرارت مستطیلی با در نظر گرفتن اثر EDL

| | | |
|----|-------|--|
| ۵۷ | ۱-۵ | مقدمه |
| ۵۸ | ۲-۵ | معادلات حاکم |
| ۵۸ | ۱-۲-۵ | معادله پواسون - بولتزمن |
| ۵۹ | ۲-۲-۵ | مدل سازی جریان های الکتروستاتیک در میکروکانالهای مستطیلی |
| ۶۰ | ۳-۲-۵ | میدان EDL در میکروکانالهای مستطیلی |
| ۶۲ | ۴-۲-۵ | میدان الکتروستاتیک در میکروکانالهای مستطیلی |
| ۶۳ | ۵-۲-۵ | میدان جریان در میکروکانالهای مستطیلی |
| ۶۶ | ۶-۲-۵ | محاسبه سرعت میانگین و دبی حجمی |
| ۶۷ | ۷-۲-۵ | اثرات الکترو ویسکوز |
| ۶۷ | ۸-۲-۵ | معادله انرژی |
| ۶۹ | ۳-۵ | شرایط حاکم بر مسأله و حل عددی آن |
| ۶۹ | ۱-۳-۵ | حل معادله پواسون - بولتزمن |
| ۷۴ | ۲-۳-۵ | شکل تفاضلی معادله مومنوم |
| ۷۶ | ۳-۳-۵ | شکل تفاضلی معادله انرژی |
| ۷۹ | ۴-۳-۵ | بررسی صحت سنجی و استقلال شبکه |
| ۷۹ | ۴-۵ | نتایج و بحث |

فصل ششم: نتیجه گیری و پیشنهادات

| | | |
|----|-----|------------|
| ۸۴ | ۱-۶ | نتیجه گیری |
| ۸۶ | ۲-۶ | پیشنهادات |
| ۸۸ | | مراجع |

چکیده

با رشد و توسعه سریع در تکنولوژی محاسباتی، تجهیزات الکترونیکی علاوه بر کوچکتر شدن و تجمع بیشتر پیشرفته تر نیز شدند. اما این کوچک سازی و تجمع گرمای بیشتری به ازای واحد سطح تولید می کند. در نتیجه دمای کاری اجزای الکترونیکی ممکن است از سطح دمای مطلوب بیشتر شود. از آنجائیکه عملکرد این تجهیزات رابطه مستقیمی با دما دارد، نگه داشتن آن‌ها در سطح دمای قابل قبول بسیار مهم است. ایده‌های زیادی برای بهبود تکنولوژی خنک کاری تجهیزات الکترونیکی با تولید شار حرارتی بالا و اندازه فشرده پیشنهاد شده است. از میان این ایده‌ها، میکروکانال جاذب حرارت به علت ضریب انتقال حرارت بالا و نیاز به ماده میرد کم توجه بیشتری را به خود جلب کرده است. در بهینه سازی میکروکانال‌ها از الگوریتم‌ها و روش‌های مختلفی استفاده می‌شود؛ یکی از این روش‌ها، تئوری ساختاری می‌باشد. به علت اثر مهم میدان الکتروسیستیک در جریان‌های میکرو و نانو، این اثر در مدل سازی این نوع جریان‌ها باید در نظر گرفته شود. در پژوهش حاضر در بخش اول به صورت تحلیلی و عددی اندازه بهینه مسیر برای کانال‌هایی با سطح مقطع مربع، دایره و مثلث متساوی الساقین راست گوشه به نحوی تعیین شد که چیدمان میکروکانال‌ها بیشترین انتقال حرارت را در واحد حجم داشته باشد. در بخش دوم ابتدا هندسه بهینه میکروکانال‌های جاذب حرارت با سطح مقطع مستطیل، بیضی و مثلث به نحوی تعیین شد که مقاومت حرارتی کل مینیمم شود. سپس میکروکانال‌های جاذب حرارت ذکر شده در حالت بهینه با هم مقایسه شدند. در بخش سوم اثر درجات آزادی بر هندسه بهینه میکروکانال جاذب حرارت مورد بررسی قرار گرفت. در نهایت در بخش چهارم هندسه بهینه میکروکانال جاذب حرارت با وجود اثر میدان الکتروسیستیک تعیین شد.

کلمات کلیدی: ۱- ساختاری ۲- میکروکانال غیر دایره‌ای ۳- جاذب حرارت ۴- شکل بهینه ۵- میدان الکتروسیستیک

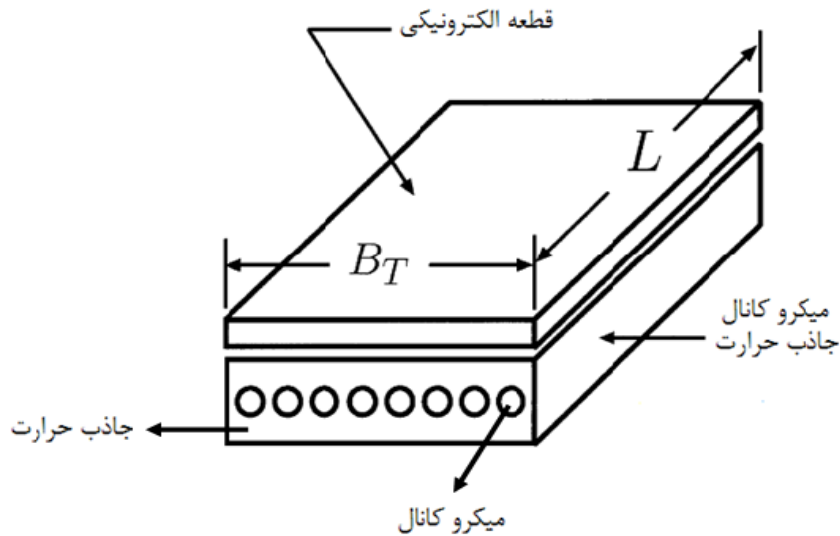
فصل اول

مقدمه

۱-۱ میکرو کانال جاذب حرارت

با رشد و توسعه سریع در تکنولوژی محاسباتی در دو دهه گذشته، تجهیزات الکترونیکی علاوه بر کوچکتر شدن و تجمع بیشتر، پیشرفته تر نیز شده‌اند. اما این کوچک سازی و یکپارچگی قطعات الکترونیکی گرمای بیشتری به ازای واحد سطح تولید می‌کند. در نتیجه دمای کاری اجزای الکترونیکی ممکن است از سطح دمای مطلوب بیشتر شود. از آنجائیکه عملکرد این تجهیزات رابطه مستقیمی با دما دارد، نگه داشتن آن‌ها در سطح دمای قابل قبول بسیار مهم است. ایده‌های زیادی برای بهبود تکنولوژی خنک کاری تجهیزات الکترونیکی با تولید شار حرارتی بالا پیشنهاد شده است. از میان این ایده‌ها، میکرو کانال جاذب حرارت^۱ به علت ضریب انتقال حرارت بالا و نیاز به ماده میرد کم توجه بیشتری را به خود جلب کرده است. میکرو کانال‌های جاذب حرارت معمولاً از یک ماده با ضریب رسانش گرمایی بالا مانند سیلیکون یا مس ساخته می‌شوند، که داخل آن‌ها میکرو کانال‌هایی به وسیله ماشینکاری دقیق یا تکنولوژی میکرو ایجاد می‌شود. قطر هیدرولیکی میکرو کانال‌های ایجاد شده در محدوده ۱۰ تا ۱۰۰۰ μm می‌باشد، شکل ۱-۱.

^۱-Micro-channel heat sink



شکل ۱-۱ شماتیک میکرو کانال جاذب حرارت

روش استفاده از میکرو کانال‌های جاذب حرارت برای اولین بار توسط تاکرمن^۱ و پیز^۲ [۲۱] در اوایل دهه ۱۹۸۰ ارائه شد. آن‌ها یک میکرو کانال جاذب حرارت سیلیکونی مستطیلی به ابعاد $1 \times 1 \text{ cm}^2$ ساختند. کانال‌ها دارای عرض $50 \mu\text{m}$ و عمق $302 \mu\text{m}$ بوده و به وسیله دیواره‌هایی به ضخامت $50 \mu\text{m}$ از هم جدا می‌شدند. سیال خنک کننده آب و قابلیت دفع حرارت با شرط افت فشار $2/2$ بار، 790 W/cm^2 بود.

ویسبرگ^۳ و همکاران^۳ جریان سیال و انتقال حرارت را به صورت دو بعدی و با فرض توسعه یافته بودن از نظر حرارتی و هیدرودینامیکی در میکرو کانال حل کردند.

فدوراف^۴ و ویسکاندا^۵ [۴] با استفاده از معادلات ناویراستوکس در حالت تراکم ناپذیر و آرام یک مدل سه بعدی را برای میکرو کانال جاذب حرارت توسعه دادند. آن‌ها در کار خود از کانال با هندسه مشابه کار آزمایشگاهی کاوانو و همکاران^۶ [۵] استفاده کردند.

انجی^۷ و پوه^۸ [۶] از CFD برای آنالیز جریان سیال در میکرو کانال دو لایه^۹ استفاده کردند.

¹ - Tuckerman

² - Pease

³ - Weisberg et al

⁴ - Fedorov

⁵ - Viskanta

⁶ - Kawano et al.

⁷ - Ng

⁸ - Poh

⁹ - double-layer

وو^۱ و چنگ^۲ [۷] مطالعات آزمایشگاهی با موضوع انتقال حرارت جابه جایی در میکروکانال‌های سیلیکونی با شرایط سطح مختلف انجام دادند. آن‌ها نشان دادند مقدار عدد ناسلت و اصطکاک ظاهری شدیداً به پارامترهای سطح بستگی دارد.

گمرات و همکاران^۳ [۸] یک مدل دو و سه بعدی برای انتقال حرارت جابه جایی در میکروکانال‌ها ارائه کردند. در کار آن‌ها اثر طول ورودی حرارتی و انتقال حرارت کوپل جابجایی-رسانش در میکروکانال مورد بررسی قرار گرفت.

لی^۴ و گرملا^۵ [۹] با فرض یک جریان توسعه یافته در میکروکانال جاذب حرارت، یک رابطه کلی برای محاسبه عدد ناسلت در طول محور میکروکانال پیشنهاد کردند. رابطه پیشنهاد شده برای طراحی و بهینه سازی میکروکانال‌های جاذب حرارت مفید است.

کو و همکاران^۶ [۱۰] با ارائه یک مدل سه بعدی عددی، اثر تغییر طول و عرض را بر پارامترهای انتقال حرارت در میکروکانال جاذب حرارت مطالعه کردند.

نافون^۷ و خانسر^۸ [۱۱] مشخصه‌های انتقال حرارت و افت فشار در میکروکانال‌های جاذب حرارت را با شرط مرزی شار ثابت به صورت آزمایشگاهی مورد بررسی قرار دادند. آزمایشات صورت گرفته در محدوده عدد رینولدز ۱۰۰۰-۲۰۰ و شار حرارتی $5.4 - 1.8 \text{ kW/m}^2$ بوده است.

چن و همکاران^۹ [۱۲] جریان سیال و انتقال حرارت را در میکروکانال‌های غیر دایره‌ای^{۱۰} مدل کردند. آن‌ها نشان دادند عدد ناسلت در ورودی مقدار زیادی دارد، اما سریعاً به مقدار ثابت ناحیه توسعه یافته می‌رسد. در ضمن مقایسه ای بین کارایی حرارتی میکروکانال‌هایی با سطح مقطع مختلف انجام دادند.

لیا^{۱۱} [۱۳] یک بهینه سازی هندسی بر روی میکرو جاذب حرارت با میکروکانال‌های مستقیم دایره‌ای انجام داد. هدف وی از این بهینه سازی هندسی، بهینه کردن عملکرد حرارتی میکرو جاذب حرارت در توان ثابت پمپ بود.

¹ - Wu

² - Cheng

³ - Gamrat et al.

⁴ - Lee

⁵ - Garimella

⁶ - Kou et al.

⁷ - Naphon

⁸ - Khonseur

⁹ - Chen et al.

¹⁰ -non-circular

¹¹ - Lelea

سطح مقطع ورودی مستطیل شکل بود که در صفحه بالایی جاذب حرارت قرار داشت. به طور کلی در این تحقیق، اثر هندسه ورودی بر انتقال حرارت و جریان سیال مورد بررسی قرار گرفت. در بالا مروری بر برخی از تحقیقات انجام شده بر روی میکروکانال های جاذب حرارت صورت گرفت، که برخی از آن ها به بهینه سازی و کارآمد کردن میکروکانال های جاذب حرارت اختصاص یافته بود. علاوه بر موارد یاد شده در بالا، در زمینه بهینه سازی میکروکانال های جاذب حرارت می توان به تحقیقات مهم [۱۴-۲۰] نیز اشاره کرد. در بهینه سازی میکروکانال های جاذب حرارت از مدل ها و روش های مختلفی مانند مدل فین، مدل محیط متخلخل و... استفاده می شود [۲۱] یکی از این روش ها، تئوری ساختاری^۱ می باشد.

۲-۱ تئوری ساختاری

تئوری ساختاری یک دیدگاه ذهنی است که در آن تولید ساختارهای جریان که در طبیعت دیده می شود از قبیل بستر رودخانه ها، شش موجودات زنده، گردش هوای اتمسفر و غیره، می تواند بر مبنای اصول تکاملی باشد که در طی آن دستیابی به این نوع جریان ها آسانتر می گردد؛ این اصول را قانون ساختاری می نامند. تئوری ساختاری پژوهشگران زیادی را گرد هم جمع کرده است تا در یک مسیر جدید که عبارتست از استفاده از قانون ساختاری برای کارهای مهندسی بهتر، حرکت هائی با سازماندهی بیشتر و همینطور ارتباط انسان، کالا و اطلاعات گام بردارد. این مسیر، طراحی ساختاری نامیده می شود. ساختارها و راهبردهای (استراتژی) بهتر از اهداف این مسیر طراحی می باشد [۲۲].

بژان^۲ منشأ تئوری ساختاری است که آن را در سال ۱۹۹۶ مطرح نمود. او پیشگام بسیاری از روش های عددی در علوم حرارتی می باشد که می توان به نمونه هائی از قبیل کمینه سازی تولید انترویی، مقیاس طولی جابه جایی، خطوط جرمی و حرارتی، و قانون ساختاری طراحی در طبیعت، اشاره نمود. او ۱۵ دکترای افتخاری از دانشگاه هائی در سراسر جهان کسب نموده است. این دانشمند بزرگ در کتاب هایش [۲۳، ۲۴] بیان کرده که نظریه ساختاری زمانی به ذهنش خطور کرد که در حال حل مسئله کمینه نمودن مقاومت حرارتی بین یک حجم در حال تولید حرارت و یک نقطه بود. برای حل بهینه این مسئله او یک " شبکه درختی " یافت و این گونه نتیجه گیری کرد که هر ساختار درختی طبیعی نیز نتیجه بهینه نمودن عملکرد جریان حجمی - نقطه ای می باشد. او گمان کرد که بهینه نمودن شکل باید یک اصل جدید باشد و آن را قانون ساختاری نامید. او بیان کرد که این قانون به این صورت است که: یک

^۱ - Constructal theory

^۲ - Bejan

سیستم با اندازه مشخص باید به نحوی باشد که دستیابی آسان‌تری را برای جریانی که از داخل سیستم عبور می‌کند، به ارمغان آورد [۲۵].

طراحی ساختاری در زمینه مهندسی به طور گسترده‌ای استفاده می‌شود تا سیستم‌های جریانی را بهینه نماید. این روش با قانون ساختاری تأیید می‌گردد. کاربردهای این قانون در فیزیک سیستم جریان‌های مهندسی و طبیعی در مقالات مرتبط به طور وسیعی بحث شده است [۲۶-۳۰]. در این قسمت مواردی از کارهای انجام شده در زمینه تئوری ساختاری بیان می‌شود که مرتبط با بهینه سازی میکرو کانال‌ها باشد.

در بهینه سازی میکرو کانال‌ها به کمک تئوری ساختاری معمولاً با دو نوع مساله سروکار داریم. در مسائل نوع اول پارامترهای دما و حجم، ثابت در نظر گرفته می‌شود و هدف از بهینه سازی، یافتن ابعاد بهینه میکرو کانال به منظور ماکزیمم کردن انتقال حرارت می‌باشد در حالیکه در مسائل نوع دوم پارامترهای دما و شار حرارتی ثابت در نظر گرفته شده و هدف از بهینه سازی، مینیمم کردن دمای ماکزیمم میکرو کانال می‌باشد. به پارامترهای طراحی دما، حجم و شار حرارتی، قیود بهینه سازی^۱ گویند.

بژان و سیوبا^۲ [۳۱] برای اولین بار از این تئوری برای چیدمان بهینه صفحات موازی که برای خنک سازی سیستم‌های الکترونیکی کاربرد دارد استفاده کردند. آنها با استفاده از روش تقاطع مجانب‌ها^۳ [۳۲]، فاصله بهینه صفحات را بر حسب طول کانال، b_{opt}/L ، و ماکزیمم انتقال حرارت به ازای واحد حجم را به صورت عبارتی از یک پارامتر بدون بعد بدست آوردند. این پارامتر بدون بعد به عنوان عدد بژان شناخته می‌شود.

میوزیچکا^۴ [۳۳] با استفاده از روش تقریبی ارائه شده توسط بژان سیوبا اندازه بهینه مسیر را به صورت نسبت طولی و بر حسب عدد بژان برای میکرو کانال‌هایی با سطح مقطع‌های مختلف به دست آورد.

در نهایت اوچنده^۵ [۳۴] بهترین هندسه ممکن را برای میکرو کانال جاذب حرارت به صورت عددی تعیین کرد. در کار وی حجم کلی المان و طول محوری میکرو کانال جاذب حرارت ثابت در نظر گرفته شده و بهترین ابعاد کانال و شکل سیستم به نحوی تعیین شده که حداکثر دما مینیمم شود.

برای مدل کردن یک میکرو کانال ابتدا باید خصوصیات جریان در این وسیله مورد بررسی قرار گیرد. تئوری‌های معمول نمی‌توانند پدیده‌های موجود در جریان با مقیاس کوچک را توضیح دهند. یکی از این پدیده‌ها تأثیرات فصل مشترکی مانند لایه الکترونیکی دو گانه می‌باشد.

¹ -optimisation constraints

² - Sciubba

³ -intersection of asymptotes method

⁴ -Muzychka

⁵ - Ochende

EDL^۱ ۳-۱

بیشتر سطوح جامد دارای شارژ الکتروستاتیکی یا یک پتانسیل الکتریکی سطحی هستند. اگر مایع مقدار بسیار کمی یون به همراه داشته باشد (برای مثال، محلول الکترولیت یا یک مایع با ناخالصی‌ها) شارژ الکتروستاتیکی روی سطح، یونهای مخالف را جذب کرده در نتیجه یک میدان الکتریکی ایجاد می‌شود. قرارگیری شارژ الکتروستاتیکی روی سطح جامد و شارژهای متعادل کننده در مایع، لایه‌هایی از یون روی سطح ایجاد می‌کند که لایه الکتریکی دو گانه (EDL) نامیده می‌شود، شکل ۲-۱.

همانطور که از شکل ۲-۱ مشخص است نزدیک سطح جامد، لایه‌ایی از یونها وجود دارد که شدیداً توسط سطح جامد جذب شده بی حرکت می‌مانند. این لایه، لایه فشرده^۲ نامیده می‌شود. ضخامت این لایه معمولاً در حدود چند آنگستروم می‌باشد. بالاتر از این لایه، لایه‌ای وجود دارد که در آن یونها کمتر تحت تاثیر جاذبه الکتروستاتیکی دیواره قرار داشته در نتیجه در حرکت هستند، به این لایه، لایه پخشی^۳ گویند. ضخامت لایه EDL بسته به پتانسیل الکتریکی سطح جامد، تمرکز توده ای یون و دیگر مشخصات سیال از چند نانومتر تا صدها نانومتر متغیر می‌باشد. وجود پدیده EDL نزدیک به یک قرن است که شناخته شده می‌باشد. دبای^۴ و هاگل^۵ [۳۵] در سال ۱۹۲۳ معادله‌ی پواسون-بولتزمن^۶ را که به صورت نمایی بود خطی کردند و توزیع پتانسیل الکتریکی در یک محلول با پتانسیل دیوار کم را حل کردند. آنالیز آن‌ها، امروزه به عنوان تقریب دیبای-هاگل شناخته می‌شود. قابل ذکر است تقریب دیبای-هاگل تنها برای پتانسیل دیواره کمتر از 25 mV معتبر می‌باشد. سپس برگرین^۷ و ناکاچ^۸ [۳۶] توزیع پتانسیل الکتریکی برای جریان الکتروسیستیک در میکرو کانال با صفحات موازی در پتانسیل‌های بالا را تعیین کردند. مالا و همکاران^۹ [۳۷] با استفاده از تقریب دیبای-هاگل به صورت تحلیلی توزیع سرعت، نرخ دبی حجمی و ضریب اصطکاک را در میکرو کانال با صفحات موازی با فرض جریان آرام توسعه یافته به دست آوردند.

^۱ -electrical double layer

^۲ - compact layer

^۳ - diffuse layer

^۴ - Debye

^۵ - Hückel

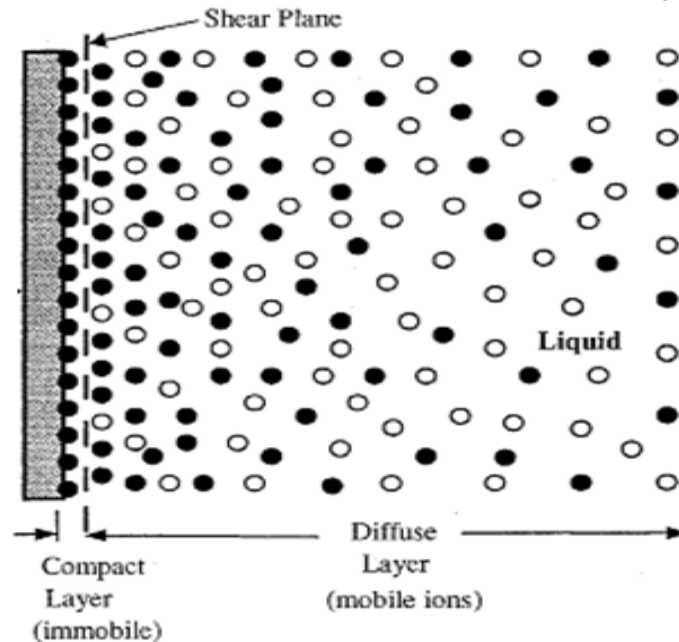
^۶ -Poisson-Boltzmann

^۷ - Burgreen

^۸ - Nakache

^۹ - Mala et al.

لی^۱ [۳۸] توزیع پتانسیل الکتریکی، توزیع سرعت و نرخ دبی حجمی را در هندسه دوبعدی میکروکانال های مستطیلی به صورت تحلیلی و عددی تعیین کرد. وی در تحلیل خود از تقریب دیبای-هاکل استفاده کرد اما در حل عددی از معادله ی کامل پواسون-بولتزمن استفاده نمود.



شکل ۱-۲- لایه الکتریکی دوگانه در نزدیکی دیواره میکروکانال

چن و همکاران^۲ [۳۹] مشخصات جریان سیال برای جریان مایع توسعه یافته در میکروکانال هایی با صفحات موازی را به دست آوردند. در این پژوهش مدل ریاضی (معادلات پواسون-بولتزمن، نرنست-پلانک، پیوستگی و ناویراستوکس) به صورت عددی و با استفاده از روش حجم محدود حل شد. با توجه به افزایش استفاده از میکروکانال ها در خنک کاری تجهیزات الکترونیکی، اثر EDL بر مشخصه های انتقال حرارت نیز مورد توجه محققان قرار گرفته است. مالا و همکاران [۴۰] با استفاده از تقریب دیبای-هاکل ابتدا به صورت تحلیلی جریان سیال توسعه یافته در میکروکانال با صفحات موازی را بدست آورده، سپس معادله ی انرژی را به صورت عددی حل کردند. حل تحلیلی مشابهی نیز توسط یانگ و همکاران^۳ [۴۱] برای میکروکانال با سطح مقطع مستطیل به دست آمد.

^۱ - Li

^۲ - Chen et al.

^۳ - Yang et al.

سونگ^۱ و وانگ^۲ [۴۲] با استفاده از تقریب خطی دیبای-هاکل به صورت تحلیلی توزیع سرعت و دما را برای جریان توسعه یافته هیدرودینامیکی و حرارتی در میکروکانال با صفحات موازی به دست آوردند. پتانسیل و شارژ حرارتی دیوار به صورت نامتقارن در نظر گرفته شده بود.

همانطور که گفته شد تقریب دیبای-هاکل تنها برای پتانسیل دیواره کمتر از 25mv معتبر بوده و برای پتانسیل‌های بالا نمی‌توان از این تقریب استفاده کرد. الازهری^۳ و سلیمان^۴ [۴۳] عبارت‌هایی تحلیلی برای توزیع سرعت و دما در حالت پتانسیل دیواره ی زیاد در میکروکانال با صفحات موازی به دست آوردند. در واقع آن‌ها به جای استفاده از تقریب دیبای-هاکل از معادله‌ی کامل پواسون-بولتزمن استفاده کردند. قابل ذکر است در این کار اتلافات ویسکوز نیز در نظر گرفته شده‌بود.

۴-۱ کار حاضر

۱- ابتدا با استفاده از آنالیز تقریبی بیان شده توسط بژان و سیوبا و بهینه سازی عددی، ابعاد بهینه میکروکانال با سطح مقطع‌های دایره، مربع و مثلث متساوی الساقین راست گوشه به نحوی تعیین شده است که چیدمان این میکروکانال‌ها بیشترین انتقال حرارت را در حجم ثابت داشته باشد. سپس نتایج حاصل از آنالیز تقریبی و عددی با هم مقایسه شده در نهایت از بین میکروکانال‌های بیان شده، هندسه بهینه انتخاب می‌شود.

۲- در این قسمت بهینه سازی هندسی میکروکانال‌های جاذب حرارت با میکروکانال‌های مستطیلی، بیضوی و مثلثی مورد توجه قرار گرفته است. بهینه سازی به صورت عددی و با استفاده از روش حجم محدود انجام شده است. ابتدا هندسه بهینه میکروکانال‌های جاذب حرارت مذکور به صورت عددی به نحوی تعیین شده که مقاومت حرارتی کل مینیمم شود. در این حالت برای یک اختلاف فشار ثابت در طول المان حجمی، پیک دمایی که از دیواره‌ها به سیال خنک کن می‌رسد مینیمم می‌شود. سپس میکروکانال‌های جاذب حرارت ذکر شده در حالت بهینه با هم مقایسه گشتند. در نهایت نتایج حاصل از بهینه سازی عددی با نتایج به دست آمده از حل تقریبی با هم مقایسه گردیدند.

¹ - Soong

² - Wang

³ - Elazhary

⁴ - Soliman

- ۳- در قسمت سوم پایان نامه حاضر اثر درجات آزادی میکرو کانال جاذب حرارت بر هندسه بهینه مورد بحث قرار گرفته است. در این قسمت نشان داده شد که هر چه تعداد درجات آزادی که در بهینه سازی میکرو کانال جاذب حرارت به کار می رود بیشتر باشد، هندسه بهینه میکرو کانال عملکرد بهتری دارد.
- ۴- در نهایت در قسمت پایانی، با در نظر گرفتن اثر EDL بر مشخصه های جریان سیال و انتقال حرارت، هندسه بهینه میکرو کانال جاذب حرارت با استفاده از تئوری ساختاری تعیین گردید.

فصل دوم

بهینه سازی چیدمان میکرو کانال ها

۱-۲ مقدمه

در این فصل ابتدا به کمک آنالیز تقریبی ابعاد بهینه میکرو کانال با سطح مقطع های دایره، مربع و مثلث متساوی الساقین راست گوشه تعیین و نشان داده خواهد شد که این ابعاد بهینه مستقل از شکل چیدمان می باشند. سپس با انجام یک سری محاسبات و بهینه سازی های عددی نیز، این ابعاد بهینه محاسبه خواهند شد. در نهایت نتایج حاصل از آنالیز تقریبی و عددی با هم مقایسه شده از بین میکرو کانال های بیان شده، هندسه بهینه انتخاب می شود.

۲-۲ شرح مساله

سیستم مطرح شده شامل یک حجم ثابت می باشد که به وسیله جابجایی اجباری آرام خنک می شود. این حجم شامل چیدمان میکرو کانال های (مسیرهای) دایره ای، مربعی و مثلث متساوی الساقین راست گوشه می باشد، شکل ۱-۲. اندازه این مسیرها باید به گونه ای تعیین شود که بیشترین انتقال حرارت را در حجم مذکور داشته باشد. در واقع در مساله حاضر پارامترهای دما و حجم، ثابت در نظر گرفته می شود و هدف از بهینه سازی، یافتن ابعاد بهینه میکرو کانال به منظور ماکزیمم کردن انتقال حرارت می باشد.