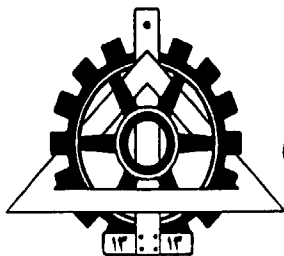


بِسْمِ اللَّهِ الرَّحْمَنِ الرَّحِيمِ

۲۰۲۰۹

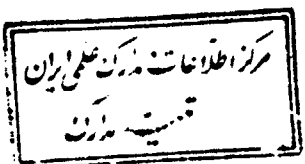
۱۰ / ۷ / ۱۳۷۹



دانشگاه تهران



دانشکده فنی - گروه مهندسی مکانیک



پایان نامه کارشناسی ارشد

مهندسی مکانیک - گرایش تبدیل انرژی

مطالعه انتقال حرارت تقطیر درون لوله‌های با مقطع بیضی شکل و
پره‌دار داخلی مورد استفاده در کندانسورهای هوایی

نگارش:

هادی محمدی

استاد راهنما:

دکتر حسین شکوهمند

۱۳۷۹

۳۰۲۰۶

دانشگاه تهران
دانشکده فنی
گروه مکانیک

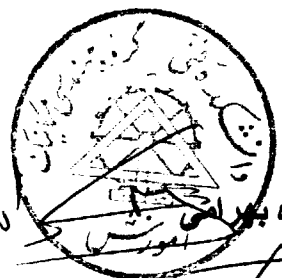
پایان نامه برای دریافت درجه کارشناسی ارشد
مهندسی مکانیک - تبدیل انرژی

بررسی انتقال حرارت تطهیر درون لوله‌های با مقطع
بیضی شکل و پره‌دار داخلی مورد استفاده در
گنداسوره‌های هوایی

از این پایان نامه در تاریخ ۷۹/۶/۱۶ در مقابل هیأت داوران دفاع بعمل آمد و
با نمره ۱۹ مورد تصویب قرار گرفت.



محل امضاء



۱- سرپرست کمیته تحصیلات تکمیلی دانشکده

۲- مدیر گروه آموزشی: دکتر سید احمد نوربخش

۳- نماینده تحصیلات تکمیلی: دکتر منصور نیکخواه بهرامی

۴- استاد راهنما: دکتر حسین شکوهمند

۵- استاد راهنما: دکتر احمد کهریانیان

۶- استاد ناظر: دکتر منصور نیکخواه بهرامی

مطالعه انتقال حرارت تقطیر در لوله‌های افقی با مقطع بیضی و پره دار داخلی
مورد استفاده در کندانسورهای هوایی

توسط:

هادی محمدی

استاد راهنما:

دکتر حسین شکوهمند

پیکیده :

در این پروژه انتقال حرارت تقطیر درون لوله‌های افقی با مقطع بیضی و پره‌های داخلی مورد بررسی قرار گرفته است. جریان بخار از نظر هیدرودینامیکی و حرارتی توسعه یافته می‌باشد. ضخامت پره‌ها ناچیز فرض شده است. مسئله برای لوله‌های با مقاطع بیضی و نسبت‌های مختلف قطرها حل شده است. نتایج برای حالتیکه درون لوله پره‌دار و یا بدون پره باشد بدست آمده و بصورت نمودارهایی ارائه شده‌اند. نتایج حاصل از حل در حالت دایره‌ای (با یکسان قرار دادن مقدار عددی قطر افقی و عمودی بیضی) با نتایج ارائه شده توسط دیگر محققین برای حالت دایره‌ای مقایسه گردیده که تطابق بسیار خوبی را نشان می‌دهد. نتایج حاصله نشان می‌دهد که هرگاه آرایش لوله‌ها بگونه‌ای باشد که قطر بزرگ افقی باشد، انتقال حرارت از حالت دایره‌ای کوچکتر و در حالتی که قطر بزرگ در متداد شتاب ثقل قرار گیرد، انتقال حرارت به مراتب بیش از حالت دایره‌ای می‌باشد.

تقطیر در لوله افقی
Pipe
Distillation
Condensing
لوله افقی
تقطیر
پس‌ساز

من لم یشکر المخلوق لم یشکر الخالق

با سپاس فراوان از پروردگار متعال، وظیفه خود می‌دانم از کلیه کسانی که در انجام این پروژه بنحوی مرا یاری فرموده‌اند صمیمانه سپاسگزاری نمایم. بخصوص سپاس ویژه خود را نسبت به استاد گرانقدر جناب آقای دکتر حسین شکوهمند که بعنوان استاد راهنمای پروژه، همواره از کمکهای بی‌شائبه و راهنماییها و تذکرات گرانقدر ایشان بهره‌مند گشته‌ام ابراز نمایم. و نیز از اساتید گرامی جناب آقای دکتر احمد کهربائیان و جناب آقای دکتر منصور نیکخواه بهرامی که زحمت داوری این پروژه را بعهدہ داشته‌اند تشکر نمایم.

همچنین وظیفه خود می‌دانم از کلیه اساتید گروه مهندسی مکانیک دانشکده فنی که افتخار شاگردی در محضرشان را داشته‌ام و همواره خویش را مدیون زحمات ایشان می‌دانم خالصانه تشکر نمایم.

بر خود لازم می‌دانم از بسیاری از دوستان بسیار عزیز و گرامیم که در تمامی مراحل این پروژه مرا همراهی و مساعدت نموده‌اند، بخصوص آقایان دکتر مهرداد رجبی، مهندس محمود علی‌پور، مهندس علی عدالت، مهندس عادل پیر محمدی، مهندس آرمان محسنی، مهندس احمد امتحانی و مهندس جلال موسوی سپاسگزاری نمایم.

و بالاخره سپاس بی‌پایان خود را از پدر گرامی و مادر عزیزم که همواره در تمامی مراحل زندگی پشتیبان و قوت قلب من بوده و هستند ابراز نمایم.

از درگاه پروردگار سبحان برای تمامی این عزیزان سلامتی و عزت و منزلت روزافزون مسئلت می‌نمایم.

فهرست مندرجات

مقدمه

فصل اول- تقطیر لایه‌ای و تحقیقات. در این زمینه

فصل دوم- کندانسورها

فصل سوم- معرفی مسئله و معادلات حاکم

فصل چهارم- حل مسئله

فصل پنجم- ارائه و بحث در نتایج

مراجع

مقدمه:

امروزه پیشرفت روزافزون صنایع نیروگاهی و مطرح شدن مسائل مختلفی همچون مشکلات زیست محیطی، جنبه‌های اقتصادی و مانند آن، بازنگری در طراحی کلی نیروگاهها و نیز اجزای آن را بیش از پیش ضروری میسازد. در این میان مبدلهای حرارتی که یکی از اجزای اصلی سیکل نیروگاهی می‌باشند بدلیل اینکه دامنه طراحی وسیع و متنوعی دارند در درجه اول اهمیت بازنگری طراحی قرار می‌گیرند. در طراحی مبدلهای حرارتی دو عامل از اهمیت ویژه‌ای برخوردارند، عامل اول هرچه فشرده‌تر و کوچکتر شدن ابعاد مبدلها و دیگری بالابردن راندمان آنها میباشد. در این تحقیق کندانسره‌های هوایی که یکی از انواع مبدلهای حرارتی بوده و در سیکلهای نیروگاهی از اجزای اصلی بشمار می‌آید، مورد بررسی قرار گرفته است. برای کارآئی هرچه بیشتر کندانسره‌های هوایی، لازم است که حرارت انتقال یافته از واحد سطح به بیشترین مقدار ممکن رسانیده شود. بدین جهت، در این مقاله با تغییر هندسه لوله، به انتقال حرارت تقطیر درون لوله‌های با مقطع بیضوی و دارای پره‌های داخلی پرداخته شده است.

تا آنجا که بررسی‌های صورت پذیرفته نشان می‌دهد انتقال حرارت درون لوله‌های بیضوی تاکنون مورد بررسی قرارنگرفته و تمامی تحقیقات انجام شده یا در مورد تقطیر درون لوله‌های دایره‌ای بوده که کاملترین آنها که در آن هردو اثر افت فشار و نیروی برشی میان فازی مورد توجه قرار گرفته توسط Chen [۸] انجام پذیرفته و در مورد لوله‌های بیضوی تحقیقات یا در مورد تقطیر بیرون لوله انجام شده است که بعنوان کاملترین آنها می‌توان به Memory [۳] و همکارانش اشاره نمود و یا مانند Fieg [۴] تقطیر درون لوله‌های بیضوی مایل (غیر افقی) می‌باشد. در این تحقیق با برداشتن دو گام به جلو به بررسی تقطیر درون لوله‌های بیضوی افقی و در ضمن دارای پره‌های داخلی پرداخته شده است.

در فصل اول به بررسی تقطیر خصوصاً تقطیر لایه‌ای که بحث این تحقیق است پرداخته و حالات مختلف و کارهای محققین در این زمینه را بررسی نموده‌ایم.

در فصل دوم کندانسرها و از جمله کندانسره‌های هوایی که مورد کاربرد این تحقیق می‌باشد مورد بررسی قرار گرفته است.

در فصل سوم مسئله خاص ما تعریف و فیزیک مسئله و سیستمهای مختصات مختلف را بررسی و معادلات حاکم بر مسئله در این سیستمها نوشته شده‌اند.

حل مسئله در فصل چهارم آورده شده که شامل یافتن معادلات سرعت و توزیع دما در هر یک از نواحی مختلف و یافتن معادلات ضخامت لایه مقطر و دیگر معادلات و سپس گسسته سازی معادلات و ارائه مراحل حل کامپیوتری مسئله می‌باشد.

در فصل پنجم نیز نتایج حاصل از حل عددی مسئله به روش اختلاف محدود، بصورت نمودارهایی ارائه شده و با مقایسه آنها به بحث و تحلیل و نتیجه‌گیری پرداخته شده است.

برنامه کامپیوتری که برای حل این مسئله به زبان فرترن نوشته شده بعنوان ضمیمه در

پایان آورده شده است.

فهرست علائم

| | | | |
|--------------------|----------------------------|----------------|------------------------------|
| v | مؤلفه سرعت در جهت y | a | نیمقطر عمودی بیضی |
| w | مؤلفه سرعت در جهت Z | b | نیمقطر افقی بیضی |
| x | جهت مماسی دیواره یا پره | c | نسبت b/a |
| y | جهت عمود بر دیواره یا پره | d_h | قطر هیدرولیکی |
| $X1$ | جهت افقی | f_i | ضریب اصطکاک |
| $Y1$ | جهت قائم | g | شتاب ثقل |
| z | جهت طول لوله | g_x | مؤلفه ثقل در جهت X |
| | | h | ضریب انتقال حرارت |
| | | h_c | ضریب انتقال حرارت دیواره |
| | | h_f | ضریب انتقال حرارت پره |
| | | h_{fg} | ضریب انتقال حرارت تقطیر |
| | | j_f | شار حجمی فاز مایع |
| | | j_g | شار حجمی فاز بخار |
| | | k | ضریب هدایت حرارتی |
| | | L | طول لوله |
| | | L_f | ارتفاع پره |
| | | \dot{m}_{fg} | نرخ تقطیر میان فازی |
| | | p | فشار |
| | | \dot{q}'' | نرخ انتقال حرارت بر واحد سطح |
| | | r | شعاع قطبی |
| | | T_s | دمای اشیاء |
| | | T_w | دمای دیواره لوله |
| | | u | مؤلفه سرعت در جهت X |
| | | | |
| حروف یونانی | | | |
| α | نسبت A_g / A_{tot} | | |
| β' | ضریب در رابطه (۳۳) | | |
| δ | ضخامت لایه کندانسه دیواره | | |
| δ_f | ضخامت لایه کندانسه پره | | |
| ϕ | زاویه مجازی | | |
| η | نسبت مشتقات مرتبه دوم سرعت | | |
| λ | ضریب در معادله (۴) | | |
| μ | لزجت دینامیکی | | |
| θ | زاویه حقیقی | | |
| ρ | دانسیته مایع | | |
| ρ_g | دانسیته بخار | | |
| $\Delta\rho$ | اختلاف دانسیته | | |
| τ | تنش برشی میان فازی | | |
| ξ | محیط تر شده توسط بخار | | |

فصل اول

تقطیر لایه‌ای و تحقیقات در این زمینه

در این فصل ابتدا به تقطیر لایه‌ای پرداخته و حالات و شرایط مختلف و برخی تحقیقات انجام شده در این زمینه را مورد بررسی قرار می‌گیریم. در پایان نیز کارهای نزدیکتر به تحقیق حاضر مورد بررسی قرار گرفته‌اند.

بحث پیش بینی نرخ انتقال حرارت در تقطیر لایه‌ای، اساساً با آنالیز انجام شده توسط آقای نوسلت [اغ^۱] در سال ۱۹۱۶ شروع شده است. پس از آن روزه‌روز پیشرفته‌های بیشتری در زمینه بهینه‌سازی این تئوری انجام پذیرفته که هر یک به فرضیات محدودکننده نوسلت آزادی بیشتری داده‌اند. برای بیشتر سیالات، آنالیز ساده تا حدودی حرارت منتقل شده در تقطیر لایه‌ای را پوشش می‌دهد. ولی در مورد فلزات مایع ضروری است که آنالیز شامل مقاومت یا نفوذ دمایی در سطح تماس مایع - بخار نیز باشد. این مقاومت در فشارهای پائین، بیشتر خود را نشان می‌دهد.

^۱ اغ: مراجعی که غیر مستقیم و با واسطه از آنها استفاده شده است.

در مورد لوله‌ها، تاکنون تقطیر بصورت جابجایی اجباری درون لوله‌ها، اساساً یک کارآزمایشی بوده است و تنها اخیراً موفقیت‌هایی در آنالیز این فرایندها بدست آمده است.

هنگامیکه یک سطح سرد بادمای T_w پائینتر از دمای اشباع T_s در معرض تماس با بخار اشباع یا فراداغ^۱ قرار گیرد، ممکن است مایع مقطر روی سطح تشکیل گردد. تاکنون طبیعت پدیده تقطیر بصورت دقیق تبیین نشده است. یک پیشنهاد این است که سطح، بصورت کانالهایی کوچک شامل مایع تجسم شود. این کانالهای کوچک مایع، ممکن است در شروع تقطیر، جایگذاری شوند. یک مقدار محدود پیش سرمایش، مورد نیاز می باشد که مقدار آن به انحنای سطوح مایع کوچک مورد نظر بستگی دارد.

اگر مایع، سطح را بصورت ماکروسکوپی مرطوب نکند، مایع بصورت قطره ای^۲ تشکیل می گردد و روی سطح جاری میشود و در نتیجه سطح بانقاط خشک و مرطوب پوشیده میشود. آزمایشات نیز نشان داده اند که قسمتهای خشک حقیقتاً بدون مایع هستند.

در حالت دیگر، اگر مایع سطح را بطور ماکروسکوپی مرطوب نماید نشانه این است که یک لایه پیوسته مایع سطح را پوشانیده است. این نوع از تقطیر در اصطلاح تقطیر لایه‌ای^۱ نامیده می شود. تقطیر لایه‌ای بر نوع دیگر غالب است و همواره تقطیر قطره ای به سرعت به تقطیر لایه ای تبدیل می گردد. از آنجا که ضریب انتقال حرارت در تقطیر لایه ای کمتر است همواره کندانسرها را بر اساس این نوع تقطیر طراحی می نماید.

توصیف تقطیر لایه‌ای

شکل (۱-۱)، نمایش یک لایه مایع مقطر بر روی یک سطح عمودی سرد جاری به سمت پائین میباشد. توزیع سرعت، بصورت تقریبی بشکل سهموی در نظر گرفته می شود که با توجه به

^۱Superheat

^۲Dropwise Condensation

گردیدن فشار در سطح تماس مایع-بخار با در نظر گرفتن حرکت بخار و نیروی برشی آن بر روی سطح مایع معین می‌گردد.

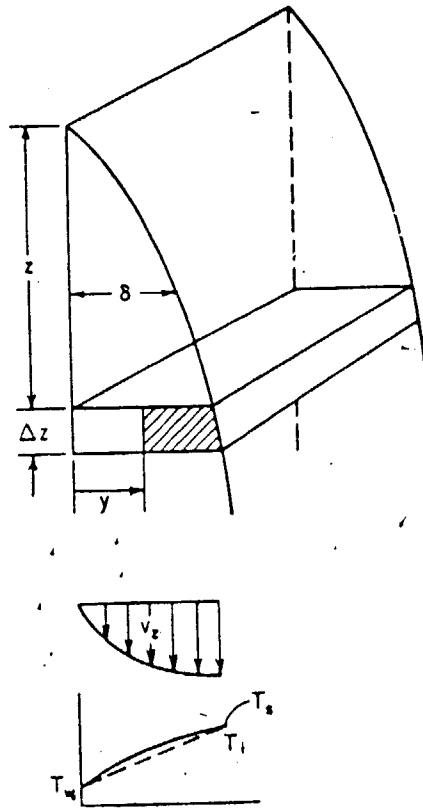
لایه مایع مقطر، در ابتدا با ضخامت یکسان حرکت را آغاز می‌کند. در این حالت وقتی تقطیر اتفاق می‌افتد، مایع بر روی لایه تقطیر شده قبلی که اکنون به پائین حرکت نموده، صورت می‌پذیرد و نتیجه آن افزایش ضخامت لایه مقطر یعنی δ می‌باشد.

در شکل (۱-۱) همچنین توزیع دما در موقعیت Z از بالای صفحه، نشان داده شده است. در دیواره، حرارت دفع می‌شود و بنابراین:

$$q_w'' = -k_l \left(\frac{\partial T}{\partial y} \right)_w \quad (1-1)$$

اگر جریان مایع آرام باشد، توزیع دما بسیار نزدیک به خطی خواهد بود و بنابراین به عنوان یک تقریب اولیه بر روی دیواره بصورت $(T_i - T_w)/\delta$ می‌باشد.

در سطح تماس مایع-بخار، یک تغییر داخلی مولکولی حاصل از تقطیر مولکولهای بخار و تبخیر مایع وجود دارد. همراه با مجموعه‌ای از مولکولها که به سوی سطح جریان دارند، حتی برای بخار آب خالص نیز، یک افت دمایی $(T_s - T_i)$ وجود دارد که نوعی مقاومت انتقال حرارتی در سطح تماس می‌باشد. مقدار این افت دمایی به سیال تقطیر شده فشار اشباع و نیز به نسبت تقطیر بستگی دارد.



شکل (۱-۱) لایه مایع چگالیده جاری بر روی یک سطح عمودی سرد

از این مقاومت سطح تماس، برای سیالات عمومی که در نزدیکی فشار اتمسفر تقطیر می‌شوند مانند آب و فرئون، ممکن است صرف‌نظر شود، ولی در فشارهای پائین، برای کلیه سیالات بخصوص فلزات مایع باید مهم فرض شود. اخیراً این مقاومت تماسی برای برخی فلزات مایع از طریق آزمایش بدست آمده است.

تقطیر در سطح میان وجهی فازهای مایع-بخار

پیش از این، در مورد پدیده تقطیر، برای توجیه افت فشار میان فازی، تئوری ساده انرژی پیشنهاد می‌شد تا اینکه آقای Schrage [۲غ] این تئوری ساده را بهینه سازی نمود.

در یک ظرف ساکن از مولکولها، نرخ جریان جرم (مولکولها) در یکی از جهات راست یا چپ، از میان یک صفحه فرضی، از رابطه زیر بدست می‌آید:

$$m \frac{N}{A} = \rho \left(\frac{RT}{2\pi} \right)^{1/2} = \left(\frac{1}{2\pi R} \right)^{1/2} \frac{P}{T^{1/2}} \quad (1-1)$$

که در آن m جرم مولکولی و N/A تعداد مولکولها بر واحد سطح می‌باشد. اگر سرعت به سمت صفحه V_1 باشد $W/A = \rho V_1$ بنابراین داریم:

$$m \frac{N}{A} = \left(\frac{1}{2\pi R} \right)^{1/2} \frac{P}{T^{1/2}} \Gamma \quad (1-2)$$

$$\Gamma = e^{-\eta^2} + \pi^{1/2} \eta (1 + \operatorname{erf} \eta) \approx 1 + \sqrt{\pi} \eta \quad (1-3-الف)$$

$$\eta = \frac{V_1}{\sqrt{2RT}} = \frac{W \cdot A}{\rho \sqrt{2RT}} \quad (1-3-ب)$$

در سطح میان فازی مایع-بخار، عملاً همه مولکولهای موثر بر سطح، تقطیر نمی‌شوند. پارامتر σ بعنوان جزئی از مولکولهای موثر بر سطح که عملاً تقطیر نشده‌اند تعریف می‌گردد. برای کمیت σ نامهای مختلفی مانند ضریب تقطیر^۱ و ضریب تطابق^۱ عنوان می‌گردد. به طریق مشابه می‌توانیم ضریب تبخیر، σ را تعریف کنیم که عبارت از نسبت نرخ تغییرات مولکولهایی که عملاً سطح را ترک می‌کنند به نرخ تغییرات حاصل از معادله (۱-۱) می‌باشد.

در یک سطح تقطیر مانند شکل (۱-۱)، آقای Schrage [۲غ] مسئله را بصورت جریان

بخار اشباع که با دمای T_1 و با نرخ جریان W/A به سوی سطح در حرکت می‌باشد و نیز جریان برعکس مولکولها که با دمای T_2 از سطح صورت می‌پذیرد و تعادل میان مولکولهای درون ظرف

^۱Condensation Coefficient