

منسوجات فنی

تأثیر ایجاد حفره توخالی در لیف، بر میزان عایق بندی گرمایی منسوجات

■ ترجمه و تلخیص: علی صالحی راد^۱

۱- اساس مدل

اساس تخمین، محاسبه مقاومت در برابر انتقال گرما در طول و در عرض لیف در یک مکعب کوچکی که با ابعاد قطر خارجی لیف (do) ساخته می شود می باشد (شکل ۱).



شکل ۱- طرح واژه انتقال حرارت در طول و در عرض لیف، در یک مکعب ساده.

توخالی مصنوعی برای سالیان متمادی استفاده شده است. Beyreuther, R. یک مدل پیش بینی ساده برای مقدار افزایش مقاومت در برابر انتقال گرمای یک لیف توخالی در مقایسه با یک لیف معمولی را بر اساس محاسبه مقاومت در برابر انتقال گرما در طول و عرض لیف در یک مکعب با ابعاد قطر خارجی لیف و سپس معدل گیری با در نظر گرفتن آرایش تصادفی الیاف درون محصول (کیسه خواب) و همچنین در نظر گرفتن سهم الیاف از کل محصول با تعریف پارامتر FR ارائه داد.

مقدمه جستجو در مقالات نشان می دهد که الیاف توخالی در خیلی از موارد برای کاربردهای عایق گرمایی توصیه شده اند. بکار بردن الیاف توخالی به جای الیاف معمولی خواص فیزیکی محصول را شدیداً مورد تأثیر قرار می دهد. کاهش انتقال حرارت از جمله تغییرات جالب برای الیاف پر کننده محصولاتی مانند بالش ها، تشک ها، کیسه خوابها و سایر محصولات مشابه می باشد. در این محصولات ترجیحاً از الیاف



شرح علائم بکار رفته در معادلات در جدول ۱ آورده شده است .

جدول ۱- علائم بکار گرفته شده

علامت	شرح
Tf	چگالی خطی لیف معمولی
Tfh	چگالی خطی لیف توخالی
Tc	هدایت گرمایی
λ	ضریب انتقال حرارت
D ^۱	قطر بیرونی لیف توخالی
D ^۲	قطر درونی لیف توخالی
q	سطح مقطع جسم
L	طول جسم
da	ضخامت لایه هوا
dp	ضخامت لایه پلیمری چگالیده
TChf-al	هدایت گرمایی در طول محور لیف توخالی
λ_p	ضریب انتقال حرارت پلیمر
λ_a	ضریب انتقال حرارت هوا
RTChf-al	مقاومت در برابر انتقال گرما در لیف توخالی
RTChf-al	مقاومت در برابر انتقال گرما در لیف معمولی
Rac Δ	نسبت مقاومت در برابر انتقال گرمای یک لیف توخالی به یک لیف معمولی
Vf	حجم لیف
Va	حجم هوا
FR	نسبت پر شوندگی
C	محیط سطح مقطع لیف
Xs	کسر وزنی الیاف معمولی در منسوج
Xv	کسر وزنی الیاف توخالی در منسوج

در شکل ۱ مشخص است برابر با مجموع هدایت گرمایی جرم لیف توخالی با سطح مقطع q_{hf-al} و هوای درون و بیرون لیف توخالی، q_{hf-al} می باشد؛

$$q_{hf-al} = \lambda_p \left(\frac{D_1}{2} - d_1 \right) \pi L + \lambda_a \left(\frac{D_1}{2} - d_1 \right) \pi L + \lambda_a \left(\frac{D_2}{2} - d_2 \right) \pi L$$

طول انتقال حرارت برای هر دو قسمت d_0 می باشد. به کمک روابط (۱) تا (۳) هدایت گرمایی برای لیف توخالی درون مکعب به صورت رابطه ۴ استخراج میشود.

$$T_{Chf-al} = (q_{hf-al} \lambda_p + q_{hf-al} \lambda_a) L$$

λ_p ضریب انتقال حرارت پلیمر و λ_a ضریب انتقال حرارت هوای باشد. مقاومت در برابر انتقال گرما R_{TCf-al} برابر با معکوس هدایت گرمایی و به صورت رابطه ۵ نوشته می شود؛

$$R_{TCf-al} = \frac{1}{T_{Chf-al}} = \frac{1}{(q_{hf-al} \lambda_p + q_{hf-al} \lambda_a) L}$$

در معادله (۵) اگر $d_1=0$ قرار دهیم مقاومت در برابر انتقال گرما برای یک لیف معمولی در درون همان مکعب به صورت رابطه ۶ بدست می آید،

$$R_{TCf-ac} = \frac{1}{(q_{hf-ac} \lambda_p + q_{hf-ac} \lambda_a) L}$$

حالا می توان نسبت مقاومت در برابر انتقال گرما در طول یک لیف توخالی به مقاومت در برابر انتقال گرما در طول یک لیف معمولی را به صورت رابطه ۷ تخمین زد؛

$$R_{TCf-al} = \frac{q_{hf-ac} \lambda_p + q_{hf-ac} \lambda_a}{q_{hf-al} \lambda_p + q_{hf-al} \lambda_a} R_{TCf-ac}$$

۳- مقاومت در برابر انتقال گرما در عرض محور لیف

مقاومت در برابر انتقال گرما از درون مکعب در عرض لیف توخالی R_{TCf-ac} همانطور که در شکل ۱ مشخص است مستقیماً برابر با مقاومت در برابر انتقال گرمای پلیمر از یک طرف و هوای داخل و خارج لیف توخالی از طرف دیگر می باشد؛ و در این حالت، هر دو دارای سطح مقطع یکسان هستند،

$$q_{hf-ac} = q_{hf-al}$$

اگر فرض شود که جرم پلیمر تشکیل دهنده لیف توخالی به صورت یک لایه چگالیده با ضخامت d_p و سطح مقطع d_0^2 باشد، رابطه ۹ را می توان نوشت،

$$d_p = \frac{q_{hf-al} (1 - d_1^2/d_0^2) \pi L}{C}$$

و برای ضخامت لایه هوا رابطه ۱۰ را داریم،

$$d_a = d_0^2 - d_p = d_0^2 (1 - \pi (1 - d_1^2/d_0^2) \pi L / C)$$

بنابراین با استفاده از معادلات (۸) تا (۱۰) مقاومت در برابر انتقال گرما از عرض یک لیف توخالی درون مکعب به صورت رابطه ۱۱ بدست می آید،

$$R_{TCf-ac} = \frac{d_p}{q_{hf-ac} C} + \frac{d_a}{q_{hf-ac} C}$$

در نهایت پس از جاگذاری و ساده سازی رابطه ۱۲ بدست می آید،

$$R_{TCf-ac} = \frac{d_0^2 (1 - \pi (1 - d_1^2/d_0^2) \pi L / C) + d_0^2}{q_{hf-ac} C}$$

و برای لیف توپر کافیست به جای d_1 صفر قرار دهیم تا R_{TCf-ac} به صورت رابطه ۱۳ بدست آید؛

$$R_{TCf-ac} = \frac{d_0^2 (1 - \pi (1 - 0) \pi L / C) + d_0^2}{q_{hf-ac} C}$$

با توجه به روابط (۱۲) و (۱۳) می توان ΔR (نسبت مقاومت در برابر انتقال گرمای

دو مورد حدی، یعنی انتقال گرما در طول و در عرض لیف را می باید مورد ملاحظه قرار دهیم، و به علت اینکه محل قرار گیری لیف در محصول به صورت تصادفی و بی قاعده است نهایتاً انتقال حرارت کلی به صورت معدلی از این دو مورد حدی خواهد بود.

۲- مقاومت در برابر انتقال گرما در طول محور لیف

معادله عمومی برای هدایت گرمایی (TC) یک جسم با سطح مقطع q و طول L به صورت زیر است؛

$$TC = q \lambda / L$$

λ ضریب انتقال حرارت ماده نامیده می شود.

در این رابطه λ در واحد $(W/m \cdot K)$ اندازه گیری شده است. هدایت گرمایی از میان مکعب در طول محور لیف توخالی، T_{Chf-al} همانطور که





قطری d_p/d_0 ، برای نسبت‌های پر شون‌دگی (FR) مختلف در شکل ۳ نشان داده شده است. نمایی از مقدار کاهش نسبی وزن الیاف توخالی پرکننده منسوج در مقایسه با الیاف توپر نیز اضافه گردیده است.



شکل ۳- مقاومت در برابر انتقال گرما (ΔR_{TC}) به عنوان متوسط مقدار انتقال حرارت در طول و در عرض یک مکعب پر شده از الیاف توخالی با نسبت قطر داخلی به قطر خارجی d_p/d_0 و درصد کاهش وزن منسوج پر شده از الیاف توخالی در مقایسه با الیاف معمولی.

همانطور که در شکل ۳ مشخص است برای یک نسبت پر شون‌دگی $FR < 0.5$ ، در صورت نیاز به افزایش چشمگیر در مقاومت در برابر انتقال حرارت، ابتدا می باید نسبت d_p/d_0 را تا حدود 0.16 ، 0.17 افزایش داد. فقط در این صورت است که یک افزایش پنجاه درصدی ($\Delta R > 50$)، در مقایسه با یک منسوج پر شده از الیاف معمولی قابل مشاهده خواهد بود؛ و در همان محدوده نیز وزن منسوج پر شده از الیاف توخالی، در مقایسه با منسوج پر شده از الیاف معمولی نیز در حدود $40-50\%$ کاهش می یابد.

۴- نتیجه

با توجه به کاربرد الیاف در منسوجات مورد استفاده در عایق بندی گرمایی مثل لحاف، پتو، البسه نظامی زمستانی، کیسه خواب و غیره، و قابل استفاده بودن این منسوجات در محدوده های دمایی خاص مورد نظر، محاسبه و برآورد میزان عایق بندی منسوج، برآورد خوبی از دمای کاربردی نهایی مورد نظر را بدست می دهد لذا روابط فوق می تواند در این زمینه ها مورد استفاده و بهره برداری قرار گیرد. همچنین ملاحظه شد که با استفاده از الیاف توخالی به جای الیاف معمولی می توان وزن منسوج را کاهش داد و صرفه جویی اقتصادی در این زمینه و مطلوبیت وزنی در کاربردهایی که کاهش وزن منسوج مورد نظر است و نیز افزایش مقاومت در برابر اتلاف گرمایی را داشته باشد. هنگام استفاده از الیاف توخالی همانطور که نتایج نشان داد، برای منظور رسیدن به عایق بندی بیشتر می باید درصد توخالی بودن لیف را افزایش دهیم. بویژه در یک نسبت d_p/d_0 حدود 0.17 یا بیشتر، این افزایش عایق بندی گرمایی بسیار قابل توجه خواهد بود.

1- Thermal conductivity 2- Filling Ratio

مرجع:

Beyreuther, R., "Heat conductivity of melt spun hollow fibers compared to compact fibers for use of fiber filled textile products", Chemical Fibers International, Vol.49, PP.398-400, 1999

پی نوشت:

کارشناس ارشد مهندسی نساجی دانشگاه صنعتی امیرکبیر

یک لیف توخالی به یک لیف توپر با همان قطر بیرونی) را به کمک رابطه (۱۴) در جهت طول و در جهت عرض لیف به طور جداگانه محاسبه کرد که به ترتیب با ΔR_{al} و ΔR_{ae} نشان داده می شود.

$$\Delta R_{al} = 1 + \left[\frac{R_{fibre}}{R_{compact}} - 1 \right]$$

$$\Delta R_{ae} = 1 + \left[\frac{R_{fibre}}{R_{compact}} - 1 \right] \left[\frac{d_p}{d_0} \right]^2 + \left[\frac{R_{fibre}}{R_{compact}} - 1 \right] \left[\frac{d_p}{d_0} \right]^4$$

با فرض اینکه پلیمر تشکیل دهنده لیف، $\rho_p = 1.38 \text{ W/m.K}$ باشد و جاگذاری، $\rho_c = 0.17 \text{ W/m.K}$ معادلات (۷) و (۱۵) محاسبه و در شکل ۲ رسم گردیده است.

$$\Delta R_{TC} = (\Delta R_{al} + \Delta R_{ae})^2$$



شکل ۲- مقاومت در برابر انتقال گرمای لیف توخالی در برابر نسبت قطر داخلی به قطر خارجی d_p/d_0 ، در مقایسه با یک لیف توپر با همان قطر خارجی (d_0).

۴- مقاومت در برابر انتقال گرما در یک منسوج پر شده از الیاف توخالی حجم یک محصول نساجی پر شده با الیاف توخالی (برای مثال بالش، تشک، کیسه خواب و غیره) به صورت یک بسته بندی فشرده شده از الیاف نیست. بلکه حجم یک مکعب (V) پر شده از الیافی با طول l ، شامل حجم لیف (V_f) و حجم هوا (V_a) می باشد.

$$V = V_f + V_a$$

لذا نسبت پر شون‌دگی (FR) را میتوان به صورت رابطه ۱۸ تعریف نمود،

$$FR = V_f / V < 1$$

V_f حجم الیاف درون منسوج و V حجم کل منسوج است.

$$V = (n/d_0)^2 \cdot d_0^3$$

با لحاظ کردن نسبت پر شون‌دگی FR، حجم های V_f و V_a در مکعب به صورت رابطه ۲۰ و ۲۱ می آید؛

$$V_f = FR \cdot (n/d_0)^2 \cdot d_0^3$$

$$V_a = (n/d_0)^2 \cdot d_0^3 (1 - FR)$$

به همان روش اثبات معادلات ۲ تا ۱۵، میتوان معادلاتی را برای بیان مقاومت در برابر انتقال گرمای فضاهایی که بخشی از آن توسط لیف و بخشی توسط هوا پر شده است بدست آورد. در اینجا فقط معادلات آخر بدست آمده برای مقاومت در برابر انتقال گرما در طول و در عرض مکعب پر شده از الیاف، آورده شده است؛

$$\Delta R_{al} = 1 + \left[\frac{R_{fibre}}{R_{compact}} - 1 \right]$$

$$\Delta R_{ae} = 1 + \left[\frac{R_{fibre}}{R_{compact}} - 1 \right] \left[\frac{d_p}{d_0} \right]^2 + \left[\frac{R_{fibre}}{R_{compact}} - 1 \right] \left[\frac{d_p}{d_0} \right]^4$$

متوسط مقدار معادلات ۲۲ و ۲۳، $\Delta R_{TC} = (\Delta R_{al} + \Delta R_{ae})^2$ در برابر نسبت