

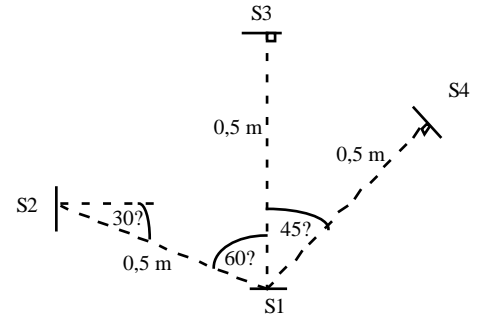
Exercices sur le cours de Rayonnement

Grandeurs fondamentales

Exercice 1

Une petite surface $S_1 = 10^{-3} \text{ m}^2$ émet un rayonnement de luminance totale isotrope $L = 7000 \text{ W.m}^{-2}.\text{sr}^{-1}$.

Ce rayonnement émis est intercepté par 3 surfaces $S_2 = S_3 = S_4 = 10^{-3} \text{ m}^2$, à une distance $d = 0.5 \text{ m}$ de S_1 , orientées comme le montre la figure ci-contre.

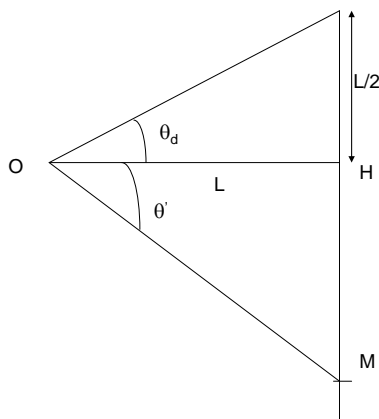


- 1) Calculer les flux interceptés par les surfaces S_2 , S_3 et S_4 .
- 2) Calculer les éclairements des surfaces S_2 , S_3 et S_4 .

Exercice 2

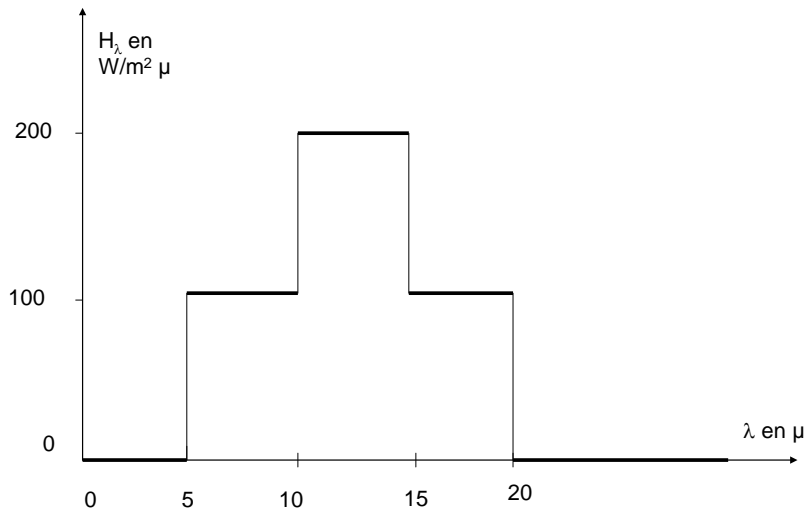
Un projecteur est modélisé par une source ponctuelle O d'intensité I isotrope, émettant le flux $\Phi_0 = 2000 \text{ W}$ dans tout l'espace.

- 1) Calculer l'intensité de la source et le flux émis dans le cône de demi angle θ_d .
- 2) Déterminer l'éclairement E_M d'un point M quelconque d'un écran placé à la distance $L = OH = 3 \text{ m}$ de la source et le rapport E_M/E_H .
- 3) Calculer l'existance de la source élémentaire dS autour du point H sachant que le taux de réflexion de l'écran vaut 0,8.



Exercice 3

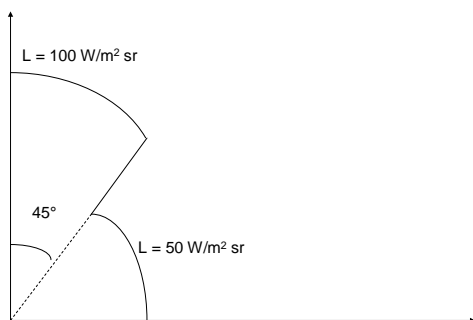
L'exittance monochromatique d'une surface diffuse est approchée de la manière suivante :



- 1) Calculer l'exittance totale
- 2) Quelle est la luminance totale dans la direction normale, et dans une direction faisant un angle de 30° avec la normale à la surface ?

Exercice 4

La luminance totale directionnelle d'une surface émettrice, de symétrie azimuthale, est donnée par la figure ci-dessous



En déduire la valeur de l'émittance totale

Rappeler la loi de Lambert. Peut-elle se vérifier ici ?

Exercice 5

Déterminer la fraction du flux hémisphérique total qui quitte une surface lambertienne pour les valeurs de l'angle θ (entre la normale et la direction d'émission courante), pour :

$$0 < \theta < 30^\circ$$

$$30^\circ < \theta < 60^\circ$$

$$60^\circ < \theta < 90^\circ$$

Corps noir

Exercice 6

Comment passer de l'expression de la densité volumique spectrale en fréquence :

$$\rho_\nu = \frac{1}{V} \frac{dU_\nu}{d\nu} = \frac{8\pi h}{c^3} \frac{\nu^3}{\exp \frac{h\nu}{kT} - 1}$$

à la loi de Planck en fréquence :

$$L_\nu^o = \frac{2h}{c^2} \frac{\nu^3}{e^{h\nu/kT} - 1}$$

puis à la loi de Planck en longueur d'onde

$$L_\lambda = \frac{C_1 \lambda^{-5}}{e^{C_2/\lambda T} - 1}$$

On indiquera les dimensions de L_ν^o et L_λ^o , ainsi que les expressions et valeurs des constantes C1 et C2.

Exercice 7

Un radiateur de surface $S = 1\text{m}^2$, assimilé à un corps noir est porté à $T = 1000\text{ K}$. Quel est le flux hémisphérique émis ?

Exercice 8

Un four porté à $T = 1000\text{ K}$ a une ouverture circulaire de rayon $R = 1\text{ cm}$. A la distance $d = 1\text{ m}$, sur l'axe du four est placée une surface s de rayon $r = 1\text{ cm}$

- 1) Quel est le flux hémisphérique Φ émis par l'ouverture du four ?
- 2) Quel est le flux Φ_{ss} reçu par s en provenance du four ?
- 3) Quelle est la fraction F_{ss} du flux hémisphérique issu du four et incident sur s ?
- 4) La surface s est maintenant disposée dans le plan parallèle à l'ouverture du four, plan toujours à la distance d , mais s est à l'intersection avec la direction

qui fait un angle de $\theta = 30^\circ$ avec l'axe du four. Que devient le flux incident sur s ?

Exercice 9

Le soleil est assimilé à un corps noir de température $T = 5800 \text{ K}$. Le rayon du soleil vaut $R_s = 7 \cdot 10^8 \text{ m}$ et la distance terre / soleil d_{ts} est estimée à $150 \cdot 10^6 \text{ km}$.

Evaluer la densité surfacique de flux solaire incident, φ_s sur un panneau de surface $S = 1 \text{ m}^2$, disposé normalement aux rayons du soleil, au voisinage de la terre, hors atmosphère.

Exercice 10

Une enceinte, assimilée à un corps noir, est maintenue isotherme à la température $T = 2000 \text{ K}$.

- 1) Calculer l'exittance totale émise à travers une petite ouverture de cette enceinte
- 2) Quelle est la longueur d'onde en dessous de laquelle est émis 10 % du flux hémisphérique total ?
- 3) Quelle est la longueur d'onde au dessus de laquelle est émis 10 % du flux hémisphérique total ?
- 4) Donner la longueur d'onde correspondant au maximum d'émission et l'exittance monochromatique correspondante.

Facteurs d'absorption et d'émission...

Exercice 11

Schématisation de l'effet de serre

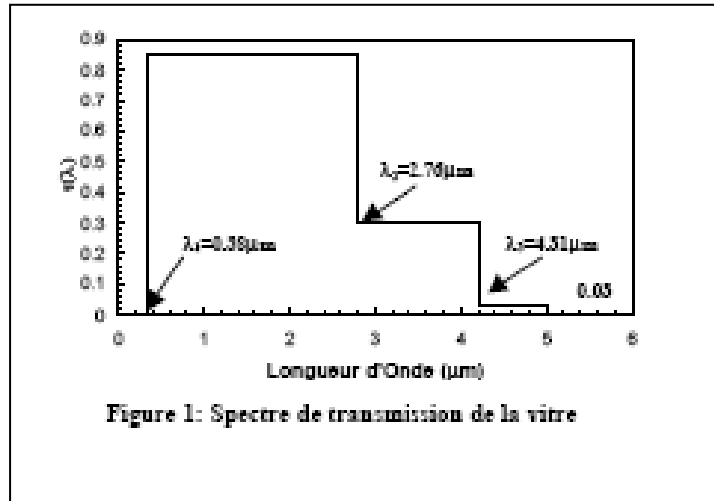
Le soleil est assimilable à un corps noir à $T_s = 5800 \text{ K}$. L'éclairement énergétique d'un écran situé hors atmosphère au voisinage de la terre et orienté perpendiculairement aux rayons du soleil vaut $E_0 = 1400 \text{ W/m}^2$.

Le facteur de transmission $\tau = 0.7$ de l'atmosphère est supposé indépendant de la longueur d'onde.

Une vitre est disposée au sol, perpendiculairement aux rayons solaires et recouvre un absorbeur supposé être un corps noir. On indique ci-dessous le spectre de transmission de la vitre.

- 1) Quelle est la densité de flux total incident sur la vitre ?

- 2) Calculer la densité de flux total ayant traversé la vitre Φ_t
- 3) La température de l'absorbeur est à $T_a = 320$ K. Quelle est l'émittance de l'absorbeur ?
- 4) Quelle est la fraction de l'émittance traversant la vitre vers l'extérieur.
- 5) Concluez.



$$0.38 \mu < \lambda < 2.76 \mu \quad \tau_1 = 0.85$$

$$2.76 \mu < \lambda < 4.31 \mu \quad \tau_2 = 0.30$$

$$4.31 \mu < \lambda \quad \tau_3 = 0.03$$

Exercice 12

Le facteur hémisphérique, spectral d'absorption d'une surface opaque vaut 0.2 dans l'intervalle $[0; 6\mu\text{m}]$, croît linéairement jusqu'à la valeur de 1 pour la longueur d'onde $8\mu\text{m}$ puis reste constant. La distribution spectrale du flux surfacique ϕ_λ croît linéairement de la valeur 0 à $500\text{W/m}^2 \cdot \mu\text{m}$ dans l'intervalle $[2\mu\text{m}; 6\mu\text{m}]$, reste constante dans l'intervalle $[6\mu\text{m}; 12\mu\text{m}]$, puis décroît avec le même taux jusqu'à la valeur 0 pour $\lambda = 16\mu\text{m}$.

- 1/Comment varie la réflectivité spectrale avec la longueur d'onde ?
- 2/Quelle est la valeur du facteur d'absorption total hémisphérique ?
- 3/Si la surface est initialement à 500K et possède un facteur d'émission hémisphérique total de 0.8, dans quel sens va évoluer la température de la surface ?

Exercice 13

Calculer les facteurs d'absorption et d'émission totaux d'une surface dont la température est 300K. Elle est soumise au flux solaire (5800K) et ses facteur d'absorption et d'émission monochromatiques valent 0.1 dans l'intervalle $[0; 5\mu\text{m}]$ et 1 pour les longueurs d'onde supérieures à $5\mu\text{m}$.

Exercice 14

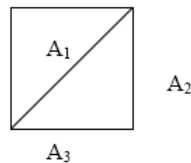
Une plaque portant une surface grise dont l'émissivité totale directionnelle ε_θ vaut 0.8 dans l'intervalle $[0^\circ; 45^\circ]$ et 0.2 ailleurs, est en orbite autour de la terre où la constante solaire donnant l'éclairement est $E=1353\text{W/m}^2$. Calculer la température d'équilibre de la plaque lorsqu'elle est orientée normale au flux solaire et à 60° du flux solaire.

Facteurs de forme

Exercice 15

Déterminer l'ensemble des facteurs de forme relatifs aux géométries suivantes dans lesquelles les surfaces sont diffuses et noires:

- 1/Sphère de diamètre D (A_1) dans une boîte cubique d'arête D (A_2).
- 2/Diagonale et côtés dans une conduite de section carrée.



- 3/Disques terminaux (A_1 et A_3) et enveloppe latérale (A_2) d'un cylindre.

Noter : Hauteur L = diamètre D

Exercice 16

Les parois d'un four parallélépipédique de section $1,5 \times 1,5 \text{ m}^2$ et de profondeur 2m ont les températures suivantes: pour la voûte, $T_1=1200\text{K}$, la sole $T_2=800\text{K}$, les parois latérales $T_3=T_5=1000\text{K}$, le fond $T_4=1000\text{K}$ et enfin la porte, T_6 . Les parois sont assimilables à des surfaces noires et la température de la salle est $T_a=300\text{K}$.

1/Calculer le flux net perdu par le four lorsque la porte (6) est ouverte. La valeur du facteur de forme F_{61} est obtenue dans les abaques.

2/Montrer que, lorsqu'une surface se décompose en deux sous-surfaces a et b, les relations suivantes sont vérifiées :

$$F_{ia} + F_{ib} = F_{i(a+b)} \text{ et } F_{ai} \cdot S_a + F_{bi} \cdot S_b = F_{(a+b)i} \cdot S_{(a+b)}$$

3/La moitié inférieure de la porte (6) notée 'b' est ouverte. Calculer dans ces conditions le flux net perdu.

Radiosités

Exercice 17

Deux plaques planes parallèles carrées de surface $A_1=A_2=1\text{m}^2$ caractérisées par les facteurs d'émission $\varepsilon_1=\varepsilon_2=0,8$ sont séparées par un plan A_3 dont les facteurs d'émission sont $\varepsilon_{31}=0,2$ et $\varepsilon_{32}=0,3$. Le carré de la distance entre les surfaces A_1 et A_2 portées aux températures $T_1=1000\text{K}$ et $T_2=300\text{K}$ est supposé faible par rapport au mètre carré.

1/ Représenter le réseau thermique équivalent au problème physique décrit ci-dessus.

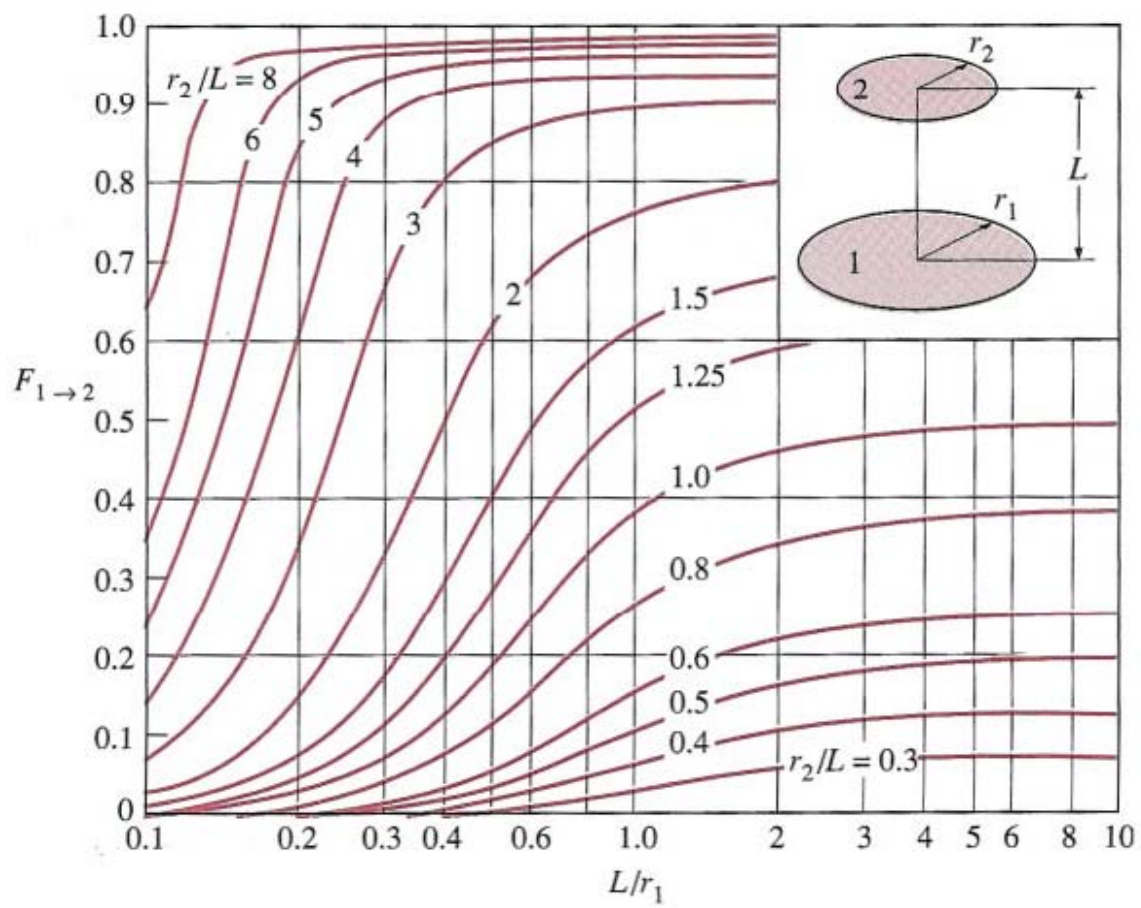
2/ Calculer la température d'équilibre T_3 de la plaque intercalée.

3/ Afin d'imposer la température T_2 à la plaque 2, on la couple à un échangeur à eau. Calculer la température de l'eau en sortie T_s sachant que le débit d'eau d_m vaut 1kg/s , sa température d'entrée T_e , 293K , et sa chaleur massique $C_p=4185 \text{J.kg}^{-1}.\text{K}^{-1}$.

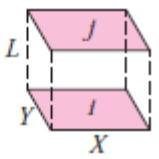
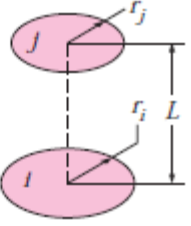
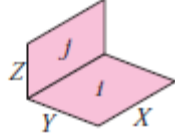
λT $\mu m \times K$	0	20	40	60	80	λT $\mu m \times K$	0	20 ou 2000 ^(*)	40 ou 4000 ^(*)	60 ou 6000 ^(*)	80 ou 8000 ^(*)
500	0,0000	0,0000	0,0000	0,0000	0,0000	6200	0,7541	0,7556	0,7572	0,7587	0,7603
600	0,0000	0,0000	0,0000	0,0000	0,0000	6300	0,7618	0,7633	0,7648	0,7662	0,7677
700	0,0000	0,0000	0,0000	0,0000	0,0000	6400	0,7692	0,7706	0,7721	0,7735	0,7749
800	0,0000	0,0000	0,0000	0,0000	0,0000	6500	0,7763	0,7777	0,7791	0,7804	0,7818
900	0,0001	0,0001	0,0001	0,0001	0,0002	6600	0,7831	0,7845	0,7858	0,7871	0,7884
1000	0,0003	0,0004	0,0004	0,0005	0,0007	6700	0,7897	0,7910	0,7923	0,7936	0,7948
1100	0,0009	0,0010	0,0013	0,0015	0,0018	6800	0,7961	0,7973	0,7985	0,7998	0,8010
1200	0,0021	0,0024	0,0028	0,0033	0,0037	6900	0,8022	0,8034	0,8045	0,8057	0,8069
1300	0,0043	0,0049	0,0055	0,0062	0,0069	7000	0,8080	0,8092	0,8103	0,8115	0,8126
1400	0,0078	0,0086	0,0096	0,0106	0,0117	7100	0,8137	0,8148	0,8159	0,8170	0,8181
1500	0,0128	0,0140	0,0153	0,0167	0,0182	7200	0,8191	0,8202	0,8213	0,8223	0,8234
1600	0,0197	0,0213	0,0230	0,0247	0,0266	7300	0,8244	0,8254	0,8264	0,8275	0,8285
1700	0,0285	0,0305	0,0326	0,0347	0,0370	7400	0,8295	0,8304	0,8314	0,8324	0,8334
1800	0,0393	0,0417	0,0442	0,0467	0,0494	7500	0,8343	0,8353	0,8362	0,8372	0,8381
1900	0,0521	0,0549	0,0577	0,0606	0,0636	7600	0,8390	0,8399	0,8409	0,8418	0,8427
2000	0,0667	0,0698	0,0730	0,0763	0,0796	7700	0,8436	0,8444	0,8453	0,8462	0,8471
2100	0,0830	0,0865	0,0900	0,0936	0,0972	7800	0,8479	0,8488	0,8496	0,8505	0,8513
2200	0,1009	0,1045	0,1084	0,1122	0,1161	7900	0,8521	0,8530	0,8538	0,8546	0,8554
2300	0,1200	0,1240	0,1280	0,1320	0,1361	8000	0,8562	0,8570	0,8578	0,8586	0,8594
2400	0,1402	0,1444	0,1486	0,1528	0,1571	8100	0,8601	0,8609	0,8617	0,8624	0,8632
2500	0,1613	0,1656	0,1700	0,1743	0,1787	8200	0,8639	0,8647	0,8654	0,8661	0,8669
2600	0,1831	0,1875	0,1920	0,1964	0,2009	8300	0,8676	0,8683	0,8690	0,8697	0,8704
2700	0,2053	0,2098	0,2143	0,2188	0,2234	8400	0,8711	0,8718	0,8725	0,8732	0,8738
2800	0,2279	0,2324	0,2369	0,2415	0,2460	8500	0,8745	0,8752	0,8759	0,8765	0,8772
2900	0,2506	0,2551	0,2596	0,2642	0,2687	8600	0,8778	0,8785	0,8791	0,8797	0,8804
3000	0,2732	0,2778	0,2823	0,2868	0,2913	8700	0,8810	0,8816	0,8822	0,8829	0,8835
3100	0,2958	0,3003	0,3047	0,3092	0,3137	8800	0,8841	0,8847	0,8853	0,8859	0,8865
3200	0,3181	0,3225	0,3269	0,3313	0,3357	8900	0,8871	0,8877	0,8882	0,8888	0,8894
3300	0,3401	0,3445	0,3488	0,3531	0,3574	9000	0,8899	0,8905	0,8911	0,8916	0,8922
3400	0,3617	0,3660	0,3703	0,3745	0,3787	9100	0,8927	0,8933	0,8938	0,8943	0,8949
3500	0,3829	0,3871	0,3912	0,3954	0,3995	9200	0,8954	0,8959	0,8965	0,8970	0,8975
3600	0,4036	0,4077	0,4117	0,4158	0,4198	9300	0,8980	0,8985	0,8990	0,8995	0,9000
3700	0,4238	0,4277	0,4317	0,4356	0,4395	9400	0,9005	0,9010	0,9015	0,9020	0,9025
3800	0,4434	0,4472	0,4511	0,4549	0,4585	9500	0,9030	0,9035	0,9039	0,9044	0,9049
3900	0,4624	0,4661	0,4699	0,4736	0,4772	9600	0,9054	0,9058	0,9063	0,9067	0,9072
4000	0,4809	0,4845	0,4881	0,4917	0,4952	9700	0,9076	0,9081	0,9085	0,9090	0,9094
4100	0,4987	0,5022	0,5057	0,5092	0,5126	9800	0,9099	0,9103	0,9107	0,9112	0,9116
4200	0,5160	0,5194	0,5227	0,5261	0,5294	9900	0,9120	0,9124	0,9129	0,9133	0,9137
4300	0,5327	0,5359	0,5392	0,5424	0,5456	10000	0,9141	0,9141	0,9141	0,9141	0,9141
4400	0,5488	0,5519	0,5551	0,5582	0,5612	11000	0,9318	0,9347	0,9375	0,9401	0,9426
4500	0,5643	0,5673	0,5703	0,5733	0,5763	12000	0,9450	0,9472	0,9493	0,9513	0,9532
4600	0,5793	0,5822	0,5851	0,5880	0,5908	13000	0,9550	0,9567	0,9584	0,9599	0,9614
4700	0,5937	0,5965	0,5993	0,6020	0,6048	14000	0,9628	0,9641	0,9654	0,9666	0,9678
4800	0,6075	0,6102	0,6129	0,6156	0,6182	15000	0,9689	0,9699	0,9709	0,9719	0,9728
4900	0,6209	0,6235	0,6261	0,6286	0,6312	16000	0,9737	0,9745	0,9753	0,9761	0,9769
5000	0,6337	0,6362	0,6387	0,6412	0,6436	17000	0,9776	0,9783	0,9789	0,9796	0,9802
5100	0,6461	0,6485	0,6509	0,6532	0,6556	18000	0,9807	0,9813	0,9818	0,9824	0,9829
5200	0,6579	0,6603	0,6625	0,6648	0,6671	19000	0,9833	0,9838	0,9842	0,9847	0,9851
5300	0,6693	0,6716	0,6738	0,6760	0,6782	20000	0,9855	0,9858	0,9861	0,9864	0,9867
5400	0,6803	0,6825	0,6845	0,6867	0,6888	30000	0,9952	0,9960	0,9966	0,9971	0,9975
5500	0,6909	0,6929	0,6950	0,6970	0,6990	40000	0,9978	0,9981	0,9983	0,9985	0,9987
5600	0,7010	0,7030	0,7049	0,7069	0,7088	50000	0,9988	0,9989	0,9990	0,9991	0,9992
5700	0,7107	0,7125	0,7145	0,7164	0,7183	60000	0,9993	0,9993	0,9994	0,9994	0,9995
5800	0,7201	0,7219	0,7238	0,7256	0,7273	70000	0,9995	0,9995	0,9996	0,9996	0,9996
5900	0,7291	0,7309	0,7326	0,7343	0,7361	80000	0,9996	0,9997	0,9997	0,9997	0,9997
6000	0,7378	0,7395	0,7411	0,7428	0,7444	90000	0,9997	0,9997	0,9997	0,9998	0,9998
6100	0,7461	0,7477	0,7493	0,7509	0,7525	100000	0,9998	0,9998	0,9998	0,9998	0,9998

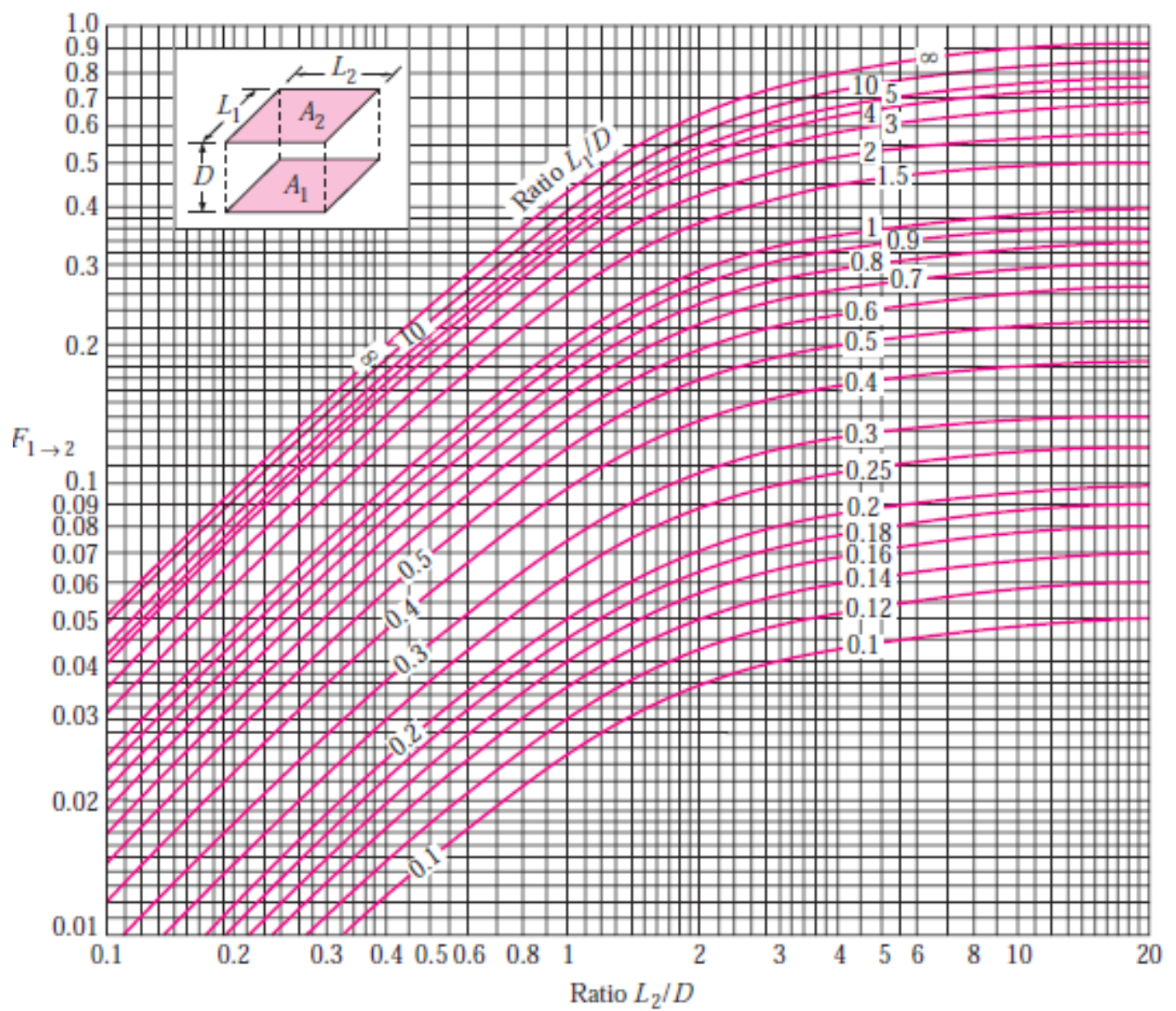
Table des fractions spectrales

Abaque des facteurs de forme pour deux disques co axiaux

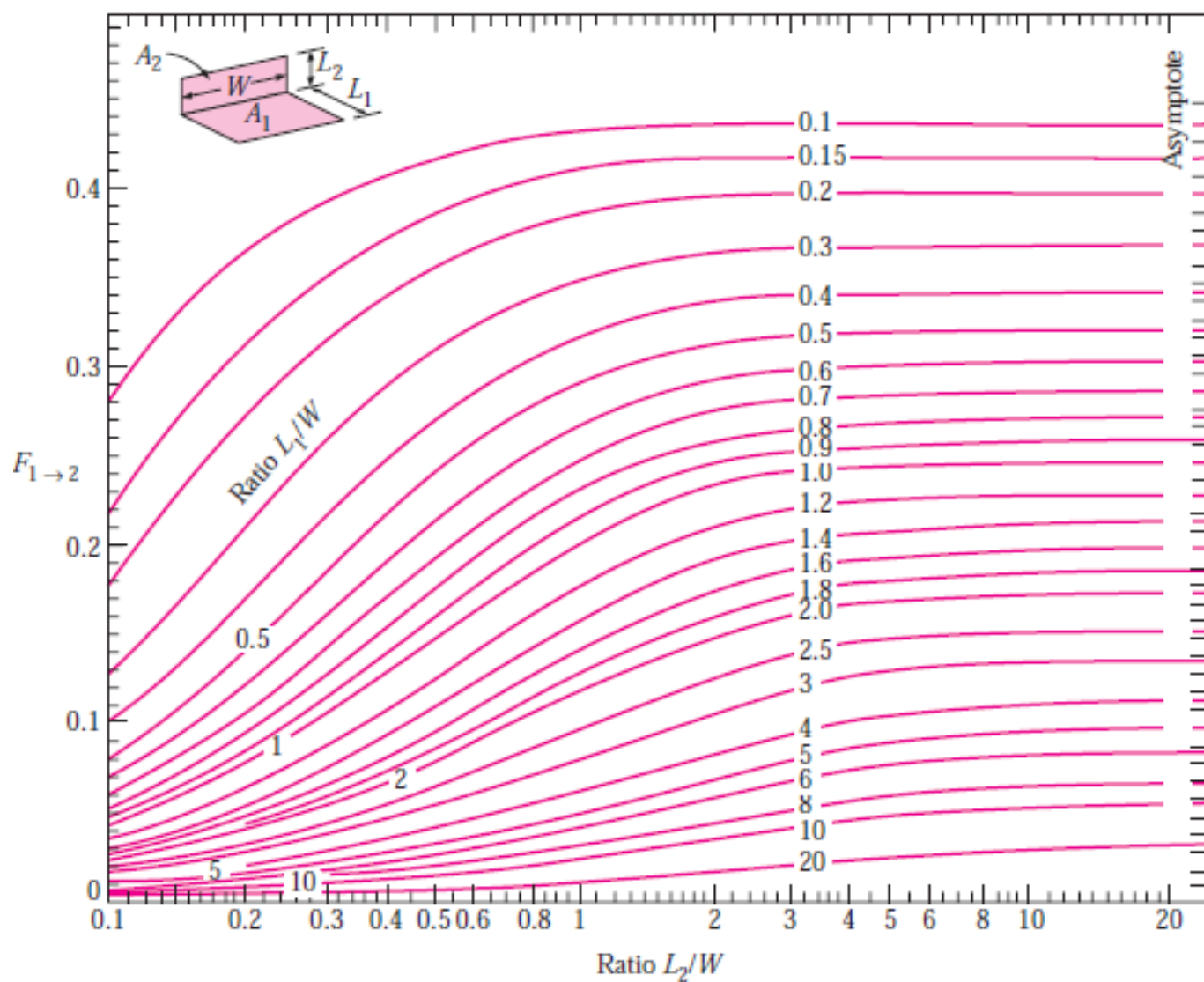


View factor expressions for some common geometries of finite size (3D)

Geometry	Relation
<p>Aligned parallel rectangles</p> 	$\bar{X} = X/L \text{ and } \bar{Y} = Y/L$ $F_{i \rightarrow j} = \frac{2}{\pi \bar{X} \bar{Y}} \left\{ \ln \left[\frac{(1 + \bar{X}^2)(1 + \bar{Y}^2)}{1 + \bar{X}^2 + \bar{Y}^2} \right]^{1/2} \right. \\ + \bar{X}(1 + \bar{Y}^2)^{1/2} \tan^{-1} \frac{\bar{X}}{(1 + \bar{Y}^2)^{1/2}} \\ + \bar{Y}(1 + \bar{X}^2)^{1/2} \tan^{-1} \frac{\bar{Y}}{(1 + \bar{X}^2)^{1/2}} \\ \left. - \bar{X} \tan^{-1} \bar{X} - \bar{Y} \tan^{-1} \bar{Y} \right\}$
<p>Coaxial parallel disks</p> 	$R_i = r_i/L \text{ and } R_j = r_j/L$ $S = 1 + \frac{1 + R_j^2}{R_i^2}$ $F_{i \rightarrow j} = \frac{1}{2} \left\{ S - \left[S^2 - 4 \left(\frac{r_j}{r_i} \right)^2 \right]^{1/2} \right\}$
<p>Perpendicular rectangles with a common edge</p> 	$H = Z/X \text{ and } W = Y/X$ $F_{i \rightarrow j} = \frac{1}{\pi W} \left(W \tan^{-1} \frac{1}{W} + H \tan^{-1} \frac{1}{H} \right. \\ - (H^2 + W^2)^{1/2} \tan^{-1} \frac{1}{(H^2 + W^2)^{1/2}} \\ + \frac{1}{4} \ln \left\{ \frac{(1 + W^2)(1 + H^2)}{1 + W^2 + H^2} \right\} \\ \times \left[\frac{W^2(1 + W^2 + H^2)}{(1 + W^2)(W^2 + H^2)} \right]^{W^2} \\ \times \left[\frac{H^2(1 + H^2 + W^2)}{(1 + H^2)(H^2 + W^2)} \right]^{H^2} \left. \right\}$



View factor between two aligned parallel rectangles of equal size.



View factor between two perpendicular rectangles with a common edge.

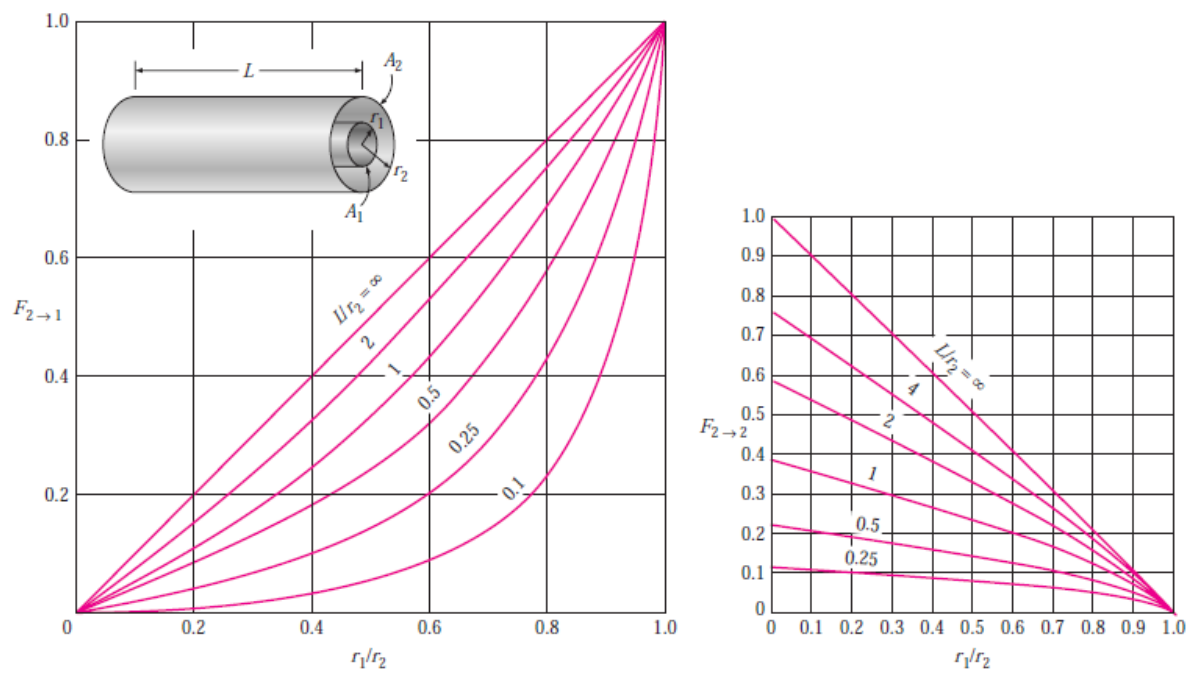
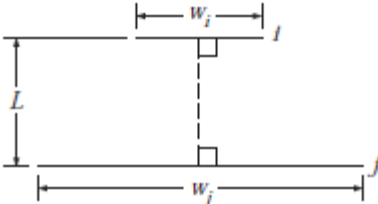
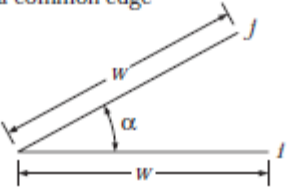
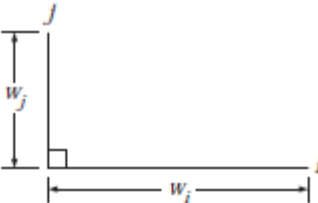
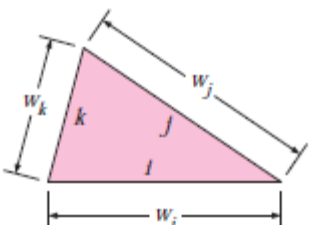
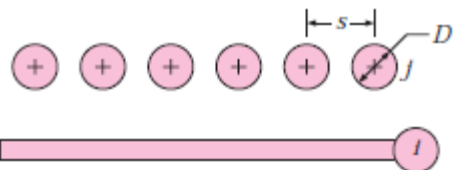


FIGURE 12-8

View factors for two concentric cylinders of finite length: (a) outer cylinder to inner cylinder; (b) outer cylinder to itself.

View factor expressions for some infinitely long (2D) geometries

Geometry	Relation
<p>Parallel plates with midlines connected by perpendicular line</p> 	$W_i = w_i/L \text{ and } W_j = w_j/L$ $F_{i \rightarrow j} = \frac{[(W_i + W_j)^2 + 4]^{1/2} - (W_j - W_i)^2 + 4]^{1/2}}{2W_i}$
<p>Inclined plates of equal width and with a common edge</p> 	$F_{i \rightarrow j} = 1 - \sin \frac{1}{2} \alpha$
<p>Perpendicular plates with a common edge</p> 	$F_{i \rightarrow j} = \frac{1}{2} \left\{ 1 + \frac{w_j}{w_i} - \left[1 + \left(\frac{w_j}{w_i} \right)^2 \right]^{1/2} \right\}$
<p>Three-sided enclosure</p> 	$F_{i \rightarrow j} = \frac{w_i + w_j - w_k}{2w_i}$
<p>Infinite plane and row of cylinders</p> 	$F_{i \rightarrow j} = 1 - \left[1 - \left(\frac{D}{s} \right)^2 \right]^{1/2} + \frac{D}{s} \tan^{-1} \left(\frac{s^2 - D^2}{D^2} \right)^{1/2}$