

断裂力学讲义

吴恒立 编

重庆交通学院
材料力学教研室

一九八二年十二月

前言

这本讲义的内容大致如下：第一章介绍断裂力学的基本概念与传统的强度设计的关系，并简略介绍了国内外动态。第二章将断裂力学的实用计算方法讲完，侧重物理和力学概念，达到能初步应用的目的。第三章介绍计算弹性力学强度因子的主要的解析法和能量法，侧重于力学和数学推导。第四章除金属材料的疲劳断裂之外，主要对塑性材料（沥青混合料）的疲劳断裂进行分析，並阐明其机理。因新材料科学迅速发展，建议工程技术人员亦应有必要的知识。故第五章从讲行断裂机制的叙述的深度介绍了些材料学基础知识。

讲义完成后以四年级选修课记笔记的方式在重庆交通大学学院公路工程专业和桥梁与隧道专业1977级和1978级两届各用60学时讲过一遍。油印后又在重庆交通学院，1979级上还用40学时讲授。读者只要有关好的材料力学知识和通常的弹性力学知识即可阅读，因最后要求达到一定的深度，故有关的精深的数据、力学知识，均注意结合问题的需要有机地进行了阐述。今后如有机会，尚拟增加非塑性断裂力学分析的工程方法和材料断裂韧性测试等方面内容。

编写这本讲义的主要参考资料如下，特此感谢：

- (1) 张群生，断裂力学，西安交通大学，1979。
 - (2) 李泽及，断裂理论，重庆交通学院翻印，1980。
 - (3) D. Broek, 工程断裂力学基础，科学出版社，1980。
 - (4) 褚武烈，断裂力学基础，科学出版社，1979。
 - (5) 胡纪美，金属的韧性与韧化，上海科学出版社，1980。
- 1980.
- (6) 范次佑，断裂力学基础，江苏科学技术出版社，1978。
 - (7) 材料力学基础，机械工业出版社，1978。
 - (8) 固体缺陷和金属强度，科学出版社，1962。
 - (9) Kamran Majidzadeh, E. M. Kauffmann, D. V.

Ramsoomari A.T. Chan, Analysis of Fatigue and Fracture of Bituminous Paving Mixtures. The Ohio State University Research Foundation, 1971。中译本见公路技术资料(12), 人民交通出版社, 1980。

(10) Y. M. Salam and C. L. Monismith, 混凝土的破裂特性, A. A. P. T. Vol. 41, 1972。中译本见公路技术资料(11), 人民交通出版社, 1980。

(11) Terence V Duggan and James Byrne, Fatigue As A Design Criterion, 1977。

(12) Richard W. Hertzberg and John A. Mansan, Fatigue of Engineering Plastics, 1980。

因自己的水平, 讲文中不妥和错误之处难免, 希望多加批评指正。

吴恒立

1982年10月

目 录

第一章 概说

§ 1 - 1	断裂力学的产生及其任务	1
§ 1 - 2	断裂力学和材料力学的关系	2
§ 1 - 3	断裂力学在我国的概况	3
§ 1 - 4	国内外断裂力学的发展动向	4

第二章 线弹性断裂力学的理论和断裂判据

§ 2 - 1	断裂力学中分析的裂纹状态	5
§ 2 - 2	裂纹尖端应力场和应变场的类型	10
§ 2 - 3	应力强度因子	13
§ 2 - 4	断裂韧性，线弹性断裂力学的断裂判据	17
§ 2 - 5	断裂判据在脆断问题中的应用	18
§ 2 - 6	裂纹尖端附近的塑性区的修正	24
2 - 6 - 1	塑性区的形状和大小	25
2 - 6 - 2	应力松弛对塑性区深度的影响	28
2 - 6 - 3	导致裂纹长度和应力强度因子 K_I 的修正	32
2 - 6 - 4	例题	39
§ 2 - 7	线弹性断裂力学的复合型断裂判据	41
2 - 7 - 1	研究复合型断裂判据的意义	41
2 - 7 - 2	裂纹尖端强度因子理论	43
2 - 7 - 3	工程师实用的复合型断裂判据	50
2 - 7 - 4	例题	53

第三章 应力强度因子的计算

§ 3 - 1	复变函数的基本知识	57
§ 3 - 2	用 H. M. Westergaard 型应力函数求 应力强度因子	64
3 - 2 - 1	I 型裂纹问题的 W 代表应力函数及 K_I	64

的计算	65
3-2-2 II型裂纹问题的W氏应力函数及 K_{II} 的计算。	81
3-2-3 III型裂纹问题的W氏应力函数及 K_{III} 的计算。	84
§ 3-3 用普遍形式的复合应力函数求解 应力强度因子 (M.N. Myshkin - Bykovskii 法)	90
3-3-1 复合应力函数的普遍形式	90
3-3-2 I、II型复合裂纹问题的应力 强度因子表达式	93
3-3-3 计算实例	97
§ 3-4 用边界配方法求解应力强度因子 简介	105
§ 3-5 用能量转移法 (Griffith 理论) 计算应力强度因子	107
§ 3-6 张量符号记号	119
§ 3-7 用了积分法计算应力强度因子	125
3-7-1 了积分的定义	125
3-7-2 证明了积分在体力学方程 时具有线性	127
3-7-3 了积分与应力强度因子 K_I 的关系	132
3-7-4 讨论	134
 第四章 交变载荷下材料的疲劳和断裂	136
§ 4-1 概述	136
§ 4-2. 疲劳寿命和疲劳裂纹扩展规律	140
4-2-1 疲劳寿命的组成	140
4-2-2 疲劳裂纹扩展速率公式 - Paris 公式	142
4-2-3 疲劳寿命的计算	143

4 - 2 - 4 例题	145
§ 4 - 3 裂纹扩展规律的进一步研究	146
§ 4 - 4 裂纹对材料弹性常数的影响	151
§ 4 - 5 裂纹对构件强度的影响	155
§ 4 - 6 沥青混合料梁试验的疲劳裂纹扩展分析	156
 第五章 材料学基础知识和断裂机理简介	 173
§ 5 - 1 液体结构	173
5 - 1 - 1 金属的液体结构	173
5 - 1 - 2 液晶指数和脆韧性指数	175
§ 5 - 2 固体缺陷	181
5 - 2 - 1 热缺陷	181
5 - 2 - 2 位错	185
5 - 2 - 3 增强杂质	188
5 - 2 - 4 气孔	190
§ 5 - 3 有机聚合物及其结构	192
§ 5 - 4 材料的变形和断裂原因	196
5 - 4 - 1 材料的弹性变形	196
5 - 4 - 2 材料的塑性变形	199
5 - 4 - 3 向复、再结晶及晶粒长大	209
5 - 4 - 4 超塑性	212
§ 5 - 5 材料的强化	213
5 - 5 - 1 材料的理论强度和强化	213
5 - 5 - 2 纤维增强的复合强化	215
5 - 5 - 3 材料的时效强化	217
§ 5 - 6 研究断裂机理的意义	218
§ 5 - 7 断裂力学	218
§ 5 - 8 初性断裂	223

V

第一章 绪论

§ 1-1 断裂力学的产生及其任务

强度计算的传统概念是破坏条件校核，即：

$$\text{构件的工作应力 } \sigma \text{ 或} \quad = \quad \text{材料单向拉伸 } [\sigma]_{\text{拉}} \\ \text{强度理论的相当应力 } \sigma^* \quad = \quad \text{材料许用应力}$$

$$= \frac{\text{材料的危险应力 } \sigma^0}{\text{安全系数 } n} \quad \text{满足此条件时强度安全，否则危}$$

险。其中：

- σ^* — 计算时假定构件材料是均匀连续的，无空隙和裂纹，即材料不存在缺陷；
- σ^0 — 固定值确定，塑性材料为屈服极限 σ_s ，脆性材料为强度极限 σ_i ，交变载荷时为材料的持久极限 σ_p ；注
- n — 难以控制的因素（如称法不完善，材料不均匀，载荷不准确等）均在系数 n 值时考虑。

随着工业的发展，高强度材料的使用，发现传统的强度校核方法有一定的弱点。例如，五十年代美国北极深水破冰船用的DAC 强度钢做成，其屈服极限 $\sigma_s = 160 \text{ kg/mm}^2$ ，发射时发生了爆破事故，而其计算破坏应力仅 70 kg/mm^2 ，不及 σ_s 值的一半。这是一种低应力脆性断裂（简称脆断），无法用传统的强度指标进行可靠的解释。

对大范围断裂事故的分析发现：宏观裂纹源（长度为 0.1 mm ~ 1.0 mm 的裂纹）的形成，是脆断的主要原因。

事实上，构件通过加工，焊接，热处理，冷加工等造成了上述宏观尺寸的裂纹。即使不存在人为已知裂纹，内部的微观缺陷（如气孔，夹杂，缩孔等）也会在称法（称量过大或过小，称重）过程中形成：材料的持久极限 σ_p ，也与称重的稳定性 $\Delta = 5 \text{ mm}$ ， σ_{max} 一定时，试件经无穷次循环（通常取循环次数 $N = 10^7$ 次），不发生破坏的极限 σ_{max} 值。

其影响下，发展成上述三种形式。而这种宏观裂纹的扩展引起脆断。因此，形成了一门新力学分支——断裂力学，它的主要任务是：

- (1) 研究带初始裂纹的构件发生低应力脆断的规律性；
- (2) 提供防止这种低应力脆断的详细方法。

低应力脆断现象的基本原因，首先由Griffith在1920年了解释。但是，认识到重视是在第二次世界大战和五十年代出了大事故以后。那次二次世界大战期间建造的2500艘自由轮，其中145艘断成两截，近200艘发生严重破坏。许多桥梁和其他设施也发生了断开的灾难性事故，这是随着当时全焊接设计的引进以及随后高强度材料的大规模使用，所发现的新颖的结构破坏问题。

总之，断裂力学的产生和发展，和一切科学一样，是由科学技术的发展和科学技术的发展决定的。

断裂力学产生和发展的条件，是高强度材料的大量使用。

3.1-2 断裂力学和材料力学的关系

断裂力学，就其研究对象，可分为线弹性断裂力学和弹塑性断裂力学两类。

前者较为成熟，也是后者的基础，且在说明“用断裂力学解决强度问题”的方法上它具有代表性。因此，主要讲前者，但也适当地兼顾后者。

线弹性断裂力学，从单材料直到断裂为止，应力—应变关系一直是服从虎克定律的。因此，材料力学和弹性力学的知识是它的基础。从力学模型上看，大体弹性体上多了一条(或几条)裂纹，在裂纹处要考虑材料连续性的破坏，而这种破坏可作为构件的新的边界(多连通边界)来处理。

断裂力学的方法只能作为传统强度计算方法(材料力学方法)的发展，它本身也没有完全代替和全面否定传统的方法。这是因为：

1) 虽然材料中不可避免地存在缺陷甚至裂纹，但并不一定都发生低应力脆断，这与材料性质及应力状态皆有关。对于并非

因裂纹扩展而脆断的构件，仍要用传统方法分析，特别对一些塑性破坏的问题是如此。

2) 断裂力学作为一种科学还很年轻，本身尚待完善。对于断裂力学目前尚未解决的繁难问题，仍可将宏观裂纹因素包括在安全系数中，用传统方法分析解决。

目前，材料力学方法仍是结构设计规范的可靠基础。只有高强度材料有可能低于容许应力脆断时，才要用断裂力学方法作附加计算，何况它只是作为传统方法的补充，使强度计算问题考虑得更为全面一些。

1—3 断裂力学在我国的情况

1970年左右开始引入。

1974年10月在北京召开了第一次全国断裂力学交流会，这次会议对促进我国断裂力学的研究工作和普及工作，起了积极的作用。1976年在北京召开了第二次交流会。以后就多次进行过国内和国际间的交流活动了。

目前，我国在这方面也取得了不少成果。如上海锅炉厂1972年前生产的五台内径为 1010 mm 的联合成塔的双环板用问题，节约钢材300吨，人民币300万元。渤海炼油厂催化裂化机转子的校圆问题，节约资金50万元。铁道科漆研究所通过大梁实验研究，拟定了关于前进型蒸洗机头细横向裂纹的新标准问题，从前一有横向裂纹就判废，现在则允许出了时长不大于 3 mm 的鼓纹存在。

理论方面也有了不少成就。如应力强度因子的计算方法及计算结果，复合型断裂判据和弹性性断裂判据的研究，裂纹在垂临界扩展期的扩展规律以及动态断裂力学问题的研究等。

目前，断裂力学在我国已向各个工程领域渗透，如钢筋、土壤、岩石等领域渗透。

目前，断裂力学除向宏观方面继续发展外，要从微观和细观机理方面研究。因此要涉及到断裂物理和断裂化学等方面，即要涉及材料科学的研究。

目前对桥梁和构件中裂纹的应力强度还未解决，完善了空间断裂力学问题。有一些同志在进行研究。

3) — 4 国内外断裂力学的发展动向

下面又简要地提出一些方面。

(1) 由脆性断裂力学(即脆性材料的断裂力学，已较成熟)深入到塑性断裂力学。不仅要从金属角度研究裂纹传播机理，还要在解决本构方程(即应力—应变关系)的基础上研究有关的断裂准则(即判据)。

(2) 微观断裂力学，微观与宏观结合起来研究裂纹传播的机理，要用微场理论进行研究，与固体力学、金属物理等学科有关。

(3) 由静态断裂力学进入动态断裂力学，即断裂动力学。它研究冲击、振动条件下的以及没有类的裂纹扩展规律。

(4) 用金属材料发展到非金属材料特别是复合材料的断裂力学。常见的复合材料由高分子化合物和增强纤维组成，如玻璃钢是将玻璃纤维放入称氯树脂中，以后者为基体的材料。增强纤维还可以用硼纤维、石墨纤维、碳纤维等。进而以陶瓷状材料加入基体，以形成复合材料。

(5) 常温断裂力学发展到低温断裂力学和高温断裂力学。

(6) 用统计力学观点研究断裂力学。

(7) 用实验方法(如光弹性测裂)研究应力强度因子，特别是三维问题的应力强度因子。

第二章 线弹性断裂力学 的理论和断裂判据

§2-1 断裂力学中分析的变形状态

弹性力学问题一般都是空间问题，总的应力状态有六个独立的应力分量（图2-1）。即正应力 σ_x 、 σ_y 和 σ_z 以及剪应力 $\tau_{xy} = \tau_{yx}$ 、 $\tau_{yz} = \tau_{zy}$ 和 $\tau_{zx} = \tau_{xz}$ 。脚标互换时 τ 相当是由剪应力互为规律决定的，其中第一脚标表示应力作用面的法线方向，而第二脚标则表示应力本身的方向。我们规定，应

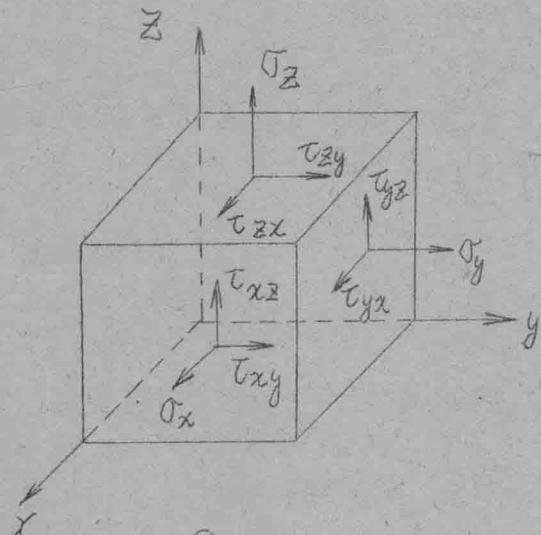


图 2-1

力的方向以图2-1所示者为准。

弹性体的应力一应变关系由平面假设之线性关系，即：

$$\epsilon_x = \frac{1}{E} (\sigma_x - \mu (\sigma_y + \sigma_z)),$$

$$\epsilon_y = \frac{1}{E} (\sigma_y - \mu (\sigma_z + \sigma_x)),$$

$$\gamma_{xy} = \frac{1}{G} \tau_{xy},$$

$$\gamma_{yz} = \frac{1}{G} \tau_{yz},$$

$$\gamma_{zx} = \frac{1}{G} \tau_{zx}.$$

式中 γ 和 τ 是线应变和剪应变， G 是材料的刚度模量， γ 和 τ 则是材料的线模量和剪切弹性模量。

工程中常碰到平面问题，即只需求解平行于某一平面内应力或应变问题。前者称为平面应力问题，后者称为平面应变问题，下面对它们作进一步的阐述。

(1) 平面应力问题

图2—2所示为无限板，受平行于板且沿厚度均布的压力作用，是典型的平面应力问题。

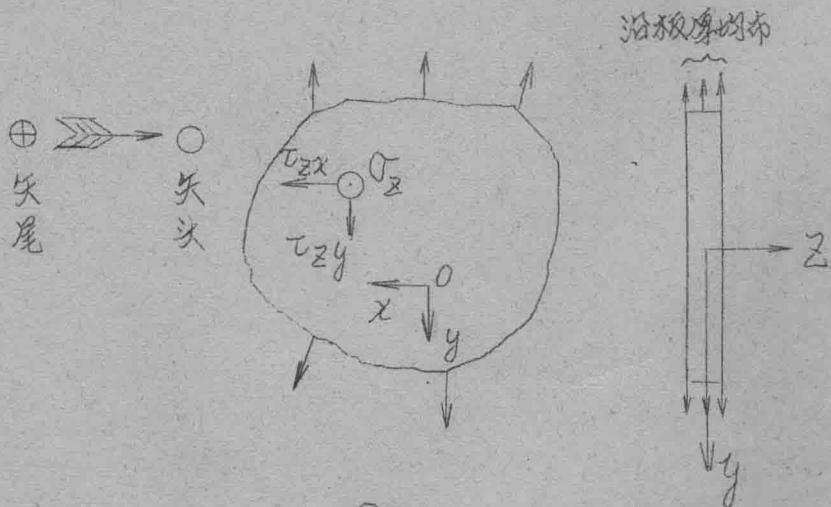


图 2—2

因板表面无应力，且载荷沿厚度不变化，故可以认为应力沿厚度不变化。因此

只有当 $\sigma_x = \sigma_y$ 时， $\tau_{xy} = \tau_{yx}$ ，即

$$\sigma_x \text{ 和 } \sigma_y \text{ 以及 } \tau_{xy} = \tau_{yx}.$$

平面应力问题的应力 σ 和应变为平面坐标 x 、 y 的函数，与坐标又无关。

从平面应力问题定律，得平面应力问题的应力一应变关系为：

$$\left. \begin{aligned} \epsilon_x &= \frac{1}{E} (\sigma_x - \mu \sigma_y), \\ \epsilon_y &= \frac{1}{E} (\sigma_y - \mu \sigma_x), \\ \epsilon_z &= -\frac{\mu}{E} (\sigma_x + \sigma_y) \neq 0, \\ \gamma_{xy} &= \frac{1}{G} \tau_{xy}. \end{aligned} \right\} \quad (2-2)$$

或解出 σ_x 和 σ_y ：

$$\left. \begin{aligned} \sigma_x &= \frac{E}{1-\mu^2} (\epsilon_x + \mu \epsilon_y), \\ \sigma_y &= \frac{E}{1-\mu^2} (\epsilon_y + \mu \epsilon_x). \end{aligned} \right\} \quad (2-3)$$

值得注意，平面应力问题是三向应变问题，因 $\epsilon_z \neq 0$ 之故。
的 平面应变问题

横样的构件（即梁或柱）沿长轴方向（成为弯曲）尺寸很大且侧力沿长轴（弯曲）而变形即此情况，如长的桥梁、油罐、冰块等均是。

平面应变问题（图 2-3），因通常两端固定一截面则只有垂直对称载荷，变形只能在截面内发生，不能沿 Z 轴方向发生，故 Z 轴方向的线应变 $\epsilon_z = 0$ ，

$$\text{因 } \epsilon_z = \frac{1}{E} [\sigma_z - \mu (\sigma_x + \sigma_y)] = 0 \quad \text{即}$$

$$\sigma_z = \mu (\sigma_x + \sigma_y)$$

代入平面应变关系律得：

$$\left. \begin{aligned} \epsilon_x &= \frac{1}{E} [\sigma_x - \mu \sigma_y - \mu^2 (\sigma_x + \sigma_y)] = \\ &= \frac{1-\mu^2}{E} (\sigma_x - \frac{\mu}{1-\mu} \sigma_y), \\ \text{同理: } \epsilon_y &= \frac{1-\mu^2}{E} (\sigma_y - \frac{\mu}{1-\mu} \sigma_x). \end{aligned} \right\} (2-4)$$

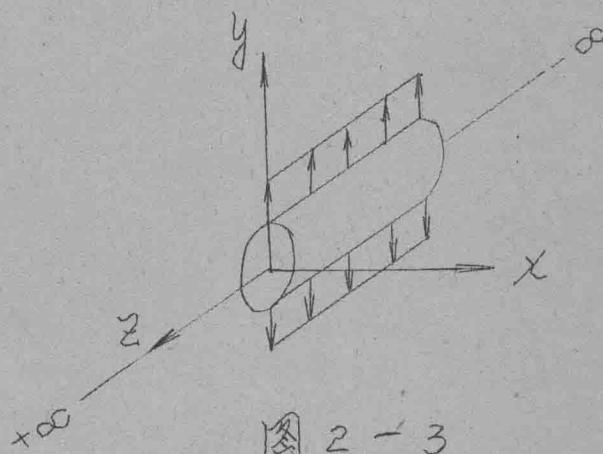


图 2-3

由此可见，只要将平面应力问题中的常数为 $E' = E/(1-\mu^2)$ ，
常数为 $\mu' = \mu/(1-\mu)$ 即为平面应变问题中的相应公式。由此将式(2-3)中进行改编，即有得平面应变问题的由应变求应力的公式：

$$\left. \begin{aligned} \sigma_x &= \frac{E'}{1-\mu'^2} (\epsilon_x + \mu' \epsilon_y) = \\ &= \frac{E}{(1-\mu^2)(1-\frac{\mu^2}{(1-\mu)^2})} (\epsilon_x + \frac{\mu}{1-\mu} \epsilon_y) = \\ &= \frac{(1-\mu)E}{(1+\mu)(1-2\mu)} (\epsilon_x + \frac{\mu}{1-\mu} \epsilon_y), \\ \sigma_y &= \frac{E'}{1-\mu'^2} (\epsilon_y + \mu' \epsilon_x) = \\ &= \frac{(1-\mu)E}{(1+\mu)(1-2\mu)} (\epsilon_y + \frac{\mu}{1-\mu} \epsilon_x), \end{aligned} \right\} (2-5)$$

$$\sigma_z = \mu(\sigma_x + \sigma_y)$$

值得指出，平面应变问题是一个纯应力问题。

为了今后的需要，不妨介绍一个带裂纹物体受力的平面问题的概况。

(1) 在薄的带裂纹体中(带裂纹的薄板)，在远处应力增加时，裂纹尖端因应力集中而产生屈服区(称塑性区)，图2-4。

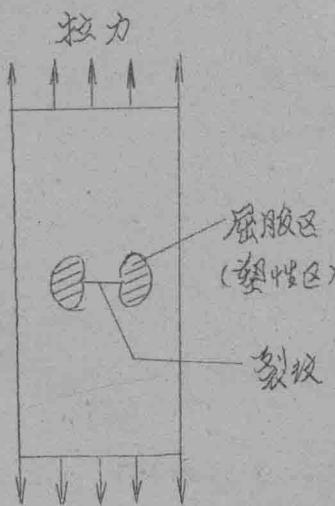


图 2-4

薄板沿板厚方向(2方向)的变形本应为零，即 $\epsilon_2 = 0$ 。此时，裂纹尖端处 $\epsilon_2 = 0$ 的平面应力状态，容易发生塑性变形(塑性区大)，而不容易发生脆性破坏。得到典型的滑移型断口(剪切破坏)，即先在裂纹尖端附近有较大的塑性变形，然后裂纹开始扩展直至完全断裂。

(2) 在厚的带裂纹体中(厚板或厚度较大的构件)，当自由表面附近因厚度影响被变形限制约束($\epsilon_2 = 0$)，裂纹尖端处于三向拉伸应力状态(σ_x 和 σ_y 大于零时， $\sigma_z = \mu\sigma_x + \mu\sigma_y$ 亦大于零)，此时不容易发生塑性变形(塑性区小)，容易发生脆性破坏。得到奥秘的脆性断口，即没有显著塑性变形的断裂。

在自由表面上近， $\epsilon_2 \neq 0$ ，接近平面应力状态容易塑性破坏，故此处会滑移型断口(剪切型)。

很厚的裂纹体，常忽略自由表面附近的局部变形，而将它视为平面应变问题。

(3) 构件的厚度影响破坏形式，成为断裂的控制因素，即是否容易脆断与板的厚度有关。对于脆性材料，构件厚度不同，对塑性区的约束都不同。可以是平面应力问题(没有塑性破坏)，平面应变问题(三向拉伸没有脆性破坏)，也可以是二者的混合

问题。图2—5所示即为裂纹前端沿纵的厚度塑性区的变化情况，中间是牵出效应问题（塑性区小），两边是平面应力问题（塑性区大）。

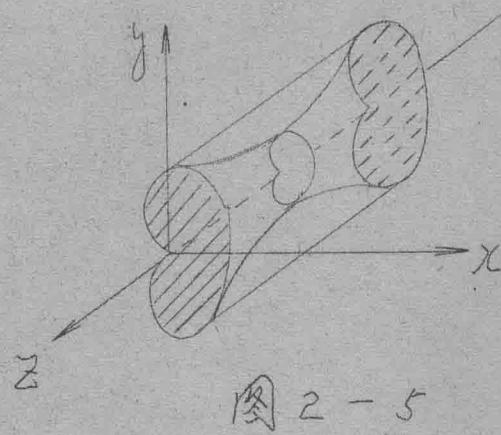


图 2—5

§ 2—2 裂纹尖端应力场和位移场的类型

裂纹尖端是裂纹所能到达处，必需知道该处的应力场和位移场。场——场指得，有分布范围和分布规律的量。某物理量在空间（二维和三维均可）的分布，就称为“场”。

对于有穿透裂纹的构件，裂纹扩展有三种基本类型（根据应力方向与裂纹传播方向的关系划分）：

(1) I型（张开型）裂纹扩展

裂纹张开直于裂纹面的拉应力作用下扩展，如图2—6(a)所示。

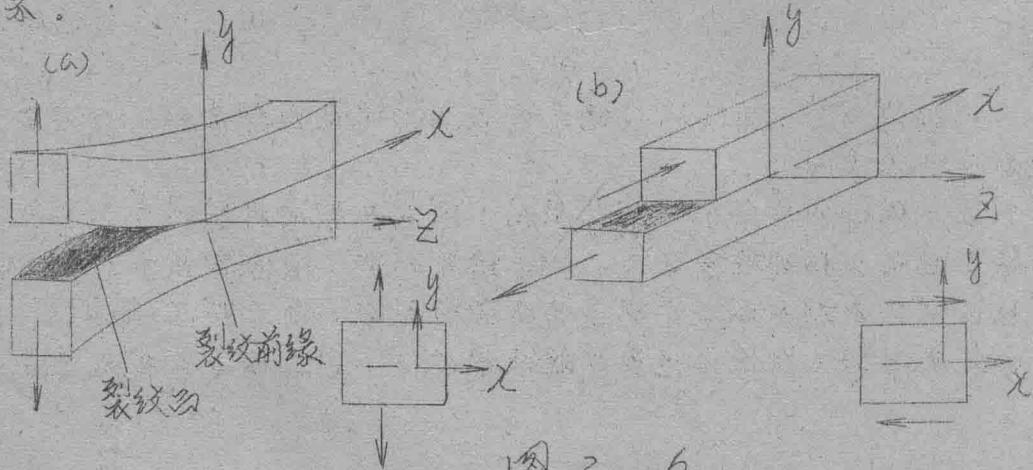
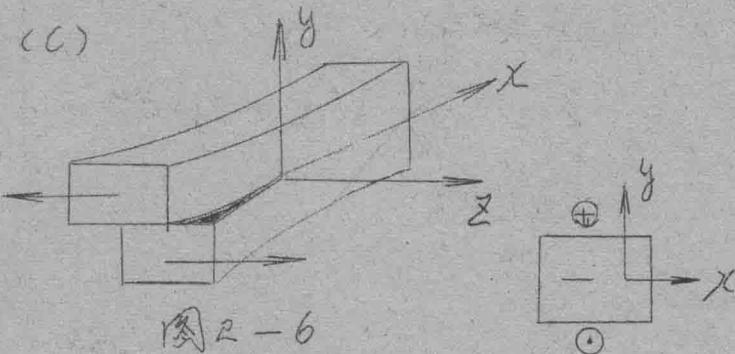


图 2—6



(2) II型(滑移型或面内剪切型)裂纹扩展

剪应力平行于裂纹面且垂直于裂纹前缘,如图2-6,B所示。

(3) III型(撕裂型或面外剪切型)裂纹扩展。

剪应力平行于裂纹面且平行于裂纹前缘,如图2-6,C所示。

对应于I、II、III型裂纹的应力场和位移场的公式为(用弹性力学方法推导,详见第三章):

I型裂纹

$$\sigma_x = \frac{K_I}{\sqrt{2\pi r}} \cos \frac{\theta}{2} \left(1 - \sin \frac{\theta}{2} \sin \frac{3\theta}{2} \right);$$

$$\sigma_y = \frac{K_I}{\sqrt{2\pi r}} \cos \frac{\theta}{2} \left(1 + \sin \frac{\theta}{2} \sin \frac{3\theta}{2} \right);$$

$$\tau_{xy} = \frac{K_I}{\sqrt{2\pi r}} \sin \frac{\theta}{2} \cos \frac{\theta}{2} \cos \frac{3\theta}{2};$$

$$\sigma_z = \mu(\sigma_x + \sigma_y), \quad \tau_{xz} = \tau_{yz} = 0$$

(平力应变状态)

$$\sigma_z = 0, \quad \tau_{xz} = \tau_{yz} = 0$$

(平位应变状态)

$$u = \frac{K_I}{4G} \sqrt{\frac{r}{2\pi}} \left[(2k-1) \cos \frac{\theta}{2} - \cos \frac{3\theta}{2} \right];$$

$$v = \frac{K_I}{4G} \sqrt{\frac{r}{2\pi}} \left[(2k+1) \sin \frac{\theta}{2} - \sin \frac{3\theta}{2} \right].$$

(2-6)