

บทที่ 2

เนื้อเรื่อง

แนวคิดและทฤษฎีที่เกี่ยวข้อง

ในการประดิษฐ์ฟันปลอมเพื่อนำมายึดติดกับตัวรากเทียม สิ่งที่ต้องการอย่างยิ่งประการหนึ่งก็คือ ความแนบสนิทพอดีของโครงโลหะของฟันปลอม กับ ตัวรากเทียมหรือตัวหลักเกี่ยวกับความแนบสนิทพอดีนี้ ได้มีผู้ให้ข้อคิดเห็นแตกต่างกันหลายประการ Parel(1989) ให้ความหมายของความแนบสนิทพอดีว่า เป็นความแนบสนิทกันของทุกๆส่วนของผิวสัมผัสที่เป็นโลหะของโครงโลหะกับผิวสัมผัสของตัวรากเทียมที่นำมายึดติดกัน ซึ่งความแนบสนิทพอดีนี้จะประกอบด้วย การสวมโครงโลหะบนตัวรากเทียมให้เข้าที่พร้อมๆกันโดยใช้แรงกดเพียงเบาๆเท่านั้น(Aparicio, 1994) และเมื่อทำการกดด้านใดด้านหนึ่งของโครงโลหะจะต้องไม่มีการกระดกของด้านตรงข้าม หรือเมื่อทำการทดสอบด้วยวิธี "one screw test" จะต้องไม่มีการยกตัวของโครงโลหะออกจากตัวรากเทียมตัวอื่นๆ(Tanและคณะ,1993) ส่วนKlinebergและMurray (1985)ได้ตั้งเกณฑ์การยอมรับความแนบสนิทพอดีโดยพิจารณาว่า ช่องว่างระหว่างโครงโลหะกับตัวรากเทียมจะต้องไม่เกิน 30 ไมโครเมตร และเป็นบริเวณไม่น้อยกว่า 90% โดยรอบตัวรากเทียม ในขณะที่ Sorensenและคณะ(1992) ซึ่งศึกษาเกี่ยวกับความแนบสนิทของฟันปลอมกับตัวรากเทียมหรือกับตัวหลักในรากเทียมหลายระบบ ยอมรับความแนบสนิทพอดีในทางคลินิกว่าจะต้องมีช่องว่างระหว่างรอยต่อไม่เกิน 20-40 ไมโครเมตร ส่วนMillingtonและLeung (1992)กล่าวว่า ถ้าช่องว่างระหว่างโครงโลหะกับตัวรากเทียมมีค่ามากกว่า 50 ไมโครเมตรแล้ว จะไม่สามารถดึงโครงโลหะให้เข้ามาแนบกับตัวรากเทียมโดยการใส่สกรูได้ ซึ่งIsaiและHobkirk(1995)พบว่าถ้าช่องว่างระหว่างโครงโลหะกับตัวหลัก(transmucosal abutment)มีค่า 10 ไมโครเมตรจึงจะสามารถดึงโครงโลหะให้เข้ามาแนบกับตัวหลักได้ โดยใช้แรงขันสกรู 10 นิวตัน/ซ.ม. แต่ทำให้แรงกดบนตัวหลักลดลงถึง 50% พร้อมกับทำให้โครงโลหะมีการเปลี่ยนรูปในลักษณะคล้ายอักษร "S" และเกิดแรงดึงเค้นบนตัวหลักได้

ในทางตรงกันข้าม Jemt(1996) และJemtและLie(1995)พบว่าช่องว่างระหว่างโครงโลหะกับตัวหลักที่มีขนาด 150 ไมโครเมตรเป็นขนาดที่ยอมรับในทางคลินิก และสามารถใส่สกรูขันเพื่อดึงโครงโลหะให้เข้ามาแนบกับตัวหลักได้ ซึ่งสอดคล้องกับความคิดเห็นของYanase (1994) ส่วนRiedyและคณะ(1997)กล่าวว่า สายตาของมนุษย์ไม่สามารถที่จะตรวจสอบรอยต่อ

ที่มีขนาดเล็กกว่า 0.05 มม. ได้อย่างแม่นยำ ดังนั้นช่องว่างของรอยต่อที่น้อยกว่า 0.025 มม. จึงเป็นขนาดที่ยอมรับได้ในทางคลินิก นอกจากนี้ยังได้มีผู้กล่าวถึงวิธีการตรวจสอบความแนบสนิทพอดีในทางคลินิก เช่น การใช้แสงสว่างและกล้องขยาย(Henry,1987) การใช้เครื่องมือปลายแหลม(explorer)และความรู้สึกเพื่อตรวจสอบรอยต่อ(Loos,1986) การใช้ fit checker (G-C Internat Scottsdale,AZ) (Goll ,1990) หรือตรวจสอบว่ามีฟองน้ำลายระหว่างรอยต่อของโครงโลหะกับตัวหลักหรือไม่ โดยการพยายามหมุนโครงโลหะบนตัวรากเทียม(Adellและคณะ, 1990) จะเห็นว่าความคิดเห็นเกี่ยวกับเกณฑ์การยอมรับความแนบสนิทพอดีของผู้ทดลองแต่ละท่านแตกต่างกันไป ซึ่งจนถึงปัจจุบันยังไม่มีข้อมูลทางวิทยาศาสตร์ใดๆ ที่ยืนยันได้อย่างชัดเจนว่า ขนาดของช่องว่างระหว่างรอยต่อของโครงโลหะกับตัวรากเทียมหรือตัวหลักควรจะมีค่าเท่าใด จึงจะสามารถยอมรับได้ว่ามีความแนบสนิทพอดี(Jemtและคณะ,1996) อย่างไรก็ตามนอกเหนือจากการใช้ขนาดของช่องว่างตรงบริเวณรอยต่อเป็นตัวบ่งบอกถึงความแนบสนิทพอดีแล้ว การที่ฟันปลอมและส่วนประกอบสามารถใช้งานได้อย่างยืนยาวโดยไม่เกิดความเสียหาย ในขณะเดียวกันก็สามารถรักษาการยึดติดของตัวรากเทียมกับกระดูกในลักษณะosseointegration เอาไว้ได้ ซึ่งมีความสำคัญและต้องนำมาพิจารณาด้วย (Tanและคณะ, 1993)

แม้ว่าในทางอุดมคติโครงโลหะของฟันปลอมควรจะแนบสนิทพอดีกับตัวรากเทียมหรือตัวหลัก เพื่อทำให้เกิดการกระจายแรงที่เหมาะสมดังที่กล่าวมาแล้ว แต่ในทางปฏิบัติกลับพบว่า โครงโลหะของฟันปลอมที่ประดิษฐ์ขึ้นมักจะไม่แนบสนิทพอดีกับตัวรากเทียมหรือตัวหลัก ยิ่งจำนวนตัวรากเทียมที่ใช้มีมากเท่าใด หรือจำนวนส่วนประกอบที่นำมายึดติดกับตัวรากเทียมมีมากเท่าใด โอกาสเกิดความคลาดเคลื่อนของความแนบสนิทก็ยิ่งมีมากขึ้นเท่านั้น ซึ่งอาจมีค่าตั้งแต่ 20 ไมโครเมตร(Tanและคณะ,1993;KlinebergและMurrey,1985) ไปจนถึงหลายร้อยไมโครเมตร (Jemt,1996) และจากการทดลองของJemtและLie(1995) ที่ใช้เทคนิคโฟโตแกรมเมตริก (photogrammetric technique) ตรวจสอบความคลาดเคลื่อนของความแนบสนิทของโครงโลหะที่ได้จากการหล่อโลหะชิ้นเดียว(one-piece casting) เมื่อนำมายึดติดกับส่วนตัวรากเทียมและตัวหลักจำลองในแบบจำลองและกับตัวหลักในช่องปากพบว่า ความบิดเบี้ยวเฉลี่ย 3มิติ (mean 3-D distortion)ของจุดกึ่งกลางของตัวหลักต่อยอดซึ่งติดกับโครงโลหะมีค่า 37ไมโครเมตรในแบบจำลองของขากรรไกรบน และ 75ไมโครเมตรในแบบจำลองของขากรรไกรล่าง ในขณะที่ทำการวัดในช่องปากพบความบิดเบี้ยวเฉลี่ย 3มิติของตำแหน่งเดียวกันนี้ มีค่า 90ไมโครเมตรในขากรรไกรบน และ 111 ไมโครเมตรในขากรรไกรล่างตามลำดับ ซึ่งค่าความบิดเบี้ยวที่ตรวจพบในช่องปากจะเพิ่มขึ้นอย่างมีนัยสำคัญ แสดงให้เห็นว่าต้องมีการคลาดเคลื่อนของการถ่ายทอดตำแหน่งตัวรากเทียมในช่องปากไปสู่ตำแหน่งตัวรากเทียมจำลองในแบบจำลอง หรือถ้า

หากการถ่ายถอดตำแหน่งถูกต้องแล้ว ก็แสดงว่าตำแหน่งของตัวหลักบนตัวรากเทียมจำลองในแบบจำลอง เมื่อเปรียบเทียบกับตำแหน่งตัวหลักบนตัวรากเทียมในช่องปากไม่ได้ยู่ตำแหน่งเดียวกัน ซึ่งมีสาเหตุมาจากความเนบสนิทที่ต่างกัน สอดคล้องกับผลการทดลอง Mall และคณะ (1997)

อย่างไรก็ตามความเนบสนิทพอดีระหว่างโครงโลหะกับตัวหลักในแบบจำลอง จะเป็นเพียงตัวบ่งบอกถึงความเที่ยงตรงของขั้นตอนการประดิษฐ์โครงโลหะในห้องปฏิบัติการเท่านั้น ในขณะที่ความคลาดเคลื่อนที่วัดได้ในช่องปากจะเป็นตัวบ่งบอกถึงความผิดพลาดในขั้นตอนใดขั้นตอนหนึ่งที่สามารถเกิดขึ้นได้ในทางคลินิกหรือในห้องปฏิบัติการ และความคลาดเคลื่อนนี้จะสะสมต่อเนื่องเป็นลูกโซ่ในขั้นตอนต่อไป ซึ่งขั้นตอนเหล่านี้เริ่มตั้งแต่ ขั้นตอนการพิมพ์ปาก การสร้างแบบจำลอง การสร้างกระสวนขี้ผึ้งหรือกระสวนเรซิน(wax pattern or resin pattern) การทำเข้า(investing) การสร้างแกนค้ำรูปเท(spruing) การหล่อโลหะ และการบัดกรีส่วนต่างๆ ของโครงโลหะให้ยึดเป็นชิ้นเดียวกัน(solder)(Riedy และคณะ, 1997; Tan และคณะ, 1993; Parel, 1989) ดังนั้นจึงได้มีการศึกษาค้นหาวิธีที่จะลดหรือกำจัดข้อผิดพลาดต่างๆในขั้นตอนเหล่านี้ เพื่อทำให้เกิดความเนบสนิทพอดีระหว่างโครงโลหะกับตัวหลักให้มากที่สุด

จากการที่วิธีการพิมพ์ปากเพื่อบันทึกตำแหน่งตัวรากเทียมนั้นแตกต่างจากการพิมพ์ปากเพื่อประดิษฐ์ฟันปลอมแบบติดแน่นทั่วไป ดังนั้นวิธีการพิมพ์ปากเพื่อบันทึกตำแหน่งตัวรากเทียมแบบใดที่สามารถถ่ายถอดตำแหน่งตัวรากเทียมในช่องปากมาสู่แบบจำลองได้ดีที่สุดแล้วจะเป็นวิธีการที่ทำให้เกิดความเนบสนิทได้ดีที่สุด จึงได้มีการปรับปรุงวิธีการพิมพ์รากเทียมที่นอกเหนือไปจากวิธีการพิมพ์โดยตรงและโดยอ้อม เช่น การใช้อะคริลิกเรซินชนิดบ่มด้วยตัวเอง(self cured acrylic resin) ยึดตัวต่อยอดถ่ายถอดให้ติดกับถาดพิมพ์ปากเฉพาะบุคคล(individual tray) ในขณะที่ทำการพิมพ์รากเทียม(Assi และคณะ, 1996) หรือ การใช้อะคริลิกเรซินสำหรับสร้างแบบชนิดบ่มด้วยตัวเอง(self cured inlay pattern resin) จำนวนน้อยๆ ยึดอะคริลิกเรซินที่ติดกับตัวต่อยอดถ่ายถอดแต่ละตัวในช่องปากเข้าด้วยกันเพื่อทำเป็นอุปกรณ์นำแนวเรซิน(reisin Jig) แล้วจึงพิมพ์ทับด้วยวัสดุพิมพ์ปากอีกที(Lechner, Duckmanton และ Klineberg, 1992) ซึ่งเชื่อว่าการใช้อะคริลิกเรซินจำนวนน้อยๆจะทำให้การบดเคี้ยวภายหลังปฏิกิริยาโพลีเมอไรเซชัน(polymerization) ลดลง และอุปกรณ์นำแนวเรซินนี้ยังสามารถนำกลับมาทดสอบความเนบสนิทในช่องปากภายหลังจากเทแบบจำลองได้ ถึงแม้ว่าจะมีการใช้เทคนิคพิเศษในการพิมพ์ปากเพื่อบันทึกตำแหน่งตัวรากเทียมหลายๆแบบก็ตาม แต่ยังคงพบเสมอว่าโครงโลหะที่ประดิษฐ์ขึ้นมา นั้นไม่เนบกับสนิทพอดีกับตัวหลักทั้งในแบบจำลองและในช่องปาก ในประเด็นนี้ Assif

และคณะ(1996)ได้ให้ข้อคิดเห็นว่า ความคลาดเคลื่อนของความแนบสนิทนี้มิได้เกิดจากวิธีการพิมพ์ปากเพื่อบันทึกด้าแหน่งตัวรากเทียมแต่เพียงอย่างเดียว แต่อาจเกิดจากการใช้ปริมาณแรงที่ยึดส่วนประกอบต่างๆของรากเทียมให้ติดกับตัวรากเทียมและตัวรากเทียมจำลองไม่เท่ากัน ตลอดจนขั้นตอนการประดิษฐ์ฟันปลอม ทั้งในคลินิกและในห้องปฏิบัติการซึ่งได้แก่ ปริมาณแรงที่ใช้ยึดตัวต่อยึดถอดถ่ายถอดกับตัวรากเทียม ไม่เท่ากับ ที่ใช้ยึดตัวต่อยึดถอดถ่ายถอดกับตัวรากเทียมจำลองในขั้นตอนการพิมพ์ปากและการสร้างแบบจำลอง ร่วมกับความแข็งผิวของตัวรากเทียมจำลองอาจจะไม่มากพอที่จะทนทานต่อการขันสกรูด้วยปริมาณแรงที่เท่ากัน จึงทำให้ขาดความแม่นยำในการยึดตัวต่อยึดถอดถ่ายถอดกับตัวรากเทียมและตัวรากเทียมจำลอง ส่วนในขั้นตอนการประดิษฐ์โครงโลหะนั้น ปริมาณแรงที่ใช้ยึดตัวหลักกับตัวรากเทียมจำลองในแบบจำลองไม่เท่ากับที่ใช้ยึดตัวหลักกับตัวรากเทียมในช่องปาก จึงทำให้ความแนบสนิทของตัวหลักกับตัวรากเทียมและตัวรากเทียมจำลองไม่เท่ากัน เมื่อรวมความผิดพลาดทั้ง 4 ขั้นตอนที่กล่าวมา ก็เพียงพอที่จะทำให้โครงโลหะไม่แนบสนิทกับตัวหลักได้ จะเห็นได้ว่านอกเหนือจากความไม่เที่ยงตรงและความไม่คงที่ในการผลิตส่วนประกอบต่างๆของรากเทียมทำให้เกิดความไม่แนบสนิทพอดีแล้ว(Binon,1992) ปริมาณแรงขันสกรูในขั้นตอนต่างๆก็เป็นปัจจัยสำคัญที่ทำให้เกิดความไม่แนบสนิทด้วยเช่นกัน ซึ่งผู้ทำการทดลองเกี่ยวกับความเที่ยงตรงของวิธีการพิมพ์ปากเพื่อบันทึกด้าแหน่งตัวรากเทียมในหลายๆการทดลองไม่ได้กล่าวถึงปัจจัยนี้เลย

ในขั้นตอนการสร้างแบบจำลอง ก็มีโอกาสก่อให้เกิดความคลาดเคลื่อนของด้าแหน่งตัวรากเทียมจำลองได้ เนื่องจากพลาสติกหีนชนิดที่III ที่ใช้เทแบบจำลองมีการขยายตัวเชิงเส้นขณะแข็งตัว(setting expansion) ถึง 0.3% (Phillip,1991) และ ถ้าวร่วมกับความไม่แนบสนิทของตัวต่อยึดถอดถ่ายถอดกับตัวรากเทียมจำลองแล้ว การขยายตัวของพลาสติกหีนก็มีโอกาสทำให้ตัวรากเทียมจำลองขยับไปจากด้าแหน่งที่ควรจะเป็น ยิ่งตัวรากเทียมที่ใช้มีจำนวนมากเท่าใดความคลาดเคลื่อนรวมที่เกิดขึ้นก็มีมากเท่านั้น ดังนั้น HussainiและWong(1997)จึงปรับปรุงวิธีเทแบบจำลองโดยทำการยึดตัวรากเทียมจำลองแต่ละตัวเข้าด้วยกันด้วยพลาสติกพิมพ์(impression plaster)ซึ่งมีการขยายตัวเชิงเส้นขณะแข็งตัวเพียง 0.06%เท่านั้น(Craig,1993) จากนั้นจึงตัดพลาสติกพิมพ์เหล่านี้แยกจากกันเป็นส่วนๆแล้วทำการยึดแต่ละส่วนใหม่ ด้วยพลาสติกพิมพ์ปริมาณน้อยๆเพื่อลดการขยายตัวขณะแข็งตัว ดังนั้นพลาสติกพิมพ์จึงเสมือนเป็นเฟือก(splint)ยึดตัวรากเทียมจำลองแต่ละตัวไม่ให้ขยับขณะเทแบบจำลอง และป้องกันการขยับตัวของตัวรากเทียมจำลองขณะที่พลาสติกหีนแข็งตัว ด้วยวิธีการนี้เมื่อทำการวัดช่องว่างระหว่างโครงโลหะกับตัวหลักมีค่า 20-36ไมโครเมตร ในขณะที่ใช้วิธีเทแบบจำลองทั่วไปพบว่าช่องว่างที่วัดได้มีค่า 82-139ไมโครเมตร จะเห็นได้ว่าทั้งขั้นตอนการพิมพ์รากเทียมและการสร้างแบบจำลอง

สามารถก่อให้เกิดความคลาดเคลื่อนในการถ่ายถอดตำแหน่งตัวรากเทียมได้ค่อนข้างสูง ดังนั้นจึงพบเสมอว่าโครงโลหะที่ประดิษฐ์ให้แนบกับตัวรากเทียมจำลองในห้องปฏิบัติการกลับไม่แนบสนิทกับตัวรากเทียมในช่องปากได้ อันเนื่องมาจากการที่ทันตแพทย์และช่างทันตกรรมขาดความระมัดระวังและละเลยสิ่งเล็กๆน้อยๆเหล่านี้

ถึงแม้ว่าจะได้แบบจำลองที่มีความเที่ยงตรงสูงก็ตาม แต่พบว่ายังมีขั้นตอนอื่นที่อาจก่อให้เกิดความคลาดเคลื่อนของความแนบสนิทได้ ซึ่งได้แก่ ขั้นตอนการประดิษฐ์กระสวยซี่ฝัง หรือกระสวยเรซิน เนื่องจากทั้งซี่ฝังและอะคริลิกระซินมีการเปลี่ยนรูปร่างหลังการแข็งตัว โดยซี่ฝังที่ใช้สร้างแบบ(inlay casting wax)มีการขยายตัวเชิงเส้นถึง 0.7% เมื่ออุณหภูมิเพิ่มขึ้น 20 องศาเซลเซียส หรือมีการหดตัว 0.35%เมื่อเย็นตัวจากอุณหภูมิ 37 องศา ไปสู่ 25 องศาเซลเซียส ส่วนอะคริลิกระซินมีการหดตัวเชิงเส้นภายหลังการบ่มตัว 0.6%(Phillip,1991) และด้วยเหตุผลที่ว่าที่กระสวยเรซินมีความแข็งแรงและสามารถนำไปทดสอบความแนบสนิทกับตัวรากเทียมในช่องปากได้(Rasmussen,1997;Henry,1987)จึงเป็นวิธีที่ได้รับความนิยม อย่างไรก็ตามกระสวยเรซินที่ประดิษฐ์ขึ้นจะต้องมีความหนาเพียงพอที่จะไม่เกิดการบิดงอในขณะที่ทดสอบความแนบสนิทในช่องปาก รวมทั้งการบ่มเรซินควรทำในหม้ออัดความดันและทิ้งช่วงเวลาในการเกิดปฏิกิริยาโพลิเมอไรเซชันอย่างสมบูรณ์อย่างน้อย 12 ชม. ก่อนจะนำไปทดสอบในช่องปาก(Goll,1991) Nessและคณะ(1992)ได้ทดสอบเกี่ยวกับการบิดเบี้ยวของอะคริลิกระซินที่ใช้ประดิษฐ์กระสวยเรซิน 3 ชนิด ซึ่งได้แก่ Relate acrylic resin(Parkell,Farmingdale ,NY) GC pattern resin(GC Int Corp,Scottsdale,Ariz.) และDuralay, Lotite242(Lottite Corp, Cleveland,Ohio.) พบว่าอะคริลิกระซินทั้ง 3 ตัวมีการบิดเบี้ยวต่างกันอย่างน้อยสำคัญ และไม่มียอะคริลิกระซินตัวใดเลยที่มีความเที่ยงตรงในการรักษาตำแหน่งตัวหลักต่อขอดได้อย่างสมบูรณ์โดยไม่เกิดการบิดเบี้ยว ยิ่งกระสวยเรซินมีขนาดใหญ่เท่าใด แรงเค้นสะสมที่ตกค้างในตัวเรซินก็จะมีมากตามเท่านั้น เมื่อนำกระสวยเรซินออกจากแบบจำลอง จะเกิดการบิดเบี้ยวเนื่องจากการปลดปล่อยแรงเค้นสะสมออกมา ถ้าร่วมกับตัวหลักต่อขอดไม่แนบสนิทพอดีกับตัวหลักจำลองในแบบจำลอง ก็จะเกิดการขยับของตัวหลักต่อขอดในขณะที่อะคริลิกระซินเกิดการหดตัวซึ่งการบิดเบี้ยวเกิดได้ทั้ง 3 มิติ โดยที่การบิดเบี้ยวในแนวระนาบมีค่าถึง 37 ไมโครเมตร ในขณะที่การบิดตัวของส่วนท้ายกระสวยเรซินอาจมีค่า 9.6 ไมโครเมตร ดังนั้นจึงควรพิสูจน์ความเที่ยงตรงของกระสวยเรซินโดยนำไปทดสอบความแนบสนิทกับตัวหลักในช่องปากอีกครั้ง ถ้าพบที่เกิดความไม่แนบสนิทสามารถแก้ไขได้ 3 วิธี(Goll,1991)ดังต่อไปนี้

1. ทำการพิมพ์ปากเพื่อบันทึกตำแหน่งตัวรากเทียมใหม่
2. ทำการตัดกระสวนเรซินบริเวณรอยต่อระหว่างตัวหลักต่อยอดที่ไม่แนบสนิทออกเป็น ส่วนๆ แล้วยึดแต่ละส่วนใหม่ด้วยอะคริลิกเรซินปริมาณน้อยๆ จากนั้นเทแบบจำลองใหม่เฉพาะ ตำแหน่งที่ตัวรากเทียมจำลองมีกลาดเคลื่อน
3. ทำเช่นเดียวกับข้อ 2 แต่จะยึดตัวหลักต่อยอดด้วยตัวหลักจำลองใหม่ทั้งหมด แล้วเทแบบจำลองทั้งชิ้นใหม่

จะเห็นได้ว่าแทบทุกขั้นตอนที่กล่าวมา การขาดความแม่นยำหรือความแนบสนิทพอดีของ ส่วนประกอบต่างๆ ของรากเทียม กับ ตัวรากเทียมและตัวรากเทียมจำลอง ซึ่งได้แก่ ตัวต่อยอด ถ่ายทอดกับตัวรากเทียม ตัวต่อยอดถ่ายทอดกับตัวรากเทียมจำลอง ตัวหลักกับตัวรากเทียม จำลอง ตัวหลักกับตัวรากเทียม จะเป็นตัวเสริมให้ความคิดพลาดในขั้นตอนต่างๆ เหล่านี้เพิ่มขึ้นด้วย อย่างไรก็ตามยังมีอีกขั้นตอนหนึ่งที่มีอิทธิพลอย่างยิ่งต่อการบิดเบี้ยวของ โครงโลหะคือ ขั้นตอนการการหล่อโลหะ ซึ่งTanและคณะ(1993)ได้กล่าวถึงปัจจัยที่มีผลต่อการบิดเบี้ยวของ โครงโลหะในขั้นตอนนี้คือ

1. กระบวนการทำเข้า(investing procedure)ซึ่งประกอบด้วย การขยายตัวขณะแข็งตัว การขยายตัวเหตุความร้อน(thermal expansion)ของวัสดุทำเข้า และข้อจำกัดของตัวแหวน เพื่อหล่อ(casting ring)
 2. การหดตัวของโลหะหล่อ(casting shrinkage)
 3. การบิดงอของ โครงโลหะเนื่องจากการปลดปล่อยความเค้น ในขณะที่ทำการตัดแกนค้ำ รุเท และการจัดเรียงโครงโลหะ
- ซึ่งการหดตัวเชิงเส้น(linear shrinkage)ของ โลหะทองผสมมีค่า 1.25-1.7% ในขณะที่ โลหะผสม(base metal)มีค่า 2.5%(Craig,1989) ดังนั้นการเลือกใช้วัสดุทำเข้าที่เหมาะสมกับ ชนิดของโลหะ(Hobo,1990) การเลือกตำแหน่งการติดตั้งแกนค้ำรุเทที่เหมาะสม(Taylorและ Bergman,1990) และการออกแบบแกนค้ำรุเทที่ถูกต้อง(Binon,1994) จะมีผลอย่างมากต่อความเที่ยงตรงของ โครงโลหะที่หล่อได้

Bruce(1964)Fusayamaและคณะ(1994)เชื่อว่าการหล่อโลหะของสะพานฟันชิ้นเดียว จะทำให้เกิดความแนบสนิทกับฟันหลักมากกว่าการบัดกรีแต่ละส่วนของสะพานฟันเข้าด้วยกัน แต่ Ziebertและคณะ(1986)ได้ประเมินโครงโลหะของสะพานฟันที่มีซี่ฟันปลอมจำนวน 2ซี่ และมี ส่วนยึด(retainer) 3ซี่ ซึ่งได้จากการหล่อโลหะชิ้นเดียว พบว่าขอบของครอบฟันไม่แนบสนิทกับ ฟันหลักมีค่าเฉลี่ยถึง 105ไมโครเมตร ในขณะที่โครงโลหะที่ได้จากการหล่อโลหะเป็นส่วนๆ

แล้วนำมาบดกรีกันภายหลังจะมีช่องว่างบริเวณขอบเพียง 68 ไมโครเมตร ส่วนSchifflegerและคณะ(1995)พบว่าการใช้สะพานฟันชนิดเดียวกับที่ใช้ในการทดลองของ Ziebertและคณะ(1986) ให้เข้าที่นั้น ถ้าหากตัดโครงโลหะที่หล่อขึ้นเดี่ยวยอกเป็นส่วนๆแล้วนำไปสวมกับฟันหลัก จะสามารถลดความคลาดเคลื่อนได้ 129 ไมโครเมตร

ในการประดิษฐ์โครงโลหะของฟันปลอมที่รองรับด้วยรากเทียมหลายๆตัว ก็มีพื้นฐานมาจากการหล่อโครงโลหะของสะพานฟัน โดยที่โครงโลหะนี้จะถูกหล่อออกมาเป็นส่วนๆด้วยโลหะทองผสมชนิดที่IIIแล้วนำมาบดกรีกันภายหลัง(LanquistและCarlsson,1983;Adellและคณะ,1981) ต่อมา Leungและคณะ(1982)ได้ปรับปรุงวิธีการนี้โดยใช้โลหะผสมเงิน-พาลาเดียม (silver-palladium alloy)แทนโลหะทองผสมและหล่อโครงโลหะขึ้นเดี่ยวยอกว่า ช่องว่างระหว่างโครงโลหะกับตัวหลักมีเพียง 30 ไมโครเมตร ซึ่งWhite(1991)กล่าวถึงการหล่อโครงโลหะขึ้นเดี่ยวยกแบบShiffieldสามารถทำให้เกิดความแนบสนิทกับตัวหลักโดยไม่ต้องหล่อโครงโลหะเป็นส่วนๆแล้วนำมาบดกรีกันภายหลัง และยังมีข้อดีกว่าในแง่ที่สามารถคงคุณสมบัติความแข็งแรงของโลหะ(work hardening properties)เอาไว้ได้ รวมทั้งใช้เวลาในห้องปฏิบัติการน้อยกว่า ในขณะที่โครงโลหะที่ได้จากการบดกรีกันขึ้นส่วน 2-3ชิ้นเข้าด้วยกันจะมีการเปลี่ยนแปลงคุณสมบัตินี้และไม่สามารถทำการปรับปรุงคุณสมบัติด้วยความร้อน(heat treatment)ได้ นอกจากนี้โครงโลหะอาจมีโอกาสดเกิดการเปลี่ยนรูป ถ้าชิ้นส่วนของโครงโลหะที่นำมาบดกรีกันมีขนาดใหญ่เกินกว่าวัสดุทำเบ้าจะสามารถต้านทานการหดตัวของโลหะในขณะที่เย็นตัวได้ ในทางตรงข้าม KlinebergและMurray(1985)กลับมีความคิดเห็นว่า การหล่อโครงโลหะขึ้นเดี่ยวยกซึ่งมีขนาดใหญ่จะมีโอกาสดเกิดการบิดเบี้ยวของโครงโลหะได้สูงกว่า จึงได้แนะนำให้หล่อโครงโลหะเป็นส่วนๆแล้วนำมาเชื่อมกันภายหลังโดยใช้กรรมวิธีภายในช่องปาก(intraoral index)เป็นตัวช่วย ซึ่งTanและคณะ(1993)ก็พบเช่นเดียวกันว่าโครงโลหะลักษณะ ราว(bar)ที่ได้จากการหล่อโลหะขึ้นเดี่ยวยกไม่มีความแนบสนิทพอดีกับตัวหลักทั้งหมด เมื่อทำการทดสอบด้วยวิธี“one screw test”โครงโลหะด้านตรงข้ามกับบริเวณที่กดจะมีการยกตัวจากตัวหลัก 8.26 ไมโครเมตร และการออกแบบภาคตัดโครงโลหะที่ต่างกันคือ ออกแบบรูปทรงคล้ายอักษร “L” เปรียบเทียบกับแบบอักษร “B” มิได้ช่วยให้ความแนบสนิทของโครงโลหะ ดีขึ้นอย่างมีนัยสำคัญ ส่วน Jemt และ Linden (1992)พบว่าโครงโลหะที่ได้จากการกลึงโลหะไททาเนียมเป็นส่วนๆแล้วนำมาหลอมเชื่อมด้วยการใช้เลเซอร์(machined and laser-welded titanium framework)จะมีความแนบสนิทกับตัวหลักมากกว่าโครงโลหะที่ได้จากการหล่อโลหะขึ้นเดี่ยวยกอย่างมีนัยสำคัญ ซึ่งการทดลองของJemt (1995)และRiddyและคณะ(1997)ก็ให้ผลคล้ายคลึงกัน และช่องว่างระหว่างตัวหลักกับโครง

โลหะที่ได้จากวิธีการนี้มีค่าน้อยกว่า 25 ไมโครเมตร(Riedyและคณะ, 1997) ดังนั้นจึงพอจะสรุปแนวทางการประดิษฐ์โครงโลหะของฟันปลอมที่รองรับด้วยรากเทียมเป็นข้อๆดังนี้

- 1.หล่อโครงโลหะเป็นชิ้นเดียว(Alberktssonและคณะ,1986;Henry,1997;Loos,1986)
- 2.หล่อโครงโลหะเป็นส่วนๆแล้วนำมาบัดกรี หรือหลอมเชื่อมกัน(KlinebergและMurray, 1985;LundquistและCarlsson,1983)
- 3.หล่อโครงโลหะเป็นชิ้นเดียว แต่ถ้าโครงโลหะไม่แนบสนิทกับตัวหลักจึงทำการตัดแล้วนำมาบัดกรีใหม่(Branemarkและคณะ,1985;Loos,1986;Worthington,Bolender และTaylor,1987)

นอกจากนี้ยังมีวิธีการที่แตกต่างออกไป เช่นทำการยึดตัวหลักต่อยอดกับโครงโลหะในช่องปากด้วยเรซิน(Parel,1989;McCartney,1991) หรือด้วยซีเมนต์(Seller,1989) หรือด้วยการบัดกรี(McCartneyและDoud,1993) หรือด้วยวิธีซิลิโคตเตอร์(silicoater)(Aparicio,1994) หรือใช้ระบบpreci-disc(UludamและLeung,1996) โดยวิธีการเหล่านี้มีวัตถุประสงค์เพื่อจะลดเขยการบิดเบี้ยวของโครงโลหะ และทำให้โครงโลหะแนบกับตัวหลักมากที่สุด ซึ่งจนถึงขณะนี้ยังไม่สามารถสรุปได้ว่าวิธีการใดดีที่สุด

จะเห็นได้ว่าแทบทุกขั้นตอนของการประดิษฐ์ฟันปลอมที่รองรับด้วยรากเทียมทั้งในคลินิกและห้องปฏิบัติการ มีโอกาสเกิดความคลาดเคลื่อนของความแนบสนิทของฟันปลอมได้ ถึงแม้ว่าได้มีการค้นคว้าหาวิธีการต่างๆดังที่กล่าวมาเพื่อกำจัดความคลาดเคลื่อน แต่วิธีการเหล่านี้ดูเหมือนเป็นการแก้ไขที่ปลายเหตุ เพราะว่าทราบใดก็ตามที่ยังไม่สามารถทำให้ความแนบสนิทของตัวหลักกับตัวรากเทียมในช่องปากเท่ากับที่ตัวหลักแนบสนิทกับตัวรากเทียมจำลองในแบบจำลองก่อนการประดิษฐ์โครงโลหะแล้ว ก็จะไม่สามารถทำให้โครงโลหะเกิดความแนบสนิทในช่องปากได้ ดังนั้นจึงควรที่จะมีความรู้เกี่ยวกับ การยึดติดระหว่างตัวหลักกับตัวรากเทียมด้วยสกรู และปัจจัยที่มีผลต่อความแนบสนิทและความเสถียรระหว่างตัวหลักกับตัวรากเทียมที่ใช้การยึดติดแบบสลักเกลียว รวมทั้งกลไกการกระจายแรงในฟันปลอมที่รองรับด้วยรากเทียม เพื่อให้สามารถทราบสาเหตุที่ทำให้เกิดความคลาดเคลื่อนของความแนบสนิท และทำการการแก้ไขให้ได้มากที่สุดดังจะได้อธิบายต่อไป

กลไกการยึดติดระหว่างตัวหลักกับตัวรากเทียมด้วยสกรู

สกรู หรือ หมุดเกลียว และ สลักเกลียว(bolt)มักจะถูกใช้เป็นตัวยึดประเภทกึ่งถาวรเพื่อยึดชิ้นส่วนต่างๆให้ติดกัน โดยที่สกรูหมายถึง เหล็กรูปทรงกระบอกที่ปลายข้างหนึ่งมีหัวเป็นรูปต่างๆส่วนอีกปลายหนึ่งเป็นเกลียว ใช้สำหรับยึดชิ้นส่วนให้ติดกันโดยไม่ต้องใช้เป็นเกลียว(nut) ในขณะที่สลักเกลียวหมายถึง เหล็กรูปทรงกระบอกที่ปลายหนึ่งมีหัวเป็นรูปต่างๆ อีกปลายหนึ่งเป็นเกลียวใช้สอดผ่านตลอดรูกลวงของชิ้นส่วนที่ต้องการจะยึดให้ติดกัน โดยมีเป็นเกลียวขันเข้าทางปลายที่เป็นเกลียว(กิติ อินทรานนท์,2539) และเมื่อนำมาใช้ในทางทันตกรรมรากเทียมแล้ว สกรูของตัวหลักจะใช้ยึดฟันปลอม หรือ ตัวหลักให้ติดกับตัวรากเทียม(Carr, Brunskill และ Hurley,1996) ด้วยวิธีการนี้ สกรูจึงทำหน้าที่เสมือนเป็นส่วนหนึ่งของระบบ ซึ่งมักเรียกการยึดติดแบบนี้ว่า การยึดติดแบบสลักเกลียว(bolt joint) โดยที่สกรูของตัวหลักจะผ่านรูเรียบตรงกลางตัวหลักเพื่อให้เกลียวที่อยู่ปลายสกรูขันเข้ากับเกลียวด้านในของตัวรากเทียม และส่วนหัวของสกรูกดตัวหลักให้แนบกับตัวรากเทียม เป็นการทำหน้าที่ยึดตัวหลักให้ติดกับตัวรากเทียมซึ่งการยึดติดแบบนี้มีข้อดีกว่าการยึดติดแบบถาวรคือ สามารถที่จะคลายสกรูออกเพื่อประเมินสภาพของฟันปลอม ตัวหลัก ตัวรากเทียม เพื่อการบำรุงรักษา การเปลี่ยนชิ้นส่วน และการซ่อมแซม(Binon,1994)

ในช่วงแรกๆของการขันสกรูเพื่อยึดตัวหลักเข้ากับตัวรากเทียม จะไม่เกิดความต้านทานจนกว่า ด้านใต้ของหัวสกรู(screw face) ตัวหลัก และตัวรากเทียมมาสัมผัสกัน เมื่อถึงจุดนี้การขันสกรูเพิ่มจะทำให้สกรูยึดตัวออก ก่อให้เกิดการดึง(tension)ในตัวสกรูหรือเรียกว่า ภาระกระทำก่อน(preload)ซึ่งจะเกิดขึ้นตั้งแต่ส่วนหัวของสกรู ไปจนถึงเกลียวของสกรู(Jorneus, Jemt, และ Carlson,1992) และจากคุณสมบัติการคืนตัวเนื่องจากความยืดหยุ่นของตัวสกรู(elastic recovery) ทำให้ส่วนต่างๆของตัวหลักกดคั่นกับตัวรากเทียม(Sakaguchi และ Borgersen,1995) ก่อให้เกิดแรงเสียดทานระหว่าง เกลียวของสกรู กับเกลียวด้านในของตัวรากเทียม ผิวด้านใต้หัวสกรูกับตัวหลัก และผิวด้านล่างของตัวหลักกับส่วนบนของตัวรากเทียม (Burguette และคณะ,1994; Dixon และคณะ,1995) ทำให้เกิดความเสถียรของการยึดติด ยิ่งภาระกระทำก่อนมากเท่าใด ความแนบสนิทระหว่างตัวหลักกับตัวรากเทียมก็มีมากเท่านั้น เป็นการเพิ่มอายุความล้า(fatigue life)ของสกรู(Burguette และคณะ,1994)และป้องกันการหลวมของสกรูได้ อย่างไรก็ตามถ้าแรงทั้งหมดที่กระทำต่อสกรูซึ่งได้แก่ ภาระกระทำก่อน และแรงจากภายนอก(เช่น แรงบดเคี้ยว) มีค่ามากกว่าจุดคราก(yield point)ของสกรูแล้ว ความทนทานต่อความล้า(fatigue performance)ของสกรูจะลดลงอย่างรวดเร็ว การยึดติดจะขาดความเสถียรและสกรูจะหลวมในที่สุด ซึ่ง

สอดคล้องกับความสัมพันธ์ของภาระกระทำก่อน กับ อายุความถ้ำของสกรูในทางทันตกรรม รากเทียมที่อธิบายโดย Patterson และ John (1992) ดังนั้นเพื่อให้เข้าใจการยึดติดของตัวหลักกับ ตัวรากเทียมได้ดียิ่งขึ้น จึงจะอธิบายการวิเคราะห์แรงเมื่อทำการขันสกรูเข้ากับแป้นเกลียว เป็น 2 ขั้นตอนดังนี้

1. การวิเคราะห์แรงขณะที่เกลียวของสกรูหมุนเข้ากับแป้นเกลียว

2. การวิเคราะห์แรงขณะเกิดภาวะการยึดแบบสลักเกลียว

ก่อนอื่นจะขออธิบายความหมายของคำศัพท์ที่เกี่ยวข้องกับสกรู คือ

- พิตช์ (pitch) เป็นระยะห่างระหว่างเกลียวที่อยู่ติดกัน ซึ่งวัดตามแนวแกนสกรู
- เส้นผ่าศูนย์กลางใหญ่ (the major diameter, d) เป็นเส้นผ่าศูนย์กลางใหญ่ที่สุดของ เกลียว
- เส้นผ่าศูนย์กลางเล็ก (the minor diameter, d_1 or d_2) เป็นเส้นผ่าศูนย์กลางเล็กที่สุดของ เกลียว
- เส้นผ่าศูนย์กลางเฉลี่ย (the mean diameter, d_m) เป็นเส้นผ่าศูนย์กลางที่เฉลี่ยระหว่าง เส้นผ่าศูนย์กลางใหญ่ที่สุดกับเล็กที่สุดของเกลียว
- ลีด (lead, l) เป็นระยะที่เป็นเกลียวเคลื่อนที่ขนานกับแนวแกนสกรู เมื่อแป้นเกลียว เคลื่อนที่ 1 รอบ ลีดจะมีค่าเท่ากับพิตช์

1. การวิเคราะห์แรงขณะที่เกลียวของสกรูหมุนเข้ากับเกลียวของแป้นเกลียว

Cremer (1976) ได้อธิบายว่า ขณะที่เกลียวของสกรูหมุนเข้ากับเกลียวของแป้นเกลียว ถ้ามี ภาระงาน (load) มากระทำตรงจุดกึ่งกลางของเกลียวใดเกลียวหนึ่ง และต้องการยกภาระงานนี้ขึ้น โดยการหมุนเกลียว รอบ สามารถวิเคราะห์แรงของสกรูได้โดยการยึดเกลียวที่เคลื่อนที่ 1 รอบนี้ ให้อยู่ในระนาบเดียว ซึ่งจะได้ลักษณะระนาบเอียง ดังรูปที่ 3 โดยที่ความสูงของระนาบเอียง เทียบเท่ากับลีด ส่วนชันของระนาบเอียงเทียบเท่ากับเส้นเกลียว และฐานของระนาบเอียงเทียบ เท่ากับเส้นรอบวงเฉลี่ยของเกลียว (คำนวณจากเส้นผ่าศูนย์กลางเฉลี่ย)

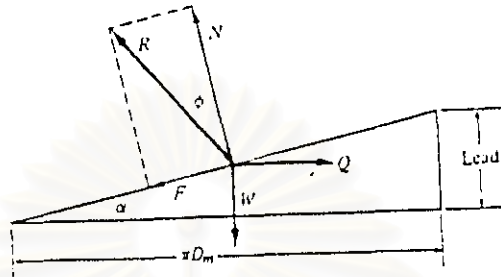
การที่จะสามารถยกภาระงานขึ้นได้ จะต้องเอาชนะความเสียดทานที่เกิดขึ้นระหว่างเกลียว ของสกรูกับเกลียวของแป้นเกลียว ดังนั้นแรงที่ต้องให้กับสกรูจะต้องมากกว่าแรงบิดเสียดทาน (resistance torque, T_r) ของเกลียวสกรูซึ่งมีค่าดังนี้

$$T_r = \frac{WD_m}{2} (\tan\alpha + f)$$

สมการที่ 1 (Cremer, 1976)

$$2(1 + f \tan\alpha)$$

เมื่อ ค่า $f = \tan \phi = F/N$, $\tan \alpha = \text{lead}/\pi D_m$
 และ $W =$ ผลรวมของแรงทั้งหมดในแนวตั้ง $= R \sin(\alpha + \phi)$



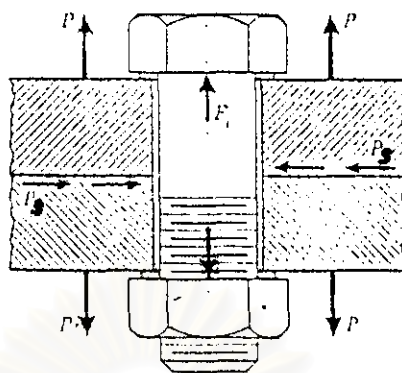
รูปที่ 3 แสดงการวิเคราะห์แรงของสกรู(เมื่อยกภาระงานขึ้น)

ที่มา: Creamer, R.H. Machin design. 2nd ed. (Massachusetts: Addison-Wesley publishing company, 1976) ,p.278.

เมื่อพิจารณาสมการ 1 จะเห็นได้ว่าความเสียดทานที่เกิดขึ้นระหว่างเกลียวของสกรูกับเป็นเกลียว ซึ่งขึ้นกับสัมประสิทธิ์แรงเสียดทานของโลหะที่ทำสกรูและเป็นเกลียว ลักษณะทางเรขาคณิตของเกลียวเช่น เส้นผ่าศูนย์กลางของสกรู มุมลัดของเกลียว มีผลอย่างมากต่อปริมาณของแรงที่ต้องให้แก่สกรูเพื่อเอาชนะแรงบิดเสียดทานของเกลียว ดังนั้นถ้าต้องการการได้เปรียบเชิงกลในการขันสกรูหรือให้เกิดการยึดติดที่เสถียร ต้องเลือกสกรูที่ออกแบบให้เหมาะสมกับชนิดของงานด้วย

2.การวิเคราะห์แรงในขณะเกิดภาวะการยึดแบบสลักเกลียว

การยึดแบบสลักเกลียวมีลักษณะดังรูปที่ 4 เนื่องจากการยึดแบบนี้จะมีช่องว่างระหว่างสกรูกับรูของชิ้นงานที่ต้องการยึด ดังนั้นการกระจายแรงที่เกิดขึ้นกับชิ้นงานและสลักเกลียวจึงเป็นสิ่งที่คาดคะเนได้ยาก ขึ้นกับความเที่ยงตรงของการผลิตชิ้นงานและสกรู แต่ในการวิเคราะห์นี้จะสมมุติให้มีการกระจายแรงที่สม่ำเสมอต่อชิ้นงาน (กิติ อินทรานนท์, 2539)



รูปที่ 4 แสดงการยึดแบบสลักเกลียว

ที่มา: Joseph, E.S. Mechanical engineering design, 1st ed. (New York: Macgraw-Hill book company, 1986), p 301.

Joseph(1986)อธิบายว่า เมื่อทำการขันสกรูเพื่อยึดชิ้นงานเข้าด้วยกันจะเกิดภาวะกระทำก่อนในตัวสกรู และจากผลของภาวะกระทำก่อนนี้จะทำให้ชิ้นงานนั้นเกิดการกดกันซึ่งกันและกัน และยังทำให้เกิดแรงเสียดทานระหว่างชิ้นงานที่ยึดกัน จึงสามารถต้านทานต่อแรงดึงจากภายนอกและแรงเฉือนที่เกิดขึ้น(P)ได้

จากการที่มีแรงดึงในสลักเกลียว ตัวสกรูจึงทำตัวเสมือนเป็นสปริงซึ่งมีค่าคงที่ของสปริงดังนี้

$$K = F/\delta$$

เมื่อ F = แรงที่มีในตัวสกรู

δ = การเปลี่ยนรูป = FL/AE

ดังนั้น $K = AE/L$

A = พื้นที่ตามเส้นผ่าศูนย์กลางใหญ่ของสกรู

E = โมดูลัสยืดหยุ่น

L = ความหนาของชิ้นงานทั้งหมดที่ถูกยึดเข้าด้วยกัน

ซึ่งค่าคงที่ของสปริงจะนำมาใช้คำนวณ ภาระงานดึงของสลักเกลียว (tension-load bolt connection)

เมื่อมีแรงจากภายนอกมากระทำต่อชิ้นงาน จะเกิดการเปลี่ยนรูปของสลักเกลียวและชิ้นงานที่ถูกยึด โดยสลักเกลียวจะมีความตึงตัวและยาวขึ้น ดังสมการ

$$\Delta\delta = P_b / K_b$$

และชิ้นงานที่ถูกยึดกันจะมีการกดคั่นลดลงดังสมการ

$$\Delta\delta = P_m / K_m$$

เมื่อกำหนดให้ P = แรงภายนอกทั้งหมดที่กระทำต่อชิ้นงานที่ยึดกัน

F_i = การกระทำก่อนในสลักเกลียวอันเนื่องมาจากการขันสกรู และเป็นค่าที่มีมาก่อนที่ P จะมากระทำ

P_b = ส่วนหนึ่งของ P ที่กระทำต่อสลักเกลียว

P_m = ส่วนหนึ่งของ P ที่กระทำต่อชิ้นงานที่ยึดกัน

F_b = ผลลัพธ์ของแรงที่มีต่อสลักเกลียว

F_m = ผลลัพธ์ของแรงที่มีต่อชิ้นงานที่ยึดกัน

ถ้าหากชิ้นงานที่ถูกแรง P มากระทำ ไม่ได้แยกออกจากกัน การเปลี่ยนรูปที่เพิ่มขึ้นของสลักเกลียวต้องเท่ากับ การเปลี่ยนรูปที่ลดลงของชิ้นงานที่ยึดกัน ดังนั้น

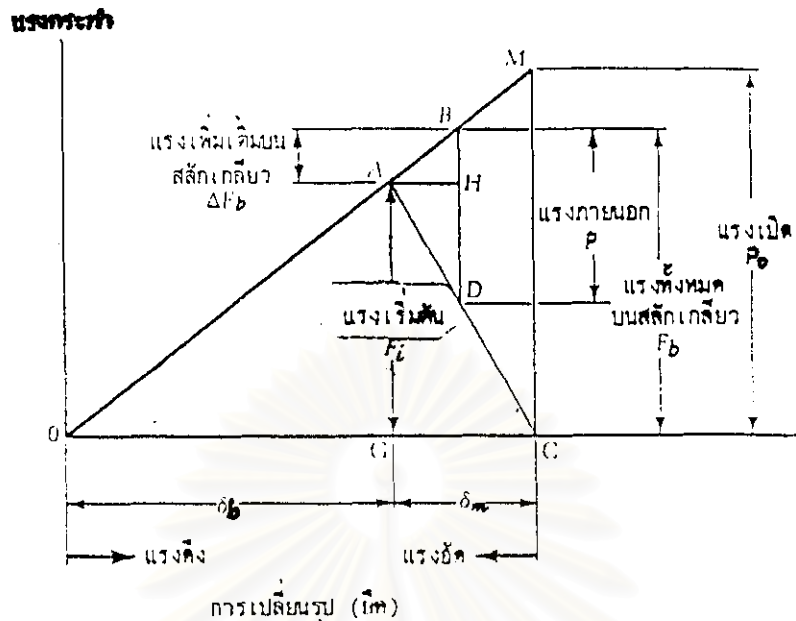
$$P_b / K_b = P_m / K_m \quad \text{และ} \quad P = P_b + P_m$$

$$\text{จะได้ว่า } P_b = \frac{K_b P}{K_b + K_m}$$

$$\text{ดังนั้น ผลลัพธ์ของแรงที่มีต่อสลักเกลียว } F_b = P_b + F_i = \frac{K_b P}{K_b + K_m} + F_i \quad \text{สมการ 2}$$

$$\text{ผลลัพธ์ของแรงที่มีต่อชิ้นงานที่ยึดกัน } F_m = \frac{K_m P}{K_b + K_m} - F_i \quad \text{สมการ 3}$$

แสดงว่าเมื่อมีแรงภายนอกมากระทำต่อสลักเกลียว จะทำให้สลักเกลียวได้รับแรงเพิ่มขึ้น นอกเหนือจากการกระทำก่อน ดังสมการ 2 ในขณะที่ชิ้นงานได้รับแรงลดลง อย่างไรก็ตาม ภาวะเช่นนี้จะดำเนินต่อไปเรื่อยๆ จนถึงจุดที่แรงภายนอกเกือบทำให้ชิ้นงานแยกออกจากกัน เมื่อชิ้นงานแยกออกจากกันแรงจากภายนอกทั้งหมดจะกระทำต่อสลักเกลียวอย่างเดียว ซึ่งสามารถอธิบายเหตุการณ์นี้ด้วย แผนภาพการวิเคราะห์ความหยุ่นของรอยต่อที่ใช้สลักเกลียว (กิติอินทรานนท์, 2539) ดังแสดงในรูปที่ 5



รูปที่ 5 แสดงการวิเคราะห์ความหยุ่นตัวของรอยต่อที่ใช้สลักเกลียว
 ที่มา: กิตติ อินทรานนท์, การออกแบบชิ้นส่วนเครื่องกลสำหรับช่างอุตสาหกรรม (หน่วย
 SI) (กรุงเทพฯ: สำนักพิมพ์ยูไนเต็ดบุ๊กส์), หน้า 96.

จากรูปที่ 5 เมื่อมีแรงภายนอก (P) มากระทำต่อรอยต่อสลักเกลียวจะยืดออกทำให้ δ_b เพิ่มขึ้นแต่ทำให้ δ_m ยุบตัวลดลง การเพิ่มขึ้นและลดลงของการเปลี่ยนรูปนี้จะมีระยะการยืดตัวเท่ากัน ดังนั้นถ้า P เพิ่มขึ้นเรื่อยๆ การยุบตัวของชิ้นงานเนื่องจากการอัดตัวของสลักเกลียวและแป้นเกลียวจะลดลงเรื่อยๆ จนถึงจุด M ซึ่งค่า P สูงมากจนกระทั่งไม่มีการอัดตัวของรอยต่ออีกต่อไป ค่า P ที่จุดนี้เรียกว่า แรงเปิด (opening load) $= P_o$.

จะเห็นได้ว่า แรงทั้งหมดที่กระทำต่อรอยต่อนั้นบางส่วนเป็นแรงจากภายนอก (P) บางส่วนเป็นแรงจากภายใน (F_i) ถ้านำมาวิเคราะห์ถึงการไหลของสกรูของตัวหลักภายหลังจากที่ผู้ป้อนใช้ฟันปลอมไประยะหนึ่ง ก็คงเนื่องมาจากสาเหตุที่แรงภายนอกซึ่งได้แก่แรงบดเคี้ยว (P) เมื่อรวมกับแรงภายใน (F_i) มีค่ามากพอที่จะเป็นแรงเปิด ทำให้ตัวหลักขยับจากตัวรากเทียม หรืออาจกล่าวได้ว่า แรงภายนอกรวมกับภาระกระทำก่อนมีค่ามากกว่าจุดครากของสกรู ทำให้คุณสมบัติการคืนตัวเนื่องจากความยืดหยุ่นของสกรูหมดไป เกิดการเปลี่ยนรูปแบบพลาสติก (plastic deformation) การยึดติดแบบสลักเกลียวก็จะหมดไป (Burguete และคณะ, 1994)

จากความรู้เรื่องการยึดติดด้วยสลักเกลียวนี้ สามารถนำมาวิเคราะห์แรงที่เกิดขึ้นในตัวสกรู เมื่อมีแรงจากภายนอกมากระทำต่อตัวหลักที่ยึดติดกับตัวรากเทียมดังต่อไปนี้

เมื่อทำการขันสกรูจนเกิดการยึดติดระหว่างตัวหลักกับตัวรากเทียมแบบตึงแน่น (snug type) ทุกๆ ส่วนที่มาสัมผัสกันจะแนบสนิทกัน สกรูหรือสลักเกลียวจะมีความสามารถต้านทานแรงจากภายนอกที่พยายามทำให้ส่วนประกอบที่ยึดกันแยกจากกัน ดังนั้นเมื่อมีแรงบิด (torque) มากระทำต่อสกรู จะเกิดการต้านทานต่อแรงนี้ด้วยภาระกระทำก่อนของสกรูและแรงกดดันที่ทำให้ตัวหลักยึดกับตัวรากเทียม รวมทั้งต่อต้านโดยแรงเสียดทานที่อยู่ใต้หัวของสกรูและในเกลียวสกรู (Burguete และคณะ, 1994) ก่อให้เกิดแรงบิดโต้ตอบ (reactive torque) ในส่วนใต้หัวสกรู (H) และในส่วนเกลียวที่ยึดกัน (R) (Burguete และคณะ, 1994) สามารถเขียนสมการความสัมพันธ์ได้ดังนี้

$$R = T - H$$

สมการ 4

เมื่อ T = แรงบิดภายนอกที่มากระทำ

แต่เนื่องจาก อัตราส่วนของ R และ H มีความแปรปรวนจากหลายๆ ปัจจัย ดังนั้นจึงเป็นการยากที่จะคำนวณหาแรงบิดที่ต้องใช้เพื่อก่อให้เกิดภาระกระทำก่อนที่มีประสิทธิภาพสูงสุด (optimum preload) อย่างไรก็ตามถ้าหากต้องการให้การยึดติดมีประสิทธิภาพมากที่สุดแล้ว แรงที่ขันสกรูต้องมากกว่าแรงภายนอกที่คาดว่าจะมากระทำต่อระบบในระหว่างการใช้งาน ซึ่งความแข็งแรงของส่วนประกอบต่างๆ ของระบบก็มีส่วนส่งเสริมประสิทธิภาพของการยึดติดด้วย เช่น ความแข็งแรงของโลหะ ลักษณะทางเรขาคณิตของสกรู ตัวหลัก และตัวรากเทียม รวมทั้งต้องเข้าใจเรื่องแรงเสียดทานที่เกิดขึ้นในขบวนการขันสกรูด้วย (Carr และคณะ, 1996)

ดังที่ทราบแล้วว่า ยิ่งภาระกระทำก่อนของสกรูมีมากเท่าใด การยึดติดของรอยต่อก็ยิ่งมีความเสถียรมากขึ้นเท่านั้น (Burguete และคณะ 1994, Binon 1994) แต่ในทางทันตกรรมรากเทียม การให้แรงเพื่อหมุนสกรูของตัวหลักเป็นลักษณะแรงบิด ในขณะที่ภาระกระทำก่อนเป็นแรงดึงที่เกิดภายในตัวสกรู ซึ่ง แรงบิด และ ภาระกระทำก่อนเป็นเพียงสัดส่วนโดยอ้อมซึ่งกันและกัน เนื่องจากยังมีปัจจัยร่วมที่มีผลต่อความสัมพันธ์นี้ เช่น แรงบิดเสียดทานใต้หัวสกรู ดังสมการ 4 ซึ่งความสัมพันธ์ของแรงบิดโต้ตอบที่เกลียวสกรู (R) กับ ภาระกระทำก่อน จะมากน้อยเพียงใด ขึ้นกับอีกหลายๆ ปัจจัยเช่น สัมประสิทธิ์ของแรงเสียดทาน ลักษณะทางเรขาคณิตของเกลียว และคุณสมบัติของวัสดุ แต่ปัจจัยที่มีความสำคัญค่อนข้างมากก็คือ สัมประสิทธิ์ของแรงเสียดทานซึ่งสัมพันธ์กับความแข็งแรงของเกลียว ความเรียบของเกลียว ปริมาณและคุณภาพของการหล่อลื่นของเกลียว และความเร็วในการขันสกรู ถึงแม้ว่าในขั้นตอนการผลิตจะสามารถควบคุมความแข็งแรงของเกลียว และความเรียบของเกลียวได้ ซึ่งพบว่า สัมประสิทธิ์ของแรง

เสียดทานจะเพิ่มขึ้นเมื่อความแข็งผิวและความขรุขระเพิ่มขึ้น แต่เป็นการยากที่จะควบคุมการหล่อลื่นและความเร็วในการขันสกรู แม้ว่าจะมีการใช้เครื่องควบคุมแรงบิดด้วยไฟฟ้า (electronic or power torque controller) เพื่อช่วยควบคุมความเร็วในการขันสกรู แต่พบว่ายังมีข้อจำกัดในการใช้งาน

เกี่ยวกับคุณภาพและสถานะการหล่อลื่นระหว่างเกลียวของตัวรากเทียม กับ เกลียวสกรูของตัวหลัก พบว่าเป็นสิ่งที่คาดเดาได้ยาก นอกจากจะต้องปราศจากการหล่อลื่นโดยสิ้นเชิง ซึ่งหมายความว่า เกลียวของรากเทียมและเกลียวของสกรูต้องแห้งสนิทเมื่อยึดกัน แต่ในทางปฏิบัติเป็นสิ่งที่ทำได้ค่อนข้างยาก เนื่องจากในช่องปากมีน้ำลาย และยังพบอีกว่ายิ่งปริมาณการหล่อลื่นมีมาก สัมประสิทธิ์ของแรงเสียดทานจะลดลง (Burguet และคณะ, 1994) ด้วยข้อจำกัดที่กล่าวมาจึงพบเสมอว่า ภาระกระทำก่อนที่ได้จากการขันสกรูด้วยเครื่องมือขึ้นแน่นทั่วๆ ไปจะมีค่าเพียง 70-80% ของจุดครากของสกรู และต่ำกว่าภาระกระทำก่อนที่สูงสุดที่สกรูสามารถทนได้ (Patterson และ John, 1992) ซึ่ง Haack และคณะ (1995) พบเช่นเดียวกันว่าแรงเค้นที่คำนวณได้จากการขันสกรูของตัวหลักที่ทำจากโลหะทองผสม หรือ ไททานเนียม ด้วยการใช้แรงขันสูงสุดตามที่กำหนดไว้สำหรับโลหะแต่ละชนิดมีค่าน้อยกว่า 60% ของความแรงจุดคราก (yield strength)

Burguet และคณะ (1994) ได้ทำการวิเคราะห์บริเวณจุดโคจุดหนึ่งของปีกเกลียว (flanks) ของสกรู พบว่า แรงเสียดทาน (F) จะสัมพันธ์กับแรงสัมผัส (contact force, N) ดังสมการ

$$F = \mu N \quad \text{สมการ 5}$$

ซึ่งแรงเสียดทานจะเท่ากับ แรงบิด (t) ที่กระทำตามแนวแกนสกรู

$$\text{และถ้า } t = F \cdot r \quad \text{สมการ 6}$$

เมื่อ r เป็นระยะทางจากแนวแกนของสกรูมายังจุดกึ่งกลางที่แรงกระทำ (เท่ากับรัศมีพิทช์ของเกลียว) ดังรูปที่ 6.1

ดังนั้นผลรวมของ t ทุกๆ จุดตลอดเส้นเกลียว หรือ เฮลิค (helix) จะเท่ากับ แรงบิดของเกลียว (R) ในลักษณะเดียวกัน ค่าแรงสัมผัส (N) เมื่อคำนวณให้อยู่ในแนวเดียวกับแนวแกนของสกรู แล้วหาผลรวมตลอดเส้นเกลียว ก็จะได้เป็นค่าของภาระกระทำก่อน ดังนั้น

$$P = \sum N \cos \beta \quad \text{สมการ 7}$$

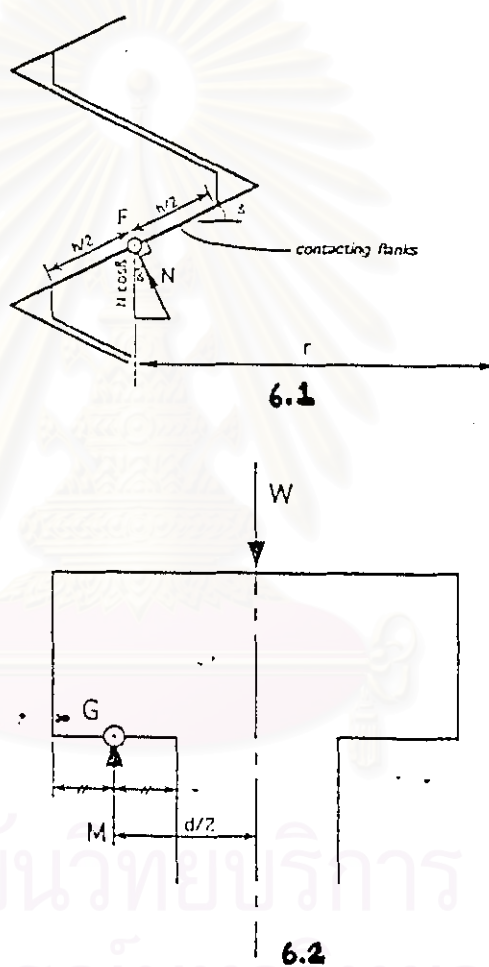
จากสมการ 5, 6 จะได้ $R = \sum (r \cdot \mu N)$ ดังนั้นความสัมพันธ์ระหว่างแรงบิดของเกลียว (R) กับภาระกระทำก่อน (P) คือ

$$P = (\cos \beta) \cdot R$$

สมการ 8

$$r \cdot \mu$$

เมื่อ β เป็นครึ่งของมุมเกลียว, μ คือสัมประสิทธิ์แรงเสียดทาน



สถาบันวิทยบริการ
จุฬาลงกรณ์มหาวิทยาลัย

รูปที่ 6 แสดงแนวแรงที่เกิดขึ้นระหว่างการขันสกรูบริเวณเกลียวสกรู(1)หัวสกรู(2)

ที่มา: Burguette, R.L.; John, R.B.; King, T.; and Patterson, E.A. Tightening characteristics

for screwed joints in osseointegrated dental implants. *J Prosthet Dent* 71 (June

1994), p 594.

จากสมการ 8 เป็นการยืนยันให้เห็นว่าลักษณะทางเรขาคณิต เช่น การเปลี่ยนรัศมีเกลียวสกรู และรูปร่างของสกรู มีผลต่อความสัมพันธ์นี้ ดังนั้นสกรูที่ออกแบบต่างกันจะมีความสัมพันธ์ของภาระกระทำก่อนและแรงบิดที่ต่างกันด้วย อย่างไรก็ตามสมการนี้เป็นเพียงความสัมพันธ์อย่างคร่าวๆ เนื่องจากมีการใช้ค่าคุณสมบัติของวัสดุบางส่วน เช่น สัมประสิทธิ์แรงเสียดทาน(μ) ในสมการเท่านั้น แต่ในความเป็นจริงแล้ว ขณะที่มีความแข็งแรงภายนอกกระทำต่อระบบนั้น เกลียวจะมีการเปลี่ยนรูป ทำให้ค่า r , β ของเกลียวเปลี่ยนไป จะมากขึ้นเท่าใดขึ้นกับค่าโมดูลัสยืดหยุ่น (E) ค่าอัตราส่วนปัวซองของ(poisson ration) และแรงเค้นจุดครากของวัสดุ ซึ่งการเปลี่ยนรูปจะมีทั้งที่เป็นการเปลี่ยนรูปแบบยืดหยุ่น(elastic deformation)ซึ่งเกิดขึ้นทั่วไปและการเปลี่ยนรูปแบบพลาสติกเฉพาะตำแหน่ง เช่น บริเวณรากเกลียว

ส่วนการวิเคราะห์แรงบิดได้หัวสกรู(H)มีลักษณะเช่นเดียวกัน ดังรูป 6.2 ดังนั้นแรงเสียดทานได้หัวสกรูจะเท่ากับแรงบิดได้หัวสกรู $H = G \cdot d/2$ สมการ 9
สมมติให้แรงสัมผัสได้หัวสกรูกระจายสม่ำเสมอ ดังนั้น

$$G = \mu H M \quad \text{สมการ 10}$$

เมื่อทำให้แรงอยู่ในแนวแกนสกรูจะได้

$$M = W + P \quad \text{สมการ 11}$$

W คือแรงกระทำตลอดความยาวของสกรูในช่วงที่มีการขันสกรู

$$\text{เมื่อรวมสมการ 10, 11 จะได้ } H = \mu H (W + P) \cdot d/2 \quad \text{สมการ 12}$$

ซึ่งค่าแรงบิดได้หัวสกรูจะแปรตาม แรงเสียดทาน รูปทรงทางเรขาคณิต และคุณสมบัติของวัสดุ เมื่อรวมสมการ 4, 8, 12 จะได้

$$T = \left(\frac{\mu}{\cos \beta} \right) \cdot \frac{P + \mu H (W + P) d}{2} \quad \text{สมการ 13}$$

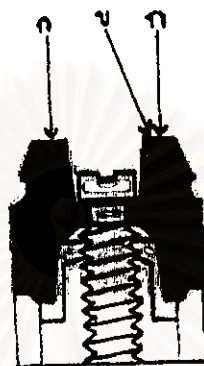
สมการนี้ใช้ได้ดีในกรณีที่มีการกระจายของภาระงานค่อนข้างสม่ำเสมอและรูปทรงทางเรขาคณิตของสกรูไม่ซับซ้อน ดังนั้นถ้าใช้สมการนี้เพื่อหาค่าแรงบิด และภาระกระทำก่อน จะต้องใช้ด้วยความระมัดระวัง (Burguetel และคณะ, 1994) เพื่อป้องกันความคลาดเคลื่อนที่อาจเกิดจากการคำนวณ

ถ้าทำการพิจารณาแรงเค้นสะสมที่เกลียวสกรูพบว่า บริเวณที่มักเกิดความล้มเหลวเนื่องจากความล้ามีอยู่ 2 แห่ง ซึ่งได้แก่ รอยต่อบริเวณก้านสกรู(shank)กับหัวสกรู ในบริเวณนี้แรงเค้นสะสมจะมากหรือน้อยขึ้นกับ อัตราส่วนเส้นผ่านศูนย์กลางของภาคตัดขวางของสกรู กับรัศมีได้หัวสกรูที่เรียกว่ารัศมีฟิลเลต(fillet) แต่บริเวณที่มักจะมีแรงเค้นสะสมสูงสุดคือรากเกลียวแรก

ซึ่งมีการะงานมากกระทำมากที่สุด ที่เป็นเช่นนี้เนื่องมาจากลักษณะทางเรขาคณิตของเกลียวทำให้เกิดการสะสมของแรงตำแหน่งนี้ของทุกๆเกลียว และบางส่วนอาจจะเนื่องมาจากการสะสมของภาระงานที่มากกระทำต่อเกลียวแรกของสกรู(Pattersonและคณะ,1992) จะเห็นว่าการออกแบบส่วนหัวของสกรูและลักษณะทางเรขาคณิตของเกลียว นอกจากจะมีผลต่อความสัมพันธ์ของภาระกระทำก่อน กับแรงบิดของเกลียวสกรูแล้ว(ดังอธิบายโดยสมการ 8)ยังมีผลต่อความล้าของสกรู นอกจากนี้มันยังมีผลต่อความเสถียรของการยึดติดอีกด้วย ดังรายงานของ Jemและคณะ(1990)ที่พบเสมอว่าในช่วงแรกๆของการใช้ฟินปลอมซี่เดี่ยวๆที่ยึดติดกับรากเทียมระบบ Branemarkก็มีการหลวมของสกรูเสมอ และสกรูที่ใช้ส่วนใหญ่มีการออกแบบหัวสกรูเป็นลักษณะกรวย(conical screw) เมื่อ Jomeusและคณะ(1992)ใช้สกรูที่มีหัวแบนเรียบแทนสกรูแบบเดิม พบว่าการหลวมของสกรูลดลง ผู้ทดลองให้เหตุผลว่าสกรูที่มีหัวเป็นลักษณะกรวยจะสูญเสียแรงบิดจำนวนมากเพื่อเอาชนะแรงเสียดทานระหว่างหัวสกรูกับตัวหลัก ทำให้มีแรงไปสู่เกลียวลดลง ความเสถียรก็จะลดลงด้วย

ที่กล่าวมาข้างต้นนั้นเป็นการวิเคราะห์แรงในขณะที่ทำการขันสกรู แต่สิ่งที่มีความสำคัญไม่น้อยไปกว่ากันก็คือ การวิเคราะห์แรงของสกรูเมื่อมีแรงภายนอกมากระทำซึ่งจะมีทั้งชนิดที่เป็น แรงกด แรงดึง แรงเฉือน แรงกระทำซ้ำๆ และแรงเหล่านี้รวมกัน เมื่อมีแรงดึงมากระทำต่อส่วนประกอบของฟินปลอมเช่น กระทำต่อตัวหลัก แรงบางส่วนจะทำให้เกิดการปลดปล่อยแรงกดคั้นของส่วนที่ยึดกัน ในขณะที่บางส่วนจะเพิ่มแรงยึดในตัวสกรู(PattersonและJohn1992) ซึ่งสามารถคำนวณภาระงานที่ตัวสกรูต้องรับเพิ่ม และภาระงานที่ส่วนประกอบที่ยึดกันได้รับลดลงโดยใช้ สมการ 2และ3 เมื่อแรงดึงมีปริมาณเพิ่มเรื่อยๆจนเท่ากับแรงเปิด ตัวหลักจะไม่ยึดกับตัวรากเทียมและภาระกระทำก่อนในตัวสกรูจะหมดไปด้วย ในทางตรงกันข้ามถ้าหากมีแรงกดมากระทำต่อด้านบนของตัวหลักตามแนวแกนของสกรูดังรูป 7(ก) จะทำให้ตัวหลักมีโอกาสเกิดการยุบตัว การสัมผัสของหัวสกรูกับตัวหลักก็จะลดลง เมื่อแรงกดมีค่าเพิ่มขึ้นในระดับที่ทำให้ส่วนบนของตัวหลักไม่สัมผัสกับหัวสกรูแล้ว ภาระกระทำก่อนในตัวสกรูก็จะหมดไป หรือในกรณีที่แรงกดมากระทำต่อด้านบนของตัวหลักอยู่นอกแนวแกนสกรูดังรูป 7(ข) ตัวหลักด้านที่รับแรงจะพยายามหมุน โดยมีรอยต่อระหว่างตัวหลักกับตัวรากเทียมทำตัวเสมือนเป็นจุดหมุน ทำให้ด้านบนของตัวหลักด้านที่รับแรงเกิดการยุบตัวและไม่สัมผัสกับหัวสกรู ในขณะที่ตัวหลักด้านตรงข้ามจะสัมผัสกับหัวสกรูเพิ่มขึ้น ถ้าเกิดเหตุการณ์เช่นนี้สลับไปมาและซ้ำๆจะทำให้สกรูหลวมในที่สุด(SakaguchiและBorgerson,1993) ซึ่งตรงกับคำอธิบายของRangertและคณะ(1989)เกี่ยวกับ แรง และ โมเมนต์ที่กระทำต่อตัวรากเทียมโดยใช้ลักษณะกระดานหก(see-saw)

ที่อธิบายว่า ถ้าหากผลรวมของแรงที่กระทำอยู่นอกแนวแกนของสกรูแล้วจะทำให้เกิดผลเสียต่อการยึดติด ซึ่งสอดคล้องกับการทดลองJomeusและคณะ(1992)



รูปที่ 7 แสดงทิศทางแรงกดที่กระทำต่อด้านบนของตัวหลัก ก.ความแนวแกนสกรู
ข.นอกแนวแกนสกรู

จะเห็นได้ว่า กลไกการยึดติดระหว่างตัวหลักกับตัวรากเทียมด้วยสกรูมีความสลับซับซ้อน มีปัจจัยหลายๆประการเข้ามาเกี่ยวข้อง โดยเฉพาะสัมประสิทธิ์แรงเสียดทาน(Carr และคณะ 1996) คุณสมบัติของวัสดุ เช่น ค่าจุดครากของโลหะที่ประดิษฐ์สกรู(Anderson และคณะ 1992) การออกแบบหัวสกรู และรูปทรงทางเรขาคณิตของสกรู อย่างไรก็ตามสิ่งที่กล่าวมาทั้งหมดเป็นสถานะในอุดมคติซึ่งส่วนประกอบต่างๆที่นำมายึดติดกันมีความแนบสนิทอย่างเที่ยงตรงและแม่นยำ แต่ในทางปฏิบัติมักจะมี ความคลาดเคลื่อนของส่วนประกอบที่นำมายึดติดกันทำให้เกิดความไม่แนบสนิท ส่งผลให้ภาระกระทำก่อน และความเสถียรของการยึดติดลดลง ซึ่งปัจจัยเหล่านี้จะกล่าวในหัวข้อต่อไป

ปัจจัยที่มีผลต่อความแม่นยำและความเสถียรระหว่างตัวหลักกับตัวรากเทียมที่ใช้การยึดแบบสลักเกลียว

จากความรู้เรื่องกลไกการยึดแบบสลักเกลียว ถ้าหากต้องการให้เกิดประโยชน์สูงสุดใน การยึดตัวหลักเข้ากับตัวรากเทียมแล้ว ส่วนประกอบทั้งสองจะต้องยึดกันอย่างมั่นคงเสมือนเป็น ชิ้นเดียวกัน ซึ่งภาวะเช่นนี้จะเกิดได้ต่อเมื่อตัวหลักต้องมีความแม่นยำอย่างแม่นยำกับตัวราก เทียมโดยมีสกรูดึงส่วนประกอบทั้งสองให้ยึดกัน จึงจะทำให้ด้านหน้าต่อการหมุนหรือการขยับ ของตัวหลักและก่อให้เกิดความเสถียรของรอยต่อ(Binon,1994) ส่งผลให้สกรูหลวมได้ยากขึ้น ทำให้มีผลดีต่อการกระจายแรง ทั้งในกรณีที่เป็นฟันปลอมซี่เดี่ยว หรือฟันปลอมที่รองรับด้วย รากเทียมหลายๆตัว(Brunski,1994) แต่ในความเป็นจริงกลับพบว่า มีความแปรปรวนของ ความแม่นยำระหว่างตัวหลักกับตัวรากเทียมค่อนข้างสูง ก็มีค่าตั้งแต่ 20-26 ไมโครเมตร (Binonและคณะ,1992) 10-15 ไมโครเมตร(Binon,1996) 10 ไมโครเมตร(Suttlerและ คณะ,1993) และมีค่าน้อยกว่า 10 ไมโครเมตร(Janseniและคณะ,1997) ขึ้นกับปัจจัยต่างๆ อันได้ แก่ ความเที่ยงตรง แม่นยำ ความเข้ากันได้และการออกแบบส่วนประกอบที่นำมายึดกัน ปริมาณ แรงที่ใช้ขันสกรู ความเที่ยงตรงและความแม่นยำของวิธีการวัดตลอดจนถึงความละเอียดของ เครื่องมือที่ใช้วัด ความเรียบของพื้นผิวที่นำมายึดกัน และอายุความถาวรของสกรู ซึ่งจะอธิบาย รายละเอียดดังต่อไปนี้

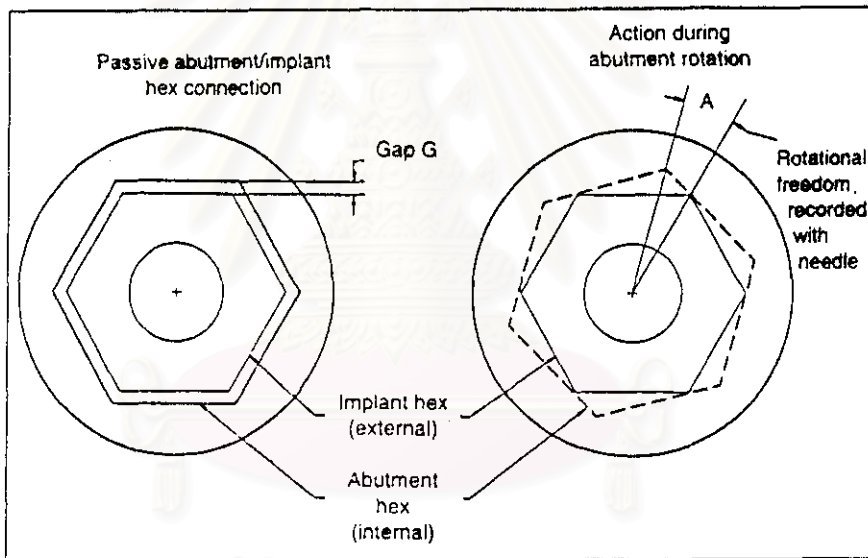
ปัจจัยประการแรก คือ ความเที่ยงตรง แม่นยำ ความเข้ากันได้ และการออกแบบส่วน ประกอบที่นำมายึดกัน Binon(1994)กล่าวว่าความเที่ยงตรง แม่นยำ และความเข้ากันได้จะเกิด ขึ้นต่อเมื่อมีความคลาดเคลื่อนของการผลิตน้อยที่สุด ซึ่งในปัจจุบันเทคโนโลยีในการผลิตชิ้น ส่วนต่างๆของรากเทียมมีความเที่ยงตรงและความคงที่สูงเนื่องจากได้มีการใช้คอมพิวเตอร์มา ควบคุมการทำงานของเครื่องจักรในการผลิต ทำให้ความคลาดเคลื่อนในการผลิตมีเพียง 3-5 ไมโครเมตรเท่านั้น อย่างไรก็ตามภายหลังจากการผลิตชิ้นส่วนจำนวนมากๆ เครื่องมือตัด (cutting tool)ที่ทำจากทังสเตนคาร์ไบด์(tungstain carbide)จะทื่อ และต้องมีการเปลี่ยนอย่าง สม่ำเสมอ ซึ่งอายุการใช้งานจะนานเท่าใดขึ้นกับชนิดของวัสดุที่นำมาผลิตชิ้นส่วน แต่ถ้าเครื่อง มือตัดไม่ได้รับการเปลี่ยนตามเวลาที่กำหนดจะทำให้ความเที่ยงตรงและความคงที่ในการผลิต ลดลง ชิ้นส่วนต่างๆที่ผลิตได้จะไม่มี ความแม่นยำในการนำมายึดติด ก่อให้เกิดความแปรปรวน ของความแม่นยำขึ้น นอกเหนือจากการผลิตชิ้นส่วนด้วยการกลึงแล้ว ยังสามารถใช้วิธีการ หล่อโลหะในการผลิตได้ แต่พบว่าวิธีการนี้ไม่ค่อยมีความเที่ยงตรงเท่าที่ควร ต้องมีการขัดแต่ง

หรือใช้การกลึงด้วยมือร่วมกับการใช้ครีมนวดกากเพชรหรืออลูมิเนียมออกไซด์ (abrasive diamond or aluminium oxide pastes) ช่วย เพื่อให้ทำได้ขนาดและความเรียบของผิวตามต้องการ

ชนิดของวัสดุที่นำมาผลิตก็มีผลอย่างมากต่อความเที่ยงตรงของการผลิตด้วยเช่นกัน พบว่า โลหะและเซรามิก (ceramic) สามารถกลึงให้มีความเที่ยงตรงได้ง่ายกว่าวัสดุจำพวกพลาสติก เนื่องจากพลาสติกมีการบิดงอในขณะที่ทำการกลึง (English, 1994) ดังนั้นการเลือกใช้วัสดุ วิธีการผลิตที่เหมาะสม รวมทั้งการควบคุมคุณภาพการผลิต (quality control) ของบริษัท จึงมีความสำคัญอย่างยิ่งต่อความแม่นยำและความเข้ากันได้ของชิ้นส่วนต่างๆ ของรากเทียมที่นำมาใช้ติดกัน

จากการสำรวจส่วนแบ่งการตลาดของรากเทียมมากกว่า 45 ระบบพบว่า รากเทียมชนิด ช่วงต่อยอดชนิดหกเหลี่ยมซึ่งเป็นการออกแบบที่เหมือนกับรากเทียมระบบ Branemark รุ่นใหม่ เป็นระบบที่ใช้เป็นมาตรฐานในปัจจุบัน (Binon, 1996) ซึ่งวัตถุประสงค์ในช่วงแรกๆ ของการมีส่วนหกเหลี่ยมยื่นออกมาจากตัวรากเทียม เพื่อใช้เป็นกลไกในการส่งถ่ายแรงบิดให้ตัวรากเทียมหมุนเข้าไปยังร่องกระดูกที่เตรียมไว้ ในขณะที่ทำศัลยกรรมฝังรากเทียม แต่ต่อมาพบว่าส่วนเหลี่ยมนี้มีประโยชน์ในการเป็นครรชน (index) ของการใส่ตัวหลักเข้ากับตัวรากเทียม และป้องกันการหมุน (antirotation) ของตัวหลักบนตัวรากเทียมได้ (Beatty, 1994) ดังนั้นความแนบสนิทอย่างแม่นยำ และความเข้ากันได้ของส่วนที่เป็นเหลี่ยมด้านนอกของตัวรากเทียม (external hex) กับส่วนที่เป็นเหลี่ยมด้านในของตัวหลัก (internal hex) จึงมีผลอย่างยิ่งต่อความแนบสนิทของรอยต่อ จากการศึกษานี้ของ Binon (1995) เกี่ยวกับความแม่นยำและความเที่ยงตรงในการผลิตส่วนประกอบต่างๆ ของรากเทียมจำนวน 13 ระบบ ซึ่งได้ทำการวัดขนาด ความกว้าง ความยาว และความสูงของเหลี่ยมด้านนอกของตัวรากเทียมและเหลี่ยมด้านในของตัวหลัก พบความคลาดเคลื่อนของการผลิตของส่วนกว้างมีค่า 1-27 ไมโครเมตร และของส่วนสูงมีค่า 18-147 ไมโครเมตร แสดงให้เห็นว่ามีความแปรปรวนในการผลิตค่อนข้างสูง ยังมีช่องว่างระหว่างเหลี่ยมด้านนอกของตัวรากเทียมกับเหลี่ยมด้านในของตัวหลักมากเท่าใด ตัวหลักก็มีความอิสระของการหมุนมากเท่านั้น เนื่องจากพื้นผิวแต่ละด้านของเหลี่ยมไม่ได้แนบกันเพื่อต่อต้านการหมุน จากการตรวจด้วยกล้องจุลทรรศน์อิเล็กตรอนในส่วนเหลี่ยมของตัวหลักกับตัวรากเทียม ภายหลังจากการให้แรงซ้ำๆ กระทำต่อตัวหลักจนเกิดการหลวมของสกรู พบว่าตัวหลักที่มีค่าความอิสระของการหมุนสูงจะมีการเปลี่ยนรูปและเกิดการมนของส่วนที่เป็นมุมของเหลี่ยมด้านนอกของตัวรากเทียม แต่กลับไม่ปรากฏร่องรอยการเสียดสีของพื้นผิวแต่ละด้านของเหลี่ยมเลย แสดงว่าเมื่อเกิดการหมุนของตัวหลัก ส่วนมุมของเหลี่ยมด้านนอกของตัวรากเทียมจะเป็นตัวที่สัมผัสกับพื้นผิวของเหลี่ยม

ด้านในของตัวหลักและขั้วขั้วการหมุนไว้ ซึ่งมีประสิทธิภาพต่ำเนื่องจากเป็นการสัมผัสแบบจุด (point contact) ในขณะที่ตัวหลักที่มีความอิสระของการหมุนต่ำกลับพบว่าพื้นผิวแต่ละด้านของเกลียวด้านนอกของตัวรากเทียมและเกลียวด้านในของตัวหลักมีร่องรอยการเสียดสี แต่ส่วนมุมของเกลียวด้านนอกของตัวรากเทียมยังคงความคมเหมือนเดิม ซึ่งให้เห็นว่าเมื่อตัวหลักเริ่มมีการหมุน ส่วนพื้นผิวแต่ละด้านของเกลียวจะต้านทานการหมุนทันทีเพราะมีการสัมผัสกันอยู่ก่อนแล้ว ซึ่งมีประสิทธิภาพในการขั้วขั้วการหมุนได้สูงเนื่องจากเป็นการสัมผัสแบบพื้นผิวด้านต่อพื้นผิว ยิ่งพื้นผิวแต่ละด้านของเกลียวที่สัมผัสกันกว้างมากเท่าใด ความต้านทานต่อการหมุนก็มากเท่านั้น ดังรูปที่ 8



รูปที่ 8 แสดงความแนบสนิทของเกลียวด้านในของตัวหลัก กับเกลียวด้านนอกของตัวรากเทียม มีผลต่อความสามารถต้านทานการบิดหมุนของตัวหลักได้ โดย Gap G เป็นระยะห่างระหว่างผิวด้านในของตัวหลัก กับผิวด้านนอกของตัวรากเทียม

ที่มา: Binon ,P. Evaluation of machining accuracy and consistency of selected implants, standarad abutments,and laboratory analogs. *Int J Prosthodont*8(1995) ,p 164.

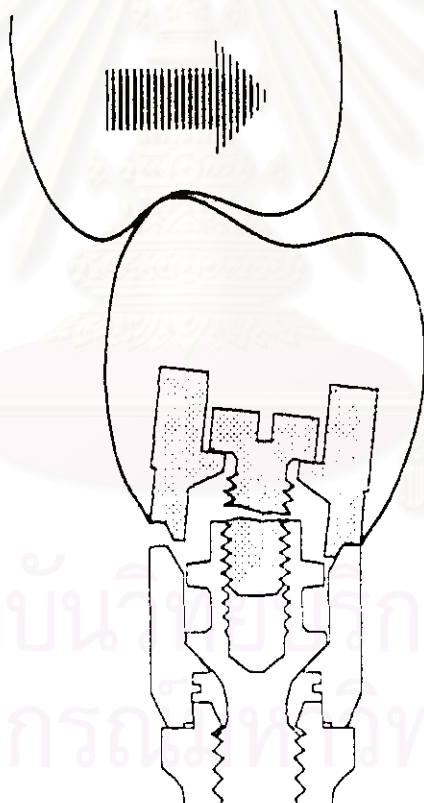
ผู้ทดลองยังพบอีกว่า ความต้านทานต่อการหมุนของตัวหลักจะมีค่าสูงสุดเมื่อค่าความอิสระของการหมุนมีค่าต่ำกว่า 2 องศา แต่ถ้าเมื่อใดก็ตามที่ค่าความอิสระของการหมุนมีค่าสูงกว่า 5 องศาแล้ว ความต้านทานต่อการหมุนจะลดลงถึง 63% นอกจากนี้ความสูงของส่วนเกลียวก็มีผลต่อความเสถียรของการยึดติด โดยที่ความสูงที่น้อยที่สุดของส่วนเกลียวจะต้องมากกว่า 1.2ม.ม. จึงจะมีความสามารถต้านทานต่อการหมุนได้ดี

อย่างไรก็ตามถ้าส่วนเกลียวที่นำมายึดกันมีความแนบสนิทกันมากเกินไปจนไม่สามารถใส่ตัวหลักให้เข้าที่กับตัวรากเทียมแล้วก็อาจพบว่ามีช่องว่างบริเวณรอยต่อในแนวตั้งได้ ดังที่ Binon(1995)พบว่า รากเทียมระบบScrew Vent ซึ่งมีค่าความอิสระของการหมุน 1.4องศา แต่กลับไม่สามารถใส่ตัวหลักให้แนบสนิทกับตัวรากเทียมในแนวตั้งได้ จึงทำให้มีช่องว่างระหว่างรอยต่อถึง 45ไมโครเมตร ความไม่แนบสนิทนี้นอกจากจะเป็นแหล่งที่สะสมเชื้อแบคทีเรียแล้วยังมีผลต่อ ภาวะกระทำก่อนของตัวสกรูอีกด้วย

นอกจากส่วนเกลียวของตัวรากเทียมจะมีผลต่อความแนบสนิทแล้ว การออกแบบพื้นผิวสัมผัสของบริเวณที่นำมาแนบกันก็มีผลต่อความแนบสนิทด้วย ดังเช่น รากเทียมระบบ Implant Innovationที่ออกแบบขอบล่างของตัวหลักต่อยอดมีลักษณะแบนราบในบริเวณขอบด้านนอก แต่เป็นระนาบเอียง(bevel)บริเวณขอบด้านใน เมื่อทำการยึดตัวหลักต่อยอดนี้เข้ากับตัวหลักพบว่า มีช่องว่างของรอยต่อบริเวณขอบด้านนอกถึง 28-119 ไมโครเมตร(Binon,1992) ผู้ทดลองให้เหตุผลว่าระนาบเอียงของตัวหลักต่อยอดกับตัวหลักมีมุมที่ไม่สอดคล้องกัน เมื่อทำการขันสกรูบริเวณเหล่านี้จะขัดขวางการเข้ามาแนบกันของขอบด้านนอก จึงทำให้เกิดช่องว่างในบริเวณนี้ได้ นอกจากนี้ Jaarda,RazoogiและCratton(1994)ได้ให้ข้อคิดเห็นเกี่ยวกับลักษณะการยึดติดแบบนี้ว่ามีความต้านทานต่อแรงในแนวระนาบต่ำ เนื่องจากเมื่อมีแรงในแนวระนาบมากระทำต่อตัวหลักต่อยอด ตัวหลักต่อยอดด้านที่รับแรงจะพยายามขยับตัวออกจากตัวหลักโดยมีรอยต่อระหว่างตัวหลักต่อยอดกับตัวหลักด้านตรงกันข้ามเป็นจุดหมุน แต่เนื่องจากผืนที่เป็นส่วนสัมผัสระหว่างตัวหลักต่อยอดและตัวหลักมีความสูงในแนวตั้งไม่มากพอที่จะต้านทานแรงยกตัวของตัวหลักต่อยอดได้ สกรูของตัวหลักต่อยอดจึงต้องรับแรงเกือบทั้งหมดและมีโอกาสหักได้ในที่สุด(ดังรูป 9)

ส่วนSutlerและคณะ(1992)ได้กล่าวถึงรากเทียมระบบ ITI (Institute Strauma AG, Waldenberg,Switzerland)ชนิดขั้นต้นคนเดียว(one-stage or nonsubmerge)ซึ่งได้ออกแบบตัวหลักให้มีเป็นลักษณะทรงกรวยที่มีความสอบ 8องศา ส่วนปลายมีสกรูยื่นออกมา(8-degree taper,

cone-to-screw base) และสามารถขันสกรูนี้เข้ากับส่วนบนของรากเทียมที่เป็นเขี้ยวรูปทรงกรวยมี
 ผนังผาย 8 องศาได้อย่างพอดี โดยไม่ต้องใช้สกรูของตัวหลักที่แยกต่างหาก ผู้ทดลองพบว่าการที่
 ผิวสัมผัสมีลักษณะเช่นนี้ ทำให้รอยต่อของตัวหลักกับตัวรากเทียมเกิดความแนบสนิทเป็นผลให้
 ช่องว่างมีขนาดเล็กกว่า 10 ไมโครเมตร ซึ่งเล็กกว่ารอยต่อของตัวหลักกับตัวรากเทียมที่เป็นมุม
 ฉาก(butt joint) นอกจากนี้ยังพบอีกว่าการสัมผัสกันบริเวณทรงกรวยจะดูดซับการสั่นสะเทือน
 และแรงจากภายนอกเสมือนเป็นกันชนป้องกันแรงเหล่านี้ลงไปสู่สกรูที่ยึดกับตัวรากเทียม ทำ
 ให้รอยต่อชนิดนี้มีความต้านทานต่อแรงหมุนและมีคุณสมบัติเชิงกลที่เหนือกว่ารากเทียมที่มีรอย
 ต่อกับตัวหลักเป็นแบบมุมฉาก ซึ่งNorton(1997)ได้กล่าวถึงการทดลองของArvidsonและคณะ
 (1990,1992)ที่ทำในรากเทียมระบบAstra(Astra.techAB,Molndal,Sweden)ก็ให้ผลคล้ายคลึงกัน



รูปที่ 9 แสดง การยกตัวของตัวหลักต่อขดเมื่อมีแรงในแนวระนาบมากกระทำ
 ที่มา: Jaarda,M.J.;Razzoog,M.E.;and Gratton,D.G. Effect of preload torque on the
 ultimate tensile strength of implant prosthetic retaining screws. Implant dent3
 (spring,1994), p. 20.

ในขณะที่Binon(1996)ได้ประเมินคุณสมบัติเชิงกลของรากเทียมระบบSpline(Calcitex, Carlbod,CA)ซึ่งมีการออกแบบรอยต่อของผิวสัมผัสของตัวหลักที่นำมายึดกับตัวรากเทียมแตกต่างไปจากรากเทียมระบบอื่นๆ โดยระบบนี้จะมีการยึดติดของรอยต่อบริเวณขอบด้านนอกเป็นมุมฉาก แต่บริเวณขอบด้านในของทั้งตัวหลักกับตัวรากเทียมจะมีส่วนยื่นคล้ายฟัน(spline teeth) 6ซี่สลับกับร่อง 6ร่อง เมื่อนำตัวหลักมายึดกับตัวรากเทียม ส่วนฟันและส่วนร่องจะสพหว่างกันพอดี ทำให้รอยต่อแบบนี้มีความแข็งแรงต่อแรงบิด(torsional strength)ได้สูงถึง 219.7 นิวตัน/ซ.ม. ซึ่งมากกว่ารากเทียมระบบที่มีการยึดติดโดยใช้ช่วงต่อภายนอกหกเหลี่ยมถึง 17.1-89.2 % และส่วนฟันนี้ยังมีความแข็งแรงต่อแรงกดมากกว่าช่วงต่อภายนอกหกเหลี่ยม 3-5เท่า ในขณะที่ค่าอิสระของการหมุนของตัวหลักมีค่าน้อยมากคือ 0.267องศา และที่สำคัญก็คือมีความแนบสนิทของรอยต่อบริเวณขอบด้านนอกดีมาก กล่าวคือช่องว่างบริเวณรอยต่อมีความกว้างไม่เกิน 10-15ไมโครเมตร ดังนั้นนอกเหนือจากความแม่นยำและเที่ยงตรงในการผลิตส่วนประกอบต่างๆแล้ว การออกแบบส่วนประกอบเหล่านี้ก็มีผลต่อความแนบสนิทซึ่งเป็นสิ่งที่ทันตแพทย์ควรที่จะพิจารณาไปด้วย

ปัจจุบันได้มีหลายบริษัทที่ทำการผลิตส่วนประกอบต่างๆของรากเทียมลอกเลียนจากบริษัทต้นแบบ(Branemark)เพื่อที่จะลดค่าใช้จ่ายของผู้ป่วย ซึ่งพบว่าบางบริษัทประสบความสำเร็จในการลอกเลียนแบบหรือมีความเที่ยงตรงในการผลิตเท่ากับบริษัทต้นแบบ โดยใช้การประเมินช่องว่างที่เกิดระหว่างรอยต่อของส่วนประกอบกับตัวรากเทียมเป็นตัวบ่งบอกถึงความสำเร็จ ดังเช่นการทดลองของBinon(1992) อย่างไรก็ตามการใช้ความแนบสนิทของรอยต่อเพียงอย่างเดียวเพื่อบ่งบอกถึงการเข้ากันได้ของส่วนประกอบของรากเทียม กับ ตัวรากเทียมที่ผลิตจากคนละบริษัทอาจจะไม่ถูกต้องเท่าที่ควร เนื่องจากภายในของตัวหลักอาจไม่แนบสนิทกับทุกๆส่วนของตัวรากเทียม ทำให้คุณสมบัติการต้านทานต่อการหมุนลดลง และอาจทำให้การกระจายแรงจากตัวหลักไปสู่ตัวรากเทียมไม่เป็นไปตามอุดมคติ ก่อให้เกิดแรงเค้นสะสมในบางตำแหน่งของรอยต่อได้ แต่สิ่งที่สำคัญไม่น้อยไปกว่ากันก็คือคุณสมบัติของโลหะที่นำมาผลิตส่วนประกอบนั้นๆมีความแข็งแรงเพียงพอหรือไม่ เนื่องจากการทดลองของMcGlumphy(1993)พบว่าการใช้ส่วนประกอบที่ผลิตจากต่างบริษัทกันจะมีผลต่อความต้านทานต่อการหักของรากเทียมที่ต่างกัน ดังนั้นจึงเป็นการดีกว่าที่จะใช้ส่วนประกอบของรากเทียมที่ผลิตจากบริษัทเดียวกันเพราะว่าการควบคุมคุณภาพ และมาตรฐานในการผลิตในระดับเดียวกัน

สิ่งที่ทำให้ตัวหลักไม่แนบสนิทกับตัวรากเทียมอีกประการหนึ่งคือ เศษสกปรกตรงบริเวณรอยต่อ ซึ่งอาจทำให้สกรูของตัวหลักเกิดการเปลี่ยนรูป หรือเกิดการป็นเกลียวของสกรู ผลก็คือ

เกลียวของตัวหลักกับตัวรากเทียมมีการสัมผัสกันบางตำแหน่ง หรือ เกิดการตีของเกลียว ถึงแม้ว่าการเปลี่ยนแปลงทางเรขาคณิตของเกลียวและสกรูเกิดขึ้นเพียงเล็กน้อย แต่มีจะผลต่อภาระกระทำก่อนของสกรู(Binon,1994) เพราะว่าแรงบิดของการขันสกรูส่วนหนึ่งจะถูกใช้เพื่อดึงส่วนที่ไม่แนบกันให้เข้ามาชิดกันทำให้ภาระกระทำก่อนลดลง อายุความถี่ของสกรูก็จะลดลง ส่งผลให้ความสามารถในการต้านทานต่อแรงจากภายนอกที่จะมากระทำต่อระบบลดลงไปด้วย ดังนั้นเมื่อมีแรงภายนอกใดๆก็ตามที่มากระทำเพื่อแยกส่วนประกอบนี้ออกจากกัน แรงส่วนใหญ่จะทำให้เกิดการดึงตัวในสกรูแทนที่จะกระจายไปสู่ส่วนประกอบที่ถูกยึด เมื่อถึงจุดที่แรงภายนอกมีค่าสูงกว่าภาระกระทำก่อนของสกรูซึ่งมีค่าต่ำอยู่แล้ว รอยต่อจะขาดความเสถียรทันที และสกรูก็จะหลวมในเวลาต่อมา

กลไกการหลวมของสกรูสามารถอธิบายได้เป็น 2 ขั้นตอน(Bickford, 1981)ดังนี้ ขั้นแรกเมื่อมีแรงภายนอกเช่น แรงบิดเคี้ยวมากระทำต่อฟีนปปลอม แรงนี้จะมีลักษณะทั้งตามขวางและตามแนวแกนสกรู ซึ่งก่อให้เกิดการสิ้นไถระหว่างเกลียวของสกรูกับเกลียวของตัวรากเทียม เป็นการทำลายภาระกระทำก่อนในตัวสกรูที่เล็กที่เล็กน้อย ในขั้นตอนนี้ยังภาระกระทำก่อนของสกรูมีมากเท่าใด ความต้านทานต่อการหลวมของสกรูก็มีมากเท่านั้นเนื่องจากมีแรงบิดของเกลียว(R)สูง (ดัง สมการ8) ดังนั้นจึงต้องใช้แรงจากภายนอกจำนวนมากเพื่อทำให้เกิดการเลื่อนไถล แต่เมื่อใดก็ตามที่แรงภายนอกมีค่ามากกว่าภาระกระทำก่อนแล้ว รอยต่อจะเริ่มขาดความเสถียร ซึ่งในขั้นตอนที่ 2 แรงจากภายนอกนี้จะทำลายภาระกระทำก่อนที่เหลือในตัวสกรูอย่างรวดเร็ว ส่งผลให้เกิดการสันสะเทือนและการเคลื่อนขยับของรอยต่อ สกรูจะหลวมและหมุนย้อนกลับในที่สุด จากความรู้นี้ทำให้ทราบว่าความไม่แนบสนิทเป็นเสมือนตัวเร่งที่ทำให้สกรูหลวมได้ง่ายยิ่งขึ้น และถ้าส่วนเกลียวด้านนอกของตัวรากเทียมไม่สามารถต้านทานการหมุนได้แล้วการยึดติดก็จะล้มเหลวในเวลารวดเร็ว ฉะนั้นความแนบสนิทจึงเป็นปัจจัยที่สำคัญในการคงไว้ซึ่งความมั่นคงของการยึดติดระหว่างตัวหลักกับตัวรากเทียม ซึ่งสอดคล้องกับที่KallusและBessing (1994) , Jemt(1990) และZarb(1990)ได้บันทึกเกี่ยวกับการหลวมของสกรูไว้

ปัจจัยประการที่สอง คือ ปริมาณของแรงที่ใช้ขันสกรู ดังได้กล่าวมาแล้วว่ายิ่งภาระกระทำก่อนในการยึดติดของตัวหลักกับตัวรากเทียมมีมากเท่าใด การยึดแน่นและความเสถียรของการยึดติดก็จะมากเท่านั้น ดังนั้นการขันสกรูด้วยแรงสูงสุดเท่าที่ตัวสกรู ตัวหลัก ตัวรากเทียม และกระดูกสามารถทนรับได้จึงมีความสำคัญต่อการยึดติด ซึ่งแทบทุกบริษัทจะกำหนดแรงขันสกรูมาให้ห้อยอยู่แล้ว เช่น โลหะที่ทำจากไททานเนียมจะใช้แรงขัน 20นิวตัน/ซ.ม. ในขณะที่สกรูที่ทำจากโลหะทองผสมจะใช้แรงขัน 30นิวตัน/ซ.ม.(DellingsและCurtis,1996) โดยขึ้นกับการออกแบบ

ส่วนต่างๆของสกรู ความแนบสนิทของผิวโลหะ และคุณสมบัติของโลหะที่ใช้ผลิตสกรูซึ่งพอจะแยกออกเป็น 2หัวข้อได้แก่

1.ค่าจุดครากของสกรู พบว่ายิ่งค่าจุดครากของสกรูมีค่าสูง ความต้านทานต่อการเปลี่ยนรูปแบบพลาสติกเมื่อรับแรงสูงๆก็จะมีมากตามไปด้วย ซึ่งSherwoodและSullivan(1991)ได้กล่าวถึงผลการทดลองของEdgren(1992)เกี่ยวกับปริมาณของแรงที่ใช้ขันสกรูที่ทำจากโลหะทองพลาเดียม(gold-palladium)โดยใช้แรงขันสกรู 32นิวตัน/ซ.ม. จะทำให้เกิดภาวะกระทำก่อนในตัวยึดสูงสุด และไม่ก่อให้เกิดการเปลี่ยนรูปแบบพลาสติกแม้จะมีแรงที่จำลองการบิดเคี้ยวมากระทำมากกว่า 1ล้านครั้งก็ตาม ส่วนAndersonและคณะ(1992)กล่าวถึงปริมาณแรงที่ใช้ขันสกรูที่ทำจากโลหะทองผสมในรากเทียมระบบCeraOneมีค่า 32นิวตัน/ซ.ม. ซึ่งทำให้เกิดการหลวมของสกรุน้อยกว่าการใช้สกรูที่ทำจากโลหะไททาเนียม ผู้ทดลองให้เหตุผลว่าจุดครากของโลหะทองผสมมีค่าสูงกว่าโลหะไททาเนียม จึงเป็นไปได้ว่าโลหะทองผสมจะทนต่อแรงขันแน่นและก่อให้เกิดภาวะกระทำก่อนที่สูงกว่า

2.ค่าสัมประสิทธิ์แรงเสียดทานของโลหะ ขณะที่ขันสกรูเข้ากับตัวรากเทียมจะเกิดแรงเสียดทานระหว่างผิวสัมผัส แรงที่ใช้ขันสกรูส่วนหนึ่งถูกใช้เพื่อเอาชนะแรงเสียดทาน พบว่าในช่วงต้นๆของการขันสกรู แรงส่วนใหญ่ประมาณ 90%ถูกใช้เพื่อเอาชนะแรงเสียดทานและมีเพียง 10%เท่านั้นที่ก่อให้เกิดภาวะกระทำก่อนในตัวยึด(Motosh, 1979) ซึ่งจะเห็นได้ชัดเจนจากความสัมพันธ์ของสมการ $T = KDF$ (Carr,1996) เมื่อT คือค่าแรงบิด, D คือค่าเส้นผ่าศูนย์กลางของส่วนเกลียว และK เป็นค่าคงที่ซึ่งมีผลมาจาก รูปทรงทางเรขาคณิต และความเสียดทาน นั่นก็คือถ้าแรงเสียดทานสูงขึ้น ภาวะกระทำก่อนจะลดลง เมื่อค่าแรงบิดคงที่($F = T/KD$)

นอกจากปัจจัยเหล่านี้ สิ่งที่เป็นตัวกำหนดปริมาณของแรงที่ใช้ขันสกรูอีกประการหนึ่งก็คือความต้านทานต่อการหมุนระหว่างรอยต่อของกระดูกกับตัวรากเทียม(torsional resistance) ซึ่งขึ้นกับองค์ประกอบหลายๆอย่าง เช่นความหนาของกระดูกทึบ(cortical bone) พบว่ายิ่งกระดูกชนิดนี้มีความหนามากเท่าใด แรงบิดย้อนกลับ(reverse torque)ที่ทำให้รากเทียมหลุดจากกระดูกก็มากขึ้นเท่านั้น(Niimiและคณะ,1997) และยังขึ้นกับชนิดของวัสดุที่ใช้ประดิษฐ์รากเทียม Carr(1995) พบว่ารากเทียมที่เคลือบด้วยไฮดรอกซิไทต์แอปพาไทต์ที่ฝังในกระดูกขากรรไกรของลิงบาบูนจะต้องใช้แรงบิดย้อนกลับถึง 136นิวตัน/ซ.ม.ซึ่งมากกว่ารากเทียมที่ประดิษฐ์ด้วยโลหะผสมไททาเนียมที่ต้องใช้แรง 78.6นิวตัน/ซ.ม. และโลหะไททาเนียมบริสุทธิ์ที่ต้องใช้แรง 74.0นิวตัน/ซ.ม.อย่างมีนัยสำคัญ ส่วนSullivanและคณะ(1996) ได้หาค่าแรงบิดย้อนกลับของ

รากเทียมที่ประดิษฐ์จากโลหะไททานเนียมบริสุทธิ์ซึ่งฝังในกระดูกขากรรไกรที่ปกติไม่มีพยาธิสภาพใดๆของอาสาสมัคร พบว่าแรงบิดย้อนกลับที่ใช้ในขากรรไกรล่างมีค่า 58นิวตัน/ซ.ม. ส่วนในขากรรไกรบนมีค่า 48นิวตัน/ซ.ม. ในขณะที่ใช้แรงบิดย้อนกลับเพียง10นิวตัน/ซ.ม.เพื่อทำให้รากเทียมที่ไม่เกิดosseointegrationหลุดจากกระดูก จากค่าแรงบิดย้อนกลับที่ได้จากการทดลองเหล่านี้สามารถที่จะอนุมานได้ว่าปริมาณแรงขันสกรูตัวหลัก 35นิวตัน/ซ.ม. ซึ่งเป็นค่าสูงสุดที่ใช้ในขณะนี้จะไม่ก่อให้เกิดอันตรายต่อการยึดติดระหว่างตัวรากเทียมกับกระดูก (Carr,A.B.,1995)

ด้วยปัจจัยดังกล่าว การใช้แรงขันสกรูที่ถูกต้อง นอกจากจะทำให้เกิดความเสถียรของการยึดติดแล้ว ยังไม่ก่อให้เกิดอันตรายต่อการยึดติดระหว่างตัวรากเทียมกับกระดูก หรือทำให้เกิดความเสียหายแก่ส่วนต่างๆของรากเทียม ดังนั้นจึงมีความจำเป็นที่จะควบคุมปริมาณแรงขันสกรูเพื่อให้ได้ภาระกระทำก่อนตามต้องการ จากการทดลองของ Goheenและคณะ(1994)ที่ได้ทดสอบความสามารถของทันตแพทย์ในการขันสกรูเพื่อให้ได้แรงตามที่ต้องการ โดยใช้เครื่องขันสกรูด้วยมือ(hand held screw driver) และให้ทำซ้ำ 6ครั้ง ผลปรากฏว่าไม่มีความแม่นยำของแรงที่ได้ กล่าวคือค่าของแรงที่ได้อยู่ในช่วง0.71-13.1,14-33.7,8.26-36.2นิวตัน/ซ.ม.เมื่อแรงที่กำหนดคือ10,20,30นิวตัน/ซ.ม.ตามลำดับ และถ้าให้ทันตแพทย์เฉพาะทางศัลยศาสตร์ช่องปาก ที่มีประสบการณ์เกี่ยวกับการรับรู้ระดับของแรงบิดเป็นอย่างดีทำการขันสกรู ก็ยังพบว่าแรงที่ได้มีค่าน้อยกว่าที่กำหนดไว้ถึง 23-48%เมื่อแรงที่กำหนดคือ 10-20นิวตัน/ซ.ม. และจากการทดลองเร็วๆนี้ รายงานว่าการใช้เครื่องขันสกรูด้วยมือให้ผลที่ไม่แน่นอน ก่อให้เกิดการยึดติดที่ไม่เหมาะสม(Jaardalและคณะ1994;Goheenและคณะ1994) ซึ่งมักจะได้ภาระกระทำก่อนน้อยกว่าค่าสูงสุดที่กำหนดไว้(DellingsและTebrock,1993;Goheenและคณะ,1994) อาจก่อให้เกิดการหลวมของสกรูได้(Jomeusและคณะ,1992)

ในกรณีที่ใช้เครื่องควบคุมแรงบิดด้วยไฟฟ้าก็ยังคงพบว่ามี ความคลาดเคลื่อนของแรงที่ได้ โดยมีปัจจัยเรื่องความเร็วในการขันสกรูที่มีผลต่อปริมาณแรงที่ได้ ในกรณีที่ใช้ความเร็วต่ำในการขันสกรูมักจะ ได้แรงน้อยกว่าที่กำหนดไว้เมื่อระดับของแรงที่กำหนดคือ 10,32นิวตัน/ซ.ม. จากการทดลองที่CambridgeและSheffieldซึ่งใช้เครื่องควบคุมแรงบิดด้วยไฟฟ้าของบริษัท Branemarkพบว่าแรงที่ได้มีค่าอยู่ระหว่าง65-80%ของค่าที่กำหนดไว้เมื่อใช้ความเร็วต่ำในการขันสกรู และจะได้ปริมาณแรงสูงกว่าค่าที่กำหนดคือ 20นิวตัน/ซ.ม.เมื่อใช้ความเร็วสูงในการขันสกรู อย่างไรก็ตามจากผลการทดลองส่วนหนึ่งของ DellingsและTebrock(1993) เกี่ยวกับความแม่นยำของประแจควบคุมแรงบิด(torque wrench)ตัวใหม่ที่ถูกผลิตขึ้น เช่น Dyna torque

wrench พบว่าให้แรงเฉลี่ยใกล้เคียงกับค่าที่กำหนดไว้อย่างมีนัยสำคัญ(10.32,20.37,29.40นิวตัน เมื่อแรงที่กำหนดคือ10,20,30นิวตันตามลำดับ) ดังนั้นการเลือกใช้เครื่องมือขั้นสูงที่ถูกต้องจึงมีความสำคัญในการที่จะได้ภาระกระทำก่อนตามต้องการ แต่ในการทดลองของBinon(1992) เกี่ยวกับการวัดช่องว่างระหว่างรอยต่อของส่วนประกอบต่างๆของรากเทียม ผู้ทดลองไม่ได้กล่าวถึงรายละเอียดของปริมาณแรงที่ใช้ขั้นสูง จึงอาจทำให้ความน่าเชื่อถือของการทดลองลดลง

ปัจจัยประการที่สาม คือ ความเที่ยงตรงและความแม่นยำของวิธีการวัดตลอดจนถึงความละเอียดของเครื่องมือที่ใช้วัด ดังที่ได้กล่าวแล้วว่าช่องว่างระหว่างตัวหลักกับตัวรากเทียมมีค่าความแปรปรวนค่อนข้างสูง ความจริงแล้วสาเหตุอาจจะไม่ได้เกิดมาจากกลไกที่กล่าวมาข้างต้น แต่เพียงอย่างเดียว แต่อาจจะเป็นผลมาจากความไวและความละเอียดของวิธีการทดลอง Jemt และคณะ(1996) ได้รายงานผลการศึกษาเกี่ยวกับการเปรียบเทียบวิธีการวัดความแนบสนิทระหว่างฟันปลอมกับตัวหลัก 4วิธี ซึ่งประกอบด้วยเทคนิคการใช้แท่งสไตลัส(stylus contact technique) 2วิธี การใช้เลเซอร์ในการอ่านค่า 1วิธี และใช้เทคนิคโฟโตเมตริก 1วิธี โดยได้ทำการทดลองในสหรัฐอเมริกาและสวีเดนเป็นเวลา 2ปี พบว่าเมื่อเปรียบเทียบข้อมูลที่ได้ทั้ง 4วิธี ไม่มีวิธีการใดที่มีความน่าเชื่อถือหรือให้ค่าใกล้เคียงกับความเป็นจริงมากกว่าวิธีอื่นๆ เพียงแต่แสดงให้เห็นว่าวิธีการวัดทุกวิธีให้ค่าอยู่ในช่วงที่ใกล้เคียงความเป็นจริง และข้อมูลส่วนใหญ่ที่นำมาเปรียบเทียบกันในระบบ3มิติ มีความแตกต่างกันไม่เกิน40ไมโครเมตร แสดงว่าวิธีการวัดแต่ละวิธีก็ยังคงมีความคลาดเคลื่อนในตัวของมันเอง อย่างไรก็ตามแม้ว่าการวัดจะมีคลาดเคลื่อนเพียงเล็กน้อย แต่เมื่อเทียบกับช่องว่างที่ทำการวัดซึ่งมีขนาดเล็กมากก็อาจทำให้ค่าที่วัดได้แตกต่างกันอย่างมีนัยสำคัญ ดังนั้นจึงต้องให้ความสำคัญต่อปัจจัยที่อาจจะมีผลต่อการวัดซึ่งได้แก่ ตำแหน่งที่ทำการวัด การทำเครื่องหมายเพื่อเป็นครุขนิในการวัดซ้ำในแต่ละครั้ง และกำลังขยายที่ใช้วัด

จากการทดลองของIsaiและHobkirk(1995)พบว่าภายหลังจากการขันสกรูยึดตัวหลักต่อขอดเข้ากับตัวหลัก จะเกิดแรงเครียดบนตัวหลักทั้ง2ข้างไม่เท่ากัน แสดงว่าความแนบสนิทระหว่างตัวหลักต่อขอดกับตัวหลักทั้ง 2ข้างไม่เท่ากัน ถ้านำผลการทดลองมาคาดคะเนช่องว่างที่เกิดขึ้นระหว่างตัวหลักกับตัวรากเทียมโดยรอบแล้วย่อมไม่เท่ากันทุกๆจุด ดังนั้นค่าของช่องว่างที่ได้จึงควรเป็นค่าเฉลี่ยที่ได้จากการวัดโดยรอบตัวรากเทียมไม่ควรจะเป็นค่าที่ได้จากจุดใดจุดหนึ่ง ซึ่งในการทดลองที่ผ่านมาไม่ได้กล่าวถึงรายละเอียดในส่วนนี้เลย(Binon,1992,1995, 1996;Suttlerและคณะ1993)

ในส่วนที่เกี่ยวกับกำลังขยายที่เลือกใช้นั้น สิ่งที่เป็นตัวกำหนดก็คือ ขนาดของช่องว่างที่จะวัดและขนาดของเครื่องหมายที่ใช้เป็นครรชนี ซึ่งทั้ง 3 สิ่งนี้ต้องสัมพันธ์กัน ยิ่งช่องว่างที่จะวัดมีขนาดเล็กเท่าใด กำลังขยายที่ใช้ต้องมากขึ้นเท่านั้น และขนาดของเครื่องหมายที่เป็นครรชนีต้องมีขนาดเล็กด้วยเช่นกัน ไม่เช่นนั้นเครื่องหมายที่สร้างขึ้นจะถูกขยายจนหลุดออกจากจอภาพของเครื่องวัด แต่ในการทดลองของ Binon (1992, 1995, 1996) ไม่ได้กล่าวถึงรายละเอียดของการทำเครื่องหมายบนตัวรากเทียมซึ่งมีความสำคัญมากต่อความน่าเชื่อถือของการทดลอง และผู้ทดลองได้เลือกใช้กำลังขยายเพียง 200 เท่าในการวัดซึ่งรายละเอียดและความแม่นยำของการวัดไม่ดีเท่าที่ควร เนื่องจากช่องว่างที่วัดมีขนาดเล็กมากเมื่อเทียบกับมาตราส่วนที่ใช้อ้างอิงในกล้อง ดังนั้นในการทดลองเพื่อวัดช่องว่าง ต้องสามารถควบคุมปัจจัยเหล่านี้จึงจะได้ผลการทดลองที่น่าเชื่อถือ

ปัจจัยประการที่สี่ คือ ความเรียบของพื้นผิวที่จะนำมายึดกัน เนื่องจากโดยพื้นฐานแล้วพื้นผิวโลหะทั้งหมดที่มาสัมผัสกันไม่ได้เรียบอย่างสมบูรณ์ แม้จะใช้เครื่องมือที่มีความละเอียดอ่อนในการผลิต (Jomeus และคณะ, 1992) หรือใช้การขัดเรียบด้วยวิธีการต่างๆ ก็ตาม (Sorensen, 1991) เมื่อตรวจบริเวณพื้นผิวด้วยกล้องจุลทรรศน์กำลังขยายสูงๆ จะพบว่ามีส่วนขรุขระเล็กๆ (microroughness) กระจายอยู่ทั่วพื้นผิว ทำให้พื้นผิวไม่แนบสนิทกันทุกๆ จุด เมื่อรอยต่อของสกรูกับตัวหลักและตัวรากเทียมได้รับแรงจากภายนอก จะเกิดการเคลื่อนขยับจำนวนน้อยๆ (micro-movement) ระหว่างพื้นผิวที่สัมผัสกัน ก่อให้เกิดการสึกในบริเวณใต้หัวสกรู เกลียวของสกรู เกลียวของรากเทียม และรอยต่อของตัวหลักกับตัวรากเทียม ทำให้เกิดการดึงผิวสัมผัสที่อยู่ห่างกันให้เข้ามาชิดกันมากยิ่งขึ้น ซึ่งจะมากหรือน้อยขึ้นกับความขรุขระเริ่มต้นและความแข็งผิวของโลหะ ขนาดของแรงบิดที่ใช้ (Jomeus และคณะ, 1992) และระยะเวลาที่มีการเสียดสี (Binon, 1994) จากปรากฏการณ์นี้มีผลทำให้เกิดการแนบกันในบริเวณที่กล่าวมาเพิ่มขึ้น แต่การกระทำก่อนในตัวสกรูก็จะลดลงด้วยเรียกว่า "embedment relaxation" ดังนั้นภายหลังจากการขันสกรูของตัวหลักครั้งแรกในเวลาไม่กี่นาที การกระทำก่อนอาจจะลดลงถึง 2-10% (Breeding และคณะ, 1993) และถ้าผลรวมของ settling effect มากกว่าการยึดตัวเนื่องจากความยืดหยุ่นของสกรูแล้ว จะเกิดความล้มเหลวในการยึดติด เนื่องจากไม่มีแรงจากการสัมผัส (contact force) หลงเหลือเพียงพอที่จะยึดสกรูเอาไว้ได้ (Jomeus และคณะ, 1992) ดังนั้นในการทดลองที่ต้องมีการขันสกรูตัวหลักและคลายสกรูออกหลายๆ ครั้ง เช่นในการทดลองของ Breeding และคณะ (1993) ผู้ทดลองได้ควบคุมปัจจัยเกี่ยวกับ embedment relaxation โดยการทิ้งช่วงเวลาในการขันสกรูซ้ำห่าง

กันครั้งละ 10 นาที แต่ในการทดลองของ Binon และคณะ (1992) ที่ทำการขันสกรูซ้ำถึง 30 ครั้ง กลับไม่ได้กล่าวถึงการควบคุมปัจจัยตัวนี้เลย

จากปรากฏการณ์ settling effect และ embedment relaxation ทำให้เห็นความสำคัญของความเรียบของพื้นผิว ซึ่งมีผลต่อภาระกระทำก่อนของสกรู Carr และคณะ (1996) พบว่าการขัดเรียบและการขัดมันตัวหลักต่อขอดที่ได้จากการหล่อโลหะจากกระสวนหล่อขี้ผึ้ง (wax pattern) และชนิดของโลหะที่ใช้มีผลต่อภาระกระทำก่อน โดยโลหะชนิดที่มีจุดหลอมตัวสูง (high fusing) จะมีภาระกระทำก่อนน้อยกว่าโลหะชนิดที่มีจุดหลอมตัวต่ำ (low fusing) และความแข็งของโลหะจะลดลง 11-43 % ภายหลังจากกระบวนการหล่อโลหะ ไม่ว่าโลหะที่ใช้จะเป็นชนิดใดก็ตาม นอกจากนี้ยังพบอีกว่าภาระกระทำก่อนจะมีค่าสูงที่สุดเมื่อใช้ตัวหลักต่อขอดสำเร็จรูปที่ผลิตจากบริษัท ซึ่งผลการทดลองมีทิศทางเดียวกับการทดลองของ Carr และคณะ (1993) ที่พบว่า ภายหลังจากการขัดเรียบผิวสัมผัสของส่วนประกอบของรากเทียมที่ได้จากการหล่อโลหะ ภาระกระทำก่อนของสกรูที่เกิดขึ้นจะมีค่าสูงขึ้นคือมีค่า 322 นิวตัน/ซ.ม. เมื่อเทียบกับไม่ได้ขัดเรียบซึ่งมีค่า 97 นิวตัน/ซ.ม. แสดงว่าเมื่อทำการขันสกรูในครั้งแรกๆ พลังงานส่วนหนึ่งจะถูกใช้เพื่อทำให้ผิวที่ขรุขระเรียบขึ้นแทนที่จะถูกนำไปใช้เพื่อทำให้สกรูยึดตัวออก จึงทำให้ค่าภาระกระทำก่อนมีค่าน้อย แต่เมื่อทำการขันและคลายสกรูออกซ้ำหลายๆ ครั้ง ผิวสัมผัสจะเรียบขึ้น ในทางทฤษฎีแล้วค่าภาระกระทำก่อนที่ได้จากการขันสกรูครั้งต่อๆ ไปควรจะสูงขึ้นเนื่องจากการยึดตัวของสกรูเพิ่มขึ้น แต่ในการทดลองของ Haac และคณะ (1995) กลับไม่พบความสัมพันธ์ระหว่างการยึดตัวของสกรูกับจำนวนครั้งของการขันสกรูซ้ำ ดังนั้นจึงไม่เป็นไปตามทฤษฎีที่กล่าวว่าเมื่อผิวสัมผัสเรียบขึ้นจะมีการถ่ายทอดแรงขึ้นแน่นเพื่อทำให้สกรูเกิดการยึดตัว และยังพบอีกว่าค่าสัมประสิทธิ์แรงเสียดทานที่ได้จากการทดลองนี้มีค่าต่ำกว่าค่าที่ผู้อื่นได้ทดลองไว้ Haac ได้ให้เหตุผลว่าการทำให้ผิวโลหะที่มีส่วนขรุขระเล็กๆ เรียบขึ้น อาจไม่จำเป็นต้องใช้พลังงานจากการขันสกรูมากเท่ากับที่คาดเอาไว้ เนื่องจากในการทดลองนี้ใช้รากเทียมตัวเดียวตลอดการทดลอง ทำให้เกลียวของรากเทียมเรียบอย่างรวดเร็วในช่วงต้นๆ ของการทดลอง ดังนั้นความต้องการที่จะใช้พลังงานเพื่อให้เกิดเกลียวของสกรูของตัวหลัก กับ เกลียวของตัวรากเทียมเรียบขึ้น จึงน้อยลงค่าสัมประสิทธิ์แรงเสียดทานที่ได้จึงมีค่าต่ำ ในขณะที่ภาระกระทำก่อนมีค่าสูงขึ้นเมื่อเทียบกับการขันสกรูในตัวรากเทียมตัวใหม่ๆ

ปัจจัยประการที่ห้า คือ อายุความล้าของสกรู เนื่องจากลักษณะแรงที่มากระทำต่อพื้นปลอมเป็นแบบวงจรที่ซ้ำๆ (cyclic loading) ดังนั้นเมื่อต้องการทราบว่าจำนวนครั้งของแรงที่มากระทำจนทำให้เกิดความล้าของสกรูเป็นเท่าใดแล้ว ต้องศึกษากราฟความสัมพันธ์ของ

ปริมาณแรงที่มากกระทำ กับ จำนวนครั้งของแรงที่มากกระทำ(S-N curve) พบว่าเมื่อใดก็ตามที่แรงนี้มีค่าน้อยกว่าปริมาณแรงสูงสุดที่สามารถกระทำซ้ำๆ โดยไม่ก่อให้เกิดการแตกหักของสกรู ที่เรียกว่าขีดจำกัดเอนดูรานซ์(endurance limit)(RobertและReza,1994) สกรูก็จะสามารถใช้ต่อไปได้เรื่อยๆ แต่ในกรณีที่ไม่มีควมแนบสนิทระหว่างพื้นปลอมกับตัวรากเทียม ร่วมกับภาระกระทำก่อนในตัวสกรูไม่มากพอที่จะดึงพื้นปลอมให้มาแนบกับตัวรากเทียมแล้ว สกรูจะเป็นตัวที่ต้องรับแรงที่มากกระทำต่อพื้นปลอมทั้งหมด หรือถ้ามีความแนบสนิทเพียงบางส่วนและภาระกระทำก่อนสามารถดึงส่วนที่ไม่แนบให้มาสัมผัสกันได้ จะทำให้โครงสร้างบางส่วนเกิดการบิดงอและมีการเสียรูปของผิวสัมผัส ซึ่งทั้ง 2 เหตุการณ์นี้จะทำให้ระบบคล้ายกับได้รับแรงที่อยู่นอกแนวแกนของสกรู(Pattersonและคณะ,1992) ทำให้อายุความล้าของสกรูลดลง ดังนั้นกลไกใดก็ตามที่ทำให้ภาระกระทำก่อนในตัวสกรูลดลงแล้ว ก็จะทำให้อายุความล้าของสกรูลดลงด้วยเช่นกัน

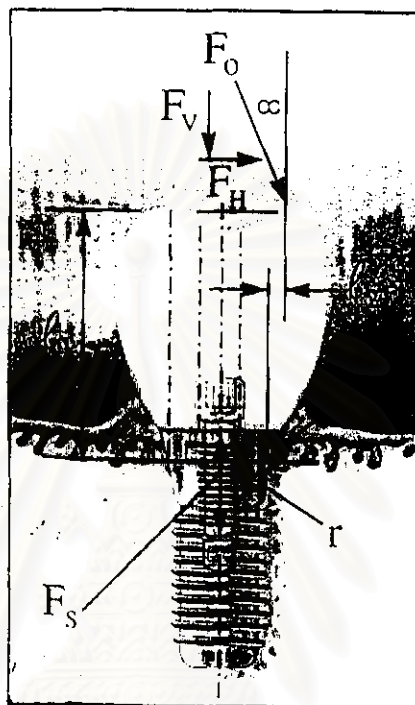
กลไกการกระจายแรงในพื้นปลอมที่รองรับด้วยตัวรากเทียม

ดังได้กล่าวข้างต้นแล้วว่าพื้นธรรมชาติมีการเคลื่อนขยับที่แตกต่างจากตัวรากเทียม เนื่องจากในพื้นธรรมชาติมีเอ็นยึดปริทัศน์ทำให้มีความยืดหยุ่น จึงเกิดการกระจายแรงตลอดความยาวของรากฟัน โดยมีจุดศูนย์กลางของการหมุนอยู่ที่บริเวณ 1/3 ของปลายราก(Weinberg,1993) ยิ่งรากฟันยาวเพิ่มขึ้นเท่าใดการกระจายแรงสู่กระดูกเบ้ารากฟันก็ดีขึ้นเท่านั้น ในขณะที่ตัวรากเทียมมีการเคลื่อนขยับได้น้อยมาก ดังนั้นพื้นปลอมที่รองรับด้วยตัวรากเทียมแบบเกลียวจึงเกิดการสะสมแรงจากการบิดเคี้ยวเกือบทั้งหมดอยู่ที่บริเวณเกลียวที่ 3 ของรากเทียม(Clellandและคณะ, 1991) ทำให้มีการกระจายแรงส่วนใหญ่ไปสู่บริเวณสันกระดูก ส่วนรากเทียมชนิดทรงกระบอกกลับมีการสะสมแรงในบริเวณส่วนปลาย อย่างไรก็ตามเมื่อมีแรงในแนวระนาบมากระทำต่อรากเทียมทั้ง 2 แบบ พบว่าการกระจายแรงจากรากเทียมมักจะไปสู่บริเวณสันกระดูก(Rieger,MayberryและBrose,1990) ข้อแตกต่างระหว่างพื้นธรรมชาติกับรากเทียมอีกประการหนึ่งก็คือ การยึดติดของพื้นปลอมแบบติดแน่นกับพื้นธรรมชาติมักใช้ซีเมนต์ ทำให้ทั้งพื้นปลอมและพื้นธรรมชาติเสมือนเป็นหน่วยเดียวกัน แต่ในพื้นปลอมแบบติดแน่นที่รองรับด้วยตัวรากเทียมมักใช้สกรูเป็นตัวช่วยในการยึดติด ซึ่งตัวสกรูมีขนาดเล็กและมีคุณสมบัติเกี่ยวกับความสามารถในการคืนตัวของโลหะ ตัวสกรูจึงเกิดการเปลี่ยนรูปในขณะที่มีการบิดเคี้ยว ทำให้บริเวณรอยต่อของส่วนต่างๆ ของพื้นปลอมกับตัวรากเทียมเกิดการเคลื่อนขยับได้เล็กน้อย(Weinberg,1993) ด้วยเหตุนี้รูปแบบการกระจายแรงจากพื้นธรรมชาติไปสู่กระดูกจึงแตกต่างจากการกระจายแรงจากรากเทียมไปสู่กระดูกโดยสิ้นเชิง

ในกรณีที่มีการยึดพันธกรรมชาติเข้าด้วยกันโดยการใส่สะพานฟัน เมื่อมีการบดเคี้ยว แรงเหล่านี้จะมีการกระจายไปสู่ส่วนอื่นๆของฟันปลอมโดยทั่วถึง และมีการกระจายแรงไปสู่รากฟันที่ถูกยึดทุกๆซี่ แล้วจึงถ่ายทอดสู่กระดูกที่รองรับอีกทอดหนึ่งอันเนื่องมาจากความหยุ่นตัวของเอ็นยึดปริทันต์ ในขณะที่ฟันปลอมที่รองรับด้วยรากเทียมหลายๆซี่กลับมีการกระจายแรงไปสู่ส่วนต่างๆของฟันปลอมที่ต่างกัน กล่าวคือ เมื่อมีแรงจากการบดเคี้ยวกระทำต่อบริเวณใด บริเวณหนึ่งของฟันปลอม แรงบดเคี้ยวจะกระจายไปสู่ตัวรากเทียมและสันกระดูกในบริเวณนั้นๆเป็นส่วนใหญ่ มีการกระจายไปสู่ส่วนอื่นๆของฟันปลอมและตัวรากเทียมตัวอื่นๆน้อยมาก เนื่องจากฟันปลอมมีความแข็งเกร็งและตัวรากเทียมกับกระดูกมีการเคลื่อนไหวได้น้อยมาก อย่างไรก็ตามการกระจายแรงไปสู่รากเทียมตัวอื่นๆก็อาจเกิดขึ้นได้บ้าง เพราะว่าสกรูที่ยึดฟันปลอมสามารถมีการเปลี่ยนรูปอยู่ในช่วง 0.1-0.5ม.ม. (Rangert, Gunne และ Sullivan, 1991) ซึ่งจะกระจายแรงได้มากน้อยเพียงใดขึ้นกับ ความสามารถในการคืนตัวของสกรูที่ใช้ยึดฟันปลอม ระดับของการเปลี่ยนรูปของสกรู ตัวหลัก ตัวรากเทียม และกระดูกที่รองรับ รวมทั้งความแนบสนิทระหว่างตัวฟันปลอมกับตัวรากเทียม จึงพบเสมอว่าเมื่อผู้ป่วยใช้ฟันปลอมไประยะหนึ่งสกรูที่ยึดฟันปลอมมักจะเกิดการหลวม เนื่องจากสกรูเกิดการเคลื่อนขยับที่ละเล็กที่ละน้อย ร่วมกับความไม่แนบสนิทของฟันปลอมกับตัวรากเทียม ทำให้เกิดการกระจายแรงไปสู่รากเทียมตัวข้างเคียง เป็นการเพิ่มภาระงานแก่รากเทียมตัวอื่นๆ ดังนั้นจึงเป็นการสมควรอย่างยิ่งที่จะนัดผู้ป่วยให้กลับมาตรวจเช็คเป็นระยะๆ เพื่อทำการตรวจสอบการหลวมของสกรู ซึ่งจำเป็นต้องทำการขันสกรูซ้ำ และทำการเปลี่ยนสกรูใหม่ในเวลาที่กำหนด เป็นการป้องกันการแตกหักของสกรูอันเนื่องมาจากความล้าของโลหะ จะเห็นได้ว่าความแตกต่างของโครงสร้างในการยึดติดของส่วนฟันปลอมกับตัวรากเทียม และการยึดติดของตัวรากเทียมกับกระดูกแตกต่างจากพันธกรรมชาติ เป็นผลให้กลไกการกระจายแรงจากการบดเคี้ยวแตกต่างกัน

เมื่อมีแรงบดเคี้ยวมากระทำต่อฟันปลอม จะเกิดการกระทำต่อตัวรากเทียมในหลายๆรูปแบบ แต่สิ่งที่ควรให้ความสนใจคือ 1.แรงตามแนวแกน และ 2.โมเมนต์บิด แรงตามแนวแกนจะก่อให้เกิดการกระจายแรงเส้นไปสู่รากเทียมจึงไม่ก่อให้เกิดอันตรายต่อตัวรากเทียม ในขณะที่โมเมนต์บิดมักเกิดจากแรงที่อยู่นอกแนวแกนของรากเทียม(off-axis external force) และก่อให้เกิดแรงเค้นจำนวนมากแก่บริเวณใดบริเวณหนึ่งของกระดูกที่อยู่รอบรากเทียม ร่วมกับ ก่อให้เกิดแรงเค้นดึงจำนวนมากตรงรอยต่อของรากเทียมกับกระดูกด้วย เรียกว่า เกรเดียนของความเค้น(stress gradient)ซึ่งเป็นอันตรายต่อการยึดติดของตัวรากเทียมและตัวสกรู(Rangertและคณะ, 1989) เมื่อมีการกระทำต่อฟันปลอม โมเมนต์ที่เกิดจากแรง($F_x \cdot l_2 + F_H \cdot x \cdot l_1$)จะ

พยายามหมุนรอบจุดหมุนซึ่งอยู่บริเวณขอบของรากเทียม ดังรูปที่ 10 ในขณะที่โมเมนต์ต่อต้านที่เกิดจากสกรู($F_s \times r$)ต้องเท่ากับโมเมนต์ที่เกิดจากแรงเพื่อทำให้เกิดความสมดุล



รูปที่ 10 แสดงแรง และ โมเมนต์ของแรงภายนอกที่มากระทำต่อฟันปลอม

ที่มา: Henson,S. Practical clinical guidelines to prevent screw loosening. *Int J*

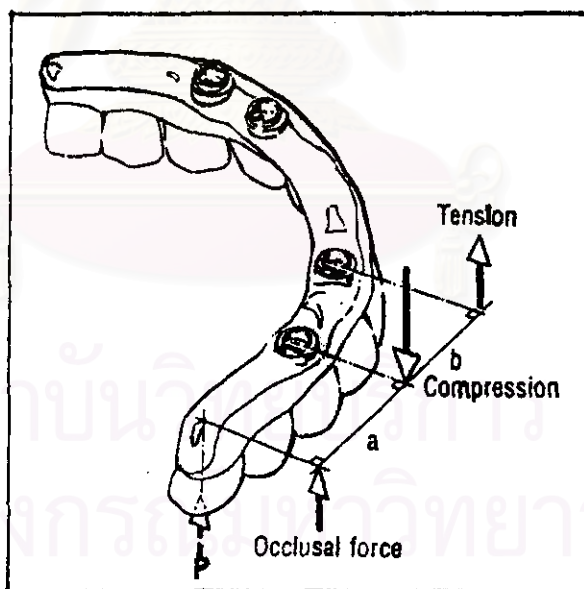
Dent Symposia.3(1995), p. 23

ดังนั้นปัจจัยที่เป็นตัวกำหนดความสมดุลของแรงที่ต่างกันคือ ระยะห่างจากจุดที่แรงมากระทำถึงจุดหมุนซึ่งเรียกว่าแขนของคาน(lever arm) แต่เนื่องจากระยะห่างจากบริเวณที่รับแรงบิดเคี้ยวมาสู่จุดหมุน มีค่ามากกว่าระยะห่างจากแนวแรงในตัวสกรูมาสู่จุดหมุน จึงทำให้แรงที่เกิดในตัวสกรูมีค่าสูงเมื่อเทียบกับแรงภายนอกที่มากระทำ นอกจากนี้ยังมีปัจจัยอื่นที่มีผลโดยอ้อมต่อโมเมนต์ของแรงที่กระทำต่อฟันปลอม ได้แก่ ความชันของระนาบเอียงของปุ่มฟัน ระยะในแนวตั้งระหว่างบริเวณที่รับแรงบิดเกี่ยวกับตัวหลักและตัวรากเทียม ระยะในแนวระนาบระหว่างบริเวณที่รับแรงบิดเกี่ยวกับแนวแกนของรากเทียม และความเอียงของแนวแกนของรากเทียมกับแนวแรงที่มากระทำ(Weinberg,1998) ปัจจัยเหล่านี้จะมีผลต่อขนาดและทิศทางของแรงเฉือนที่เกิดจากแรงบิดเคี้ยว ก่อให้เกิด โมเมนต์บิด ซึ่งจะมีผลต่อสกรูที่ยึดฟันปลอม สกรู

ของตัวหลัก ส่วนอื่นๆของตัวรากเทียม ในกรณีที่แรงภายนอกมีค่ามากกว่าความแข็งแรงของระบบที่ออกแบบไว้ แรงที่กระทำต่อตัวสกรูจะมีค่ามากกว่าภาระกระทำก่อนของตัวสกรู ก่อให้เกิดการแยกของรอยต่อ การยึดติดจึงขาดความเสถียร เมื่อเกิดเหตุการณ์เช่นนี้ซ้ำๆ สกรูจะหลวมในที่สุด

ในฟันปลอมทั้งปากที่มีรูปทรงลักษณะอักษรตัว U ซึ่งรองรับด้วยรากเทียมหลายๆตัวทางด้านหน้าของขากรรไกรและมีส่วนท้ายยื่นไปทางด้านหลัง(cantilever) มีวิธีการพิจารณาภาระงานที่กระทำต่อระบบโดยอาศัยหลักการของคานจัดชนิดที่ I(class I lever) ดังรูปที่ 11 ซึ่งมีรากเทียม 2 คู่เป็นตัวรองรับฟันปลอม โดยรากเทียมแต่ละคู่จะอยู่ชิดส่วนท้ายของฟันปลอมแต่ละด้าน เมื่อมีภาระงานมากระทำที่ส่วนท้ายของฟันปลอม รากเทียมตัวท้ายจะทำตัวเสมือนเป็นจุดหมุนของคานจัด ดังนั้นจึงสามารถวิเคราะห์การกระจายแรงได้ดังนี้

1. รากเทียมตัวหน้าจะได้รับแรงดึงเป็นสัดส่วนกับอัตราส่วนของแขนของคาน(a/b)
2. รากเทียมตัวท้ายจะได้รับแรงกดซึ่งเป็นผลรวมของแรงที่มากระทำตรงส่วนท้ายของฟันปลอมกับแรงที่ต่อต้านแรงดึงในรากเทียมตัวหน้า

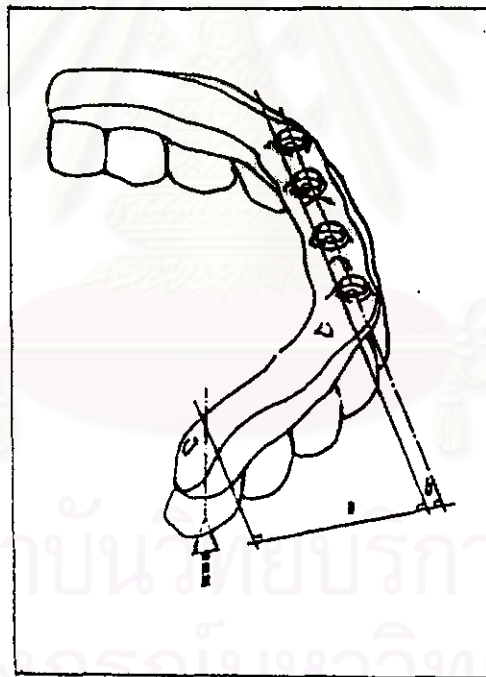


รูปที่ 11. แสดงลักษณะของคานจัดชนิดที่ I ในฟันปลอมทั้งปากที่รองรับด้วยรากเทียม 2 คู่ทางด้านหน้าของขากรรไกร

ที่มา: Rangert, B.; Jemt, T.; and Jorneus, L. Forces and moments on Branemark implants

Int J Maxillofac Implants 4 (1989), p. 243

แรงดึงที่เกิดขึ้นเป็นแรงที่พยายามแยกตัวรากเทียมออกจากกระดูก จึงถูกพิจารณาว่าเป็นแรงที่ทำให้เกิดความล้มเหลวได้มากที่สุด ในขณะที่แรงกดจะกดให้ส่วนประกอบต่างๆแนบกันและไม่ก่อให้เกิดปัญหาเกี่ยวกับตัวรากเทียม แต่สิ่งที่มีค่าก็คือน้ำหนักของแขนของคานกับระยะระหว่างรากเทียมแต่ละตัว ยิ่งระยะระหว่างรากเทียมมีค่าน้อยลงเท่าใด(b) และระยะทางจากจุดที่แรงกระทำบริเวณส่วนท้ายของฟันปลอมมาถึงตัวรากเทียมตัวท้าย(a)มีค่ามากเท่าใด แรงดึงที่เกิดขึ้นกับตัวรากเทียมที่อยู่ทางด้านหน้าของขากรรไกรจึงมากขึ้นเท่านั้น ดังนั้นถ้ารากเทียมที่อยู่ทางด้านหน้าของขากรรไกรอยู่ในแนวเส้นตรงเดียวกัน และแรงที่มากกระทำบริเวณส่วนท้ายของฟันปลอมอยู่ห่างจากรากเทียมมากๆจะก่อให้เกิดโมเมนต์บิดกับตัวรากเทียมและตัวสกรูดังรูปที่ 12

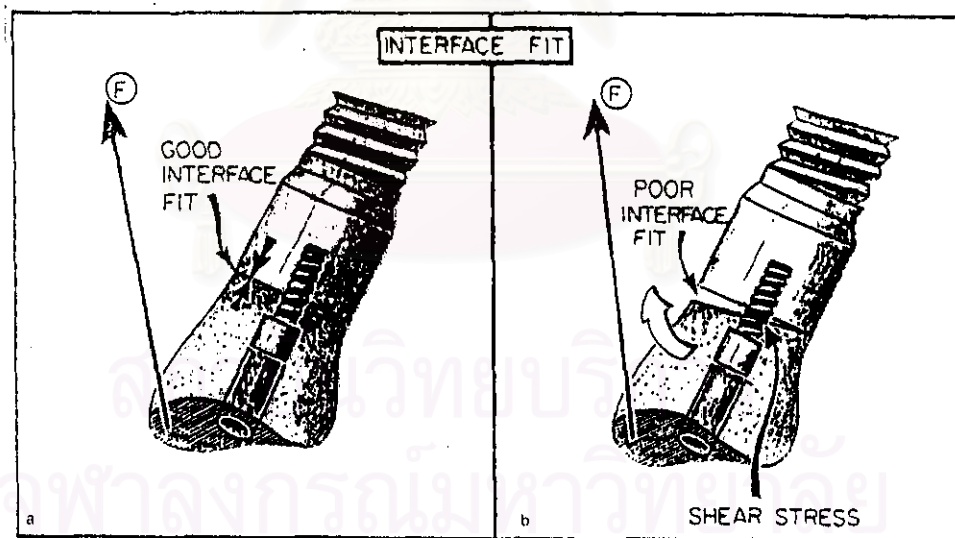


รูปที่ 12 แสดงแขนของคานในฟันปลอมทั้งปากที่รองรับด้วยรากเทียมที่อยู่ในแนวเส้นตรงเดียวกัน

ที่มา: Rangert, B.; Jemt, T.; and Jorneus, L. Forces and moments on Branemark implants

Int J Maxillofac Implants 4 (1989), p. 243

ในกรณีเช่นนี้ ความแนบสนิทระหว่างพื้นปลอมกับตัวหลักและความแข็งแรงเกร็งของโครงโลหะจะมีผลอย่างมากต่อการกระจายโมเมนต์บิดที่เกิดขึ้น ถ้าไม่มีความแนบสนิทพอดีระหว่างพื้นปลอมกับตัวหลัก จะทำให้ตัวรากเทียมบางตัวต้องรับภาระงานที่มากกว่าปกติ ซึ่งได้แก่ รากเทียมตัวที่มีตัวหลักแนบสนิทกับพื้นปลอม ในขณะที่รากเทียมบางตัวรับแรงน้อยกว่าปกติ เมื่อพิจารณารอยต่อของพื้นปลอมกับตัวหลักที่ไม่มีความแนบสนิทดังรูป 13 จะมีแรงบางส่วนเท่านั้นที่ถูกถ่ายทอดไปสู่ตัวหลักโดยผ่านบริเวณที่มีการสัมผัสกัน และรอยต่อระหว่างพื้นปลอมกับตัวหลักที่ไม่แนบสนิทจะไม่สามารถต้านทานต่อแรงบิดเคี้ยว(F) ได้อย่างเต็มที่ ทำให้มีแรงเฉือนที่มากกว่าปกติกระทำต่อตัวกระดูกที่ยึดพื้นปลอมโดยตรง ซึ่งในภาวะปกติภาระกระทำก่อนที่เกิดขึ้นระหว่างรอยต่อของตัวหลักกับพื้นปลอม จะเป็นตัวที่จำกัดแรงเฉือนที่เกิดกับตัวกระดูก เมื่อใดก็ตามที่แรงเฉือนมีค่ามากกว่าภาระกระทำก่อน รอยต่อจะเริ่มเปิด และกระดูกเกิดการเสียรูป ถ้าได้รับแรงที่เพิ่มขึ้นเรื่อยๆ จะเกิดการหักในที่สุด ลักษณะเช่นนี้ภาระงานจะถูกส่งต่อไปสู่รากเทียมตัวที่เหลืออยู่ ซึ่งอาจทำให้รากเทียมตัวอื่นๆรับภาระงานที่มากกว่าปกติได้



รูปที่ 13 แสดงความแนบสนิทระหว่างตัวหลักกับพื้นปลอมมีผลต่อแรงเฉือนที่กระทำต่อตัวกระดูกที่ยึดพื้นปลอม

ที่มา: Weinberg, L.A. The biomechanics of force distribution in implant-supported prostheses *Int J Maxillofac Implants* 8(1993), p.26.

ในความเป็นจริงแล้ว ภาวะที่ตัวรากเทียมได้รับการระงับมากกว่าปกติมิได้เกิดจากความไม่แนบสนิทระหว่างฟันปลอมกับตัวหลักแต่เพียงอย่างเดียว แต่ยังมีปัจจัยอื่นๆที่ส่งเสริมให้เกิดภาวะนี้ อันได้แก่

1. ปัจจัยเกี่ยวกับ โครงสร้างทางเรขาคณิตที่มีผลต่อการระงับ (geometric load factor) ซึ่งประกอบด้วย จำนวนของรากเทียม ตำแหน่งของรากเทียม และลักษณะทางเรขาคณิตของฟันปลอม

2. ปัจจัยเกี่ยวกับการระงับของการบดเคี้ยว (occlusal load factor) ซึ่งประกอบด้วย แรงบดเคี้ยวในแนวด้านข้าง (lateral occlusal force components) และนิสัยการทำงานนอกหน้าที่ (parafunction habit)

เกี่ยวกับจำนวนและตำแหน่งของตัวรากเทียมที่จะใช้รองรับฟันปลอมเพื่อป้องกันภาวะการรับภาระงานมากกว่าปกติ นั้น สิ่งที่สำคัญที่สุดก็คือ การพิจารณาถึงภาวะในช่องปาก และการวางแผนการรักษาที่ถูกต้องตั้งแต่เริ่มการรักษา การที่ทันตแพทย์สามารถประเมินสาเหตุเบื้องต้นของการสูญเสียฟันธรรมชาติ ประวัติเกี่ยวกับนิสัยการทำงานนอกหน้าที่ของผู้ป่วย หรือมีประวัติการแตกหักของฟันธรรมชาติ อาจทำให้ทราบสภาวะการบดเคี้ยวของผู้ป่วย ร่วมกับการตรวจปริมาณและคุณภาพของกระดูกขากรรไกรที่เหลืออยู่ จึงจะทำให้สามารถวางแผนการรักษาเกี่ยวกับจำนวนและตำแหน่งของการใช้รากเทียมได้อย่างถูกต้อง ส่วนลักษณะทางเรขาคณิตของฟันปลอมก็มีผลต่อการกระจายแรงของฟันปลอมค่อนข้างมาก เช่นฟันปลอมแบบติดแน่นทั้งปากที่รองรับด้วยรากเทียมหลายๆตัว เมื่อเทียบกับฟันปลอมติดแน่นบางส่วนที่รองรับด้วยรากเทียมเพียง 2 หรือ 3 ตัวในด้านใดด้านหนึ่งของขากรรไกร พบว่าฟันปลอมแบบแรกจะมีข้อดีกว่าในแง่ของการมีด้านตรงข้ามของฟันปลอมที่อยู่อีกด้านของขากรรไกร ช่วยต่อต้านแรงบิดจากการบดเคี้ยว (cross arch stabilization) ในขณะที่ฟันปลอมแบบหลังไม่มีลักษณะเช่นนี้ และการที่ตัวรากเทียมในฟันปลอมแบบหลังต้องอยู่ร่วมกับฟันธรรมชาติที่มีการเคลื่อนไหวที่แตกต่างกัน ถ้าร่วมกับการออกแบบจุดสัมผัสของด้านบดเคี้ยวที่ไม่ถูกต้อง จะทำให้ตัวรากเทียมต้องรับแรงบดเคี้ยวที่มากกว่าปกติ เนื่องจากเมื่อมีการกัดสบ ฟันธรรมชาติจะมีการยุบตัวลงได้เล็กน้อยในขณะที่ตัวรากเทียมอยู่กับที่ ดังนั้นแรงจากการบดเคี้ยวเกือบทั้งหมดจึงลงสู่ฟันปลอมและสู่ตัวรากเทียม ด้วยเหตุนี้จึงได้มีการปรับปรุงด้านบดเคี้ยวของฟันปลอม เพื่อให้มีอิสระในการเคลื่อนฟันธรรมชาติออกนอกศูนย์กลาง เป็นการลดภาระงานที่จะกระทำต่อฟันปลอม (Weinberg, 1998) และการลดความชันของปุ่มฟัน ลดความกว้างของด้านบดเคี้ยวของฟันปลอมให้เล็กลง เป็นการควบคุมแรงในแนวด้านข้างที่จะกระทำต่อฟันปลอม (Rangert, 1997)

การจัดตำแหน่งของตัวรากเทียมในฟันปลอมบางส่วนแบบติดแน่นก็มีผลต่อภาระงานที่กระทำต่อฟันปลอมและตัวรากเทียม เช่น ในกรณีที่รากเทียม3ตัวที่มีการเรียงตัวอยู่ในแนวเส้นตรงเดียวกัน เมื่อฟันปลอมได้รับแรงบิดในแนวระนาบ ตัวรากเทียมจะเกิดการตอบสนองต่อการบิดหมุนมากกว่าแรงตามแนวแกน ทำให้เกิดแรงเค้นเพิ่มขึ้น แต่ถ้าหากทำการเรียงตัวรากเทียมให้ออกนอกแนวระหว่างรากเทียมแต่ละตัว(offset)ประมาณ 2 ถึง 3ม.ม. พบว่ารากเทียมแต่ละตัวจะต้านทานการบิดหมุนซึ่งกันและกัน และสามารถลดโมเมนต์บิดที่กระทำต่อฟันปลอมได้ประมาณ 20 ถึง 60% (Daellenbachและคณะ,1996) นอกจากนี้ยังมีปัจจัยอื่นๆที่ส่งเสริมให้เกิดภาวะที่ตัวรากเทียมรับภาระงานมากกว่าปกติ ได้แก่ ขนาดความยาวด้านใกล้กลางหรือไกลกลางของส่วนฟันปลอมที่ยื่นออกจากตัวรากเทียม(mesial or distal cantilever extension) ขนาดความกว้างที่ขยายออกไปในด้านแก้มหรือด้านหลังของฟันปลอมเมื่อเทียบกับตำแหน่งของตัวรากเทียม และความสูงที่มากเกินไปของส่วนครอบฟันและตัวหลักเมื่อเทียบกับตัวรากเทียม ปัจจัยเหล่านี้จะเป็นตัวส่งเสริมให้เกิดแรงเค้นกับตัวรากเทียมเพิ่มขึ้น ดังนั้นการพิจารณาการกระจายแรงในฟันปลอมที่รองรับด้วยรากเทียม จึงต้องมีความเข้าใจเกี่ยวกับภาพรวมของแรงที่มากระทำ ธรรมชาติของการยึดติดของฟันปลอมกับตัวรากเทียม การยึดติดของรากเทียมกับกระดูก และลักษณะการสนองตอบต่อแรงที่มากระทำต่อฟันปลอม รวมทั้งกลไกเชิงกลศาสตร์ จึงจะทำให้การออกแบบฟันปลอมมีประสิทธิภาพ ไม่ก่อให้เกิดอันตรายต่อฟันปลอม ตัวรากเทียมและกระดูกที่รองรับตัวรากเทียม

สถาบันวิทยบริการ
จุฬาลงกรณ์มหาวิทยาลัย